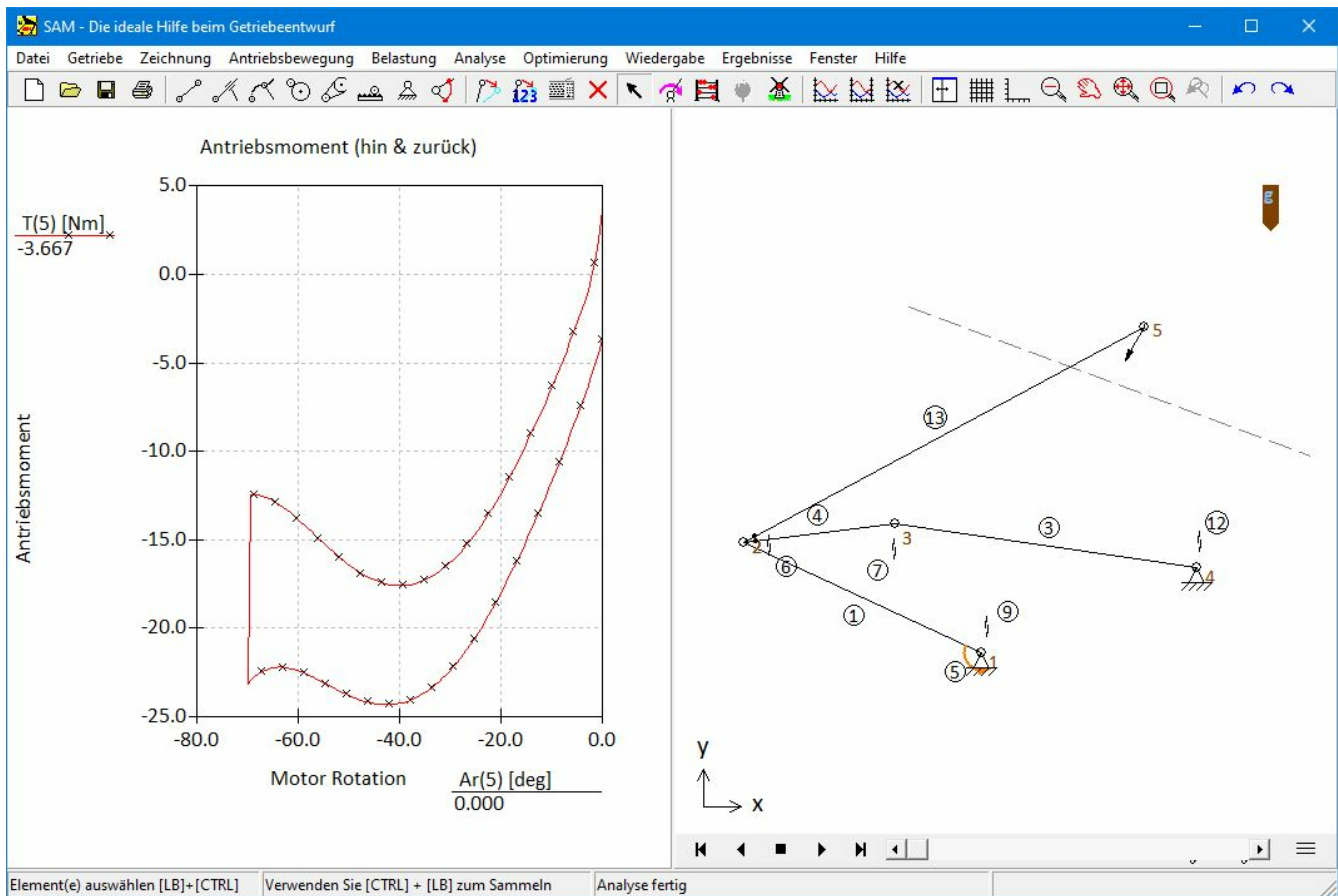


SAM 8.4

Die ideale Hilfe beim Getriebeentwurf



Inhaltsangabe

1 Vorwort	8
1.1 Was ist SAM	8
1.2 Was ist neu in SAM 8.4.....	8
1.3 Über diese Gebrauchsanweisung.....	13
1.4 Kaufübereinkunft.....	13
2 Überblick	16
2.1 Der Getriebeentwurf.....	16
2.2 Fähigkeiten	16
Design Wizards	16
Modellieren	17
Antriebsbewegung	17
Externe Kraft/Drehmoment	17
CAD-Schnittstelle	21
Analyse Resultate	21
Post-Processing	22
Restringierte Optimierung (ausschliesslich in der Professional Version)	22
2.3 Vergangenheit, Gegenwart und Zukunft.....	23
2.4 European Academic Software Award.....	24
3 Systemanforderung & Installation	26
3.1 Systemanforderung.....	26
3.2 Installation	26
3.3 Umgang mit bestehenden SAM Projektdateien.....	26
4 Eine kleine Tour	28
4.1 Analyse eines Beispielprojektes.....	28
Ein kurzes Beispiel	28
4.2 Ein Getriebe entwerfen mit dem Design Wizard.....	38
4.3 Erstellen eines neuen Getriebes (ohne Design Wizard).....	43
Beispiel: Viergelenkgetriebe (Bewegungsanalyse)	44
5 Design Wizards	58
5.1 4-Gelenkgetriebe.....	58
Allgemein (Gelenkpunkte)	58
Allgemein (Gestellpunkte, Kurbelwinkel, Abmessungen)	58
Winkel Funktionssynthese	59
3-Lagen-Synthese (I)	62
3-Lagen-Synthese (II)	64
5.2 Exakte Geradföhrung.....	65

Symmetrische Schubkurbel	66
Doppelkurbel Getriebe	67
Planetengetriebe	68
Zweischlag mit Planetenzahnrad	69
Zweischlag mit Riemen	70
5.3 Angenäherte Geradführung.....	70
Watt	71
Chebyshev	72
Roberts	73
Evans	74
Hoecken	75
6 Gesichtspunkte der Modellerstellung	78
6.1 Einheiten	78
6.2 Zahlendarstellung.....	78
6.3 Exakte Gelenkpunktskoordinaten.....	78
6.4 Bewegungsdatei.....	79
Format	80
Einlesen einer Bewegungsdatei	80
Ergebnisse exportieren als Bewegungsdatei	81
6.5 Mehrere Antriebsbewegungen.....	81
6.6 Lineare Bewegung, Hub.....	81
6.7 Geneigte, gerade Führung.....	81
6.8 Erstellen von Mehrfachgelenkverbindungen.....	82
6.9 SAM/CAD Strategie.....	83
6.10 Benutzerdefinierte Ergebnisse.....	84
Abstand	86
7 Kinetostatik	94
7.1 Reaktions- und Lagerkräfte.....	95
7.2 Externe Kräfte/Drehmomente.....	98
8 Optimierung	106
8.1 Einführung.....	106
8.2 Optimierungsziel.....	107
Leistungskennzahl	109
Referenzdatei	109
8.3 Optimierungsparameter.....	110
8.4 Optimierungsoptionen.....	112
Evolutionärer Algorithmus	114
Simplex Methode	115
9 Beispiele	118
9.1 Bewegungsanalyse.....	118
Kurbelschwinge	118
Getriebe mit schneller Rückkehrbewegung	118

Übersetzungsgetriebe mit Schubgelenk	120
Doppelkurbelgetriebe	120
Planetengetriebe (Hypo-Zykloid)	121
Kulissenführung	122
Kurvenscheibe	123
9.2 Kräfteanalyse.....	124
Transportgetriebe mit Gravitationseinfluß	124
Zahnriemenübersetzung mit externer Kraft	126
Variable Windkräfte auf Sportwagen Spoiler	127
9.3 Optimierung.....	129
Antriebsdrehmoment Minimierung	129
Bahnoptimierung	131
Restringierte Funktionsoptimierung	133
10 Elemente	144
10.1 Glied	144
10.2 Schubgelenk.....	147
10.3 Kulissenführung.....	150
10.4 Zahnradpaar.....	154
10.5 Riemen	158
10.6 Zahnstange/Ritzel.....	162
10.7 Sensor (translatorisch und rotatorisch).....	167
10.8 Feder, Dämpfer, Reibung (translatorisch).....	168
10.9 Feder, Dämpfer, Reibung (rotatorisch).....	174
10.10 Feder mit nicht-linearer Kennlinie.....	179
10.11 Gasdruckfeder.....	181
11 Systemumgebung	186
11.1 Tastatur und Maus.....	186
11.2 Symbolleiste.....	187
11.3 Menükommandos.....	189
Datei	189
Getriebe	190
Zeichnung	191
Antriebsbewegung	193
Dialogbox "Definition Antriebsbewegung".....	194
Belastung	195
Dialogbox "Kraft/Drehmoment".....	196
Analyse	198
Optimierung	198
Wiedergabe	199
Ergebnisse	199
Fenster	200
Hilfe	200
12 Literatur	202

13 Anhang	204
13.1 Speicherort der Dateien.....	204
13.2 DXF-Template Datei.....	204
13.3 Warn/Status Meldungen.....	205
13.4 Was war neu in SAM 8.3.....	205
13.5 Was war neu in SAM 8.2.....	210
13.6 Was war neu in SAM 8.1.....	215
13.7 Was war neu in SAM 8.0.....	216
13.8 Was war neu in SAM 7.0.....	227
13.9 Was war neu in SAM 6.1.....	228
13.10 Was war neu in SAM 6.0.....	228
13.11 Was war neu in SAM 5.1.....	230
13.12 Was war neu in SAM 5.0.....	230
13.13 Was war neu in SAM 4.2.....	231
13.14 Was war neu in SAM 4.1.....	231
13.15 Was war neu in SAM 4.0.....	232
14 Begriffserklärungen	236
Index	237

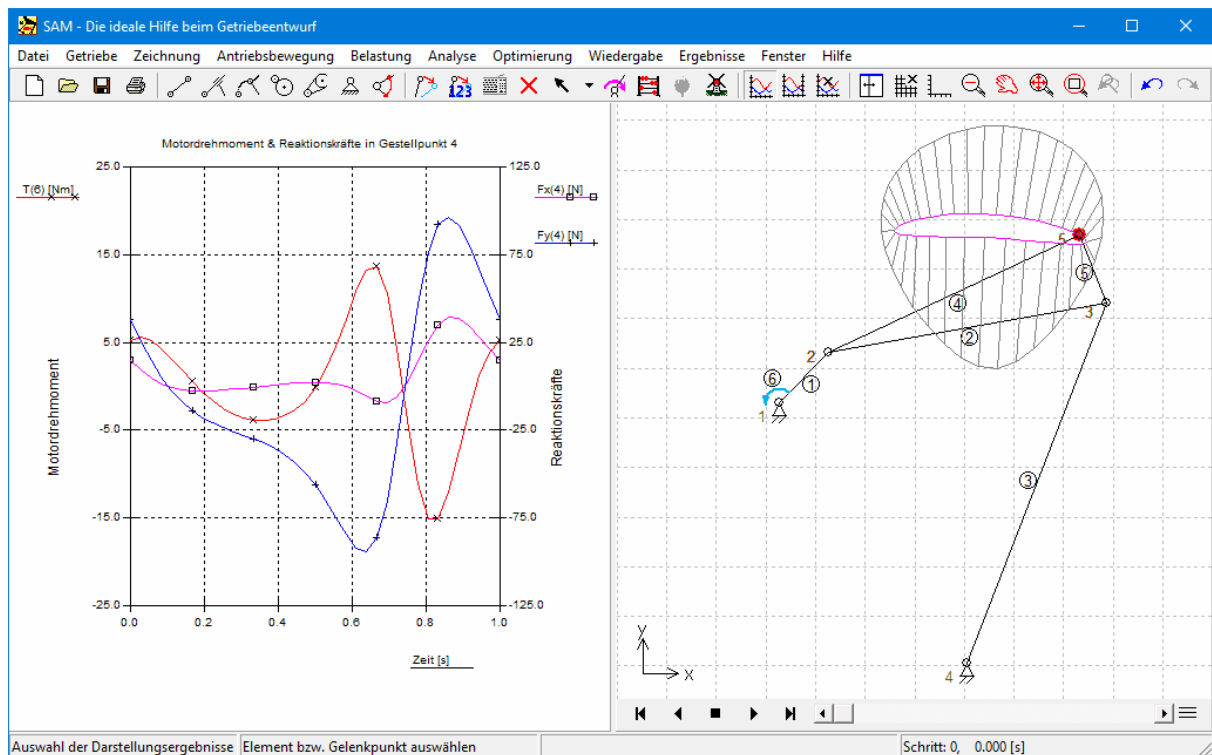
Kapitel

1

1 Vorwort

1.1 Was ist SAM

SAM (**S**ynthesis and **A**nalysis of **M**echanisms) ist ein interaktives PC-Software Programm für den Entwurf, die Bewegungs- und Kraftanalyse und für die Optimierung willkürlicher ebener Getriebe. Diese Getriebe werden entweder mit Hilfe der Design Wizards generiert oder am Bildschirm zusammengestellt aus Basiselementen (Glied, Schubgelenk, Zahnradpaar, Zahnstange/Ritzel, Riementrieb, Feder, Gasdruckfeder, Dämpfung und Reibung). SAM integriert Preprocessing, numerische Analyse, Postprocessing und restringierte Optimierung innerhalb einer Microsoft Windows Gebraucherumgebung.



Typischer Bildschirminhalt bei der Arbeit mit "SAM"

Die mathematische Grundlage der Software, die abgeleitet ist von der bekannten Finiten Elemente Methode, hat viele Vorteile gegenüber den traditionellen Analyse-programmen. Offene Gelenkketten, geschlossene Gelenkketten oder sogar komplexe Planetenrad-Getriebe werden auf die gleiche Weise behandelt.

1.2 Was ist neu in SAM 8.4

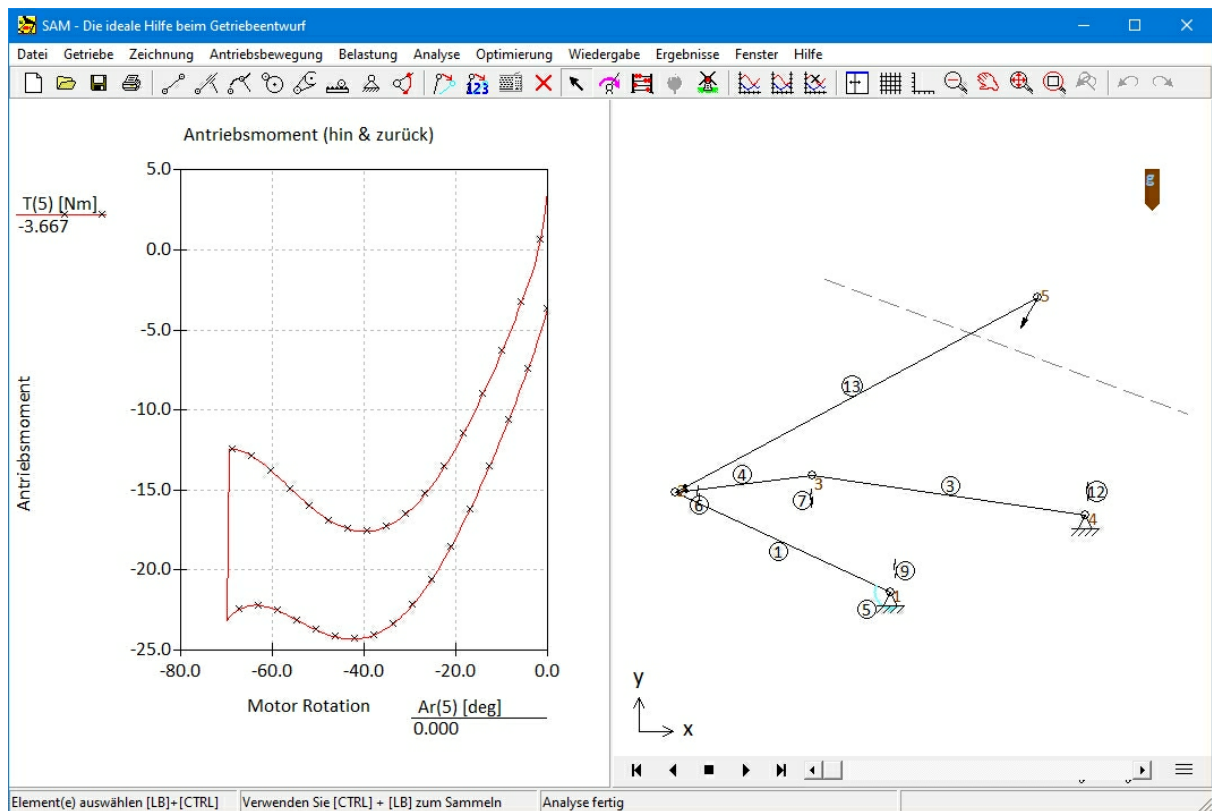
Fixierung von Elementen / Lagerkräfte

Bei einer festen Verbindung zwischen zwei oder mehreren Elementen haben diese Elemente eine gemeinsame Lagerung. Ab SAM 8.4 wird die kombinierte Kraft, die über dieses Lager auf die Welle/ den Stift übertragen wird, im Diagramm dargestellt, wenn die Lagerkraft aus dem Dialog eines der verbundenen Elemente ausgewählt wird. In der Vergangenheit wurden die einzelnen Kräfte jedes Elements dargestellt, was die Interpretation der resultierenden Lagerbelastung erschwerte.

Lastabhängige Reibung

- Dem bereits vorhandenen konstanten lastunabhängigen Reibmoment des Rotationsreibungselements wurde ein lastabhängige Komponente hinzugefügt. Die Gesamtreibung wird nun durch ein unbelastetes Reibungsdrehmoment, einen Reibungskoeffizienten und einen Reibungsradius definiert. Das Gesamtreibungsdrehmoment ergibt zu: Unbelastete Reibung + Lagerkraft * Reibungskoeffizient * Reibungsradius. Darüber hinaus muss der Benutzer festlegen, welches der beteiligten Elemente den Lager hält (diese Auswahl ist nur relevant wenn in einem Lagerpunkt mehr als zwei Elemente zusammentreffen).
- Dem Schubgelenkt und der Kulissenführung sind auch zwei zusätzliche Parameter hinzugefügt, und zwar die konstante lastunabhängige Reibungskraft und der Reibungskoeffizienten. Die gesamte Reibungskraft beträgt: unbelastete Reibungskraft + Kontaktkraft * Reibungskoeffizient.

Beispiel eine motorisierten Pkw-Motorhaube inkl. Rotationsreibungselemente in allen Gelenkpunkten



Erforderliches Antriebsdrehmoment (vorwärts und rückwärts) als Funktion des Antriebswinkels.

Elementparameter (e6) - Rotationsreibung

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimierung

Element Nr	6
Gelenkpunkt 1	2
Element 1	1
Element 2	4

Unbelastete Reibung	0.300	[Nm]
Reibungskoeffizient	0.200	[-]
Radius	0.005	[m]

Stiftfixierung

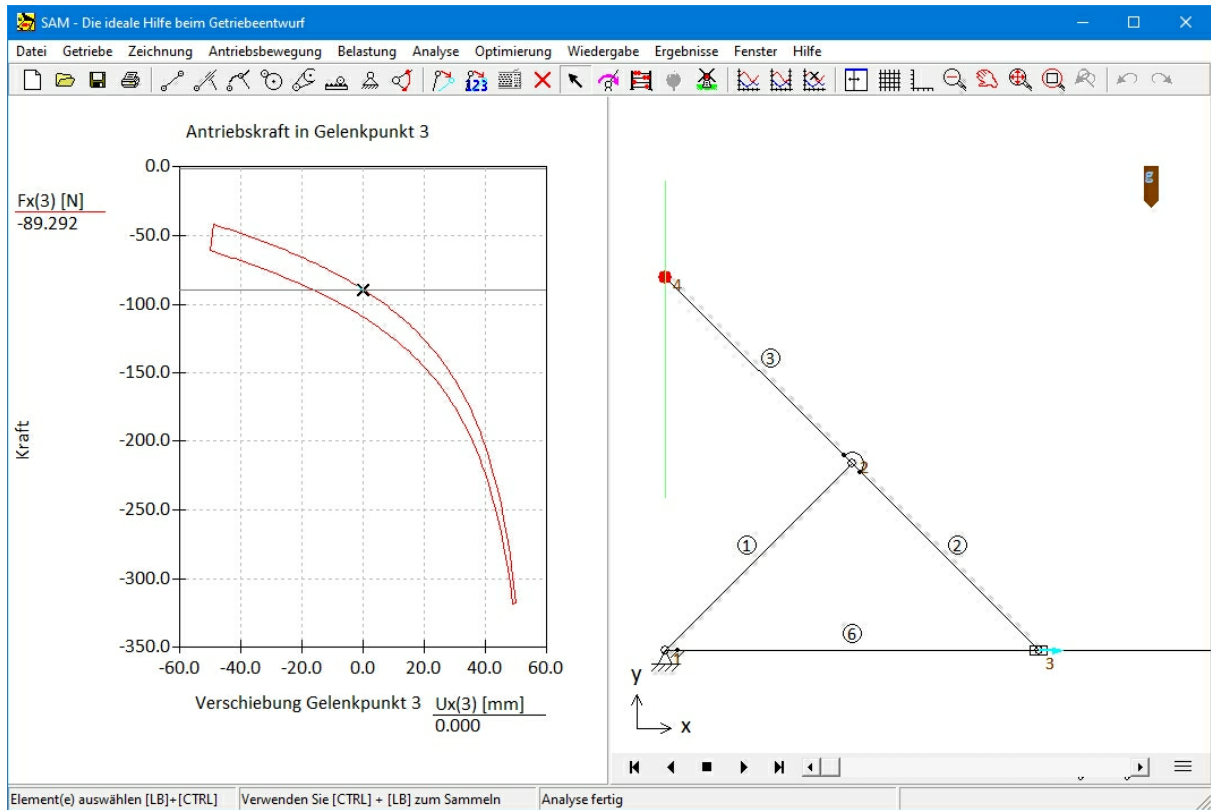
bei Element 1

bei Element 4

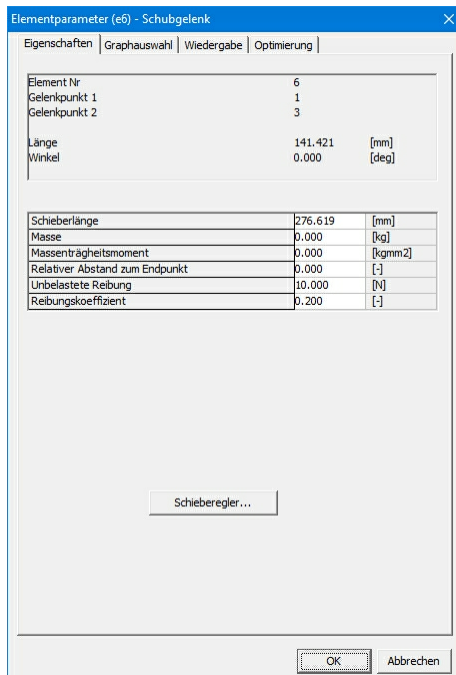
OK Abbrechen

Rotationsreibung

Hoecken Mechanismus mit Reibung zwischen Gleitstein und Gradführung

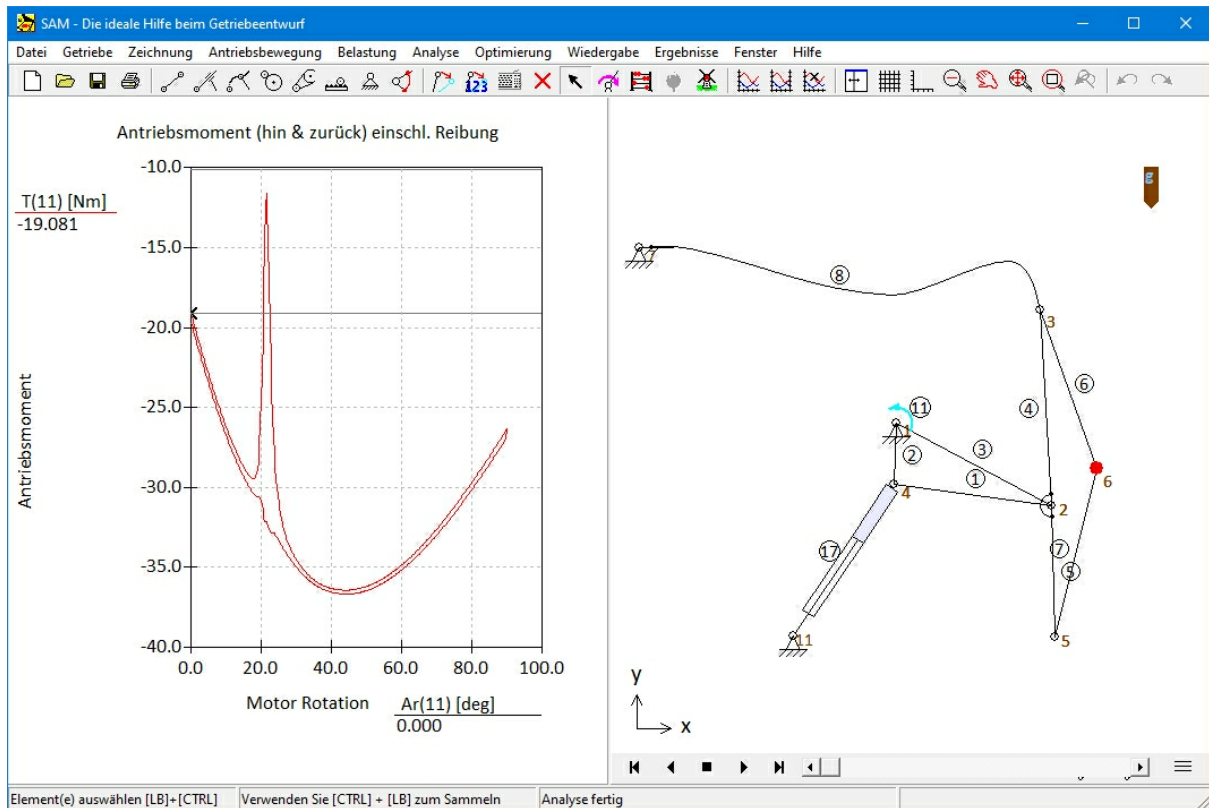


Exakte Linearführung nach Hoecken inkl. Reibung im Schieberelement 6



Eigenschaften Element 6

Beispiel eines Werkzeugkastenverschlusses inkl. normalkraftabhängige Reibung in der Kulissenführung



Beispiel eines Werkzeugkastenverschlusses inkl. normalkraftabhängige Reibung in der Kulissenführung

Elementparameter (e8) - Kulissenführung

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimierung

Element Nr: 8
 Gelenkpunkt 1: 7
 Gelenkpunkt 2: 3
 Kurvenbahnabstand zu Gelenkpunkt 2: 0.572 [m]
 Kurventype: Bezier

Unbelastete Reibung: 0.500 [N]
 Reibungskoeffizient: 0.200 [-]

	X [m]	Y [m]
1 (Punkt)	7.801	1.503
2 (Kontrollpunkt)	7.823	1.504
3 (Kontrollpunkt)	7.845	1.506
4 (Punkt)	7.867	1.501
5 (Kontrollpunkt)	7.969	1.479
6 (Kontrollpunkt)	8.023	1.447
7 (Punkt)	8.128	1.442
8 (Kontrollpunkt)	8.169	1.441
9 (Kontrollpunkt)	8.238	1.485
10 (Punkt)	8.279	1.485
11 (Kontrollpunkt)	8.304	1.485
12 (Kontrollpunkt)	8.312	1.454
13 (Punkt)	8.319	1.423

Hinzufügen | Einfügen | Löschen
 Punkte importieren... | Alles löschen
 Punkte und Kontrollpunkte importieren...
 Wenn der zweite Gelenkpunkt verschoben wird soll die Kurve mitbewegen.
 OK | Abbrechen

Eigenschaften der Kulissenführung

1.3 Über diese Gebrauchsanweisung

Kapitel 1: Vorwort gibt einen kurzen Überblick über dieses Manual und enthält außerdem die Kaufbedingungen.

Kapitel 2: Überblick gibt Ihnen einige Hintergrundinformationen über SAM, die Gebrauchsmöglichkeiten und Zukunftspläne.

Kapitel 3: Systemanforderung & Installation enthält Information über die Systemanforderungen und die Installationsprozedur.

Kapitel 4: Eine kleine Tour zeigt wie ein Beispielprojekt geöffnet und bearbeitet wird. Danach wird ein neues Getriebe aufgebaut und analysiert.

Kapitel 5: Design Wizards erklärt wie häufig benutzte Mechanismen automatisch generiert werden können.

Kapitel 6: Gesichtspunkte der Modellerstellung bespricht einige wichtige Punkte, die bei der Erstellung eines Models berücksichtigt werden sollten.

Kapitel 7: Kinetostatik erläutert die quasi-statische Kraftanalyse, die Definition externer Belastungen und die Lagerkräfte.

Kapitel 8: Optimierung erläutert wie Funktions- oder Bahnoptimierung durchgeführt werden können.

Kapitel 9: Beispiele präsentiert Ergebnisse verschiedener Analyseprojekte.

Kapitel 10: Elemente beschreibt die verschiedenen Elementtypen.

Kapitel 11: Systemumgebung erklärt den Gebrauch der Maus, der Tastatur, der Symbolleiste und der verschiedenen Menübefehle.

Kapitel 12: Literatur

Kapitel 13: Anhang

Kapitel 14: Begriffserklärung

Kapitel 15: Stichwortverzeichnis

1.4 Kaufübereinkunft

Diese Software ist geschützt durch nationale und internationale Gesetzgebung. ARTAS genehmigt die Erstellung von Archiv-Kopien für Backup-Zwecke. Unter keiner Bedingung darf die Software oder die Dokumentation an andere Gebraucher distribuiert werden. Copyright-Meldungen in der Software und der Dokumentation dürfen nicht entfernt werden.

Einzelplatz (Node-Locked)-Lizenzen genehmigen den Gebrauch der Software auf einem Computer. Bei Gruppen-Projekten oder gleichzeitigem Gebrauch der Software durch mehrere Personen sollten mehrere Lizenzen oder aber sogenannte Floating Lizenzen angeschafft werden.
Virtualisierungstechnologie darf nicht zur Umgehung von Lizenzbedingungen verwendet werden.

ARTAS gewährleistet, daß die Software konform der Beschreibung in der Gebrauchsanweisung funktioniert. Sollten Sie dennoch einen Fehler finden, bitten wir Sie uns ein

Problemregistrationsformular zu schicken, mit einer ausführlichen Beschreibung des Problems. Die fehlerhafte Software wird dann nach Verbesserung gratis ersetzt bzw. der Ankaufbetrag wird rückerstattet.

ARTAS übernimmt keine Haftung für die Folgen des Gebrauches der Software. In keinem Fall ist ARTAS haftbar für allerlei additionelle Schäden, die durch den Gebrauch von SAM entstehen.

Der Gebrauch der Software bedeutet, daß Sie diese Bedingungen akzeptieren. Falls Sie nicht damit einverstanden sind, bitten wir Sie die Software mit einer kurzen Erklärung direkt an ARTAS zurückzuschicken. Der Kaufbetrag wird dann zurückerstattet.

Kapitel

2

2 Überblick

2.1 Der Getriebeentwurf

Der Entwurf eines Getriebes kann grundsätzlich in drei Phasen eingeteilt werden, und zwar :

- Synthese
- Analyse
- Optimierung

Nachdem die Aufgabenstellung deutlich formuliert ist, besteht der erste Schritt im Entwurfszyklus aus der Synthese-Phase. In dieser Phase versucht der Konstrukteur diejenigen Getriebetypen und Getriebeabmessungen zu finden, die den Anforderungen so gut wie möglich entsprechen. Erfahrung, frühere Entwürfe, Getriebe-Atlasse und die in SAM implementierten Design Wizards können diesen kreativen Prozeß unterstützen.

Nachdem die Typ- und Maßsynthese abgeschlossen ist, kann die Bewegungs- und Kraftanalyse des ausgewählten Getriebes stattfinden. Typische Fragen wie z.B. "Wie lang ist das brauchbare Gebiet einer angenäherten Gradführung, wenn eine bestimmte Abweichung von der idealen Linie akzeptabel ist ?" oder "Wie groß sind die Kräfte in den Gestellpunkten ?" können mit wenig Mühe mittels Computersimulation beantwortet werden. In der Kategorie der getriebe-unabhängigen Programme - es gibt auch spezielle Programme für bestimmte Getriebetypen (z.B. 4-gliedrige Getriebe) - gibt es verschiedene Lösungsansätze :

- Modulare Kinematik
- Vector Analyse
- Kinematische Zwangsbedingung
- Finite Elemente Methode

SAM basiert auf dem letzteren Ansatz, der gegenüber den mehr traditionellen Methoden einige wichtige Vorteile in der Anwendung besitzt.

Die dritte Phase besteht aus der Optimierung, wozu in SAM Professional eine Kombination von Evolutionärer Algorithmen und der Simplex Methode implementiert ist.

2.2 Fähigkeiten

Dieses Kapitel beschreibt die Fähigkeiten der Software. Sollten Sie einen schnellen Einblick in die Möglichkeiten suchen, können Sie diesen am besten anhand der Beispiele (Kapitel 5) bekommen.

2.2.1 Design Wizards

SAM verfügt über eine Anzahl Design Wizards die bei der Synthese spezifischer Bewegungsaufgaben helfen, wie z.B. :

- Winkel Funktionsgeneration (3 oder mehr Kurbel/Schwinge Winkelpaare)
- 3-Lagen-Synthese der Koppellebene
- Angenäherte Gradführung des Koppelpunktes (4-Gelenkgetriebe)

- Exakte Geradföhrung (verschiedene Getriebetypen)

Sollten die Bewegungsaufgabe nicht mit einem dieser Design Wizards gelöst werden können, ist der Konstrukteur angewiesen auf seine Erfahrung, frühere Entwürfe oder Getriebe-Atlasse und kann der Entwurf in SAM überprüft werden.

2.2.2 Modellieren

SAM ist mit einer großen Bibliothek ausgerüstet, die folgende Standardelemente beinhaltet :

- Glied, Schubgelenk
- Riementrieb, Zahnradpaar, Zahnstange/Ritzel
- Kulissenführung
- Sensor
- Feder, Dämpfer, Reibung
- Feder mit nicht-linearer Kennlinie
- Gasdruckfeder

Mit Hilfe dieser Elemente kann eine Vielzahl ebener Getriebe zusammengestellt und analysiert werden. Der Gebrauch der einzigartigen mathematischen Grundlage bietet viele Vorteile. Offene Getriebeketten, geschlossene Getriebeketten, mehrfache Getriebeketten und sogar komplexe Planetengetriebe werden alle auf dieselbe Weise modelliert und analysiert. Durch diesen einheitlichen Ansatz ist der Gebraucher schnell eingearbeitet in die Software und kann innerhalb von Minuten komplexe Getriebeaufgaben lösen.

2.2.3 Antriebsbewegung

SAM ermöglicht die Definition mehrerer gleichzeitiger Antriebsbewegungen (max.=10). Dies können Verschiebungen, Verlängerungen oder (relative) Winkeländerungen sein. Alle Bewegungen können unabhängig voneinander definiert werden. Häufig angewendete Bewegungsgesetze, wie

- konstante Geschwindigkeit
- 3-4-5 Polynom
- Polynom 5. Grades
- geneigte Sinuslinie
- Kubischer Spline (natürliche oder eingespannte Randbedingung)
- Trapezium Geschwindigkeitsprofil

stehen als Standard zur Verfügung und können willkürlich kombiniert werden, um jeden gewünschten Bewegungsablauf darzustellen. Bewegungsdaten können auch von einer externen ASCII Datei gelesen werden, womit die Definition willkürlicher Bewegungen, wie z.B. beim Einsatz von Kurvenscheiben, möglich ist.

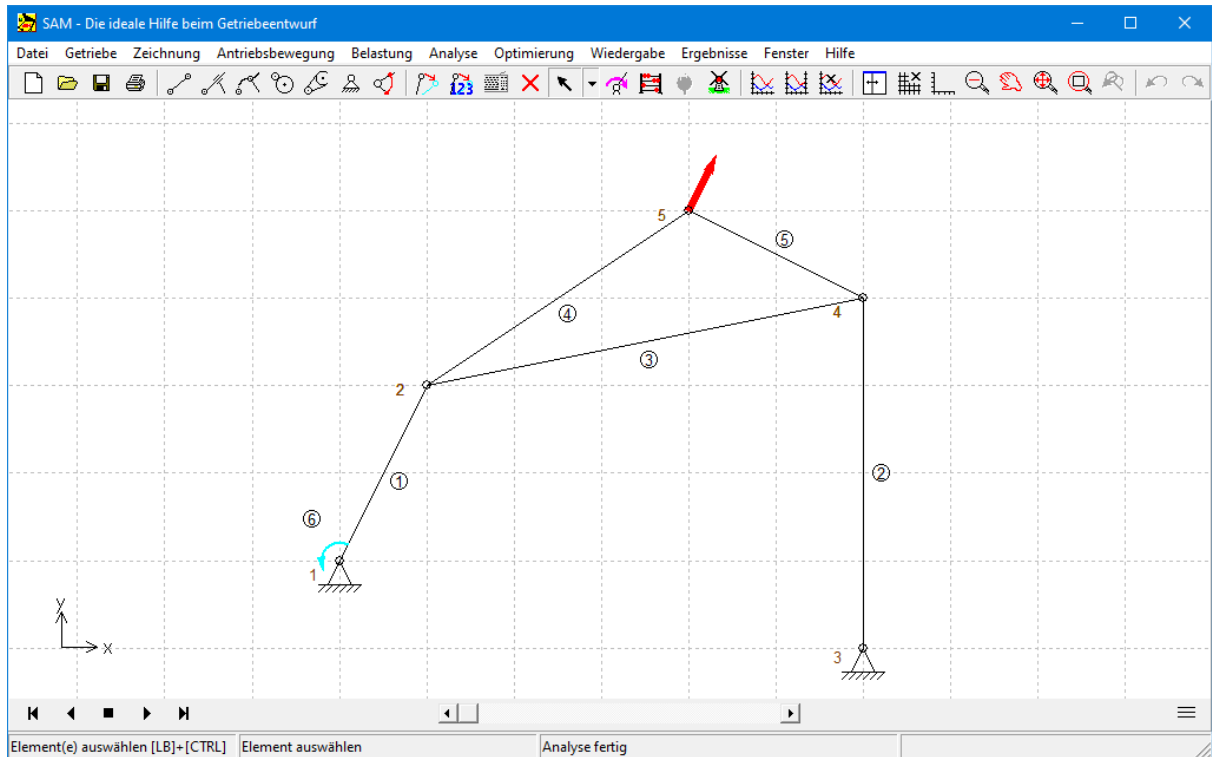
2.2.4 Externe Kraft/Drehmoment

Externe Kräfte/Drehmomente können als Funktion der Zeit oder als Funktion jeder kinematischen Grösse definiert werden. Dies ermöglicht die Darstellung von externen Belastungen:

1. als Funktion der Zeit
2. in einem lokalen Koordinatensystem

3. als Funktion willkürlicher kinematischer Größen

Mittels folgendem Beispielgetriebe sollen diese 3 Varianten dargestellt werden.



Beispielgetriebe (in diesem Bild ist die Krafrichtung immer einen -90Grad Relativwinkel zum Winkel des Gliedes 5 (definiert von Gelenkpunkt 4 zu Gelenkpunkt 5))

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Größe

Komponente: Element | Nr: 1 | Eigenschaft: L

Deaktiviert

	Zeit [s]	Kraft [N]	Winkel [deg]
1	0.000	0.000	30.000
2	1.000	20.000	30.000
3	2.000	40.000	30.000
4	3.000	100.000	30.000
5	6.000	0.000	30.000

Kraft [N]

Winkel [deg]

Hinzufügen | Einfügen | Löschen

Importieren ... | Alles löschen

Zwischenablage

Drukken

OK | Abbrechen

Kraftprofil als Funktion der Zeit (in diesem Beispiel ist die Krafrichtung konstant, aber auch die kann sich ändern)

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Größe

Komponente: Element | Nr: 5 | Eigenschaft: A

Deaktiviert

	A [deg]	Kraft [N]	Winkel [deg]
1	0.000	20.000	-90.000
2	360.000	20.000	270.000

Hinzufügen | Einfügen | Löschen

Importieren ... | Alles löschen

Kraft [N]

Winkel [deg]

Zwischenablage

Drucken

OK | Abbrechen

Kraft als Funktion vom Elementwinkel 5, wobei die Kraft immer unter -90Grad eingreift (siehe auch Beispielgetriebe)

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Grösse

Komponente: Gelenkpunkt Nr: 2 Eigenschaft: Y

Deaktiviert

	Y [mm]	Kraft [N]	Winkel [deg]
1	-1000.000	150.000	90.000
2	0.000	0.000	0.000
3	1000.000	150.000	90.000

Hinzufügen Einfügen Löschen

Importieren ... Alles löschen

Zwischenablage Drucken

OK Abbrechen

Kraftprofil als Funktion der vertikalen Position Y des Gelenkpunktes 2

2.2.5 CAD-Schnittstelle

Graphische Elemente können im DXF-Format importiert werden und sowohl als statischer Hintergrund benutzt werden als auch mit einem Getriebeelement verbunden werden um so eine realistische Bewegungssimulation zu erreichen. Außerdem ist es möglich einen in SAM erstellten Getriebeentwurf im DXF-Format zu exportieren, sodaß in einem CAD-Programm der Entwurf weiter ausgearbeitet werden kann.

2.2.6 Analyse Resultate

Nachdem das Getriebe einmal konstruiert ist und die Antriebsdaten definiert sind, können die folgenden Grössen berechnet werden (alle relativ oder absolut) :

- Position, Verschiebung, Geschwindigkeit und Beschleunigung von Gelenkpunkten
- Winkel, Winkeländerungen, Winkelgeschwindigkeit und Winkelbeschleunigung

Außerdem ist SAM in der Lage eine Kraft-Analyse (Kinetostatik) auszuführen, wobei die folgenden Daten berechnet werden können :

- Antriebsmoment (oder Antriebskraft)
- Reaktionskräfte in Gestellpunkten
- Interne Kräfte in Getriebegliedern
- Benötigte Leistung

Ein ausgeklügelter Formel-Parser bietet die Möglichkeit, Simulationsergebnisse zu kombinieren und benutzerdefinierte Ergebnisse abzuleiten.

2.2.7 Post-Processing

Die Resultate der Analyse können entweder tabellarisch oder in einem Graph dargestellt werden. Die Tabelle kann mit dem Standard Windows Editor oder mit Microsoft-Excel weiterbearbeitet werden. Jede Variable kann in einem Graph als Funktion der Zeit oder als Funktion jeder anderen Variablen gezeigt werden. Weiterhin ist es möglich in einem Graphen eine beliebige Anzahl von Funktionen zu kombinieren, wobei außerdem zwei verschiedene vertikale Skalierungen zugelassen sind. Dies ermöglicht die deutliche Darstellung von Variablen mit einem unterschiedlichen Wertebereich.

Ein ausgeklügelter Formel-Parser bietet die Möglichkeit, Simulationsergebnisse auf verschiedene Arten zu kombinieren und benutzerdefinierte Ergebnisse abzuleiten und Penaltyfunktionen für die restringierte Optimierung zu definieren.

Selbstverständlich kann die Bewegung des Getriebes auf dem Bildschirm animiert werden. Auch kann die Bahn, der Geschwindigkeitshodograph und die Krümmungsmittelpunktsbahn einer beliebigen Anzahl Gelenkpunkte angegeben werden. Weiterhin ist es möglich die Rast- und Gangpolbahn jedes Getriebeglieders darzustellen. Der Bewegungsablauf eines Getriebes kann als Video festgelegt werden im (Animated) GIF- oder AVI-Format.

2.2.8 Restringierte Optimierung (ausschliesslich in der Professional Version)

Ausgehend von dem aktuellen Entwurf kann das Getriebe weiter optimiert werden. Dazu unterstützt SAM die restringierte Optimierung, also die Optimierung mit Nebenbedingungen, auf Basis von Straf- oder Penalty Funktionen. Die grundlegende Idee besteht darin, die Verletzung der Nebenbedingungen durch Strafterme (penalty) in der Zielfunktion zu berücksichtigen. Diese Penaltyfunktionen können im Formelparser definiert werden, wobei es auch möglich ist die distance Funktion zu verwenden, um beispielsweise eine Kollision zwischen Objekten zu berücksichtigen.

Das Ziel einer Optimierung ist das Minimalisieren oder Maximalisieren einer Eigenschaft (z.B. Maximum, RMS, Mittelwert, ...) des Unterschiedes zwischen dem aktuellen Verhalten und dem Zielverhalten des Getriebes:

- Bahn eines Punktes (mit oder ohne Zeituordnung)
- Funktionsverlauf einer Bewegungs- oder Kraftgrösse
- Gebraucherdefinierte Grössen

SAM sucht das Optimum indem die folgenden Parameter innerhalb vordefinierter Grenzen variiert werden:

- Geometrie des Getriebes
- Elementeigenschaften wie z.B. Masse, Federkonstante, ...

Die Optimierung basiert auf einem Zwei-Schritt Verfahren bestehend aus:

- Exploration des gesamten Parameter Raumes

- Optimierung einer spezifischen Lösung

Allererst wird der gesamte Parameterraum global exploriert mittels einer Kombination von reiner Monte-Carlo Technik und eines sogenannten Evolutionären Algorithmusses (dies ist eine Optimierungstechnik ist, die von der Genetischen Optimierung abstammt). Die besten Lösungen werden in sortierter Reihenfolge in einer Liste dargestellt.

Der Gebraucher kann die verschiedenen Lösungen selektieren und auf dem Bildschirm betrachten. Die Lösung, die qua Bauform am meisten anspricht kann schliesslich mittels einer lokalen Optimierung weiter verbessert werden, wobei der Gebraucher noch zwischen einem Simplex Algorithmus oder einem Evolutionären Algorithmus mit focusiertem Suchgebiet wählen kann.

Neben dem beschriebenen Modus, wobei der Gebraucher in-the-loop ist, gibt es auch ein vollständig automatischen Modus, wobei automatisch das beste Ergebnis (oder alle Ergebnisse) der globalen Exploration noch weiter verbessert wird (werden) mittels einer lokalen Optimierung.

2.3 Vergangenheit, Gegenwart und Zukunft

Die Entwicklung von SAM hat bereits 1985 angefangen (auf einem Kaypro-X und CP/M Betriebssystem), aber es hat bis 1991 gedauert bis die erste DOS-Version auf dem Markt erschienen ist. Seit diesem Zeitpunkt sind viele Erweiterungen durchgeführt worden. Eine kurze Übersicht :

1985: Anfang der Entwicklung (Kaypro-X Computer, CP/M Betriebssystem)

1989: SAM 0.1 erste vorläufige DOS-Version

1991: SAM 1.0 erste offizielle Version, nur Kinematik)

1991: SAM 1.1 Printer/Plotter Driver

1992: SAM 2.0 Kinetostatik von Stangengetrieben

1993: SAM 2.1 CAD Import

1994: SAM 2.2 Polare und relative Gelenkpunktdefinition, Formel-Parser

1995: SAM 3.0 for Windows

1998: SAM 4.0 CAD-Interface

1999: SAM 4.1 Projektdokumentation, Einheitensystem

2001: SAM 4.2 Kraftanalyse Riemen und Zahnradpaaren, CAD-tool, ...

2003: SAM 5.0 Design Wizards, optimierter Analysekernel

2005: SAM 5.1 Nicht-lineare Feder, neue Antriebsbewegungsgesetze, ...

2007: SAM 6.0 Optimierung

2010: SAM 6.1 Video im GIF Format, extra Randbedingungen bei Cubic Spline, ...

2014: SAM 7.0 gebraucherdefinierte Ergebnisse, restringierte Optimierung, einfachere Lagerkraftberechnung, neue Transformations & Gruppen Kommando's, Lizenz System, ...

2019: SAM 8.0 neues Motor Element, flexible Kraft/Drehmoment Definition, Kulissenführung, dynamische Konstruktionshilfe, Gasdruckfeder, SVD Analyse ersetzt Grübler, neuer

Animationsplayer, ...

2021: SAM 8.1 neues Zahnstange/Ritzel Element, automatische Antriebsbewegungssynchronisation, signifikante Analysegeschwindigkeitssteigerung, ...

2022: SAM 8.2 Einheitlicher Import externer Daten mit optionaler Einheitenkonvertierung, neuen Formen, Füllfarben und Formreihenfolge, Freeze/Unfreeze-Funktionalität, Cascading Styles, ...

2023: SAM 8.3 Dynamische Punkte, Abstand zwischen Gelenkpunkten, Punkten, Elementen und Formen, Kollisionserkennung, ...

2024: SAM 8.4 Lastabhängige Reibung, ...

Zukunftspläne für SAM beinhalten unter anderem :

- Workflow-Optimierung, sowohl für Modellierung und Analyse, als auch für restringierte Optimierungsaufgaben
- Synthese Kurvengetriebe

2.4 European Academic Software Award

SAM hat an zwei aufeinanderfolgenden Ausgaben der "European Academic Software Award" (EASA) teilgenommen. Nachdem die Software von verschiedenen internationalen Experten evaluiert worden war, wurde jedesmal das Finale der EASA erreicht.

Die EASA-Kompetition ist erstanden um die Entwicklung von hochwertiger Software für die Lehre und Forschung zu stimulieren. Sie ist eine gemeinsame Initiative der "Akademischen Software Kooperation" (ASK) der Universität Karlsruhe/Deutschland, in Zusammenarbeit mit Europäischen Instituten aus Großbritannien, Österreich, den Niederlanden, der Schweiz, Irland und Frankreich. Sogar die Europäische Kommission (Directorat XIII) unterstützt dieses Ereignis.

Kapitel

3

3 Systemanforderung & Installation

3.1 Systemanforderung

SAM benötigt die folgende Hardware und Software :

- PC mit Microsoft Windows 7, Windows 8.x, Windows 10, Windows 11 oder höher
- Ungefähr 50 Mb Platz auf der Harddisk (einschl. Handbuch)

3.2 Installation

SAM ist auf der Website www.artas.nl verfügbar als komprimierte EXE-Datei. Während der Installation wird die Datei ausgepackt und die verschiedenen Bestandteile in die desbetreffenden Verzeichnisse kopiert.

- Einfach "sam84de_setup.exe" starten und los geht's.
- Während der Installation können die desbetreffenden Verzeichnisse und die Programmgruppe gewählt werden.

Node-Locked Lizenz

Das erste Mal, wenn Sie SAM nach der Installation starten, werden Sie gebeten, Ihre spezifischen Lizenzdaten anzugeben.

Bitte stellen Sie sicher, dass Sie während des Aktivierungsprozesses Internetzugang haben, und dass Sie in genau der gleichen Weise, wie von uns zur Verfügung gestellt, Name/Firma und Lizenzdaten eingeben. Wenn Sie eine Testlizenz haben, müssen Sie nicht nur bei der Aktivierung sondern bei jedem Start der Software Zugang zum Internet haben.

Sobald Sie die korrekten Aktivierungsdaten ausgefüllt haben, werden Sie eine Bestätigung erhalten und ist SAM voll funktionsfähig.

Floating Lizenz

Bitte nehmen Sie mit ihrem IT-Manager Kontakt auf.

3.3 Umgang mit bestehenden SAM Projektdateien

Das neue SAM 8.4 Dateiformat und die Syntax weicht ab von älteren Versionen der Software. Alte SAM 5.x, SAM 6.x, SAM 7.0, SAM 8.0, SAM 8.1, SAM 8.2 und SAM 8.3 Projekte können problemlos in der neuen Version geladen werden. Beim ersten Speichern eines solchen Projektes in der neuen Version wird der Benutzer darauf hingewiesen, daß das Projekt im neuen Format gespeichert wird. Dieser Prozeß ist irreversibel und Dateien können nach dem Speichern nur noch mit der neuen Version oder höher bearbeitet werden.

*Bitte beachten Sie, daß die älteren Versionen das neue SAM 8.4 Projektformat **nicht unterstützen** und SAM 8.4 Dateien nicht öffnen können.*

Projekte in SAM 3.x und 4.x wurden als Binärdatei gespeichert, während es sich ab Version 5.0 um eine ASCII Datei handelt. Die letzte SAM Version, die noch eine alte binäre Projektdatei öffnen kann ist SAM 6.1. Um alte 3.x oder 4.x Projektdateien in der aktuellen SAM Version zu bearbeiten, muss diese erst mit einer (zeitweiligen) Lizenz SAM 6.1 geöffnet und als SAM 6.1 ASCII Datei gespeichert werden. Danach kann diese Datei in der aktuellen SAM Version geöffnet werden.

Kapitel

4

4 Eine kleine Tour

4.1 Analyse eines Beispielprojektes

Das Laden und Analysieren eines Beispielprojektes erfordert die folgenden Schritte :

1. Laden eines bestehenden Getriebeprojektes

Zuerst wählt man Datei/Laden im Menü oder klickt das entsprechende Symbol in der Symbolleiste. Danach soll im Dialogfenster eine Beispieldatei selektiert werden und schließlich OK geklickt werden.

2. Animation des Getriebes

Mittels der Menüauswahl Wiedergabe/Animation oder dem Windmühle Symbols in der Symbolleiste wird die Animation des Getriebes auf dem Bildschirm gestartet. Als Alternative kann man auch den neuen Animations-Player benutzen.


3. Wiedergabe der Analyseresultate

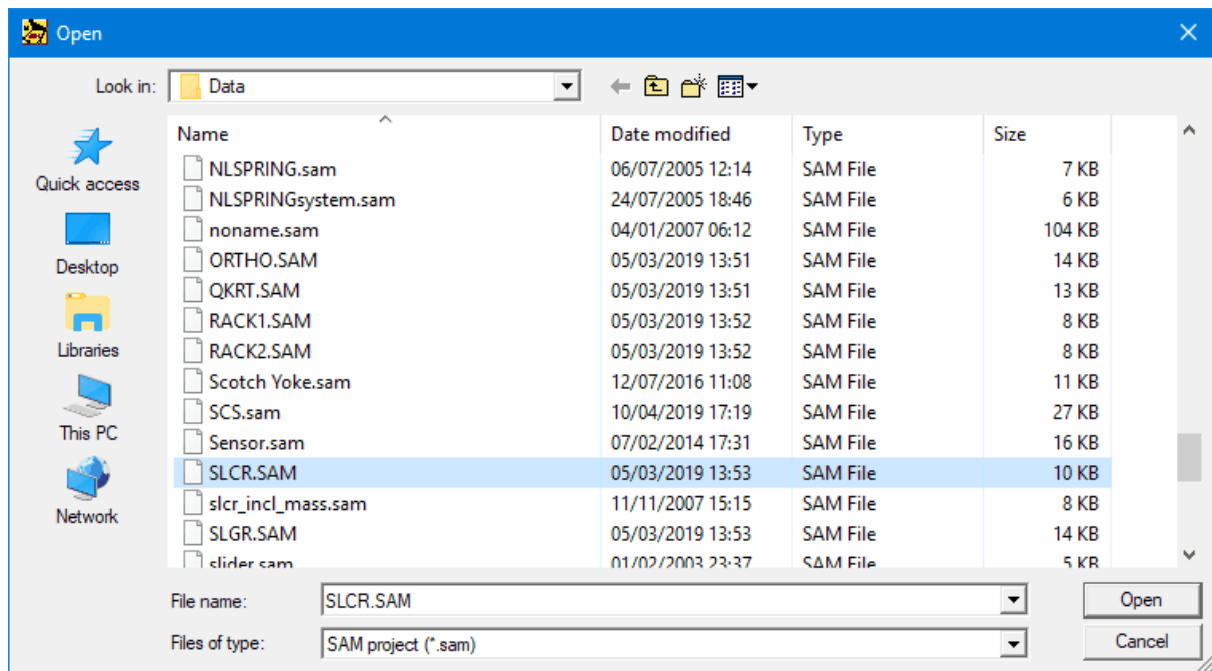
Via Resultate/Auswahl können Analyseresultate selektiert werden und danach entweder graphisch oder in Tabellenform dargestellt werden. Auch können die Daten exportiert werden.

4.1.1 Ein kurzes Beispiel

Die verschiedenen Schritte werden nun anhand des Beispiels eines Schubkurbel-Getriebes illustriert.

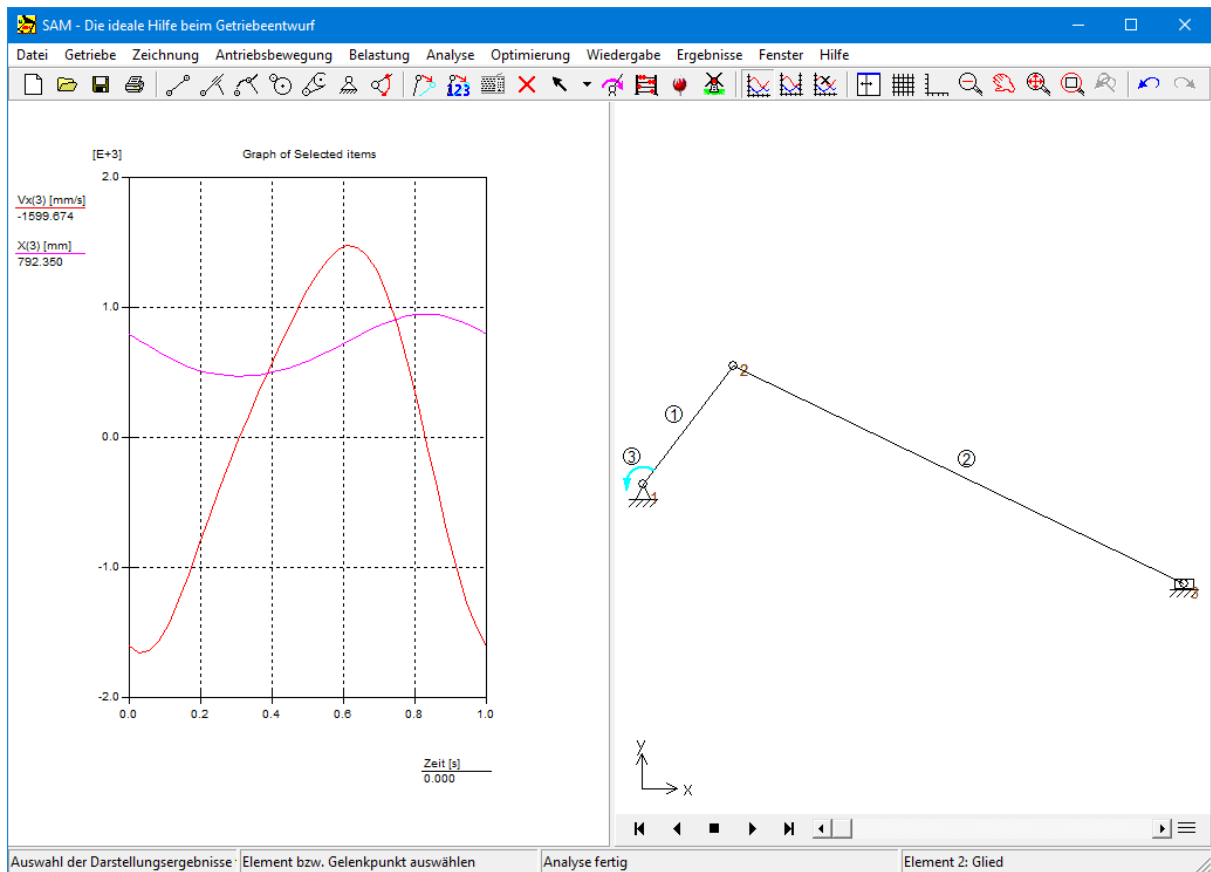
Bewegungsanalyse / Kinematik

Wählen Sie "Laden" im Datei-Menü oder klicke 
Ein Dialogfenster erscheint nun.



Datei/Laden Dialogfenster

Auswahl der Datei "SLCR.SAM" durch einfaches Anklicken und Laden mittels OK. Schneller geht es, wenn man anstelle dieser zwei Schritte einfach den Dateinamen doppelklickt.
Das Getriebeprojekt wird nun geladen und der Bildschirm sollte wie folgt aussehen :




Bildschirm nach dem Laden des Getriebeprojektes "SLCR.SAM"

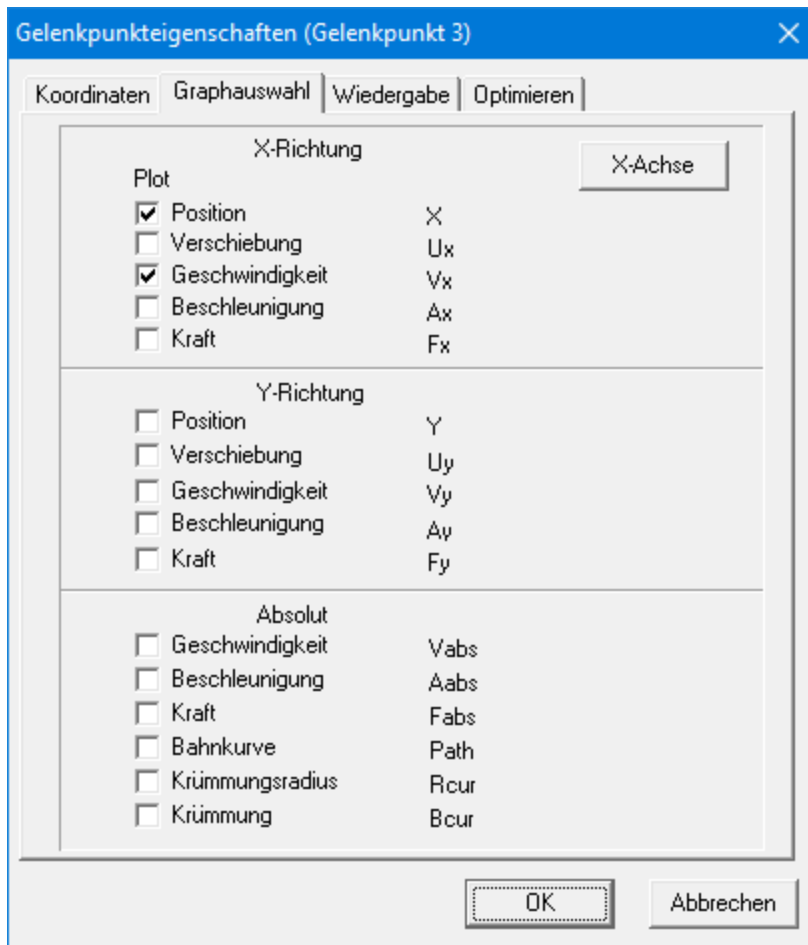
Im rechten Fenster erscheint das Getriebe, während im linken Fenster die X-Position und X-Geschwindigkeit des Gelenkpunktes 3 dargestellt wird.

Wählen Sie "Animation" im Anzeige-Menü oder klicken Sie auf 

Nun werden Sie die Animation des Getriebes sehen.

Wählen Sie "Auswählen" im Ergebnis-Menü oder klicken Sie auf . Klicken sie danach auf das Schubgelenk.

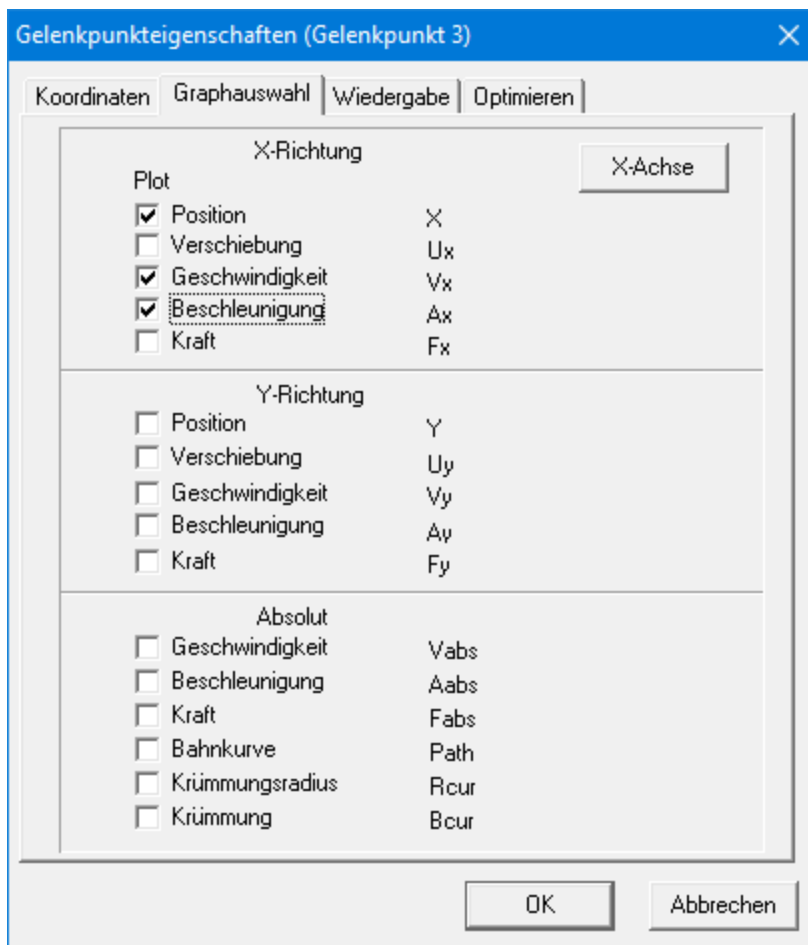
Jetzt erscheint eine Dialog-Box, die alle Eigenschaften dieses Gelenkes anzeigt. Die selektierten Größen werden im Graph dargestellt.



Dialog-Box der Gelenkeigenschaften

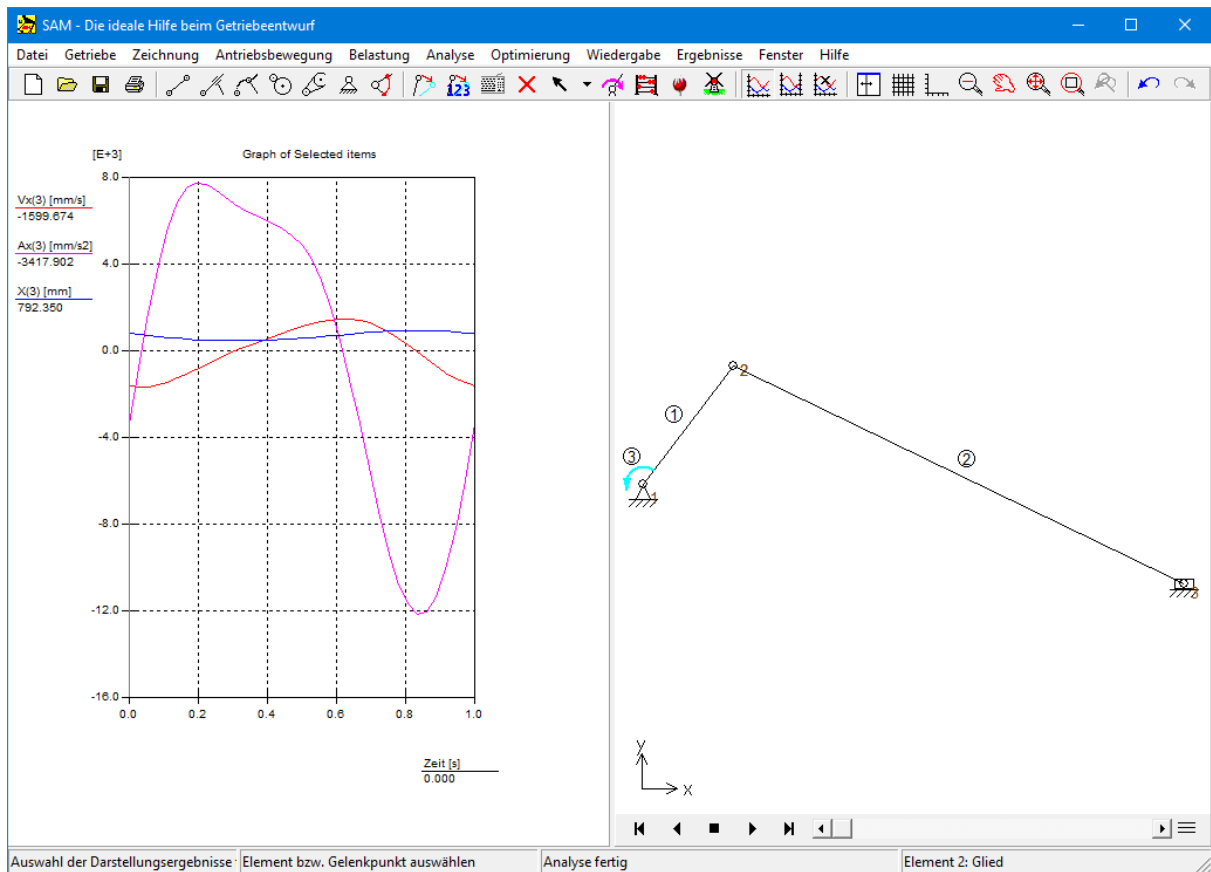
Wenn Sie mehr Ergebnisse benötigen, müssen Sie die entsprechenden Größen anklicken.

Selektieren Sie auch die X-Beschleunigung A_x und dann OK




Dialog-Box der Gelenkeigenschaften nachdem auch die X-Beschleunigung selektiert ist.

Automatisch wird der Graph erneuert und wird auch die X-Beschleunigung dargestellt.

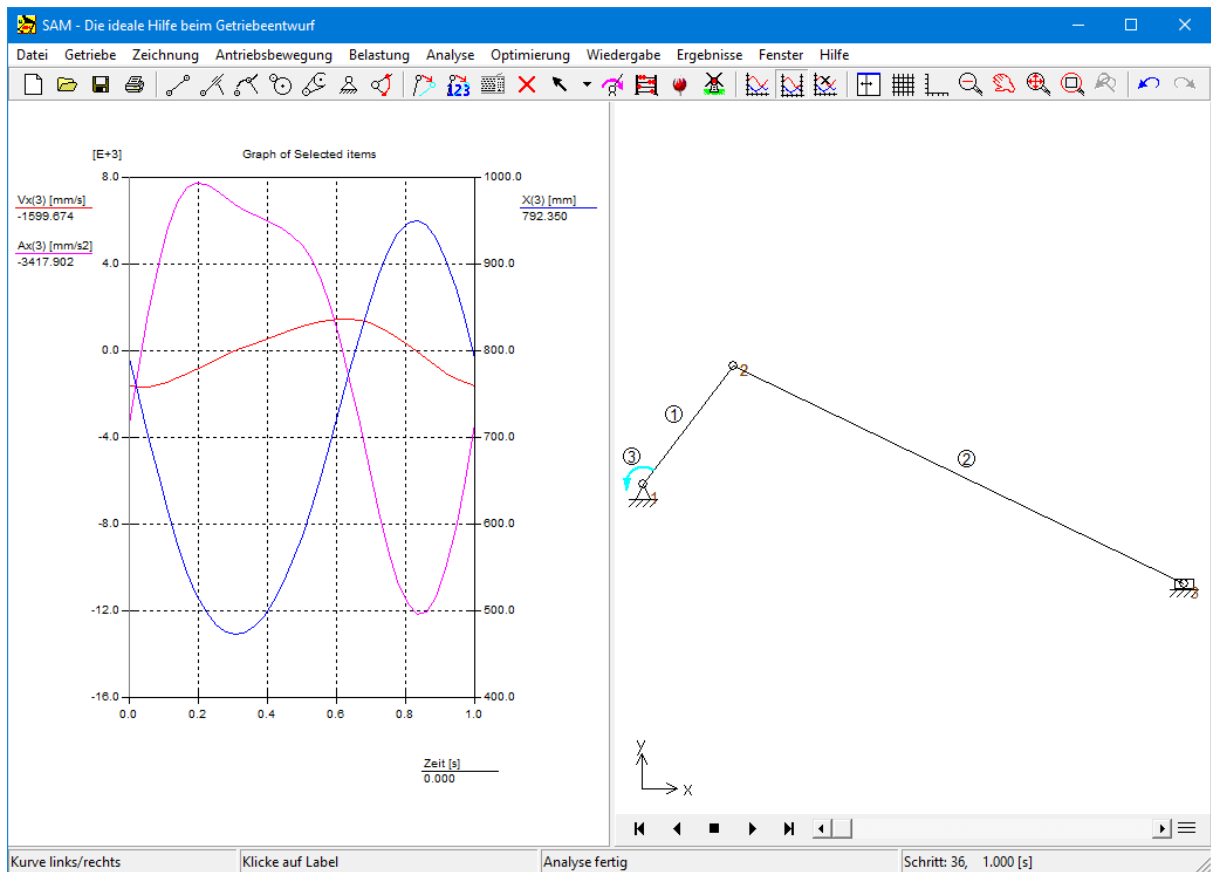


X-Position, X-Geschwindigkeit und X-Beschleunigung des Schubgelenks in Abhängigkeit von der Zeit

Wie Sie sehen wird es immer schwieriger die verschiedenen Größen deutlich darzustellen, da der Min/Max-Bereich stark unterschiedlich ist. Daher gibt es in SAM die Möglichkeit zwei unterschiedliche Y-Achsen (mit unterschiedlicher Skalierung) zu benutzen. Die eine Skalierung wird links dargestellt, während die andere an der rechten Seite des Graphen wiedergegeben wird.

Wählen Sie nun "Kurve links/rechts" im Ergebnis-Menü (oder ) und klicken Sie dann auf die Beschriftung "X(3) [mm]" im Graphfenster.

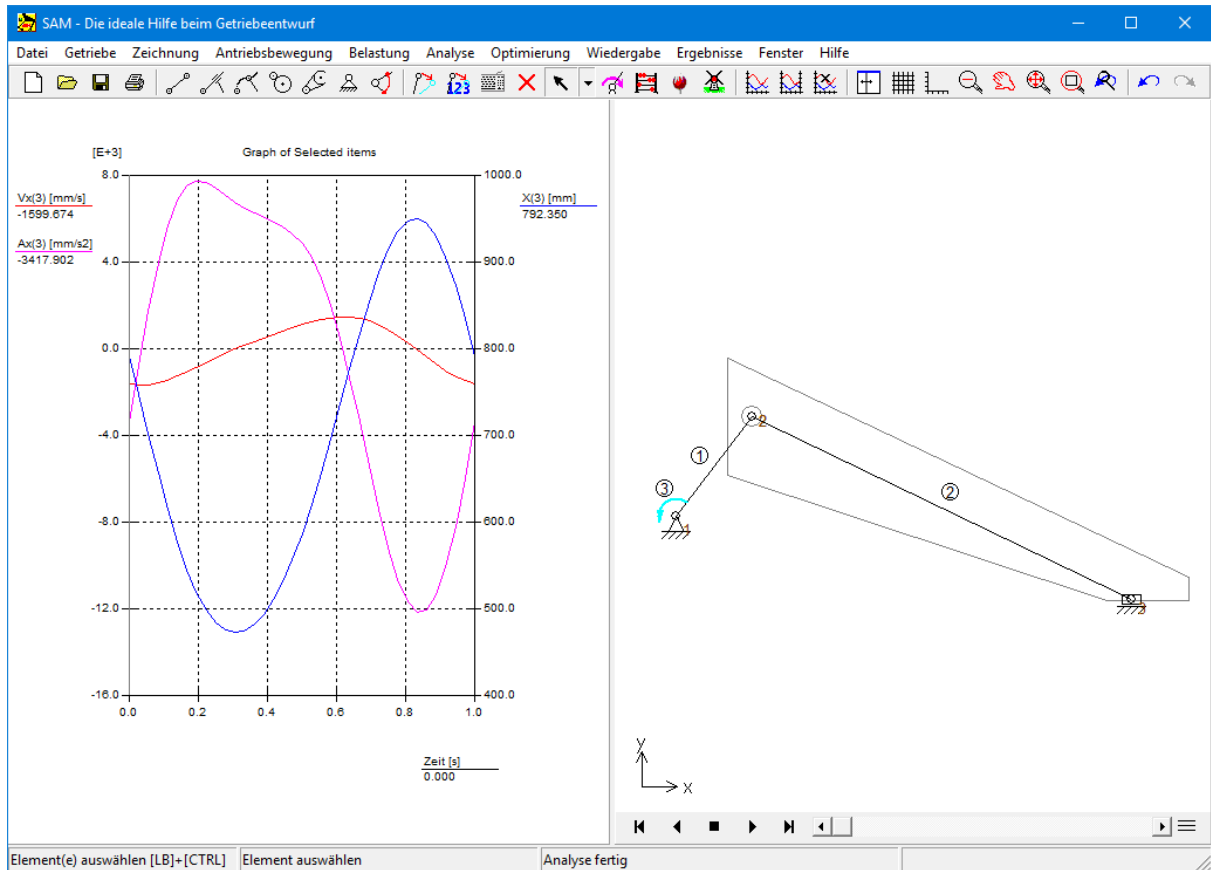
Die Beschriftung ist jetzt auf die rechte Seite verschoben und die X-Verschiebung ist neu skaliert und die Kurve ist nun besser sichtbar.



Verschiedene Skalierung der X-Position, X-Geschwindigkeit und X-Beschleunigung

Wählen Sie "DXF Importieren" im Datei-Menü und selektieren Sie die Datei "SL.DXF"

Die DXF-Datei wird nun importiert und alle graphischen Elemente dieser Datei werden automatisch als eine Gruppe behandelt. Um es Ihnen einfach zu machen haben sind die Koordinaten so gewählt, daß keine Verschiebung mehr notwendig ist. Der Bildschirm sollte nun folgendermaßen aussehen :



Bildschirm nachdem die Datei "SL.DXF" importiert worden ist.

Wählen Sie "Kupplung" im Zeichnung-Menü.

Um die importierte Zeichnung an ein Getriebeglied zu koppeln werden Sie allererst gebeten die Gruppe graphischer Elemente zu selektieren (in diesem Fall also die DXF-Daten, die Sie gerade importiert haben). Danach müssen Sie das entsprechend Getriebeglied anklicken (Element Nr.2).

Wählen Sie "Animation" im Anzeige-Menü oder klicken Sie auf

Nun werden Sie wiederum die Animation des Getriebes sehen, wobei nun die importierte DXF-Zeichnung zusammen mit dem Getriebeglied Nr.2 bewegt.

Kraftanalyse / Kinetostatik

Wenn Sie möchten, können Sie die importierte DXF-Darstellung wieder entfernen, da diese für die Kraftanalyse nicht unbedingt erforderlich ist. Nachdem in Gelenkpunkt 3 eine Masse hinzugefügt ist, können das erforderliche Antriebsmoment und die erforderliche Antriebsleistung des Motorelements berechnet und dargestellt werden. Danach werden die Lagerkräfte in Gelenkpunkt 1 und Gelenkpunkt 2 betrachtet.

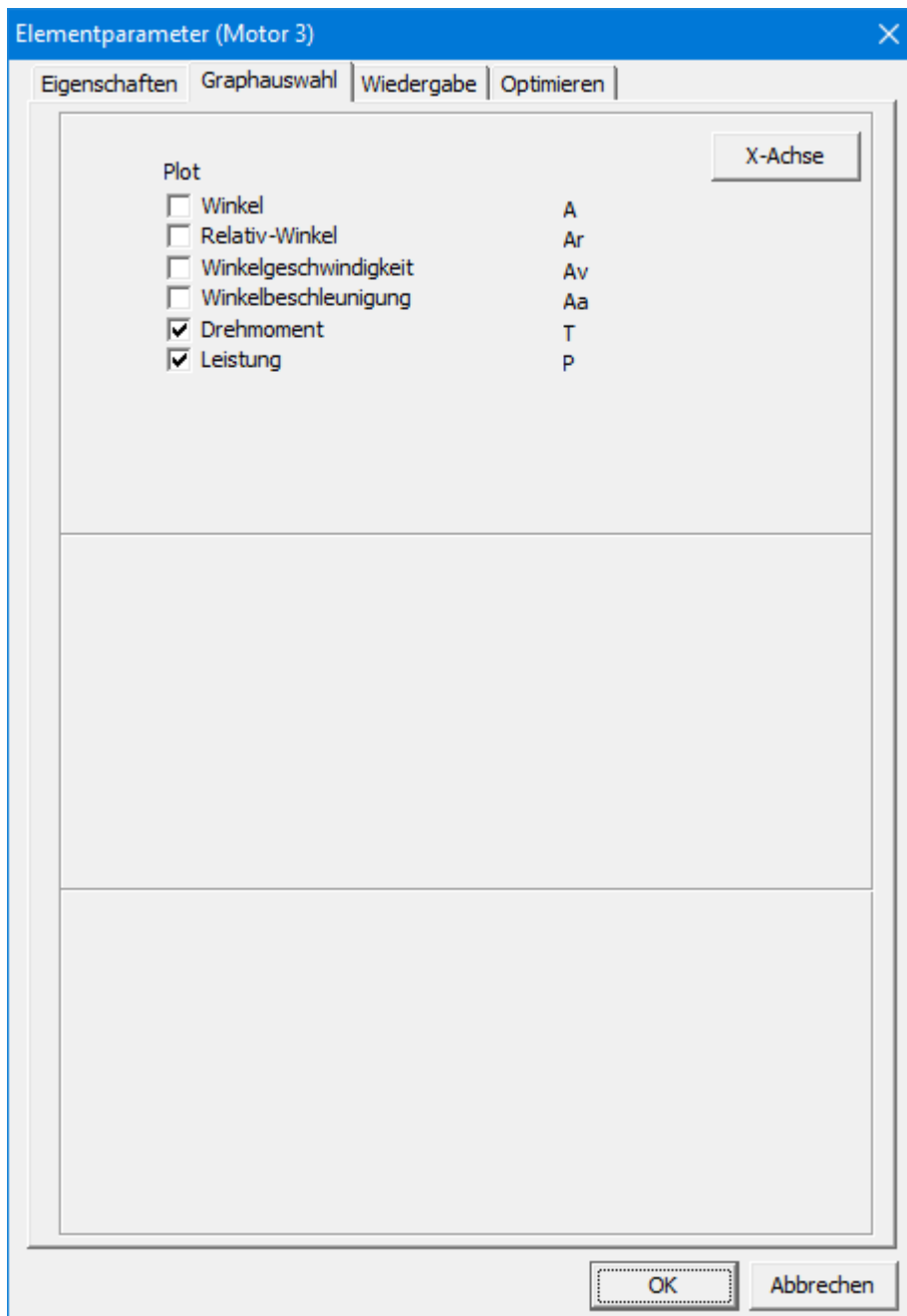
Belastung > Masse, dann Gelenkpunkt 3 wählen und 25kg eintypen

Wie Sie sehen, wird der Gelenkpunkt 3 nun in der Farbe Rot dargestellt, womit angedeutet wird, dass eine Masse vorliegt.

Ergebnisse > Auswahl löschen

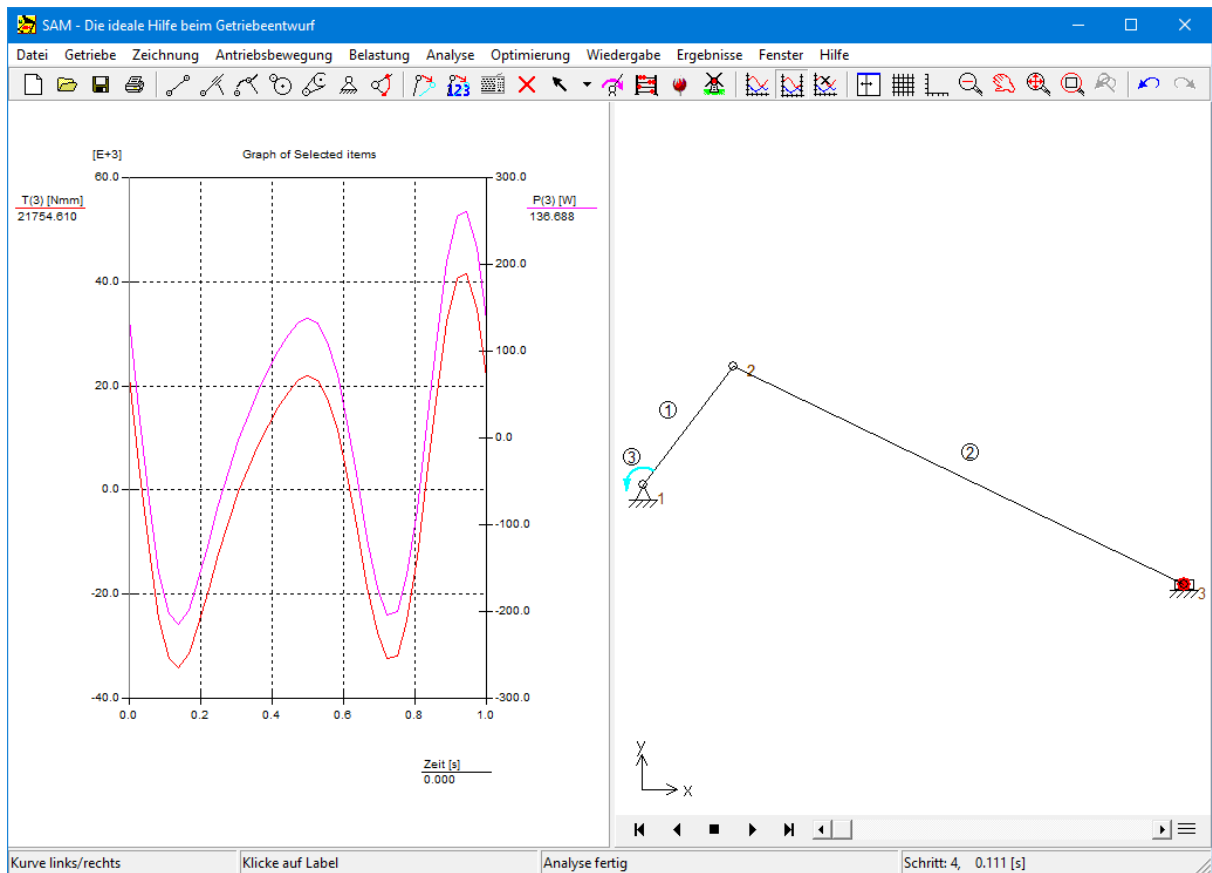
Damit wird die Darstellung von Ergebnissen gelöscht.

Ergebnisse > Auswählen, dann **Element 3 (Motor)** selektieren und die Darstellung des Drehmoments und der Antriebsleistung aktivieren.



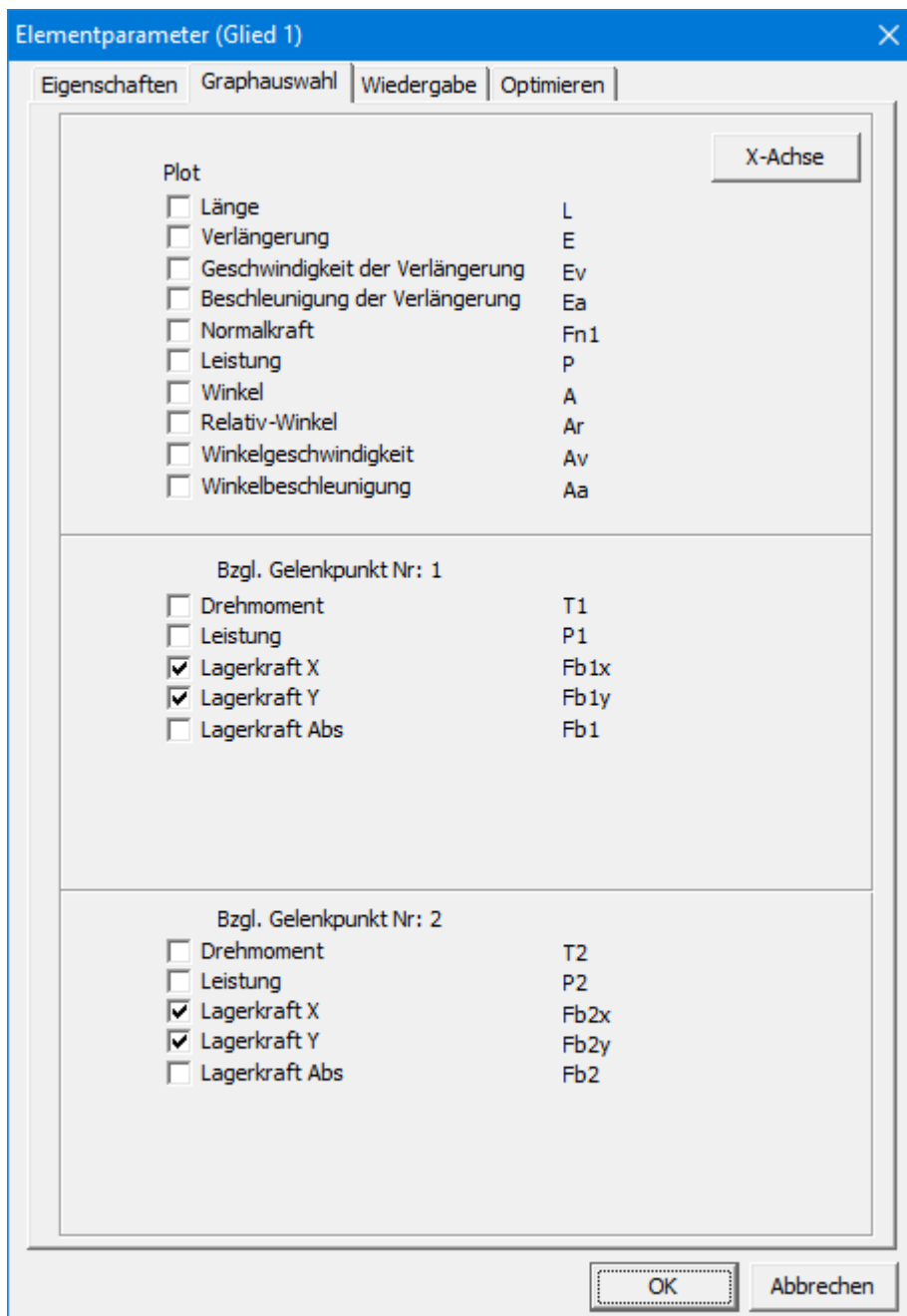
Motor Element Dialog (Graphauswahl)

Nachdem Sie <OK> gedrückt haben, sehen Sie nun eine grafische Darstellung des Antriebsmoments und der Antriebsleistung als Funktion der Zeit. Aufgrund des unterschiedlichen Wertebereichs ist es am besten, für jedes dieser beiden Ergebnisse eine separate Skalierung vorzunehmen.

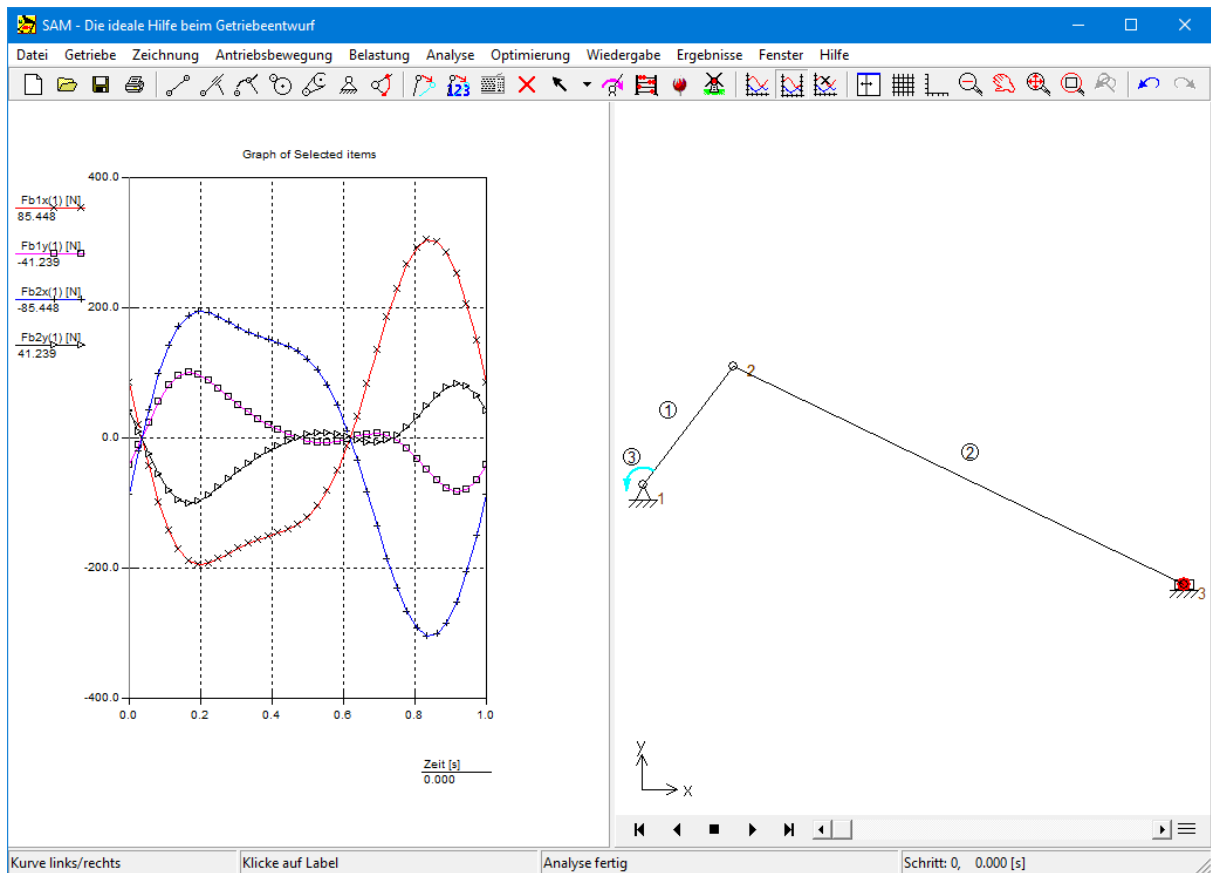


Screenshot mit dem Mechanismus und der Darstellung Antriebsdrehmoment / Antriebsleistung

Als nächstes betrachten wir die X- und Y-Lagerkräfte von Element 1 (Kurbel) im den Gelenkpunkten 1 und 2. Dazu müssen wir die folgenden Ergebnisse auswählen:



Element Dialog (Graphauswahl)



Screenshot mit dem Mechanismus und der Darstellung der Lagerkräfte (zum besseren Verständnis wurden jeder Kurve Symbole hinzugefügt)

Das ist das Ende Ihrer ersten Erfahrung mit SAM; die Grundlage war ein existierendes Getriebeprojekt. Im nächsten Kapitel werden Sie lernen, Ihr eigenes Getriebe zu erstellen.

4.2 Ein Getriebe entwerfen mit dem Design Wizard

In SAM ist eine Anzahl Design Wizards für bestimmte Bewegungsaufgaben implementiert. An dieser Stelle wird als Beispiel der Design Wizard "3-Lagen-Synthese" vorgestellt mit dessen Hilfe ein 4-Gelenkgetriebe entworfen werden kann, das die Koppel Ebene in 3 vorgeschriebene Lagen bewegen kann.

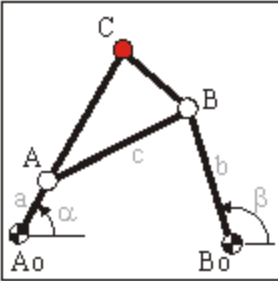
Wählen Sie Datei/Wizard/4-Gelenkgetriebe

Es erscheint nun ein Dialog mit 5 verschiedenen Entwurfsaufgaben für ein 4-Gelenkgetriebe.

4-Gelenkgetriebe Wizard

Winkel Funktionsgenerator | 3-Lagen-Synthese (I) | 3-Lagen-Synthese (II)
 Allgemein (Gelenkpunkte) | Allgemein (Gestellpunkte, Kurbelwinkel, Abmessungen)

	X	Y
C	600.000 [mm]	900.000 [mm]
A	300.000 [mm]	700.000 [mm]
B	800.000 [mm]	800.000 [mm]
Ao	200.000 [mm]	500.000 [mm]
Bo	800.000 [mm]	400.000 [mm]



Erstellung eines 4-Gelenkgetriebes mittels Definition der Gelenkpunkte.

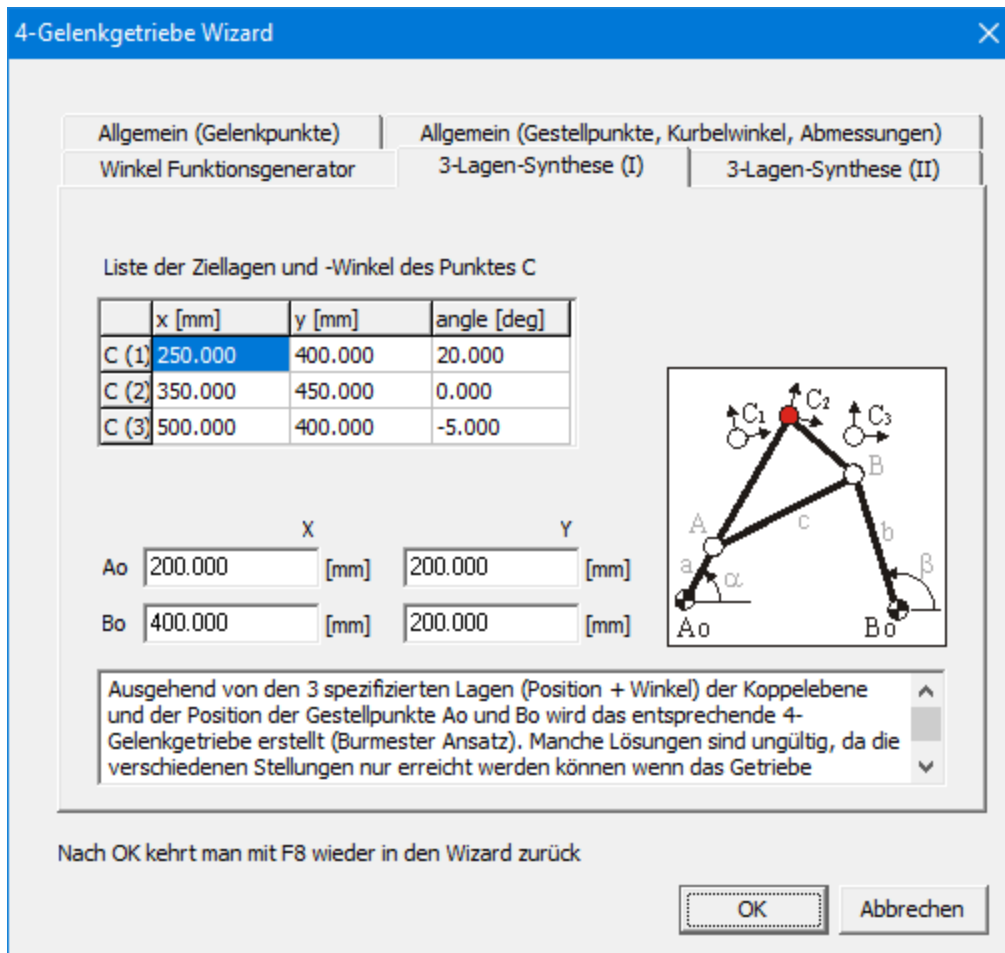
Nach OK kehrt man mit F8 wieder in den Wizard zurück

OK Abbrechen

Design Wizard "4-Gelenkgetriebe / Allgemein"

Wählen Sie "3-Lagen-Synthese (I)"

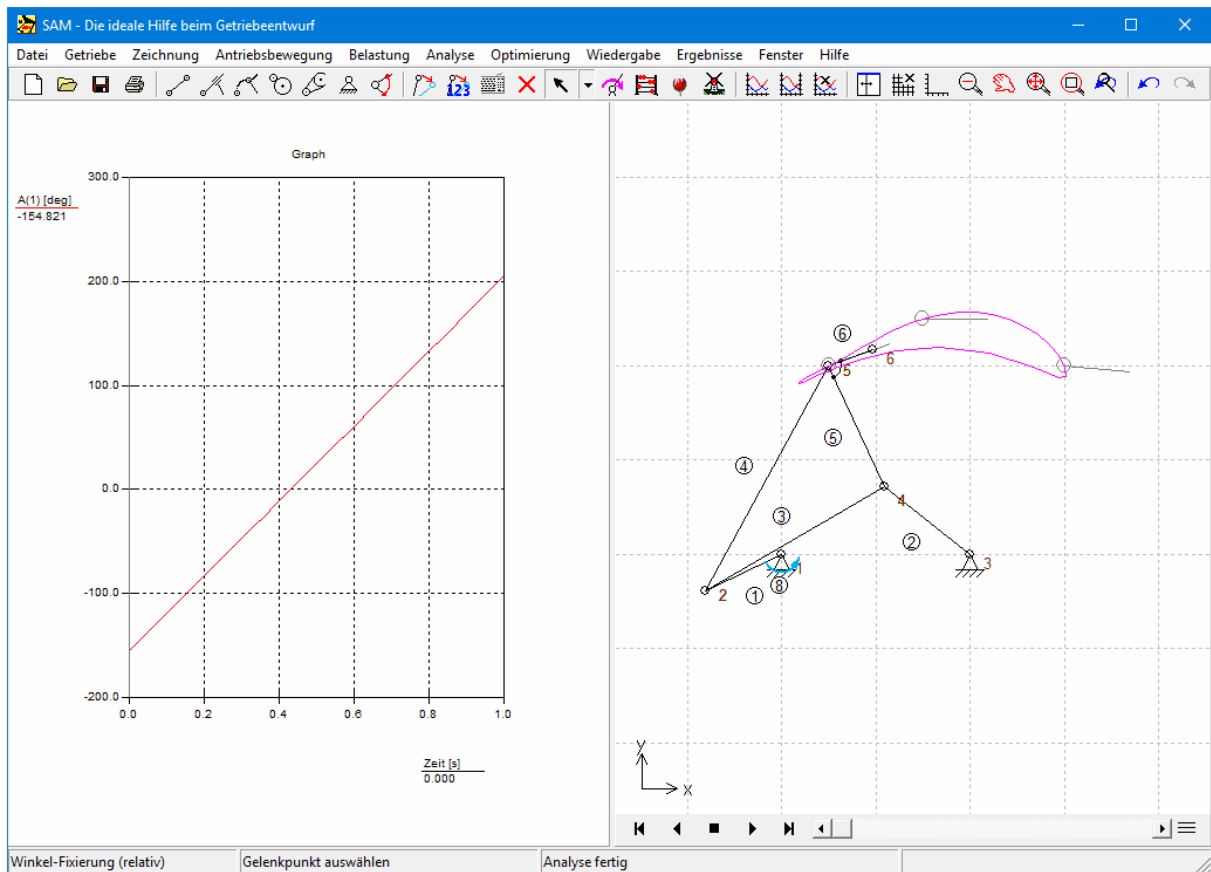
In diesem Dialog können Sie die 3 Lagen der Koppellebene definieren (Position des Koppelpunktes und die entsprechenden Winkel) und die Position der Gestellpunkte Ao und Bo. Für diese erste Einführung sollten Sie die Standardwerte übernehmen.



Design Wizard "4-Gelenkgetriebe / 3-Lagen-Synthese (I)"

Klicken Sie auf OK um die Standardwerte zu akzeptieren

Es wird nun das 4-Gelenkgetriebe synthetisiert, das die spezifizierte Aufgabe erfüllt, und ausgehend von einer 360 Grad Kurbelrotation wird auch die Bewegung der Koppelenebene zusammen mit den 3 spezifizierten ZielLagen dargestellt. Bei den Standardeinstellungen wird ausserdem der Verlauf des Kurbelwinkels als Funktion der Zeit wiedergegeben.

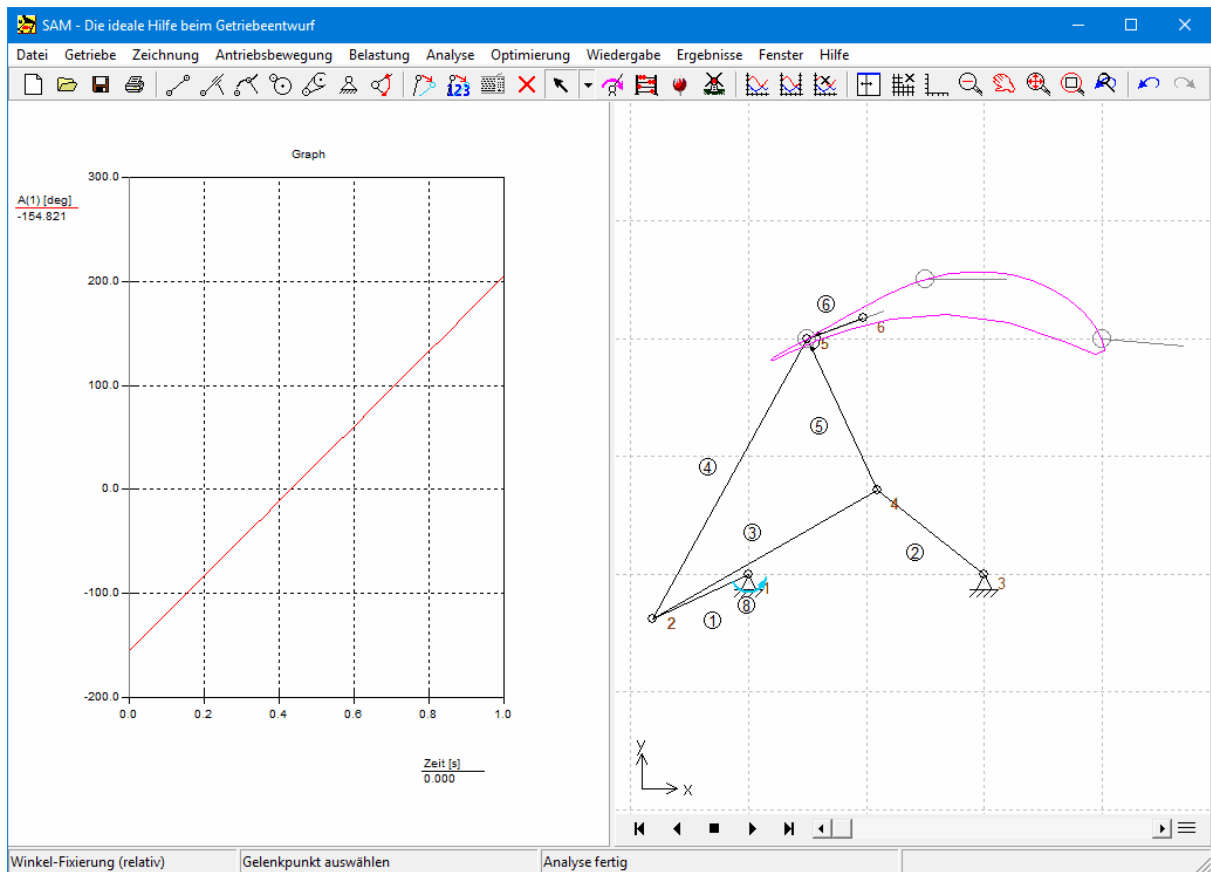


Ergebnis des Design Wizards "4-Gelenkgetriebe / 3-Lagen-Synthese (I)"

Mit <F8> kommen Sie zurück im ursprünglichen Design Wizard

Wenn Ihnen das Resultat der Synthese nicht gefällt, können Sie mit <F8> zurückkehren in den ursprünglichen Design Wizard Dialog. Bei der 3-Lagen-Synthese könnten Sie z.B. die Gestellpunkte ändern oder die mittlere Ziellage der Koppelebene anpassen (häufig sind die äusseren Ziellagen fest spezifiziert und ist der Entwurfsraum bei der mittleren Ziellage etwas grösser).

Für eine bessere Darstellung des Getriebes klicken Sie auf auf  (Zoom Max)



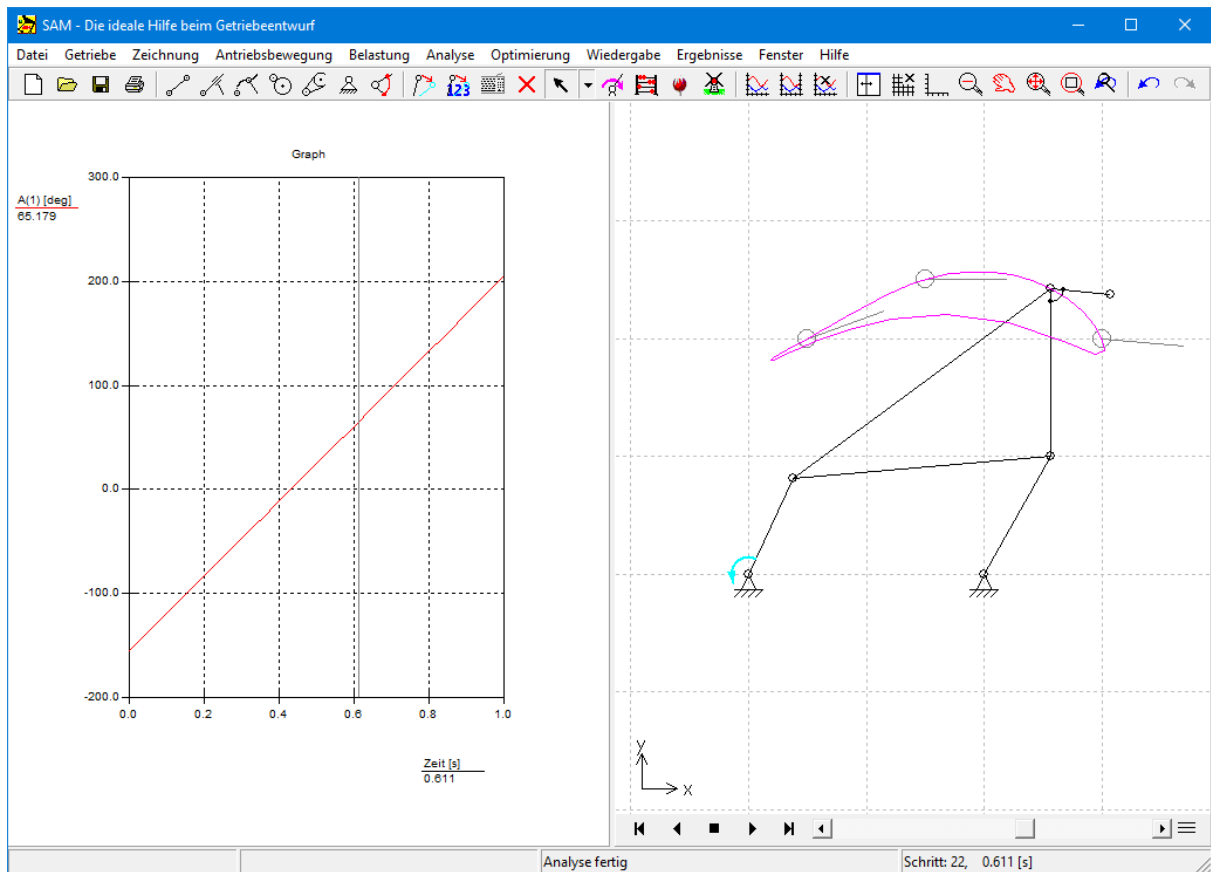
Maximale Darstellung des Getriebes

Starten/Beenden Sie die Animation mittels wiederholtem Klicken auf .

Beenden Sie nun die Animation und bewegen Sie die Maus über das Graphfenster.

Wenn Sie die Maus horizontal über das Graphfenster bewegen wird das Getriebe in die entsprechende Stellung bewegt. Auf diese Weise können Sie die Ergebnisse und die damit korrespondierende Stellung des Getriebes im Detail untersuchen.

Sollte das Getriebe sich nicht bewegen müssen Sie auf F4 (Datei/ Einstellungen) drücken und im Tab "Wiedergabe" bei Animation" die "Kopplung mit XY-Graph" einschalten.




Manuelle Verschiebung des Getriebes durch horizontale Mausbewegung über dem Graphfenster

4.3 Erstellen eines neuen Getriebes (ohne Design Wizard)



Diese kurzen Erläuterungen sollen Ihnen einen Überblick verschaffen, wie man beim Erstellen und Analysieren eines neuen Getriebes mit SAM vorgeht. Die Schritte, die zu machen sind, hängen vom Getriebe- und Analysetyp ab. Die wichtigsten Schritte sind:

1. Öffnen eines neuen Projektes

Wählen Sie "Neu" aus dem Datei-Menü, um ein neues Projekt zu öffnen oder das Icon . Sie werden aufgefordert, die initiale Größe des "Arbeitsfeldes" anzugeben.

2. Zusammensetzen des Getriebes aus Grund-Elementen ...

Sie können mit den verschiedenen Menüpunkten oder Werkzeugen der Symbolleiste ein Getriebe aus Elementen zusammensetzen. Mit einem Doppelklick auf ein Element können Sie seine Eigenschaften ändern oder das Element löschen (aus dem Menü "Getriebe"). Um ein Gelenk zu löschen, müssen sie die Funktion "Element löschen" aus dem Menü "Getriebe" wählen. Um einen Gelenkpunkt zu verschieben können Sie im Getriebe-Menü die Option "Gelenkpunkt Verschieben" oder

"Gelenkpunktkoordinaten" benutzen. Schneller geht's mit den Ikonen  oder .

3. Definition der Gelenkpunkt-Fixierungen

Die Definition der Gelenkpunkt-Fixierungen kann entweder über das Menü "Getriebe" oder über das entsprechende Werkzeug in der Symbolleiste erfolgen. Wählen Sie den entsprechenden Gelenkpunkt aus, indem Sie ihn anklicken. Nun bewegen Sie den Cursor um den Gelenk herum. Sie sehen, wie

sich die Einspannstelle verändert (feste Einspannung in x-Richtung, in xy-Richtung, in y-Richtung etc.). Wenn Sie bei der gewünschten Gelenkpunkt-Fixierung angelangt sind, drücken Sie nur die linke Maustaste, um die Einspannung auszuwählen.

4. Definition der Trägheitskräfte, äußeren Kräfte, Gravitation


Definieren Sie Trägheitskräfte, äußere Kräfte und Gravitation mit dem Menü "Belastung".

5. Auswahl der Antriebsbewegung(en)

Antriebsbewegungen können entweder mit dem Menü "Antriebsbewegung"- oder durch Anklicken des entsprechenden Werkzeuges definiert werden. Sie können verschiedene Arten der Antriebsbewegung wählen: z. B. x-Verschiebung, y-Verschiebung, Winkel (Drehbewegung), Relativwinkel und Verlängerung (Hub). Nach der Auswahl des betreffenden Gelenkes oder Elementes wird ein Eingabefenster geöffnet, in welchem Sie die Antriebsbewegung aus Grundbewegungen kombinieren können, wie z. B. aus konstanter, linearer, sinusförmiger oder polynominaler Bewegung .

6. Analyse

Abhängig von der gewählten Einstellung von AUTO-ANALYSE (siehe Datei/ Einstellungen/Analyse) wird die Analyse automatisch durchgeführt oder muss diese manuell gestartet werden (wählen Sie

"Analyse" aus dem Hauptmenü oder klicken Sie auf den Abakus  in der Symbolleiste.

7. Animation des Getriebes

Wählen Sie "Animation" aus dem Menüpunkt "Anzeige" oder klicken Sie auf die Windmühle in der Symbolleiste, um die Animation zu starten.

8. Darstellung der Analyseergebnisse

Wählen Sie "Auswählen" aus dem Menü "Ergebnisse", um die Ergebnisse für eine weitere Ergebnisaufbereitung (Post-Processing) auszuwählen. Sie sehen die Ergebnisse dann auch im X/Y-plot und können diese auch Exportieren.

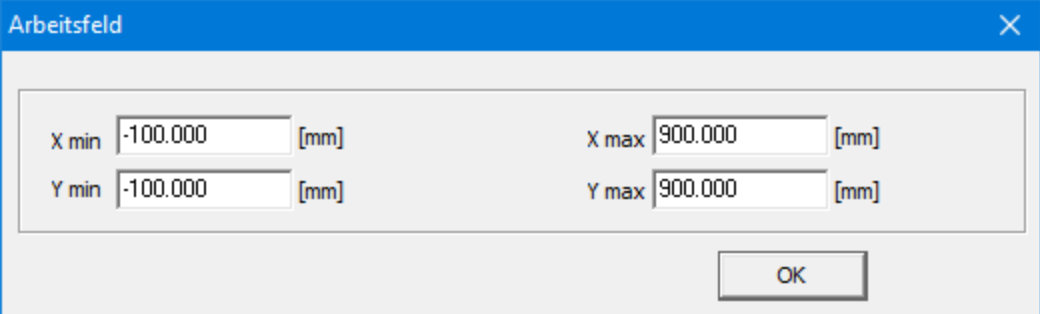
9. Speichern des Projektes

Wählen Sie "Speichern" aus dem Datei-Menü, um das Projekt zu speichern.

4.3.1 Beispiel: Viergelenkgetriebe (Bewegungsanalyse)

Wählen Sie "Neu" aus dem Menü Datei.

Eine Dialogbox erscheint, in welcher Sie die Größe Ihres "Arbeitsfeldes" definieren müssen. Die Zahlen, die in der abgebildeten Dialogbox stehen, sind willkürliche Größen. Sie können von den Voreinstellungen im Programm abweichen.



Dialogbox "Arbeitsfeld"

Klicken Sie auf OK, um die eingestellten Werte des Arbeitsfeldes zu übernehmen.

Sie werden nun ein leeres Arbeitsblatt sehen.

Klicken Sie so oft wie nötig auf das xxxx Ikon bis das Graphfenster nicht dargestellt wird.

Während des Erstellens eines Getriebes hat das Graphfenster noch keine Bedeutung und ist es praktischer nur das Getriebefenster darzustellen.

Stellen Sie das Wiedergabe-Raster ein.

Bei Einstellungen/Wiedergabe können Sie die Rasterdarstellung konform Beispiel einstellen.

The screenshot shows the 'Einstellungen' dialog box with the 'Wiedergabe' tab selected. The dialog has a blue title bar and a close button (X) in the top right corner. Below the title bar is a tabbed interface with the following tabs: 'Zahlen / Einheiten', 'Fenster', 'Analyse', 'Optimierung', 'Drucker / Zwischenablage', 'Maus', 'Wiedergabe', and 'Andere'. The 'Wiedergabe' tab is active and contains several sections:

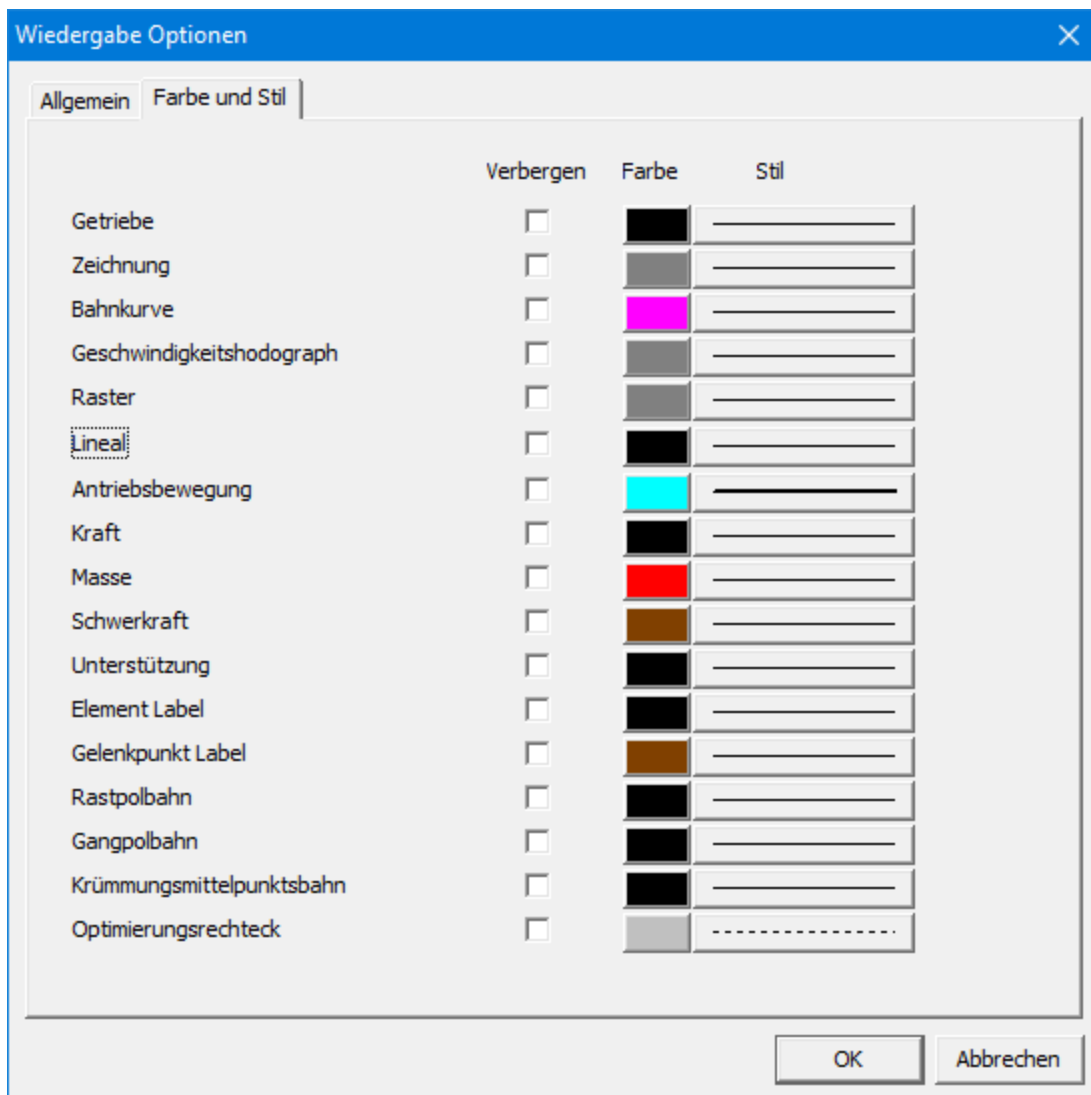
- Animation:** Includes input fields for 'Verzögerung' (30 [ms]) and 'Inkrement' (1 Schritt(e)). There are four checkboxes: 'Realtime Animation' (unchecked), 'Erneuern' (checked), 'Kopplung mit XY-Graph' (checked), and 'Alternierend' (unchecked).
- Zoom:** Includes a checked checkbox for 'Zoom Extrem'.
- Raster:** Includes a dropdown menu set to 'Punkte', an input field for 'Größe' (50.000 [mm]), and an unchecked checkbox for 'Lineal'.
- Element/Gelenkpunkt Nummer:** Includes an input field for 'Schriftgröße' (10) and an input field for 'Abstand/Arbeitsfeld (-0,1..0,1)' (0.035).
- Wiedergabe:** Includes an unchecked checkbox for 'Schwarzer Hintergrund'.

At the bottom right of the dialog are 'OK' and 'Abbrechen' buttons.

Einstellungen/Wiedergabe Dialog

Dektivieren Sie das Verbergen Rasterdarstellung im Tab "Farbe und Stil" im Menu Wiedergabe/ Optionen.

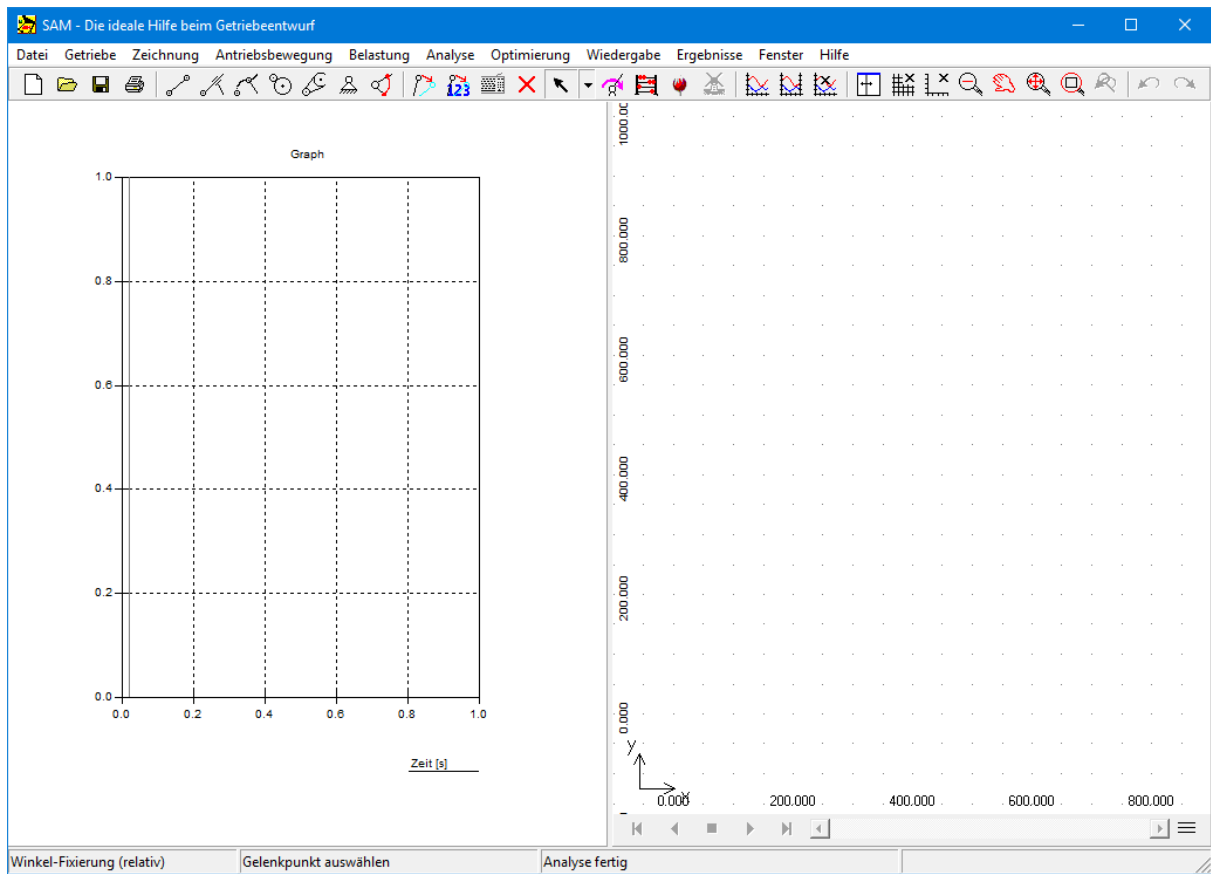
*Bitte beachten Sie, dass es hier um de **Ausschalten** oder **Verbergen** einer Darstellung geht, und nicht um das Einschalten.*



Wiedergabe Optionen "Farbe und Stil"

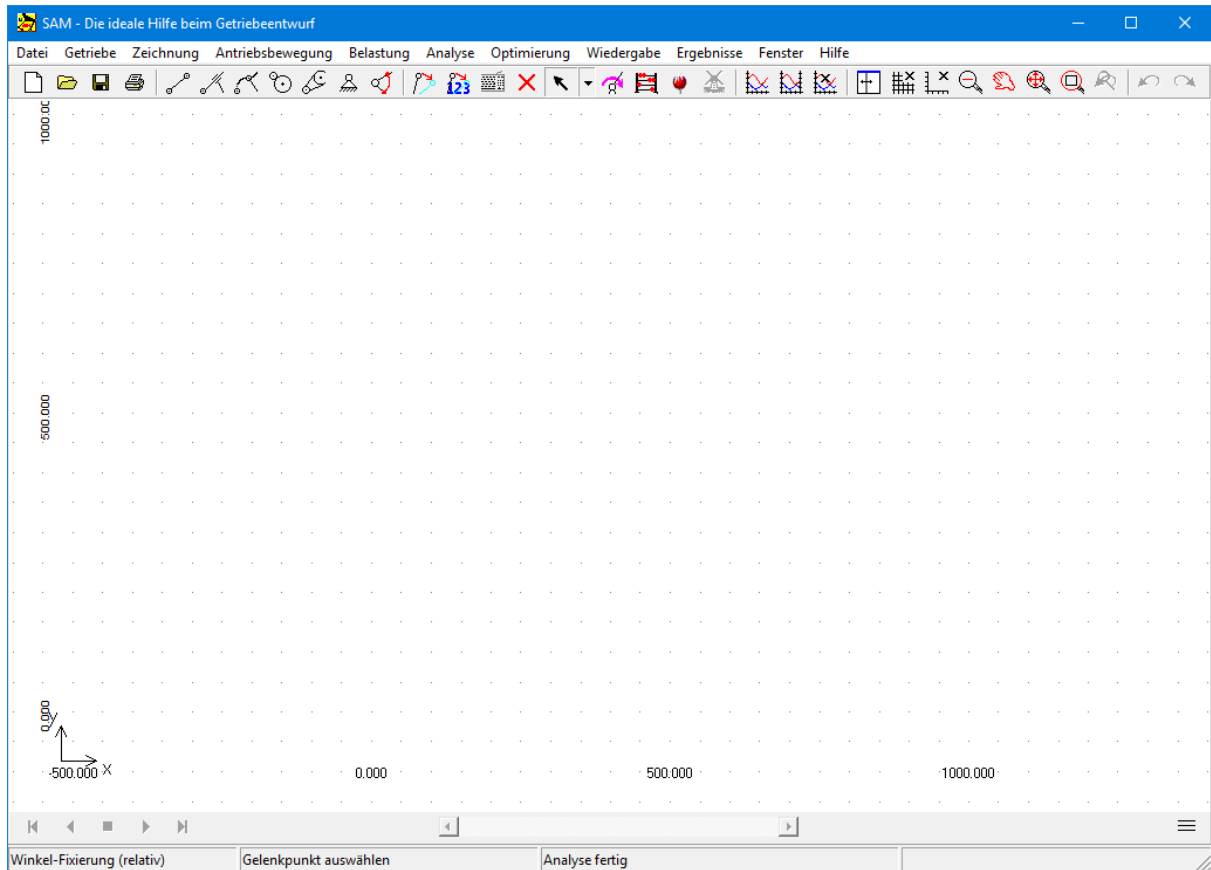
Klicken Sie auf OK

Nun wird das Display-Raster aktiviert und ihr Bildschirm wird nun so aussehen:



Zwei-Fenster Darstellung (links: XYGraph, rechts: Arbeitsfeld mit vorgegebenem Raster)

Wählen Sie die Ein-Fenster Wiedergabe des Getriebes indem Sie mehrmals auf  klicken



Ein-Fenster Darstellung von Arbeitsfeld mit vorgegebenem Raster

Wählen Sie "Glieder" aus dem Getriebe-Menü oder klicken Sie auf 

Sie können nun beginnen, ein Glied zu zeichnen.

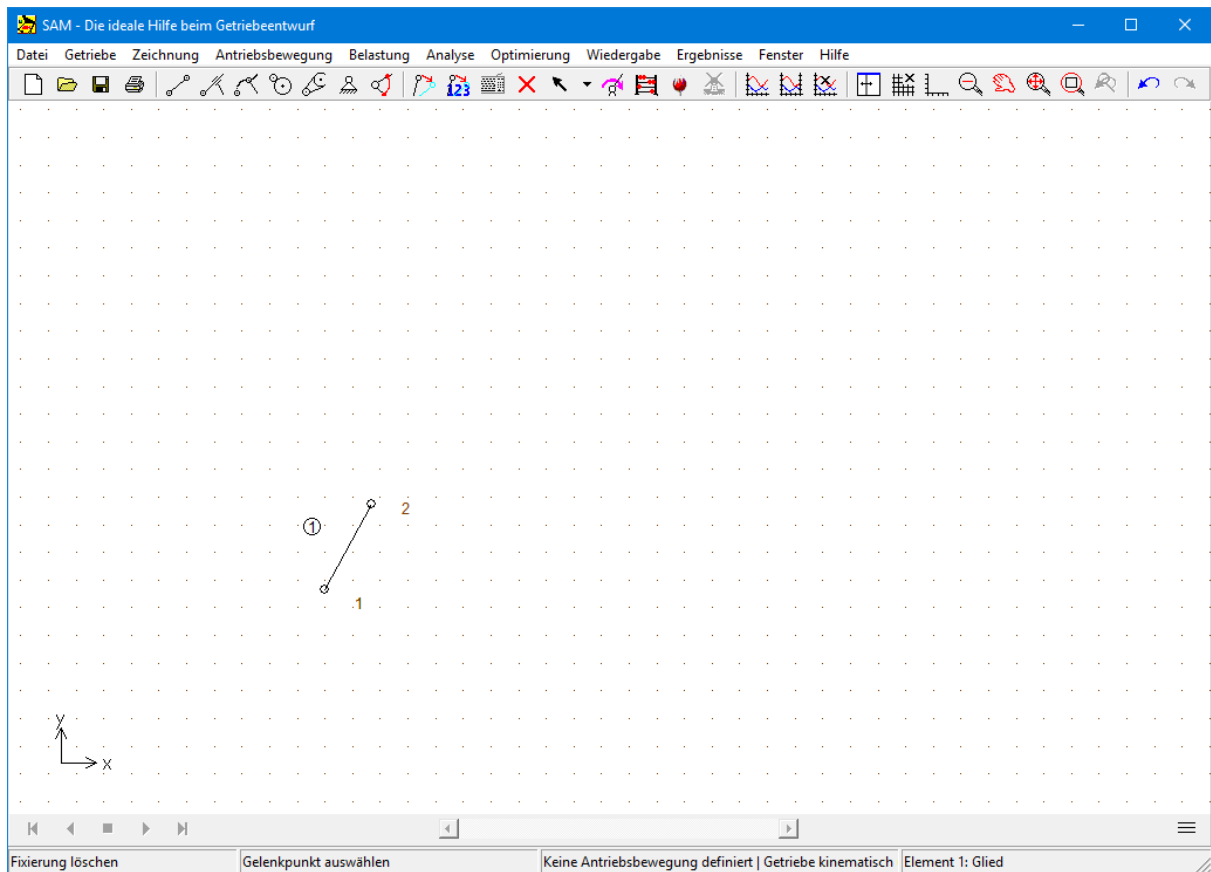
Bewegen Sie die Maus zum Startpunkt des Gliedes und drücken Sie die linke Maustaste, um das erste Gelenk zu setzen.

Während Sie die Maus bewegen, können Sie die jeweiligen Koordinaten am unteren Rand des Fensters ablesen.

Bewegen Sie die Maus zum Endpunkt des Gliedes und drücken Sie die linke Maustaste, um das Glied fest zu legen.

Während Sie die Maus bewegen, werden die momentanen Umrisse des Gliedes gezeigt. Wenn Sie die Erstellung des Gliedes abbrechen wollen (das erste Gelenk wird immer ausgewählt, aber das zweite Gelenk nicht), drücken Sie die rechte Maustaste. Wenn ein Glied bereits erstellt wurde, und Sie möchten es wieder löschen, können Sie das mit "Element löschen" im Menü Getriebe tun.

Ihr Bildschirm sollte nun so aussehen:

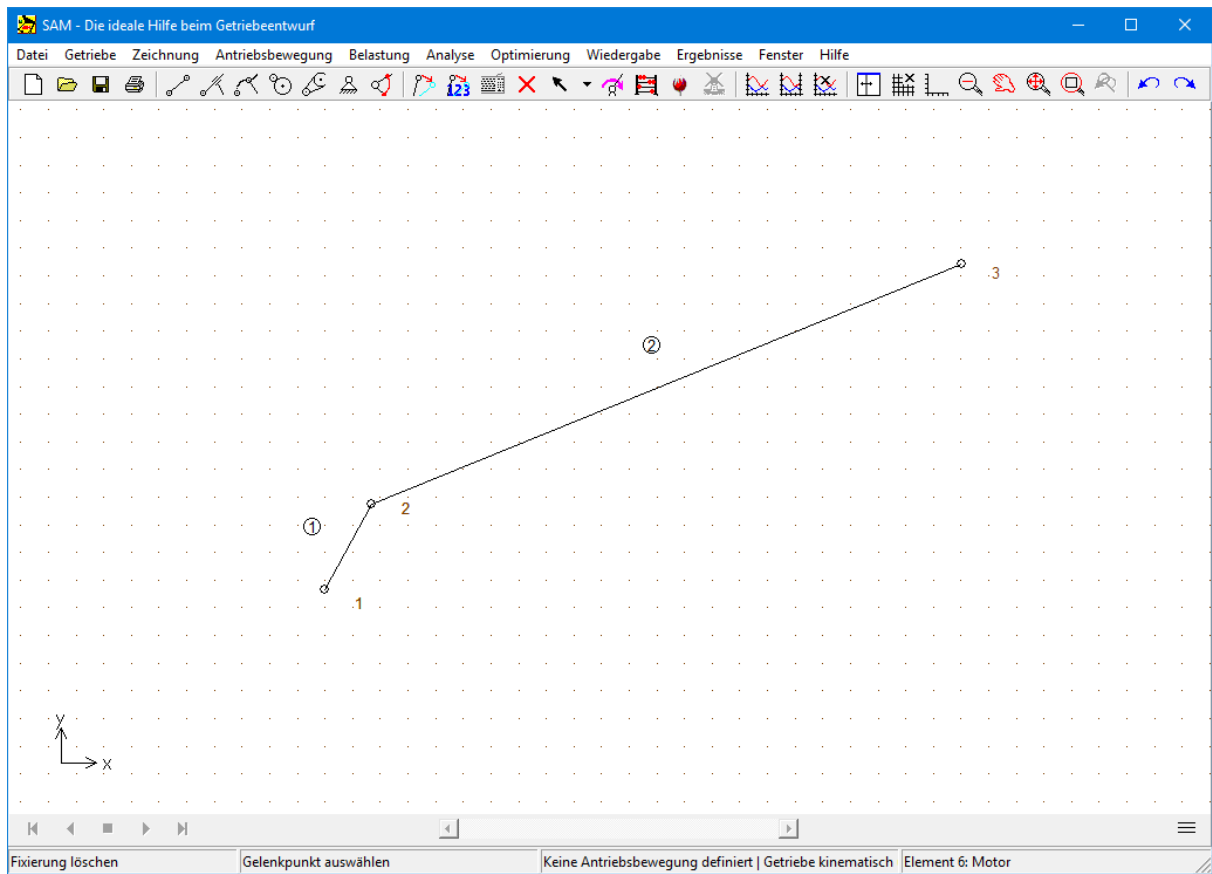


Arbeitsfeld nach Erstellung des ersten Gliedes

Erstellen Sie ein zweites Glied. Bewegen Sie die Maus zum Gelenk 2 des ersten Gliedes und klicken Sie einmal, dann bewegen Sie die Maus in eine neue Position und klicken erneut.

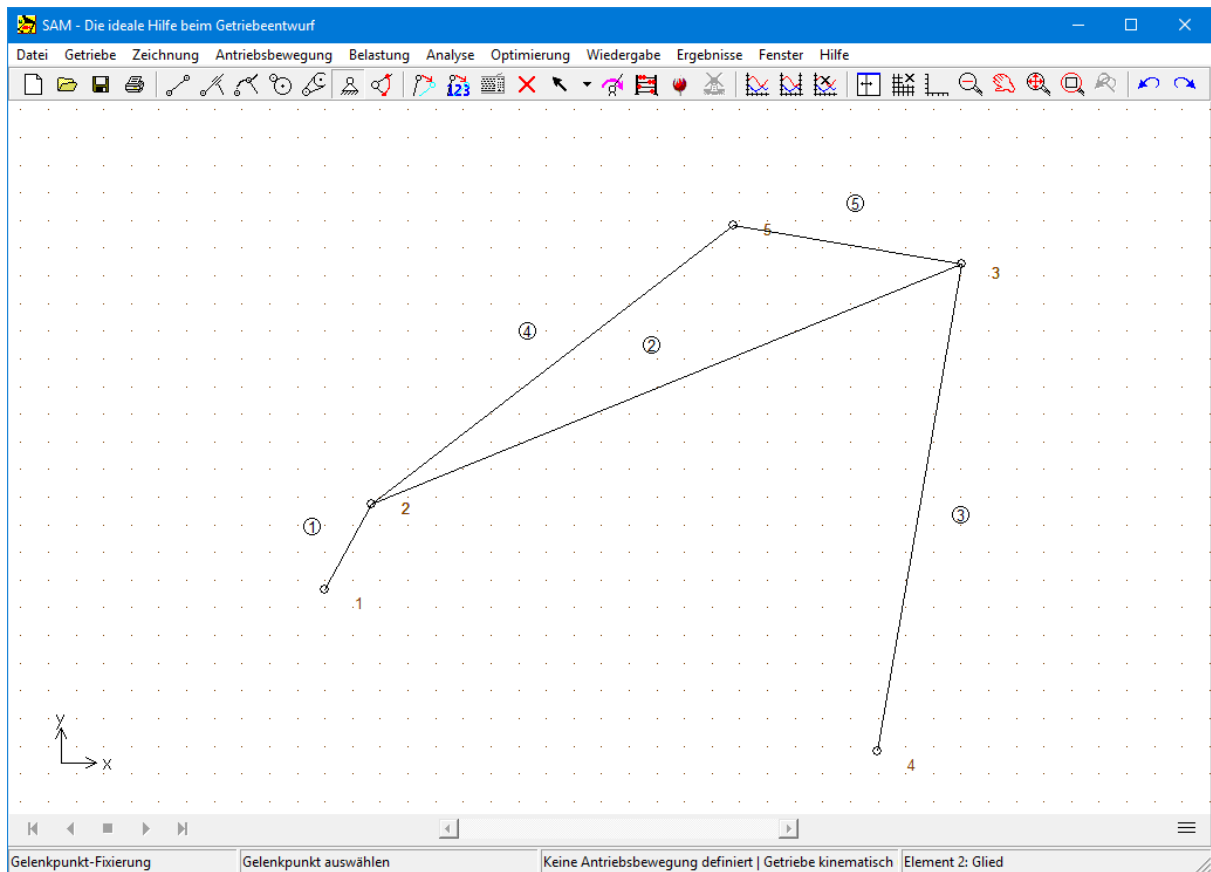
Das zweite Glied wird nach derselben Vorgehensweise wie das erste erstellt, mit der Ausnahme, daß eines der Gelenke des neuen Gliedes mit einem Gelenk des ersten Gliedes zusammenfallen muß, um eine Verbindung herzustellen.

Wenn die Maus in die Nähe eines bereits existierenden Gelenkes kommt, zeigt die Form des Cursors, daß das neue Gelenk mit Hilfe des Fangmodus auf dieses bereits existierende Gelenk fallen wird. Wenn mit der Maus auf das existierende Gelenk geklickt wird, wird kein neues Gelenk erstellt, sondern dieses bereits vorhandene verwendet.




Arbeitsfeld nach der Erstellung eines zweiten Gliedes

Erstellen Sie alle anderen Glieder für dieses 4-Gelenk-Getriebe (mit einem Koppelpunkt) auf die gleiche Art und Weise.



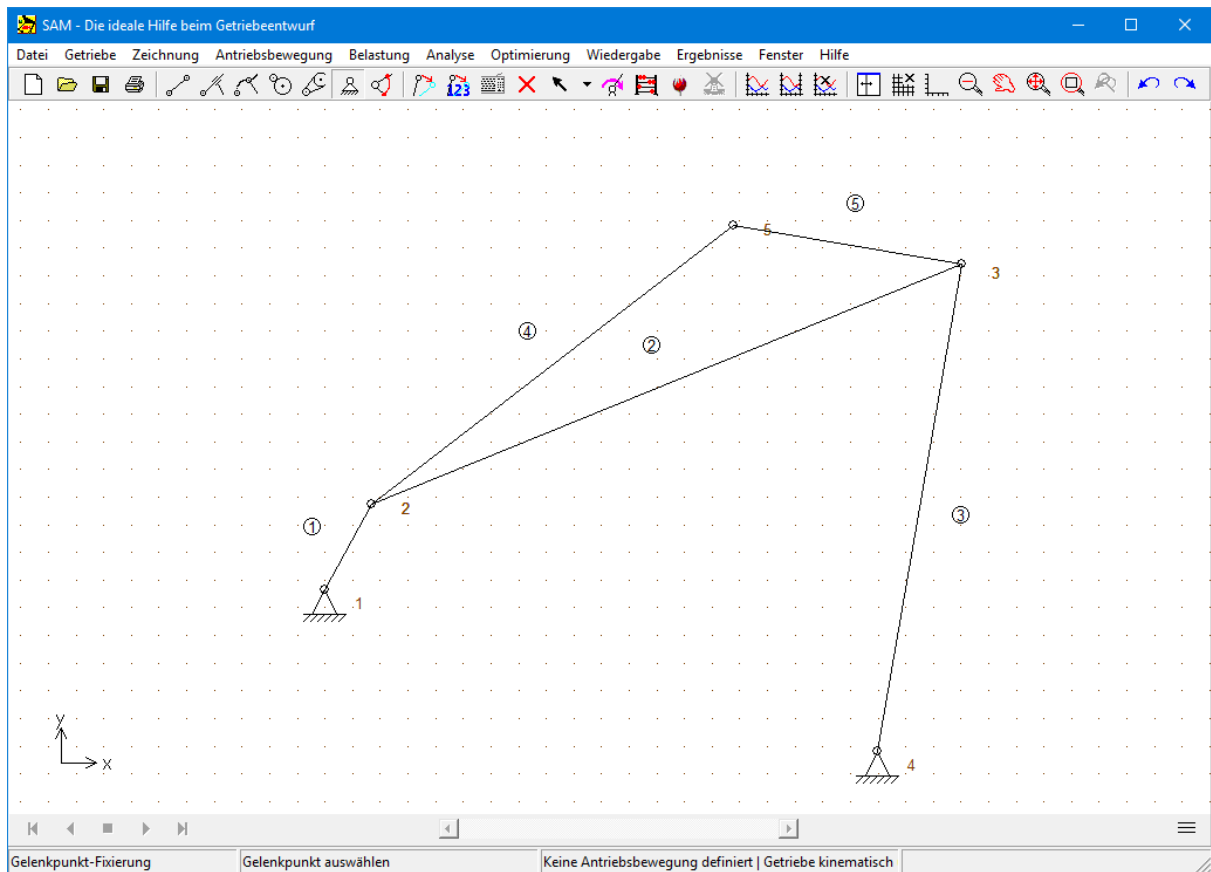
Alle Glieder des Viergelenkgetriebes wurden erstellt

Wählen Sie "Fixieren Gelenkpunkt (x und/oder y)" aus dem Getriebemenü oder drücken sie auf  in der Symbolleiste. Danach klicken Sie auf Gelenk 1 und bewegen die Maus um den Gelenkpunkt, ohne die Maustaste loszulassen, bis die xy-Einspannung angezeigt wird. Lassen Sie die Maustaste nun los.

Wie Sie sehen, hängen die Einspannbedingungen (gestellfeste Punkte) von der Cursorstellung ab. Das ist eine sehr praktische Art, die Einspannbedingungen zu definieren.

Legen Sie die gleichen Einspannbedingungen auf Gelenk 4.

Ihr Arbeitsfeld wird dann so aussehen:



Viergelenkgetriebe einschliessliche Einspannbedingungen

Wählen Sie "Winkel (Drehbewegung)" aus dem Menü "Antriebsbewegung" oder klicken Sie auf  und danach auf das Gelenk 1.

Die Dialogbox "Definition Antriebsbewegung" erscheint. In der Eingabebox befindet sich eine Liste, die verschiedene Grundbewegungen beinhaltet, die miteinander kombiniert werden können. Die Graphik rechts im Bild stellt die ausgewählte Antriebsfunktion dar. Zu Beginn ist die Liste leer.

Polynom 5.Grades | Datei | Spline | Trapez-1 | Trapez-2
Linear | Kwadratisch | Geneigte Sinuskurve | Polynom 345

Parameter	Wert	Einheiten
Bewegung	360.000	[deg]
Zeit	1.000	[s]
Intervalle	36	[-]

Hinzufügen | Einfügen | Ändern

Liste aktueller Bestandteile:

Nr	Type	Time	Intervals

Löschen | Alles löschen

Winkel [deg]

Winkelgeschwindigkeit [rad/s]

Winkelbeschleunigung [rad/s²]

Zwischenablage | Drucken

OK | Abbrechen

Bewegungs-Eingabe-Dialogbox

Klicken Sie auf "Hinzufügen".

Nun wird die gerade definierte Bewegung zu der bereits eingestellten Bewegung hinzugefügt (Bewegung, Dauer und Zahl der Bewegungsschritte). Auch der Graph wird aktualisiert. Wenn Sie diesen Prozeß oft genug wiederholen, können Sie durch die Kombinationsmöglichkeiten alle Arten der Antriebsbewegung eingeben. Wenn Sie eine Bewegung aus der Liste löschen möchten, aktivieren Sie die Zeile, indem Sie darauf klicken und drücken Sie dann die Taste "Löschen".

Dialogfenster Antriebsbewegung, nachdem eine Standardbewegung in die Bewegungstabelle eingegeben wurde

Klicken Sie auf OK um die heutige Antriebsbewegungsdefinition zu akzeptieren.

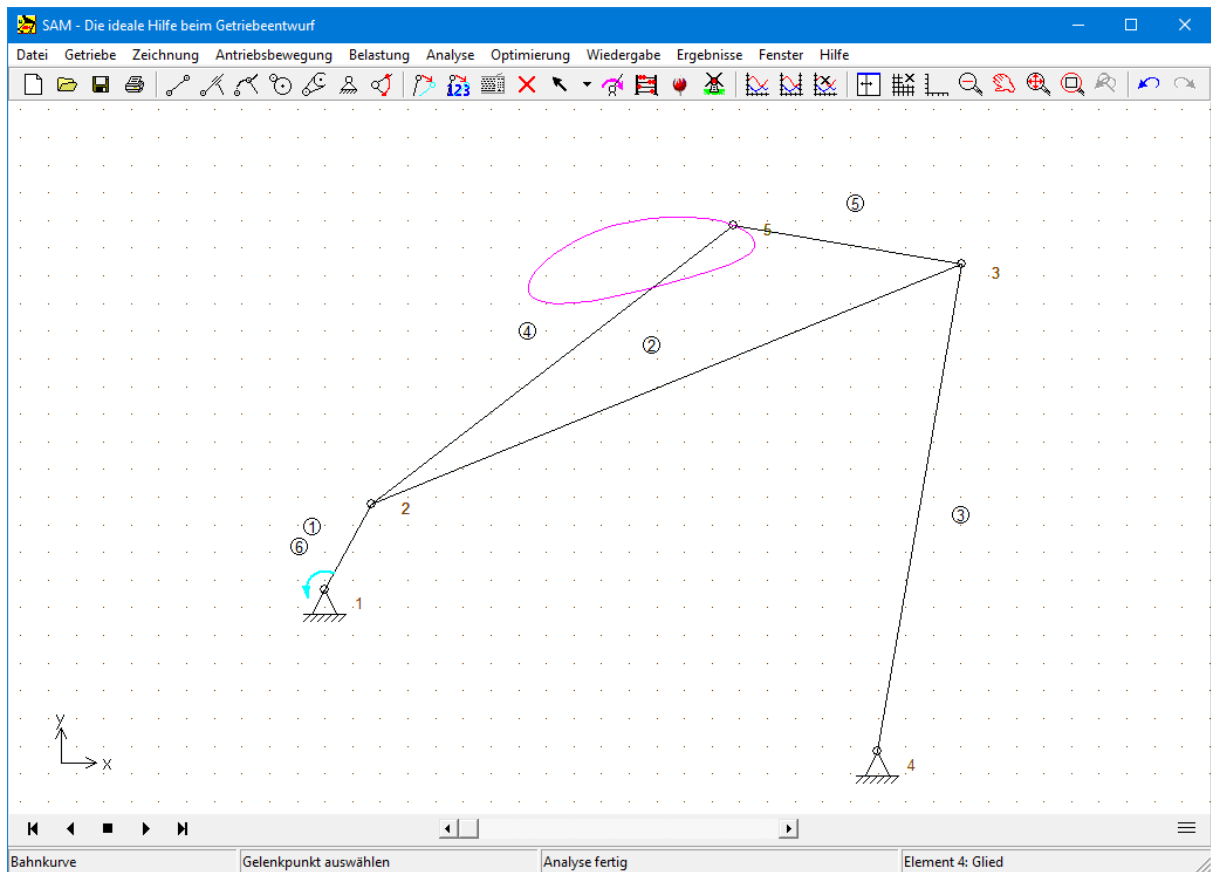
Davon ausgehend, dass Sie AUTO-RUN aktiviert haben wird nun im Hintergrund eine Standard Bewegungsanalyse durchgeführt.

Wählen Sie "Animation" aus dem Menü "Anzeige" oder klicken Sie auf 

Sie werden nun eine Animation des Getriebes sehen.

Wählen Sie "Bahnkurve" aus dem Menü "Anzeige" selektieren Sie den Koppelpunkt (Gelenk 4)

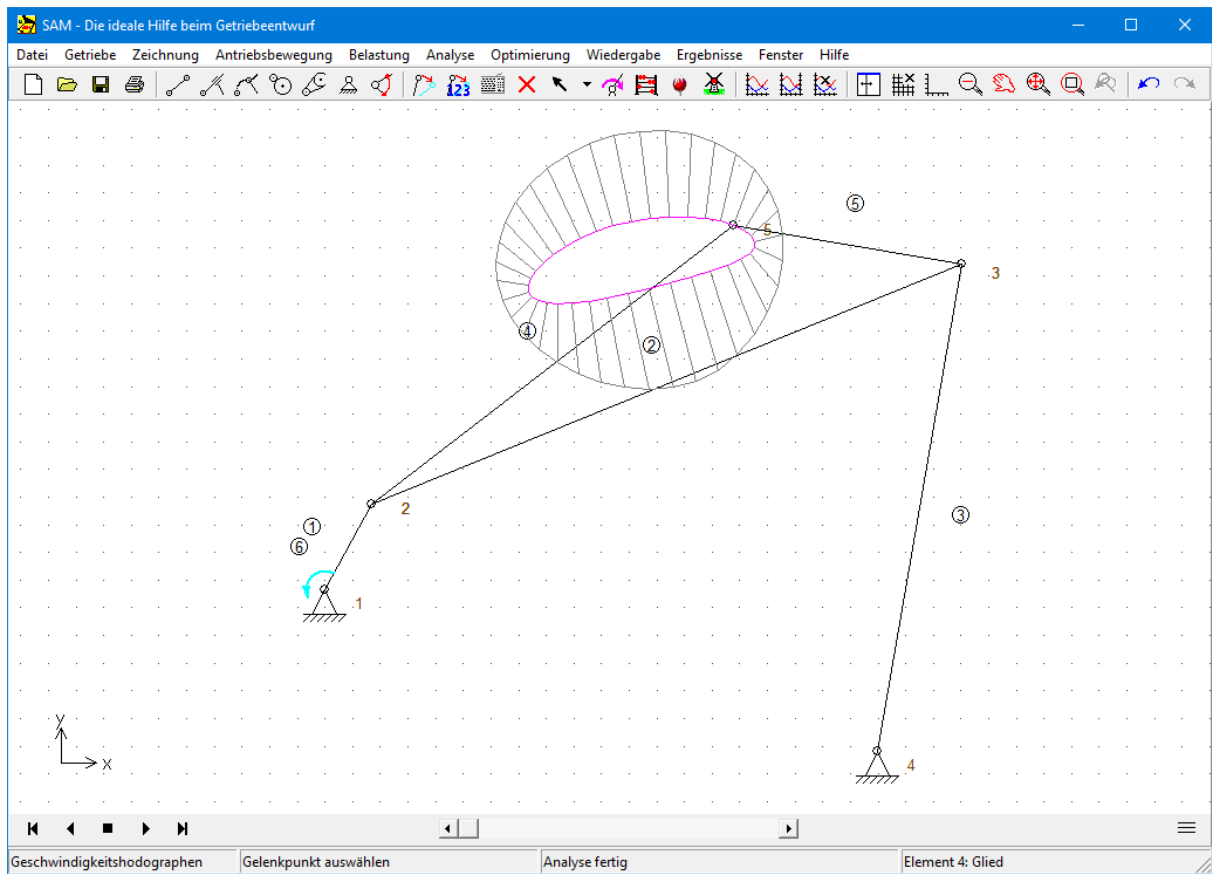
Sie werden nun die Bahnkurve dieses Punktes sehen.



Bahnkurve des Koppelpunktes

Wählen Sie "Geschwindigkeitshodograph" aus dem Menü "Anzeige" und klicken Sie erneut den Koppelpunkt (Gelenk 4).

Neben der Bahnkurve dieses Gelenkpunktes werden Sie auch den Geschwindigkeits-Hodographen sehen.



Bahnkurve und Geschwindigkeits-Hodograph des Koppelpunktes

Kapitel

5

5 Design Wizards

5.1 4-Gelenkgetriebe

Mittels Datei/Wizard/4-Gelenkgetriebe kommen Sie in den Design Wizard für 4-Gelenkgetriebe, der es Ihnen ermöglicht auf einfache Weise ein allgemeines 4-Gelenkgetriebe zu definieren und um Winkelfunctionssynthese und 3-Lagen-Synthese auszuführen.

5.1.1 Allgemein (Gelenkpunkte)

In diesem Dialog können Sie ein 4-Gelenkgetriebe definieren indem Sie die Koordinaten aller Gelenkpunkte eingeben.

4-Gelenkgetriebe Wizard

Winkel Funktionsgenerator | 3-Lagen-Synthese (I) | 3-Lagen-Synthese (II)

Allgemein (Gelenkpunkte) | Allgemein (Gestellpunkte, Kurbelwinkel, Abmessungen)

	X	Y
C	600.000 [mm]	900.000 [mm]
A	300.000 [mm]	700.000 [mm]
B	800.000 [mm]	800.000 [mm]
Ao	200.000 [mm]	500.000 [mm]
Bo	800.000 [mm]	400.000 [mm]

Erstellung eines 4-Gelenkgetriebes mittels Definition der Gelenkpunkte.

Nach OK kehrt man mit F8 wieder in den Wizard zurück

OK Abbrechen

Design Wizard 4-Gelenkgetriebe "Allgemein (Gelenkpunkte)"

5.1.2 Allgemein (Gestellpunkte, Kurbelwinkel, Abmessungen)

In diesem Dialog können Sie ein 4-Gelenkgetriebe definieren indem Sie die Koordinaten der Gestellpunkte, den Kurbelwinkel und die übrigen Abmessungen eingeben.

4-Gelenkgetriebe Wizard

Winkel Funktionsgenerator	3-Lagen-Synthese (I)	3-Lagen-Synthese (II)												
Allgemein (Gelenkpunkte)	Allgemein (Gestellpunkte, Kurbelwinkel, Abmessungen)													
Alfa <input type="text" value="57.296"/> [deg]														
a <input type="text" value="200.000"/> [mm]	<input checked="" type="checkbox"/> B links von A-Bo													
b <input type="text" value="400.000"/> [mm]														
c <input type="text" value="500.000"/> [mm]														
u <input type="text" value="350.000"/> [mm]														
v <input type="text" value="150.000"/> [mm]														
<table border="1"> <thead> <tr> <th colspan="2">X</th> <th colspan="2">Y</th> </tr> </thead> <tbody> <tr> <td>Ao <input type="text" value="200.000"/> [mm]</td> <td><input type="text" value="500.000"/> [mm]</td> <td><input type="text" value="500.000"/> [mm]</td> <td><input type="text" value="400.000"/> [mm]</td> </tr> <tr> <td>Bo <input type="text" value="800.000"/> [mm]</td> <td><input type="text" value="400.000"/> [mm]</td> <td></td> <td></td> </tr> </tbody> </table>			X		Y		Ao <input type="text" value="200.000"/> [mm]	<input type="text" value="500.000"/> [mm]	<input type="text" value="500.000"/> [mm]	<input type="text" value="400.000"/> [mm]	Bo <input type="text" value="800.000"/> [mm]	<input type="text" value="400.000"/> [mm]		
X		Y												
Ao <input type="text" value="200.000"/> [mm]	<input type="text" value="500.000"/> [mm]	<input type="text" value="500.000"/> [mm]	<input type="text" value="400.000"/> [mm]											
Bo <input type="text" value="800.000"/> [mm]	<input type="text" value="400.000"/> [mm]													
<p>Erstellung eines 4-Gelenkgetriebes mittels Definition der Gestellpunkte Ao, Bo, dem Kurbelwinkel alfa und den Abmessungen a, b, c, u und v.</p>														
<p>Nach OK kehrt man mit F8 wieder in den Wizard zurück</p>														
<p>OK Abbrechen</p>														

Design Wizard 4-Gelenkgetriebe "Allgemein (Gestellpunkte, Kurbelwinkel, Abmessungen)"

5.1.3 Winkel Funktionssynthese

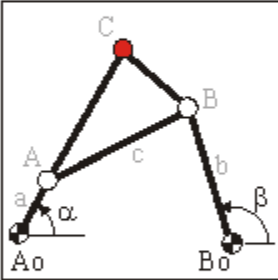
Ausgehend von den 3 (oder mehr) spezifizierten Winkelpaaren der Kurbel-Schwinge wird das entsprechende 4-Gelenkgetriebe synthetisiert. Bei 3 Winkelpaaren kann eine exakte Lösung gefunden werden, während bei mehr als 3 Winkelpaaren nur eine angenäherte Lösung gefunden werden kann.

4-Gelenkgetriebe Wizard ✕

Allgemein (Gelenkpunkte) | Allgemein (Gestellpunkte, Kurbelwinkel, Abmessungen)
 Winkel Funktionsgenerator | 3-Lagen-Synthese (I) | 3-Lagen-Synthese (II)

	alfa [deg]	beta [deg]	
1	30.000	35.000	^
2	40.000	37.000	
3	70.000	42.000	
4			
5			
6			v

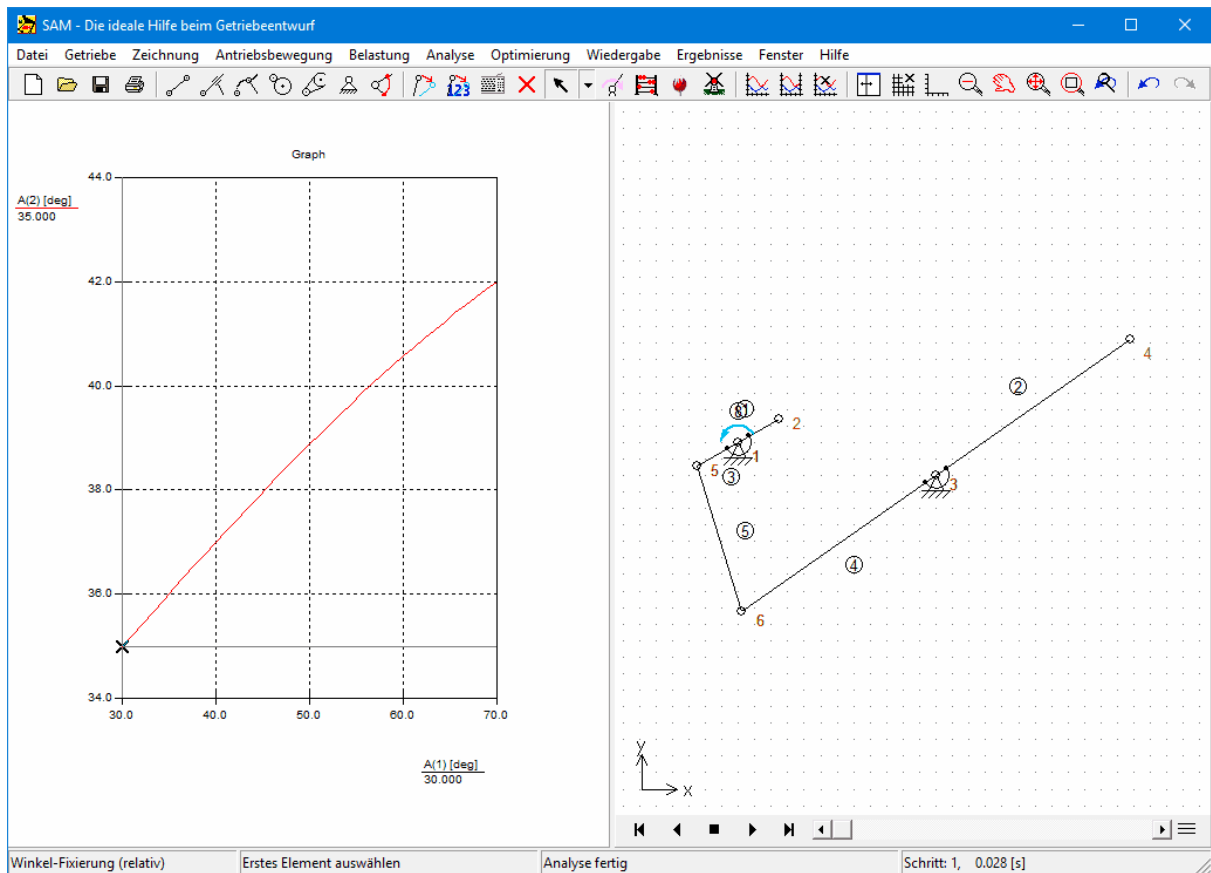
Ao [mm] [mm]
 Bo [mm] [mm]



Ausgehend von den 3 (oder mehr) spezifizierten Winkelpaaren der Kurbel-Schwinge wird das entsprechende 4-Gelenkgetriebe synthetisiert (nach Freudenstein). Manche Lösungen sind ungültig, da die verschiedenen Stellungen nur erreicht werden können wenn das Getriebe zwischenzeitig demontiert wird.

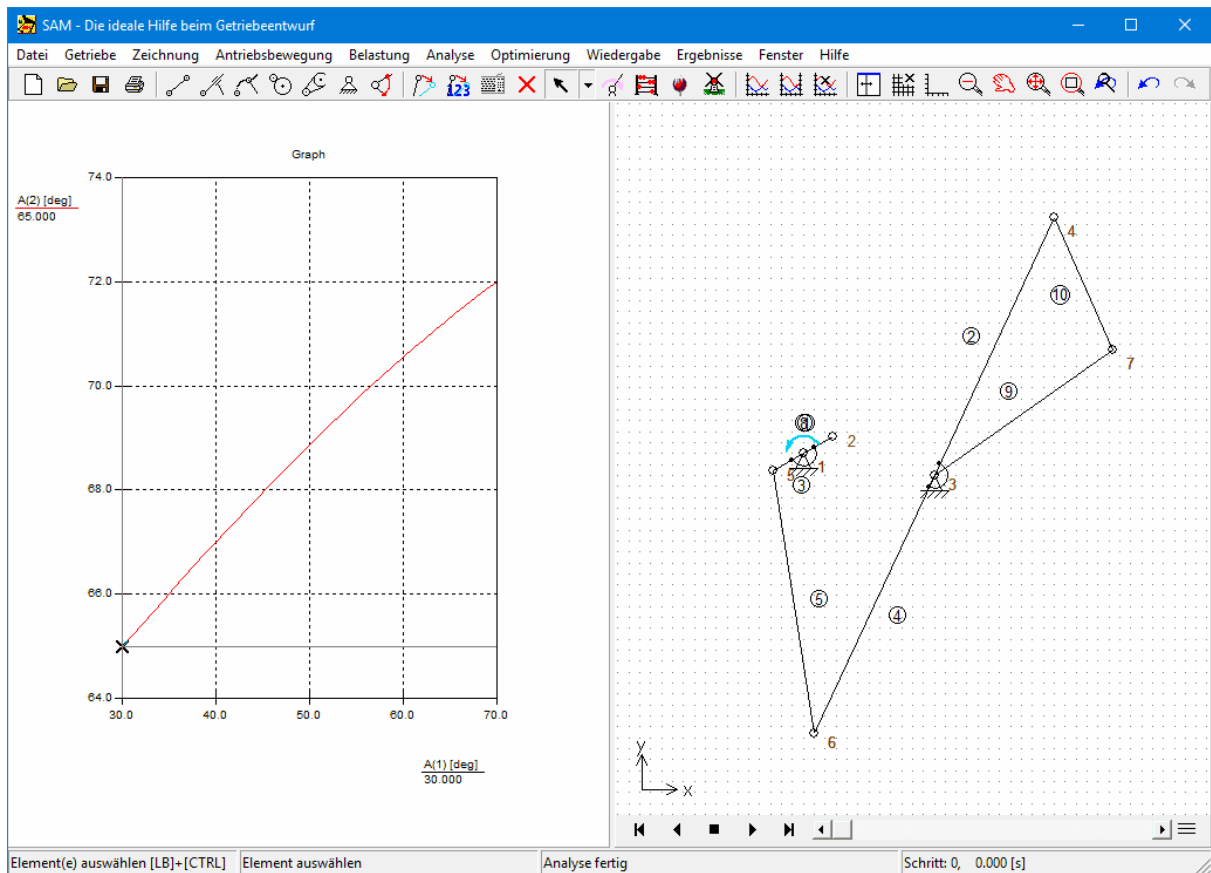
Nach OK kehrt man mit F8 wieder in den Wizard zurück

Design Wizard 4-Gelenkgetriebe "Winkel Funktionsgenerator"



Resultat des Design Wizards "Winkel Funktionsgenerator" ausgehend von den Standardwerten

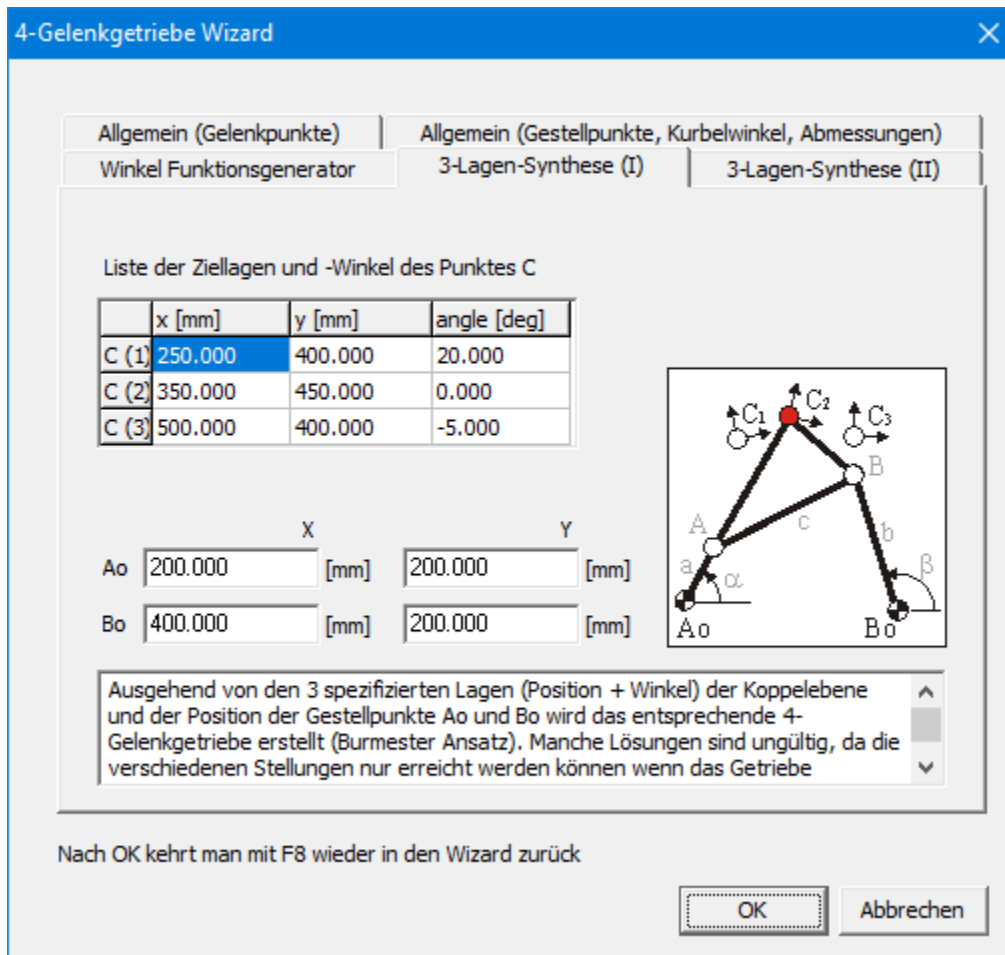
Manche Lösungen sind ungültig, da die verschiedenen Stellungen nur erreicht werden können wenn das Getriebe zwischenzeitig demontiert wird. In einem solchen Fall kann der Benutzer alternative Lösungen suchen indem ein Montagewinkel an der Kurbel, der Schwinge oder an beiden Elementen eingeführt wird, den man mit einem extra Element wieder kompensiert. Im Grunde ändert man hiermit nur das Referenzsystem in dem die Winkel definiert sind.



Resultat des Design Wizards "Winkel Funktionsgenerator" (bei 30 Grad Montagewinkel der Schwinge)

5.1.4 3-Lagen-Synthese (I)

Ausgehend von den 3 spezifizierten Lagen (Position + Winkel) der Koppelenebene und der Position der Gestellpunkte A_0 und B_0 wird das entsprechende 4-Gelenkgetriebe erstellt.

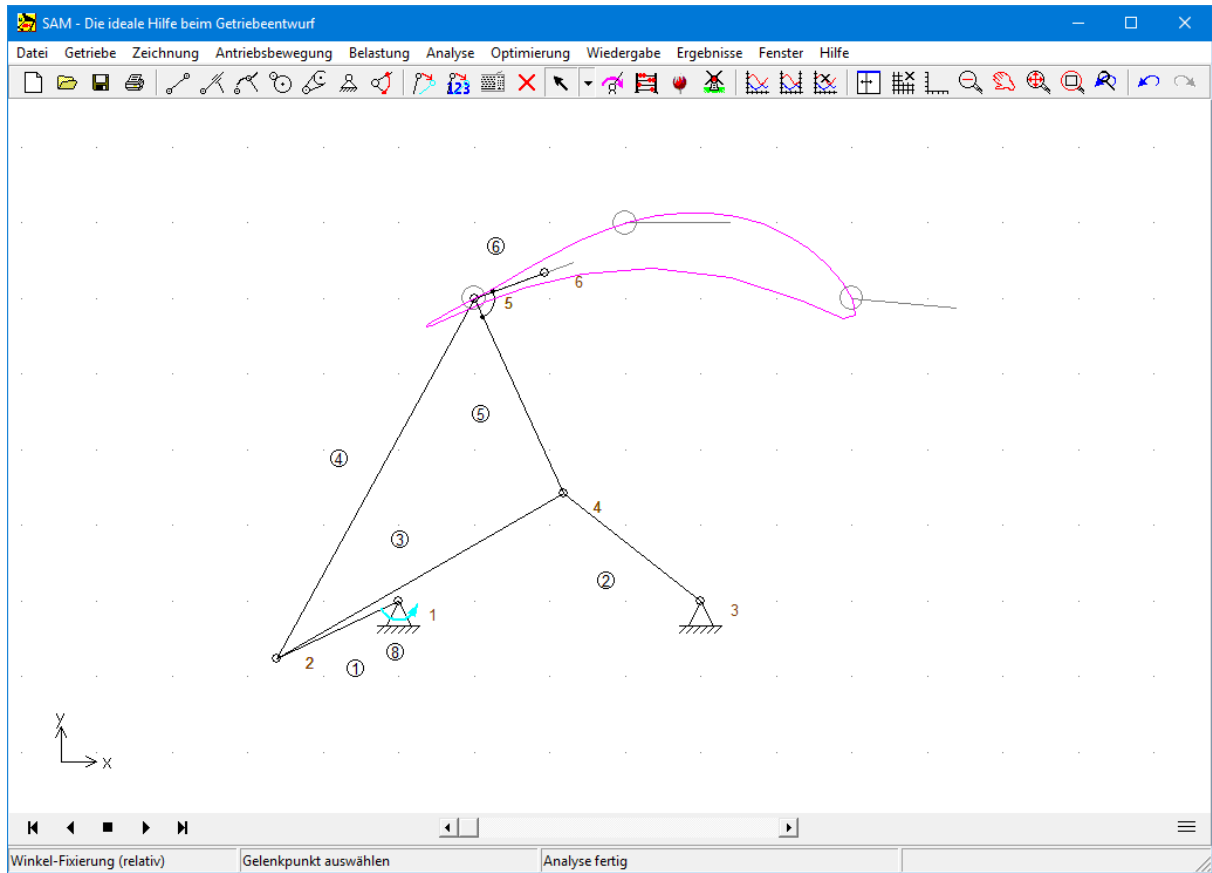


Design Wizard 4-Gelenkgetriebe "3-Lagen-Synthese (I)"

Manche Lösungen sind ungültig, da die verschiedenen Stellungen nur erreicht werden können wenn das Getriebe zwischenzeitlich demontiert wird. Auch kann es vorkommen, dass die Ziellagen in der verkehrten Reihenfolge durchlaufen werden und dass daher die Kurbelrotation invertiert werden muss.

Wenn keine brauchbare Lösung gefunden wird kann der Gebraucher mit <F8> zurückkehren in den Dialog und Änderungen in der Spezifikation durchführen.

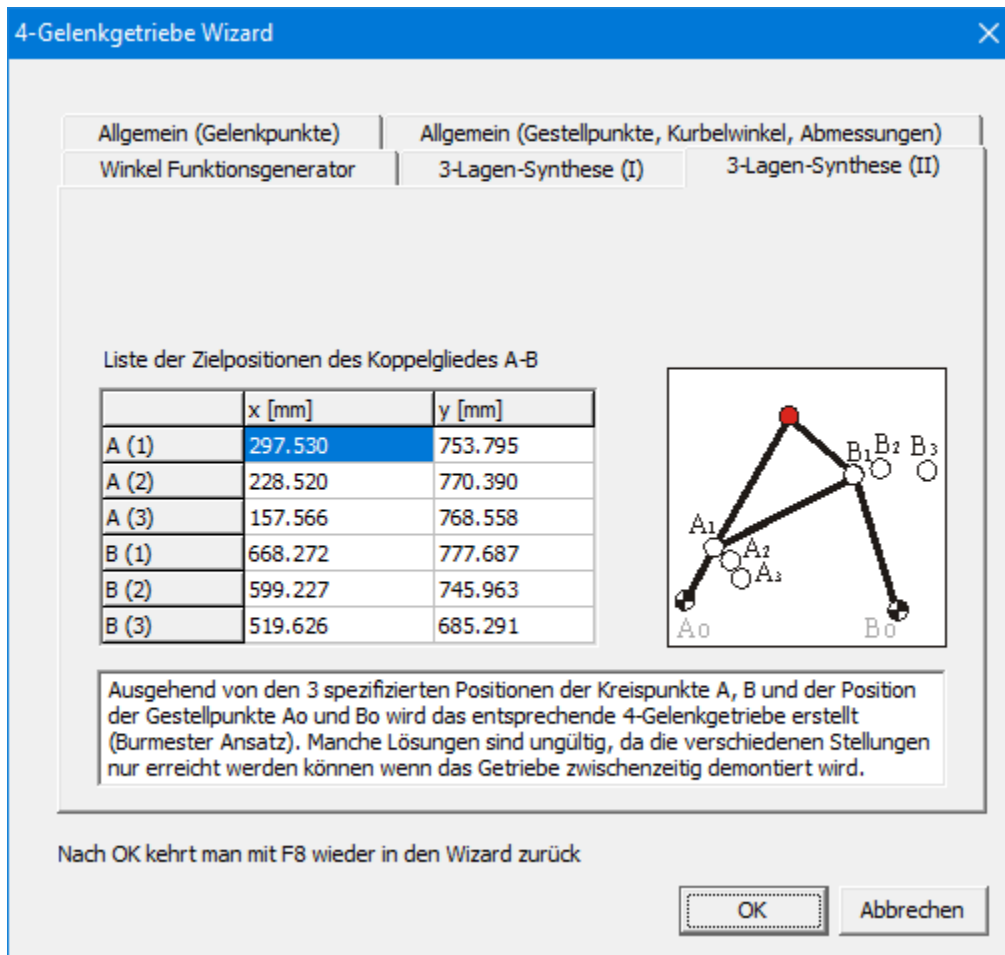
Es können die Koordinaten der Gestellpunkte angepasst werden oder z.B. die mittlere Ziellage, die häufig im Vergleich zu den Endlagen weniger kritisch ist. Nachdem OK gewählt ist, wird das Getriebe automatisch synthetisiert wonach die Bewegung der Koppelebene ausgehend von einer 360 Grad Rotation der Kurbel berechnet und zusammen mit den 3 Zielebenen dargestellt wird.



Ergebnis des Design Wizards "3-Lagen-Synthese (I)"

5.1.5 3-Lagen-Synthese (II)

Ausgehend von den 3 spezifizierten Positionen der beiden Kreispunkte A und B und der Position der Gestellpunkte A₀ und B₀ wird das entsprechende 4-Gelenkgetriebe erstellt.



Design Wizard 4-Gelenkgetriebe "3-Lagen-Synthese (II)"

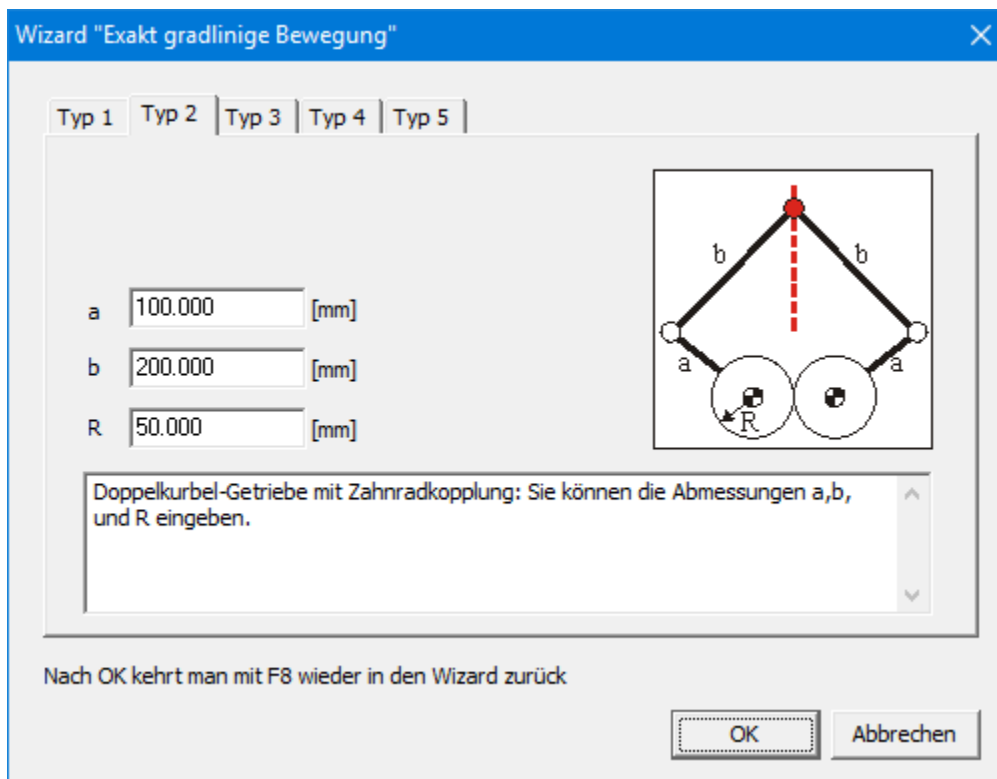
Manche Lösungen sind ungültig, da die verschiedenen Stellungen nur erreicht werden können wenn das Getriebe zwischenzeitlich demontiert wird. Auch kann es vorkommen, dass die Ziellagen in der verkehrten Reihenfolge durchlaufen werden und dass daher die Kurbelrotation invertiert werden muss.

Wenn keine brauchbare Lösung gefunden wird kann der Gebraucher mit <F8> zurückkehren in den Dialog und Änderungen in der Spezifikation durchführen.

5.2 Exakte Geradföhrung

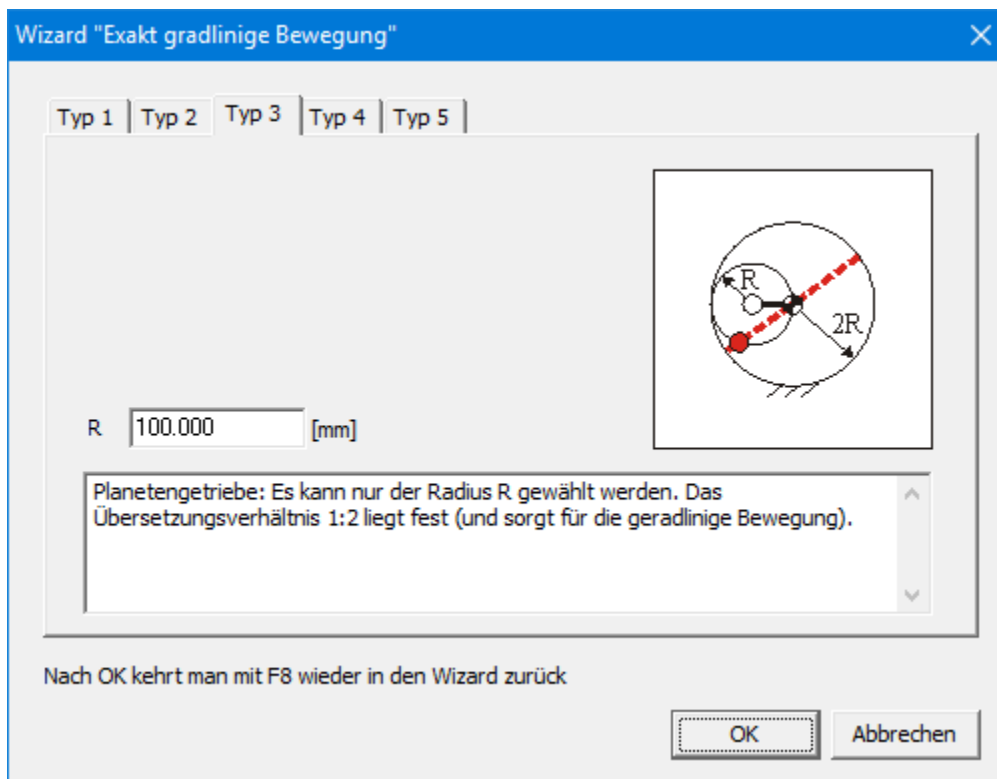
Mittels Datei/Wizard/Exakte Geradföhrung kommen Sie in den Design Wizard der verschiedene Getriebetypen anbietet mit deren Hilfe eine exakt geradlinige Bewegung erzeugt werden kann.

5.2.2 Doppelkurbel Getriebe



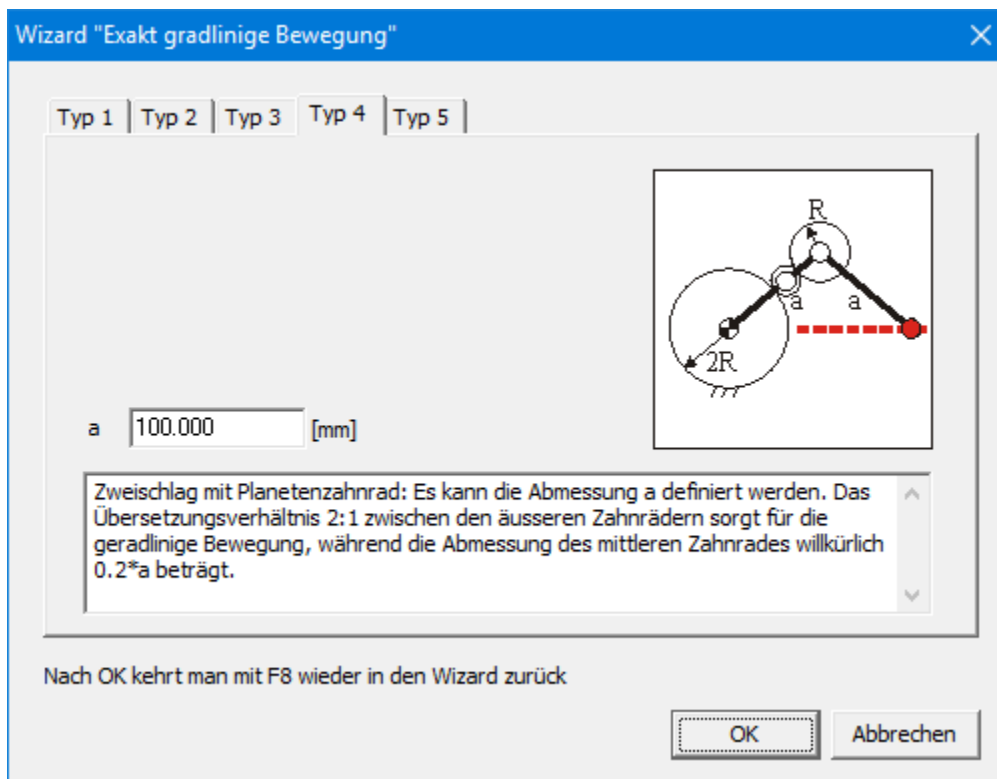
Design Wizard Exakte Geradföhrung "Doppelkurbel Getriebe"

5.2.3 Planetengetriebe



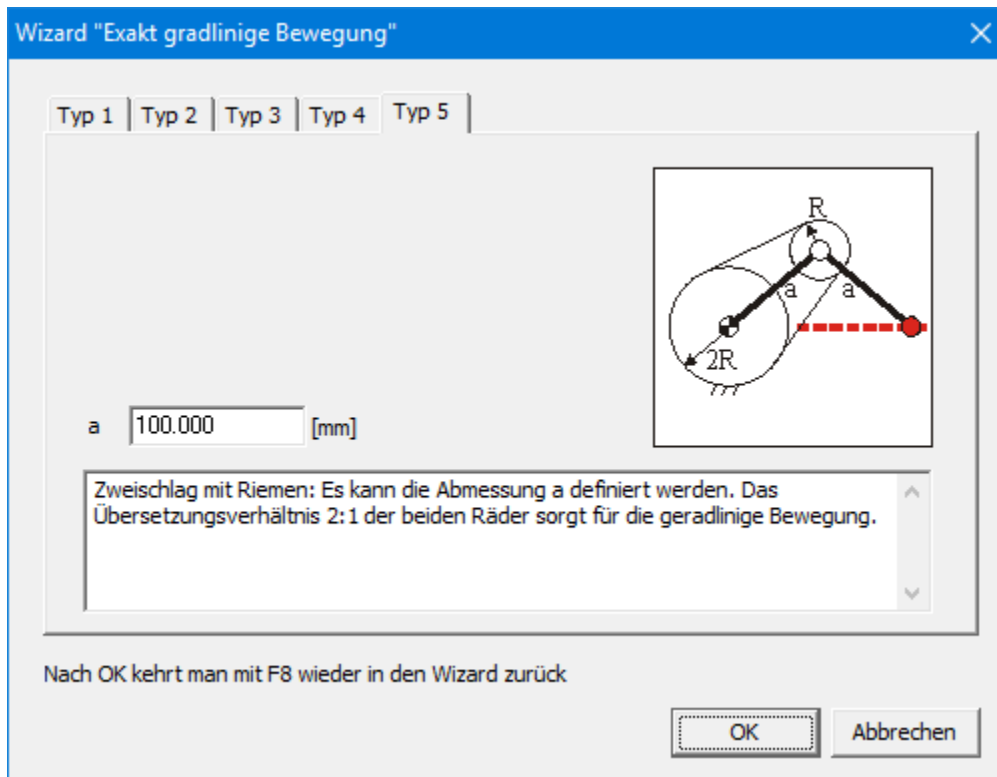
Design Wizard Exakte Geradföhrung "Planetengetriebe"

5.2.4 Zweischlag mit Planetenzahnrad



Design Wizard Exakte Geradführung "Zweischlag mit Planetenzahnrad"

5.2.5 Zweischlag mit Riemen



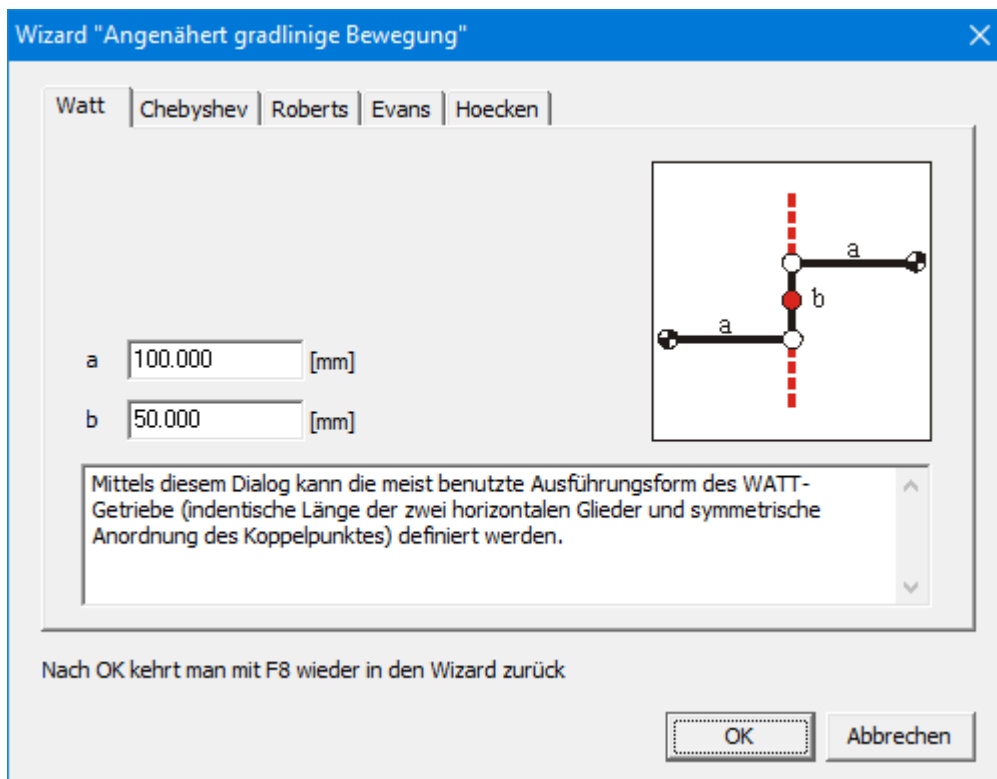
Design Wizard Exakte Geradföhrung "Zweischlag mit Riemen"

5.3 Angenäherte Geradföhrung

Mittels Datei/Wizard/Angenäherte Geradföhrung kommen Sie in den Design Wizard für die Erzeugung einer angenäherten geradlinigen Bewegung auf Basis eines 4-Gelenkgetriebes. Die 5 verschiedenen Ausführungsformen tragen die Namen ihrer Erfinder:

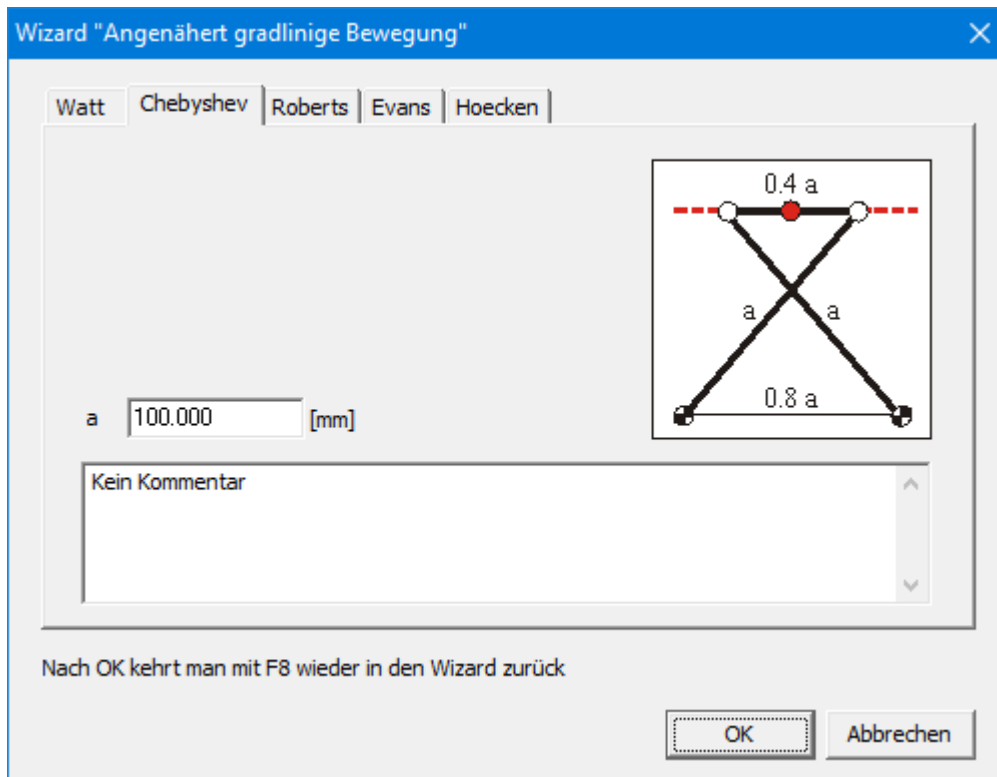
- Watt
- Chebyshev
- Roberts
- Evans
- Hoecken

5.3.1 Watt



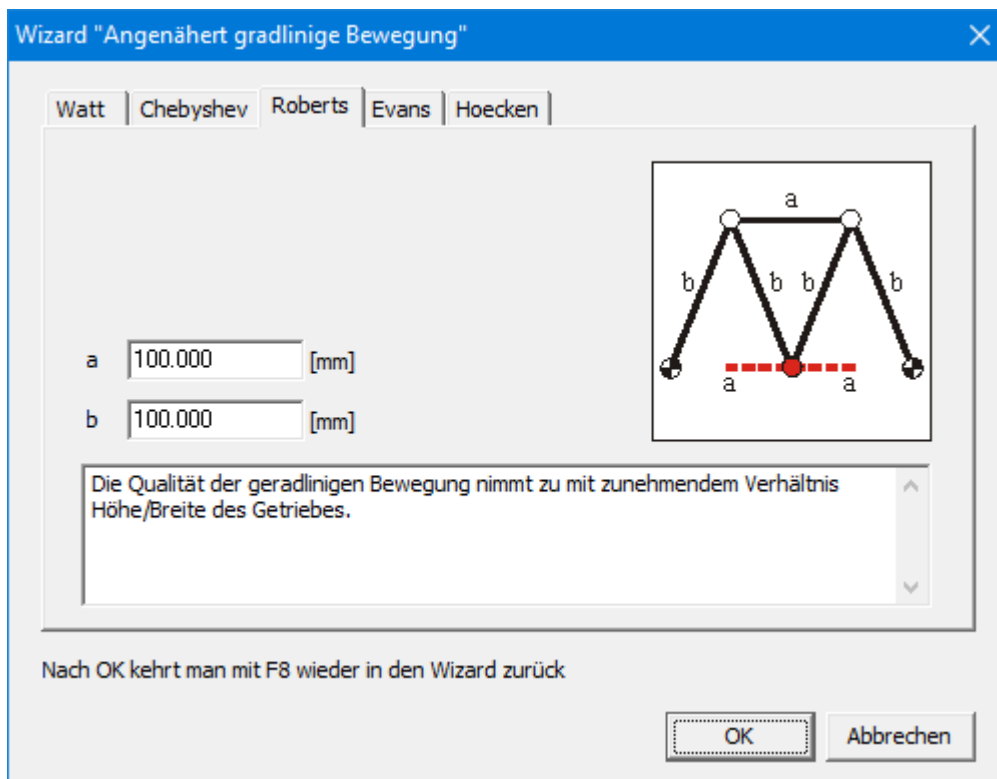
Design Wizard Angenäherte Geradföhrung "Watt"

5.3.2 Chebyshev



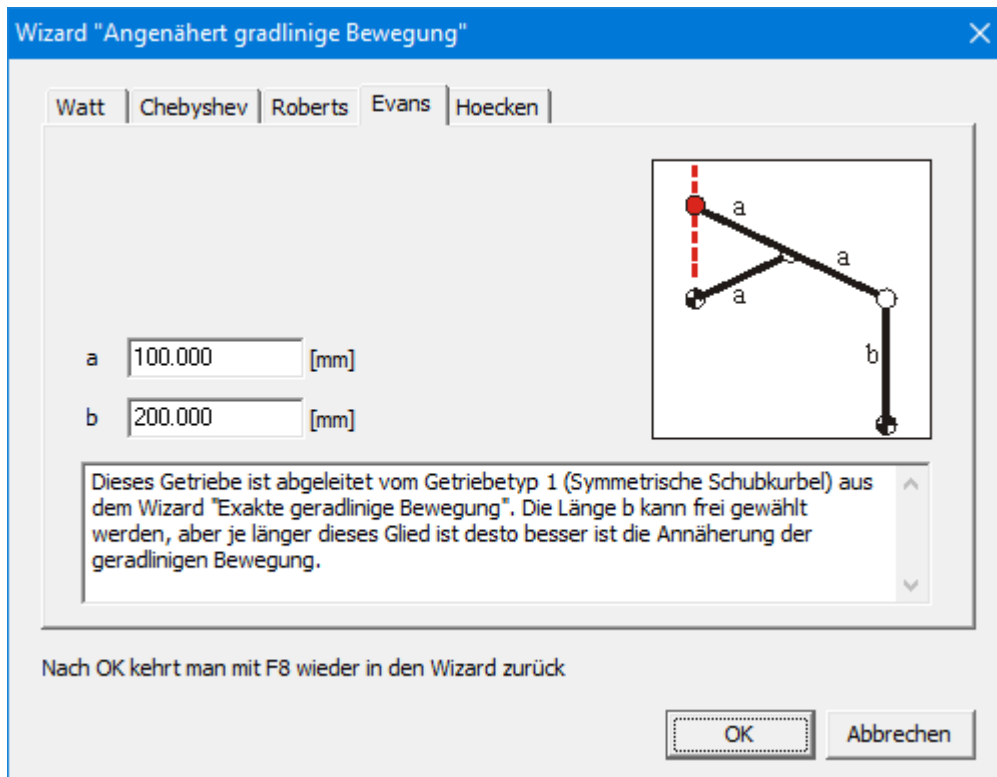
Design Wizard Angenäherte Geradföhrung "Chebyshev"

5.3.3 Roberts



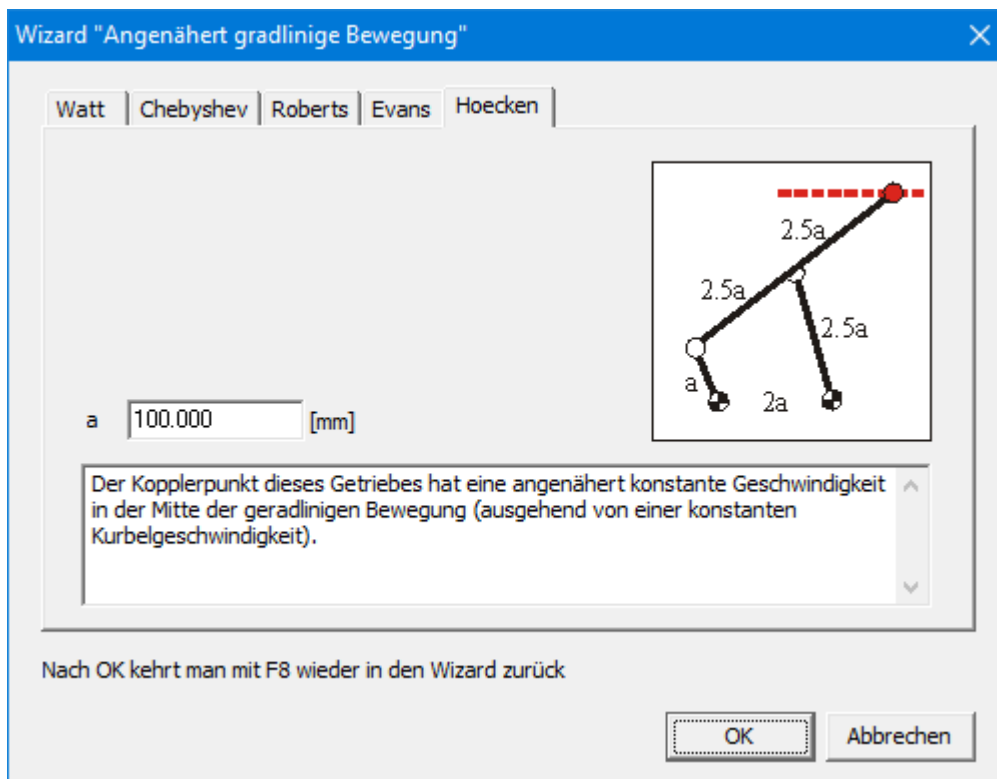
Design Wizard Angenäherte Geradföhrung "Roberts"

5.3.4 Evans



Design Wizard Angenäherte Geradföhrung "Evans"

5.3.5 Hoecken



Design Wizard Angenäherte Geradföhrung "Hoecken"

Kapitel

6

6 Gesichtspunkte der Modellerstellung

6.1 Einheiten

Einheiten in Analyseprogrammen sind meistens eine verzwickte Sache. Um Ihnen das Leben so einfach wie möglich zu machen, bietet SAM eine ausführliche Palette von Einheiten aus denen Sie wählen können (=> Datei>Einstellungen>Zahlendarstellung & Einheiten). Außerdem können die Einstellungen jederzeit geändert werden, wonach alle Daten automatisch an das neue Einheitensystem angepaßt werden.

*Beim **Importieren** externer Daten (Bewegungsdatei, Kraftdefinition, Optimierungsreferenzdatei oder DXF Datei) kann der Benutzer angeben, wie die Daten in dieser Datei zu interpretieren sind. Es kann entweder dem SI(rad)-Einheitensystem entsprechen, was bedeutet, dass die Daten in das derzeit aktive Einheitensystem konvertiert werden, oder die Daten können so importiert werden, wie sie sind, was bedeutet, dass die Daten bereits in dem derzeit aktiven Einheitensystem definiert sind.*


*Beim **Exportieren** von Daten wird das aktuell aktive Einheitensystem verwendet, sofern nicht anders angegeben.*

6.2 Zahlendarstellung

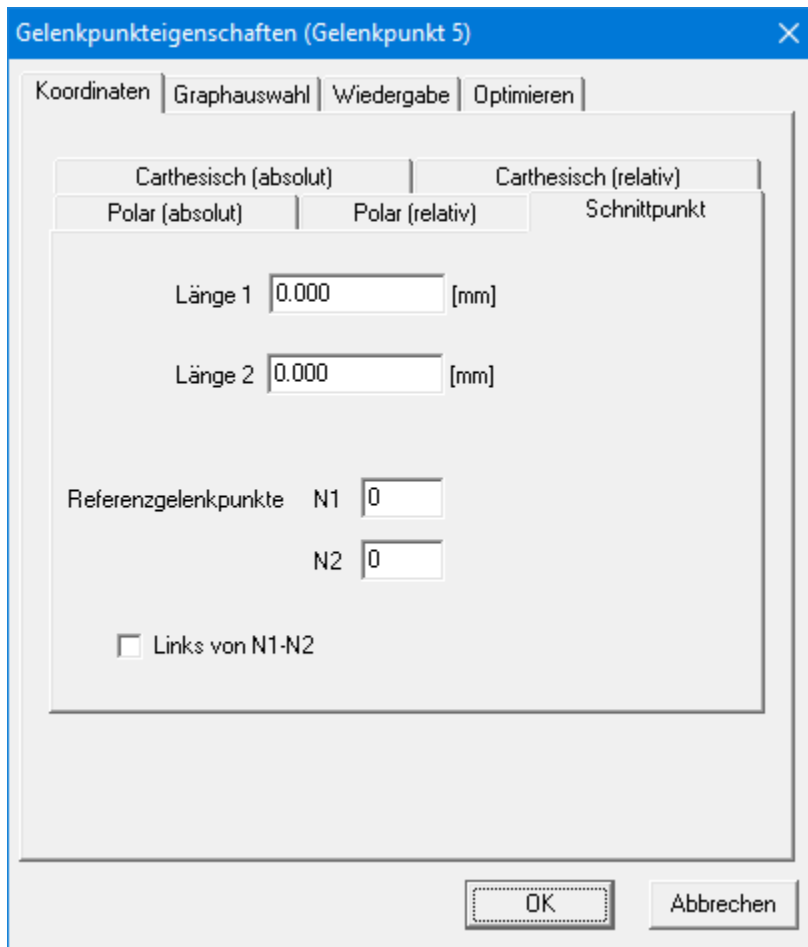
Im Dialog Datei/Einstellungen/Zahlendarstellung & Einheiten kann der Gebraucher einstellen, wie Zahlen dargestellt werden sollen. Dabei kann gewählt werden zwischen Festkomma- und Fließkommadarstellung und außerdem kann die Anzahl Dezimalen eingestellt werden. Beim Exportieren von Ergebnissen kann im Dialog Ergebnisse/Export eine separate Einstellung vorgenommen werden, die nur die exportierten Daten beeinflusst.

Die eingestellte Anzahl Dezimalen betrifft nur die Darstellung der Zahlen. Intern werden alle Zahlen mit der Genauigkeit des Fließkomma-Prozessors gespeichert. Es werden also immer alle eingegebenen Dezimalen bewahrt, auch wenn diese aufgrund einer beschränkten Dezimaldarstellung nicht auf dem Bildschirm wiedergegeben werden.

6.3 Exakte Gelenkpunktkoordinaten

Während der Konstruktion eines Getriebes werden Sie oft die Maus benutzen, um die Gelenke zu positionieren. Sie werden jedoch manchmal den Wunsch haben, exakte Gelenkpunktkoordinaten zu erhalten. Bei einem Druck auf die Leertaste, während Sie die Maustaste gedrückt haben, um den Gelenkpunkt zu setzen, erscheint ein Dialogfenster, welches verschiedene Möglichkeiten bietet um exakte Gelenkkordinaten zu erhalten. Als Alternative können Sie auch das Ikon  benutzen.

Im Allgemeinen gilt, daß die <LEERTASTE> eine Auswahl oder Angabe mittels Tastatur ermöglicht.



Dialogfenster für die Konstruktion exakter Gelenkpunkte

Die (relativen) kartesischen und polaren Koordinaten erfordern keine weitere Erklärung. Die letzte Option "Schnittpunkt" kann den Schnittpunkt zweier Kreise mit den Mittelpunkten N1 und N2 und den Längen (Radien) L1 und L2 erkennen. Sie können mit dem Knopf der Checkbox zwischen den beiden Schnittpunkten wählen.

6.4 Bewegungsdatei

Falls die Antriebsbewegung nicht durch diese Definition erstellt werden kann, können Sie das spezielle Kommando "Bewegungsdatei" wählen, welches Ihnen ermöglicht, eine Datei zu spezifizieren, die eine Liste mit Bewegungsdaten enthält.

Die Daten in der Bewegungsdatei bestimmt den Bewegungszustand in den definierten Zeitpunkten (es werden also nicht Bewegungsdauer sondern Zeitpunkte definiert).

*Beim **Importieren** einer Bewegungsdatei kann der Benutzer angeben, wie die Daten in dieser Datei zu interpretieren sind. Die Zahlenwerte können entweder dem SI(rad)-Einheitensystem entsprechen, was bedeutet, dass die Daten in das derzeit aktive Einheitensystem konvertiert werden, oder die Daten können so importiert werden, wie sie sind, was bedeutet, dass die Daten bereits in dem derzeit aktiven Einheitensystem definiert sind.*

*Beim **Exportieren** von Daten in eine Bewegungsdatei wird immer das SI(rad) Einheitensystem benutzt. Dazu werden, wenn notwendig, die Daten konvertiert, sodass diese dem SI(rad) Einheitensystem entsprechen.*

6.4.1 Format

Die Daten in einer ASCII Text Datei bestimmt den Bewegungszustand in den definierten Zeitpunkten (es werden also nicht Bewegungsdauer sondern Zeitpunkte definiert). Die Daten müssen im SI(rad) Einheiten definiert werden und das Format der Datei lautet:

0	0	vo	ao	<i>Sollte diese Zeile fehlen wird automatisch ausgegangen von vo=ao=0.</i>
t1	u1	v1	a1	
:	:	:	:	
ti	ui	vi	ai	
:	:	:	:	
tn	un	vn	an	

Hierbei sind ti die Zeitpunkte sind und ui die Verschiebungen/Verdrehungen relativ zur Ausgangsstellung des Getriebes im Zeitpunkt ti, während vi und ai die Geschwindigkeit und Beschleunigung im Zeitpunkt ti sind. In der Ausgangsstellung des Getriebes als t=0, kann keine relative Verschiebung definiert werden, daher muss immer gelten, dass uo=0.

*Beim **Importieren** der Daten aus einer Datei kann der Benutzer wählen, wie diese interpretiert werden sollen. Die Zahlenwerte können entweder dem SI(rad)-Einheitensystem entsprechen, was bedeutet, dass die Daten in das derzeit aktive Einheitensystem konvertiert werden, oder die Daten können so importiert werden, wie sie sind, was bedeutet, dass die Daten bereits in dem derzeit aktiven Einheitensystem definiert sind.*

*Beim **Exportieren** in eine Antriebsbewegungsdatei werden die aktuellen Daten aus dem aktuellen Einheitensystem umgerechnet ins SI(rad)-System und dann in die Datei geschrieben.*

Beispiel: Wenn der Benutzer untenstehende Translationsdaten importiert und dabei angegeben hat, dass es sich um SI(rad) Daten handelt, definiert die folgende Datei eine Verschiebung von 0.5 m in 2.0 s. Die Geschwindigkeit ist konstant und beträgt 0.25 m/s, während die Beschleunigung gleich Null ist.

```
0.0 0.00 0.25 0
0.2 0.05 0.25 0
0.4 0.10 0.25 0
0.6 0.15 0.25 0
0.8 0.20 0.25 0
1.0 0.25 0.25 0
1.2 0.30 0.25 0
1.4 0.35 0.25 0
1.6 0.40 0.25 0
1.8 0.45 0.25 0
2.0 0.50 0.25 0
```

6.4.2 Einlesen einer Bewegungsdatei

Im Antriebsbewegungsdialog kann die Bewegungsdatei angegeben werden, die benutzt werden soll.

*Beim **Importieren** der Daten aus einer Datei kann der Benutzer wählen, wie diese interpretiert werden sollen. Die Zahlenwerte können entweder dem SI(rad)-Einheitensystem entsprechen, was bedeutet, dass die Daten in das derzeit aktive Einheitensystem konvertiert werden, oder die Daten können so importiert werden, wie sie sind, was bedeutet, dass die Daten bereits in dem derzeit aktiven Einheitensystem definiert sind.*

6.4.3 Ergebnisse exportieren als Bewegungsdatei

Bewegungsergebnisse lassen sich mittels Ergebnisse>Exportieren... (und der richtigen Auswahl im dann erscheinenden Dialog) direkt als Bewegungsdatei speichern. Auf diese Weise ist es möglich die Bewegungsergebnisse einer Analyse direkt als Antriebsdaten in einer anderen Analyse zu benutzen.

Beim Erstellen einer Bewegungsdatei auf Basis von Berechnungsergebnissen ist zu beachten, daß es sich um eine gültige Auswahl der Ergebnisse handelt. Bei einer Gelenkpunktbewegung besteht eine gültige Auswahl ausschließlich aus Verschiebung, Geschwindigkeit und Beschleunigung, also U_x, V_x, A_x (oder U_y, V_y, A_y). Andere gültige Datensätze sind A, VA, AA für Elementverdrehung und E, EV, EA für Elementverlängerung. Bitte kontrollieren Sie daß neben einem dieser Datensätze keine anderen Daten selektiert sind.

Das Einheitensystem beim Exportieren in eine Bewegungsdatei ist immer $SI(rad)$ und die Berechnungsergebnisse werden automatisch während des Exportierens aus dem aktuellen Einheitensystem umgerechnet ins $SI(rad)$ -System.

6.5 Mehrere Antriebsbewegungen

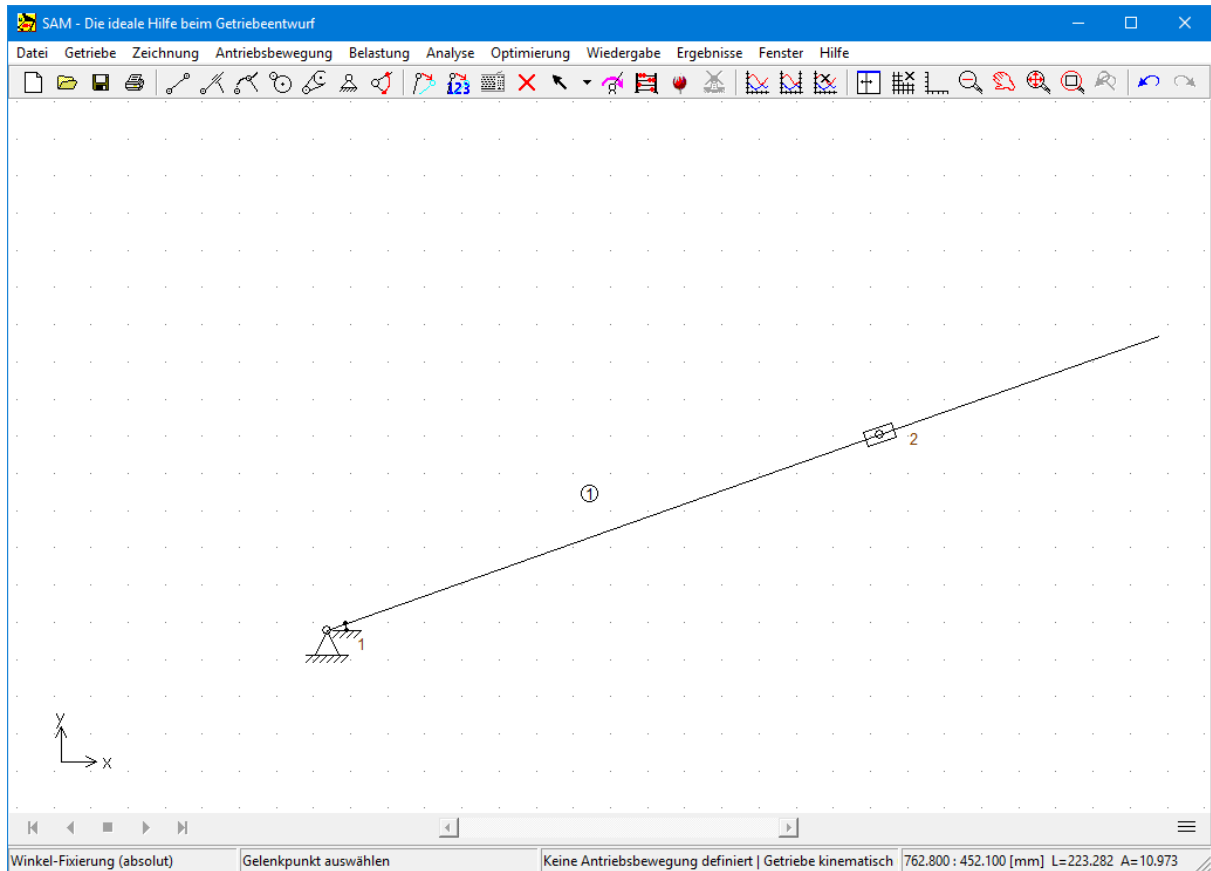
Jede Antriebsbewegung erzeugt einen Vektor mit diskreten Zeitpunkten in denen die Bewegung/Kräfte im Getriebe berechnet werden sollen. Bei mehreren Antriebsbewegungen entsteht durch Zusammenführen aller individuellen Vektoren ein globaler Zeitvektor. Zeitpunkte, die ausreichend zeitnahe sind, werden als einen einzelnen Zeitpunkt behandelt.

6.6 Lineare Bewegung, Hub

Eine lineare Bewegung, wie z. B. bei einem Hydraulikzylinder, wird folgendermaßen modelliert: Zuerst wird ein Glied erstellt. Dann wird die Verlängerung dieses Elementes definiert mit einer Eingabe im Menü "Antriebsbewegung".

6.7 Geneigte, gerade Führung

In manchen Fällen möchte man ein Getriebe mit einer geneigten, geraden Führung analysieren, welches nicht modelliert werden kann, indem man ein Gelenk fixiert, weil diese Methode nur für horizontale oder vertikale Führungen funktioniert. Eine geneigte Geradföhrung kann jedoch auf Basis eines Schubgelenkes erstellt werden. Wenn das Gelenk und der Winkel des Basispunktes festgelegt werden, kann die Bewegung nur auf der festgelegten Linie erfolgen.



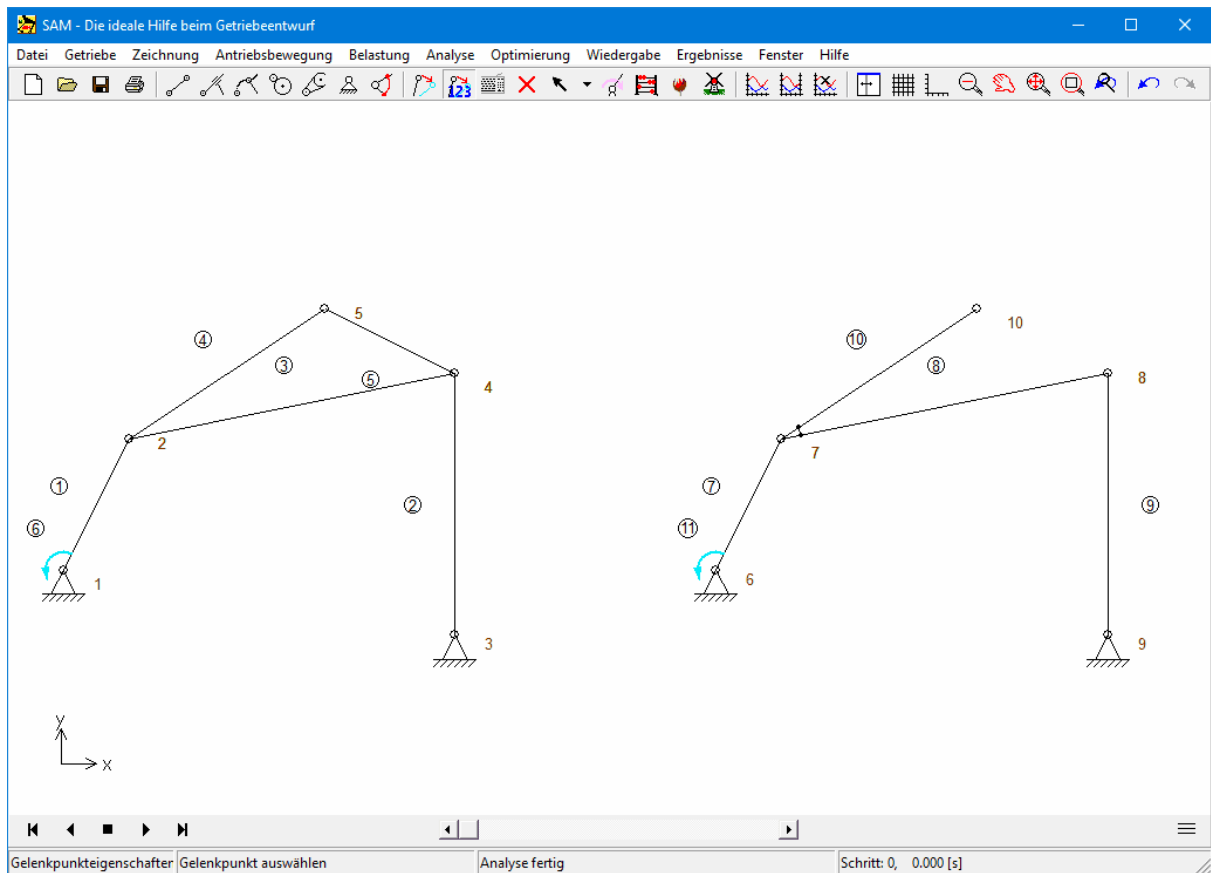
Erstellen einer geeigneten Geradföhrung mit Verwendung eines Schubgelenks

6.8 Erstellen von Mehrfachgelenkverbindungen

Manchmal ist es notwendig oder hilfreich, eine starre Verbindung mit mehr als zwei Verbindungspunkten zu konstruieren. Mit mehreren Grundelementen kann ein solches Getriebe zusammengebaut werden. Im Fall eines 4-Gelenk-Getriebes mit einem Koppelpunkt, kann dies auf zwei verschiedene Arten erreicht werden:

- Zwei Glieder mit einer starren Verbindung (identisches Gelenk und eine Fixierung des Relativwinkels zwischen den beiden Gliedern im Menü Getriebe/Fixieren Relativwinkel).
- Drei Glieder mit Gelenkverbindung und starrem Koppeldreieck (Die Fläche des Dreiecks darf nicht null werden, da diese Methode nicht funktioniert, wenn die Gelenke in einer Linie angeordnet sind).

Hinweis: Wir empfehlen, in einem Gelenkpunkt, der Teil einer Dreiecksanordnung aus drei Gliedern ist, keine lastabhängige Rotationsreibung anzuwenden. Besser ist die Vorgehensweise, bei der zwei Glieder starr miteinander verbunden werden. Auf diese Weise werden mögliche Unklarheiten bezüglich der für die lastabhängige Reibung verantwortliche Lagerkraft vermieden. Weitere Informationen finden Sie im Kapitel Kinetostatik.



Zwei verschiedene Methoden, um einen Koppelpunkt zu modellieren

6.9 SAM/CAD Strategie

Im Allgemeinen können zwei verschiedene Strategien des integrierten SAM/CAD Getriebeentwurfs unterschieden werden:

- In SAM wird das Getriebekonzept entworfen und nachdem die relevanten Daten mittels einer DXF-Datei exportiert sind wird das Getriebe weiter entwickelt in einem der vielen CAD-Programme. Nachdem der Entwurf fertig detailliert ist, wird dieser (wiederum mittels DXF-Datei) in SAM importiert, um die Bewegungssimulation des Gesamtgetriebes durchzuführen.
- Der Getriebeentwurf findet direkt in CAD statt und wird danach mittels DXF-Format zu SAM übertragen. In SAM kann dann ausgehend von den importierten Daten schnell die zugrundeliegende Topologie und Abmessung des Getriebe konstruiert werden. Danach können die verschiedenen graphischen Komponenten an die SAM-Getriebeelemente gekoppelt werden für die Bewegungssimulation des Gesamtgetriebes

Nach dem Importieren graphischer Daten sind diese ein Bestandteil der SAM Projektdatei.

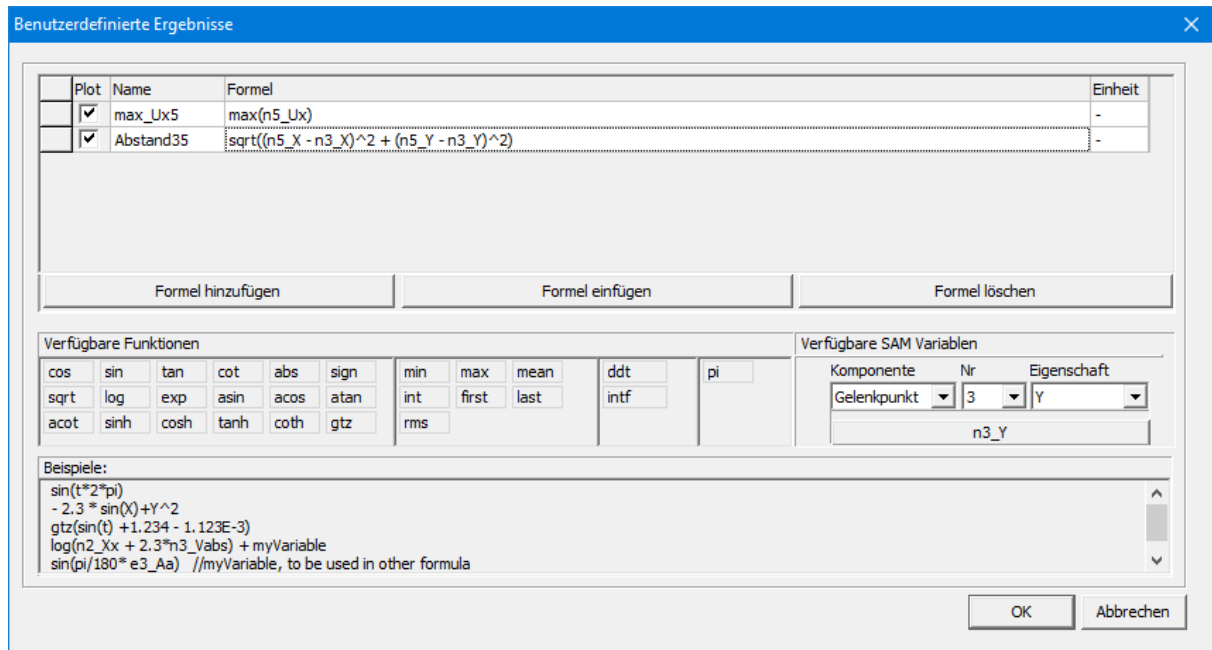
Alle graphischen Komponenten einer DXF-Datei werden nach dem Importieren automatisch als eine Gruppe behandelt.

Ausschließlich die folgenden DXF-Entitäten werden unterstützt : POINT, LINE, POLYLINE, RECTANGLE, CIRCLE, ARC, und TEXT.

Im Kapitel "Eine kleine Tour / Ein kurzes Beispiel" steht ein einfaches Beispiel, das die Anwendung von graphischen (DXF-) Komponenten illustriert.

6.10 Benutzerdefinierte Ergebnisse

Der Formel-Parser bietet die Möglichkeit, Simulationsergebnisse auf verschiedene Arten zu bearbeiten und zu kombinieren. Man kann nur eine oder mehrere Ergebnisse definieren. Das Ergebnis kann eine einzelne Zahl sein (z.B. die maximale horizontale Verschiebung eines Gelenkpunktes) oder ein Vektor als Funktion der Zeit (Abstand zwischen zwei Gelenkpunkten als Funktion der Zeit). Ist das Ergebnis eine einzelne Zahl, wird es als konstanter Vektor als Funktion der Zeit gespeichert und kann geplottet werden.



Plot: entscheidet ob die Variable geplottet wird oder nicht.

Name: Wählen Sie einen beliebigen Namen nach den folgenden Regeln:

- Kein Unterschied zwischen Groß- und Kleinschreibung
- zulässigen Zeichen: ein .. z, A, Z, 1 .. 9, _ (Unterstrich),
- Namen dürfen nicht mit einer Zahl beginnen
- Leerzeichen sind nicht erlaubt (führende und nachfolgende Leerzeichen werden gelöscht)
- bestehende SAM-Variablen sind nicht erlaubt (dies umfasst auch die Variable "t", die für die Zeit reserviert ist)

Formel: Diese können Sie selber eintypen oder verfügbare Funktionen und SAM Variablen mit der Maus selektieren und zusammenstellen.

- Mehrere Formeln können verschachtelt werden
- Die Reihenfolge der Definition spielt keine Rolle. Man kann also z.B. folgende Variablen definieren:


```
var1 | sqrt(var2)
var2 | a^2+b^2
```

Einheit: Hier können Sie einen eigenen Text eingeben, der benutzt wird um in einem Plot die Einheit wiederzugeben.

- Bitte beachten Sie, dass SAM keine automatische Erstellung der Einheiten einer benutzerdefinierten Variablen vornimmt. Es werden in der Formel nur die aktuellen Zahlenwerte (also unabhängig von den aktuellen Einheiten) benutzt und in der Formel verwertet. Es ist daher wichtig, dass Sie Einheit der benutzerdefinierten Ergebnisse selber identifizieren.

Beispiele typischer Formeln::

- $1+(2-5)*3+8/(5+3)^2 \text{ sqrt}(2)$
- $(a+b)*(a-b) x^2+3*x+1$
- $256.33*\exp(-t/12) (1+(2-5)*3+8/(5+3)^2)/\text{sqrt}(5^2+3^2)$
- $2+3x+2x^2 \ 0.25x + 3.5y + 1$
- $(12.3)/(856.6) (-1)^{(2n+1)}*x^n/n!$
- $\text{sqrt}((n5_X - n3_X)^2 + (n5_Y - n3_Y)^2)$ // Abstand zwischen Gelenkpunkten 5 und 3
- $e2_A - e3_A$ // Relativer Winkel zwischen den Elementen 2 und 3

SAM Variablen sind reservierte Namen und können nicht benutzt werden für eigene Variablen.

Folgende Namen sind reserviert:

- t (Zeit)
- ni_xxx (Ergebnis xxx des Gelenkpunktes i)
- ej_yyy (Ergebnis yyy des Elementes j)
- Beispiele: n1_Vabs (absolute Geschwindigkeit des Gelenkpunktes 1); e3_Ar (Winkel des Elementes 3 relativ zur Ausgangslage)

Konstanten: können als ganze Zahl, in Festkomma- oder Fließkomma-Notation geschrieben werden

- Beispiele: 2; -3234; 1.3333; -0.00025; 1.2345E-12

Funktionen werden mit ihrem Namen angerufen und zwischen Klammern steht das Argument. Dieses ist entweder eine Zahl, eine Variable, ein Ausdruck oder sogar eine andere Funktion (mit Ausnahme der Funktionen min, max, mean, int und ddt, die nur einen einzigen Zahlenwert zurückgeben anstelle einer Zeitreihe). Es gibt die folgenden Funktionen:

- Die trigonometrischen Funktionen sin(x), cos(x), tan(x), ... erwarten ein Argument x in RADIANS und die inversen trigonometrischen Funktionen asin, acos, atan, ... berechnen ein Ergebnis in RADIANS.
- sqrt, log, exp, sign
- gtz(x): ergibt den Wert 1.0 wenn x>0 und ansonsten 0.0. GTZ ist die Abkürzung für die Greater Than Zero (oder Heaviside) Funktion
- min, max, mean, rms : ergeben Minimum, Maximum, Mittelwert und RMS (Root Mean Square) Wert der Zeitreihe
- int: ergibt den Integralwert der Zeitreihe von t=Anfang bis t=Ende
- first, last: erster bzw. letzter Wert der Zeitreihe
- ddt: numerische Differenzierung der Zeitreihe
- intf: numerische Integration der Zeitreihe (der Endwert der resultierenden Zeitreihe intf(X) stimmt überein mit dem Wert int(X))
- distance(Objekt1, Objekt2), wobei Objekte sowohl Elemente (e1,e2, ...), Gelenkpunkte (n1,n2, ...), Punkte (p1,p2, ...) oder Formen (s1,s2, ...) sein können.

Operatorrangfolge: Für die Standard-Rechenoperationen gelten wie gebräuchlich in der Mathematik die folgende Rangfolge (in absteigender Priorität):

- Potenzierung (Exponenten, Wurzelziehen)
- Multiplikation und Division („Punktrechnung“)
- Addition und Subtraktion („Strichrechnung“)

Verschachtelte Formeln sind möglich und die Reihenfolge der Definition spielt dabei keine Rolle.

Beispiel: man kann also die Variablen var1 und var2 in der folgende Reihenfolge definieren:

```
var1 | sqrt(var2)
var2 | a^2+b^2
```

Implizite Multiplikation wird wegen der intrinsischen Mehrdeutigkeit nicht unterstützt, "XY" is also eine gebraucherdefinierte Variable mit dem Namen XY und nicht die Multiplikation X*Y. Im Allgemeinen kann das Multiplikationszeichen nicht weggelassen werden.

Minus Zeichen werden vom Formel Parser erkannt, wobei folgende Regel hantiert wird: Wenn dem

Minus-Zeichen ein Operator vorausgeht, dann wird es als ein Minus-Zeichen behandelt; ansonsten wird es interpretiert als Subtraktionsoperator. Diese Regel ermöglichen die vereinfachte Notation für z. B. x^{-n} , 10^{-2} , $x^{-\sin(a)}$, -5^{-2} . Ohne diese Regel müssten diese Beispiele mit Klammer geschrieben werden, das heißt: $x^{(-n)}$; $10^{(-2)}$; $x^{(-\sin(a))}$; $-5^{(-2)}$

Interne Präzision

Wie viele andere Standard Windows Anwendungen benutzt SAM intern eine 15 Digits Zahlendarstellung.

6.10.1 Abstand

Der Abstand zwischen Objekten ist eine nützliche Funktion, kann aber z.B. auch benutzt werden um Kollisionen zu erkennen/vermeiden und um eine Gelenkpunktposition als Designparameter auf ein beliebiges Polygon zu beschränken. Die Funktionalität wird als Ergänzung zum benutzerdefinierten Formeleditor mit dem Aufruf implementiert:

distance(Objekt1, Objekt2)

Die Reihenfolge von Objekt1 und Objekt2 beeinflusst das Ergebnis nicht, also $\text{Abstand}(\text{Objekt1}, \text{Objekt2}) = \text{Abstand}(\text{Objekt2}, \text{Objekt1})$.

Zulässige Objekte:

- Gelenkpunkte (n1, n2, ...)
- Elemente (e1, e2, ...) vom Typ Glied und Schubgelenk
- (Dynamische) Punkte (p1, p2, ...)
- Formen (s1, s2, ...) vom Typ Linie, Polylinie, Kreis, Rechteck, konvexes/konkaves Polygon (Bezier-Kurven sind ausgeschlossen)

Rückgabewert: Abhängig von den Objekten können mögliche Rückgabewerte positiv, null oder negativ sein. Im Falle einer Überlappung zeigt ein negativer Abstand die kürzeste Vektorlänge an, um die Situation von Abstand = 0 zu erreichen. Manchmal wird dies auch als minimaler Trennungsabstand bezeichnet.

	Punkt / Gelenkpunkt	Linie* / Element*	Polylinie*	Kreis / Rechteck	Polygon (konvex)	Polygon (konkav)
Punkt / Gelenkpunkt	>0: Abstand =0: Kollision <0: N/A**	>0: links von der Linie =0: auf der Linie <0: rechts von der Linie	>0: Abstand =0: Kollision <0: N/A**	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung
Linie* / Element*		>0: parallel =0: nicht parallel <0: N/A**	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung
Polylinie			>0: Abstand =0: Kollision/ Überlappung <0: n.a.***	>0: Abstand =0: Kollision/ Überlappung <0: n.a.***	>0: Abstand =0: Kollision/ Überlappung <0: n.a.***	>0: Abstand =0: Kollision/ Überlappung <0: n.a.***
Kreis / Rechteck				>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision/ Überlappung <0: n.a.***
Polygon (konvex)					>0: Abstand =0: Kollision <0: Überlappung	>0: Abstand =0: Kollision/ Überlappung <0: n.a.***
Polygon (konkav)						>0: Abstand =0: Kollision/ Überlappung <0: n.a.***

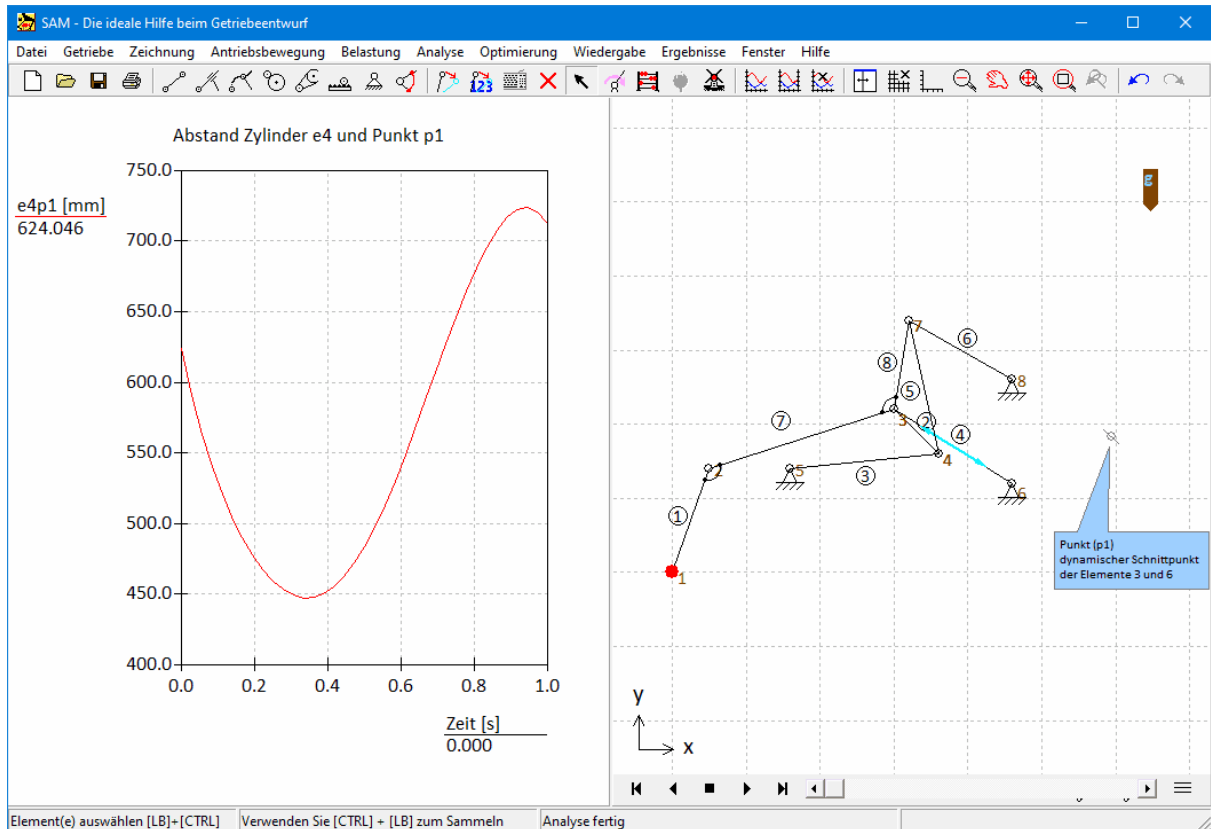
* Eine Linie (oder ein Element) wird zwischen dem ersten und zweiten Punkt gezeichnet, womit auch die Richtung definiert ist. Obwohl die Linie nur zwischen diesen beiden Punkten gezogen wird, wird angenommen, dass diese sich in beide Richtungen bis ins Unendliche erstreckt. Das ist eine wichtige Eigenschaft bei der Bestimmung der kürzesten Entfernung von der Linie zu einem anderen Objekt. Dasselbe gilt für ein ein Gleid oder ein Schubgelenk und seine Gelenkpunkte. Eine Polylinie ist eine Sammlung von verbundenen Liniensegmenten mit jeweils endlicher Länge und kann zu einem Polygon werden, wenn Start- und Endpunkt zusammenfallen. Eine Polylinie, die nur aus einem einzigen Liniensegment besteht, kann verwendet werden, um ein Liniensegment (endliche Länge) nachzuahmen.

** ein negativer Abstand kann aufgrund der Beschaffenheit der Objekte nicht auftreten.

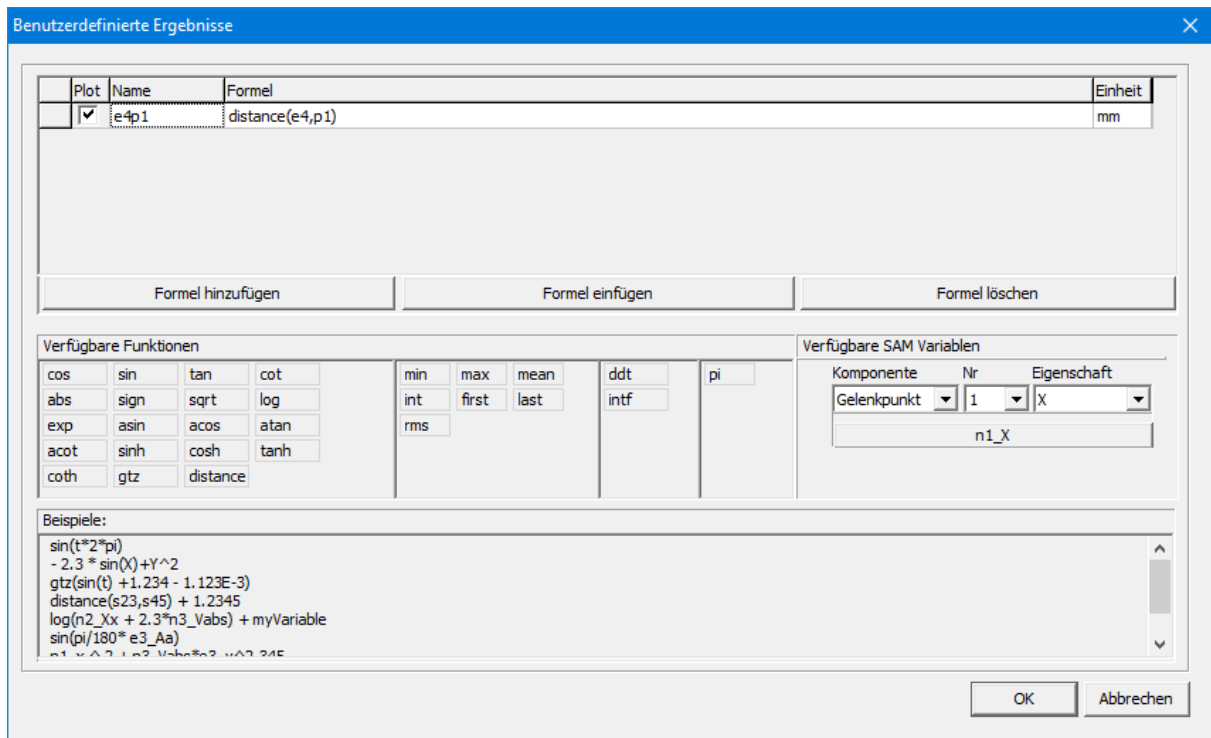
*** Der minimale Trennungsvector kann von SAM nicht bestimmt werden und der Rückgabewert wird auf Null gesetzt, um entweder eine Kollisions- oder eine Überlappungssituation anzuzeigen.

Anwendungsfall 1: Abstand zwischen Zylinder und momentanen Rastpol der Koppelenebene.

Darstellung des Abstandes zweier Objekte als Funktion der Zeit. Im folgendem Beispiel wird der Abstand zwischen dem Antriebszylinder (Element e4) und dem dynamischen Schnittpunkt p1 dargestellt, der sich aus den Schnittpunkten von Element e3 und e6 ergibt. Dieser Schnittpunkt stimmt überein mit dem momentanen Rastpol der Koppelenebenen. Dieser Abstand sollte immer positiv sein, da sonst der Mechanismus blockiert.



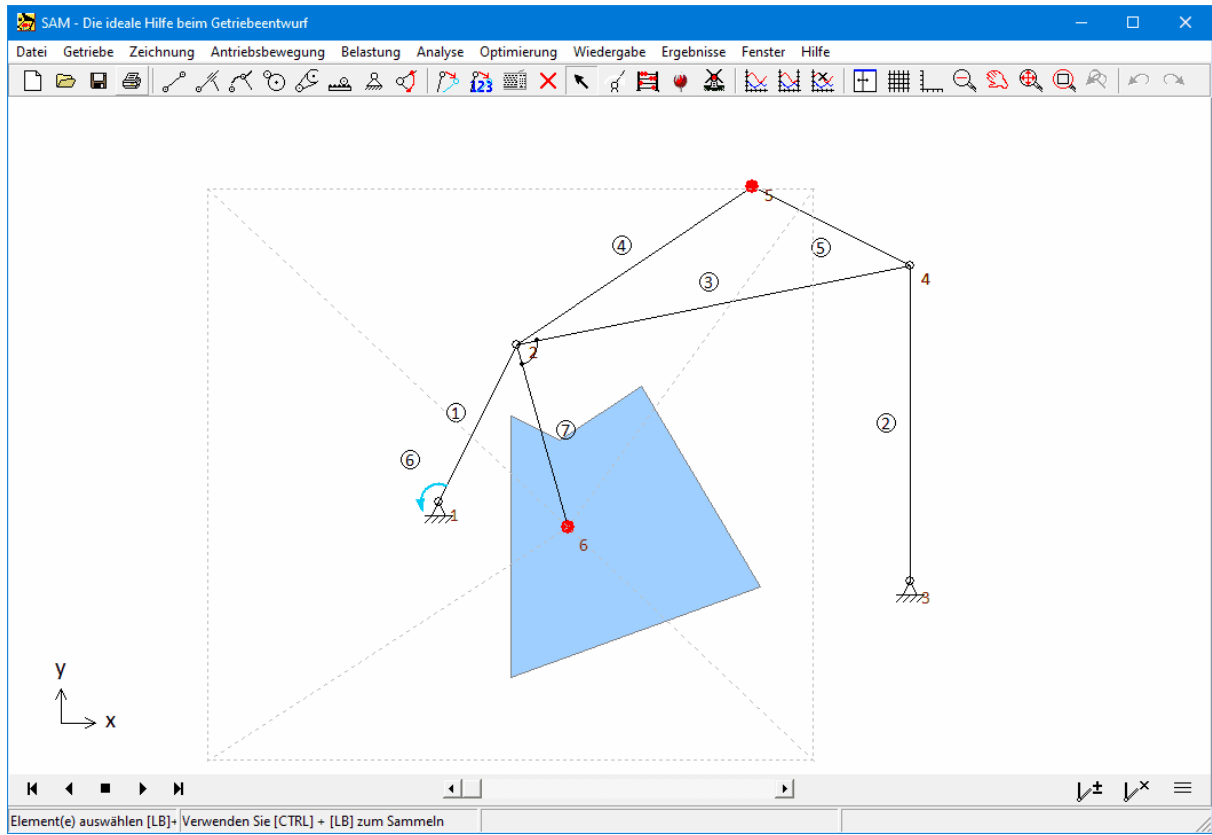
Abstand zwischen Antriebszylinder e4 und dynamischen Schnittpunkt p1 (=Rastpol) als Funktion der Zeit



Definition des Abstandes e4p1 zwischen dem Element e4 und dem dynamischen Schnittpunkt p1.

Anwendungsfall 2: Beschränken der xy-Position eines Gelenkpunktes als Optimierungsparameter auf einen nicht rechteckigen Bereich

Während einer Optimierung kann die xy-Position eines Gelenkpunktes ein Optimierungsparameter sein. Unter Verwendung der Funktion 'Distance' kann eine Penalty definiert werden, um die xy-Position dieses Gelenkpunktes z.B. auf das blau gefüllte Polygonegebiet zu beschränken.



Beispiel einer Optimierung, bei der der Gelenkpunkt n6 ein Optimierungsparameter ist, aber auf den durch das Polygon (s1) definierten Bereich beschränkt werden soll.

Benutzerdefinierte Ergebnisse

Plot	Name	Formel	Einheit
<input type="checkbox"/>	n6s1	distance(n6,s1)	-
<input type="checkbox"/>	temp	first(n6s1)	-
<input checked="" type="checkbox"/>	penalty	1000*gtz(temp)*temp^2	-

Formel hinzufügen Formel einfügen Formel löschen

Verfügbare Funktionen

cos	sin	tan	cot
abs	sign	sqrt	log
exp	asin	acos	atan
acot	sinh	cosh	tanh
coth	gtz	distance	

Verfügbare SAM Variablen

Komponente	Nr	Eigenschaft
Gelenkpunkt	1	X
n1_X		

Beispiele:

```

sin(t*2*pi)
- 2.3 * sin(X)+Y^2
gtz(sin(t) + 1.234 - 1.123E-3)
distance(s23,s45) + 1.2345
log(n2_Xx + 2.3*n3_Vabs) + myVariable
sin(pi/180*e3_Aa)
n1_X^2 + e2_Vabs^2 + 1.2345
    
```

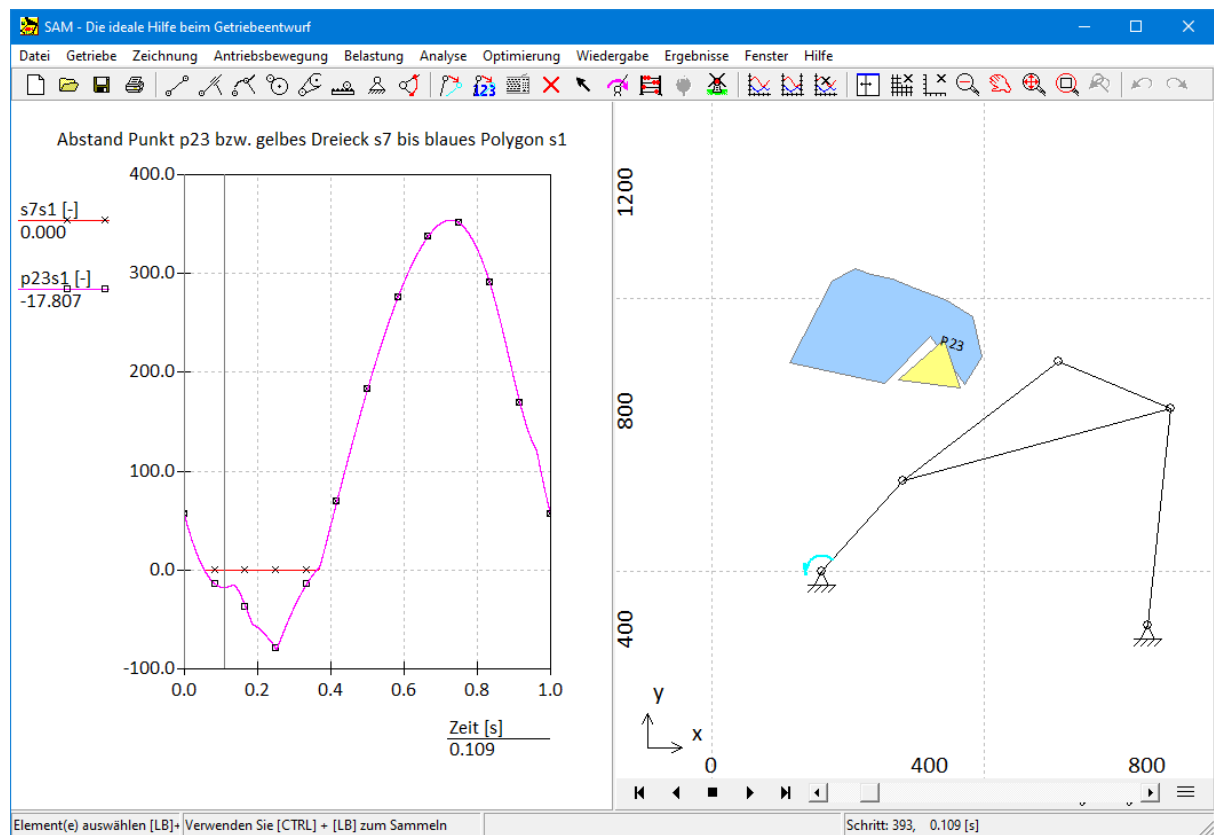
OK Abbrechen

Definition der Penaltyfunktion, um den Gelenkpunkt n6 auf das Polygon s1 zu beschränken. Sobald der Gelenkpunkt

n_6 in der Anfangsstellung des Getriebes außerhalb des Polygons liegt, ist die Penalty größer als 0.

Anwendungsfall 3: Kollisionserkennung zwischen Objekten

Die Abstandsfunktion kann verwendet werden, um Kollisionen zwischen Objekten zu erkennen und je nach Art der Objekte sogar die Eindringtiefe (oder minimale Rückzugsdistanz, um Kollisionen zu vermeiden). Im folgenden Beispiel ist das blaue Polygon eine stationäre Form s_1 , während das gelbe Dreieck (Form s_7) am Koppler befestigt ist. Im Diagramm sieht man die Variable s_7s_1 , die dem Abstand zwischen den beiden Formen entspricht, und die Variable $p_{23}s_1$, die dem Abstand zwischen dem Punkt p_{23} auf dem Dreieck und dem blauen Polygon entspricht. Im Fall zweier kollidierender Formen wird der Abstand auf Null gesetzt, während im Fall eines sich in eine Form bewegendes Punktes oder Knotens sowohl der positive als auch der negative Abstand (negativer Abstand = Eindringtiefe) im Diagramm angezeigt wird.



Beispiel Kollisionserkennung durch Verwendung der Abstandsfunktion.

Kapitel



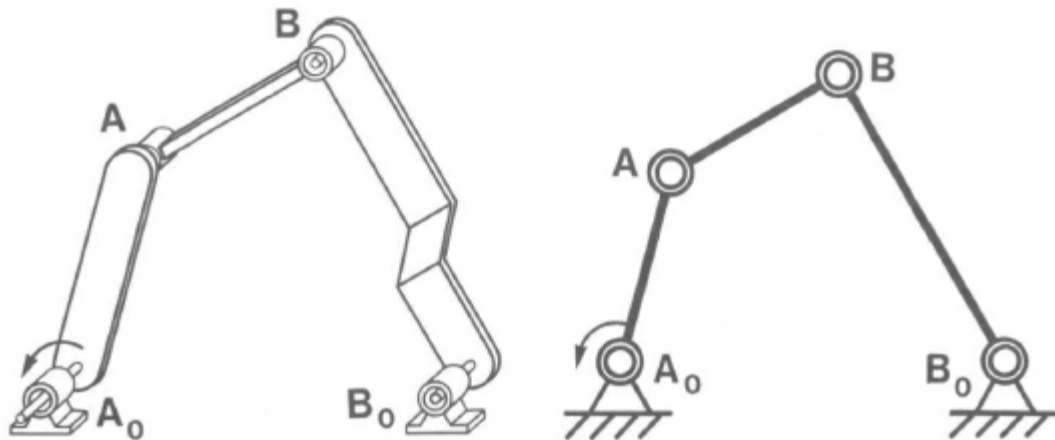
7

7 Kinetostatik

Die quasi-statische Kräfteanalyse basiert auf der kinematischen Bewegung des Getriebes. In jeder Position besteht ein Kräftegleichgewicht zwischen den Trägheitskräften (Beschleunigung), den externen Kräften und den Feder-, Dämpfer- und Reibungs-Kräften. In der kinetostatischen Analyse resultieren die Kräfte von der spezifizierten Bewegung, wohingegen bei einer echten dynamischen Analyse die Bewegung als Resultat der spezifizierten Kräfte über Integrationsprozesse berechnet wird. Aus der Kinetostatik Analyse ergeben sich:

- Antriebskraft/drehmoment
- Reaktionskräfte in Gestellpunkten
- Lagerkräfte in Elementen
- Interne Kräfte in Elementen
- Antriebsleistung

Mechanismen sind im Allgemeinen nicht koplanar, sondern die Verbindungen, aus denen der Mechanismus besteht, bewegen sich in parallelen Ebenen, wie unten angegeben (Referenz [6]).



Mechanismus (a) und koplanares Modell (b)

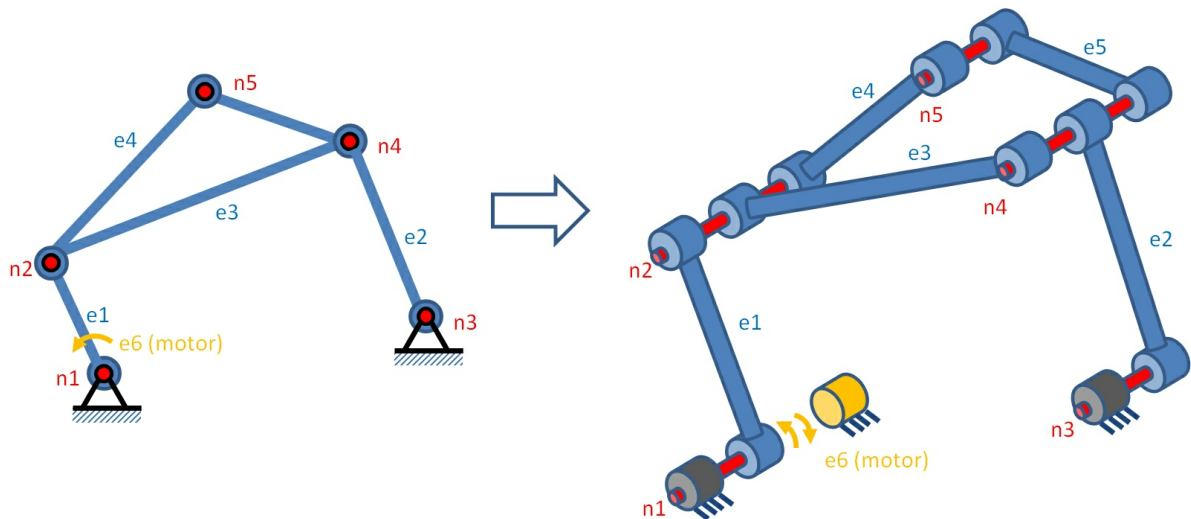
In den ersten Entwurfsphasen ist ein koplanares Modell des Mechanismus sehr nützlich, bei dem davon ausgegangen wird, dass sich die Verbindungen alle in derselben Ebene und nicht in verschiedenen parallelen Ebenen bewegen. Aus kinematischer Sicht ist ein solches Modell identisch mit dem realen Mechanismus und dient der Untersuchung der primären Funktion des Mechanismus; Dadurch entsteht ein besonderes Bewegungsmuster bzw. eine Kraftverteilung. Mit dem koplanaren Modell des Mechanismus ist die Beschreibung der Verformung und der Lastübertragung nicht perfekt, da durch diese Vereinfachung verursachte Effekte, wie z. B. Torsionseffekte, vernachlässigt werden. Dennoch sind die aus dem koplanaren Modell gewonnenen Ergebnisse für den Konstrukteur wertvoll, da die berechneten Kräfte in den Verbindungen des koplanaren Modells einen starken prädiktiven und indikativen Wert haben und für den Ingenieur eine große Hilfe bei der Dimensionierung und Materialisierung der verschiedenen Verbindungen und Verbindungen sind.

7.1 Reaktions- und Lagerkräfte

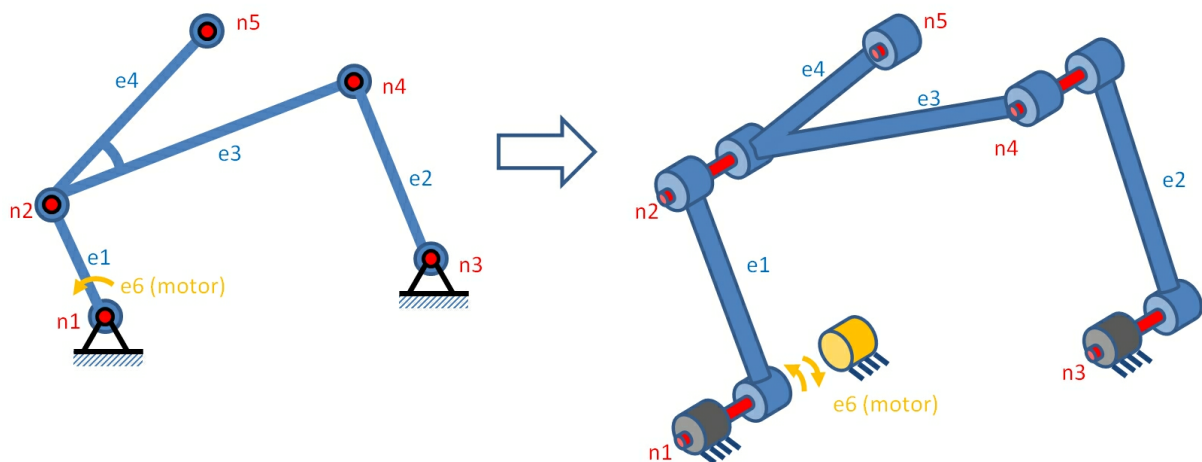
Neben der Antriebskraft oder dem Antriebsmoment ist es häufig auch wichtig, die Reaktions- und Lagerkräfte zu untersuchen. Um besser zu verstehen, wie Reaktions- und Lagerkräfte in SAM behandelt werden, sollte man einen Mechanismus verstehen als eine Sammlung von Elementen (blau) mit gemeinsamen Gelenkpunkten (rot), die man sich als Verbindungswellen zwischen den verschiedenen Elementen vorstellen kann (siehe Abbildung).

Manchmal ist es notwendig oder hilfreich, eine starre Verbindung mit mehr als zwei Verbindungspunkten zu konstruieren. Mit mehreren Grundelementen kann ein solches Getriebe zusammengebaut werden. Im Fall eines 4-Gelenk-Getriebes mit einem Koppelpunkt, kann dies auf zwei verschiedene Arten erreicht werden:

- Zwei Glieder mit einer starren Verbindung (identisches Gelenk und eine Fixierung des Relativwinkels zwischen den beiden Gliedern im Menü Getriebe/Fixieren Relativwinkel).
- Drei Glieder mit Gelenkverbindung in einer Dreieckskonfiguration (Die Fläche des Dreiecks darf nicht null werden, da diese Methode nicht funktioniert, wenn die Gelenke in einer Linie angeordnet sind).



Schematische Darstellung eines 4-Gelenkgetriebes mit Koppelpunkt (Dreieckskonfiguration)

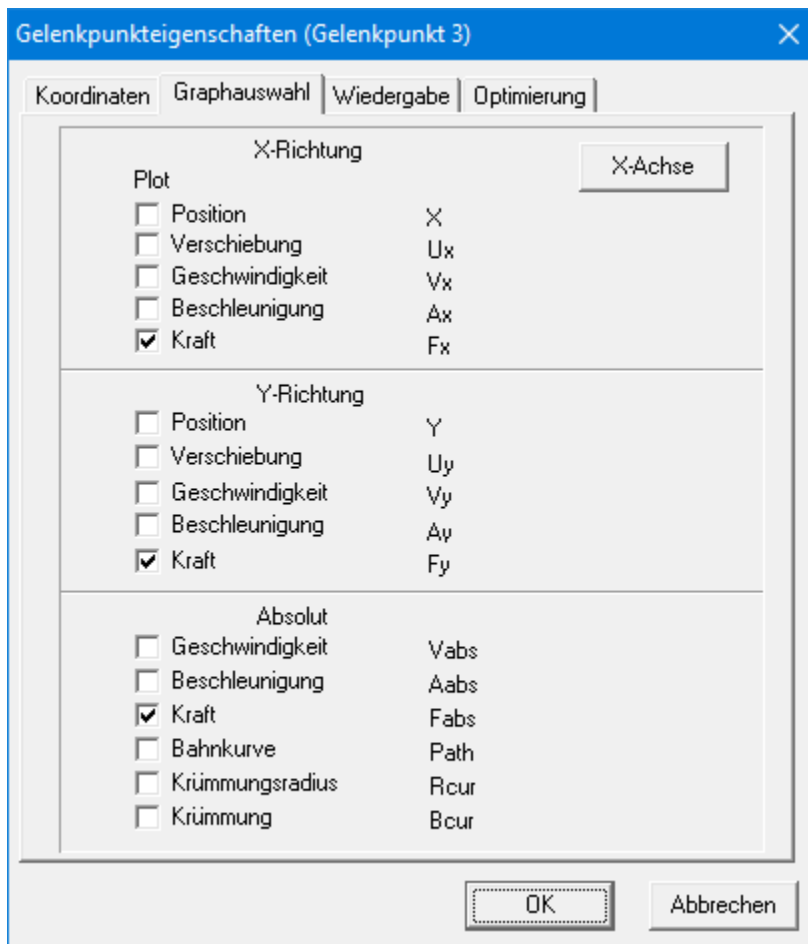


Schematische Darstellung eines 4-Gelenkgetriebes mit Koppelpunkt (Fixierung zwischen zwei Elementen)

- **WICHTIG:** In der Dreiecksanordnung übt jedes der Elemente e3 und e4 über sein entsprechendes Lager eine Kraft auf die am Knoten n2 angegebene Gelenkwelle aus. Bei der festen Verbindung zwischen den Elementen e3 und e4 verfügen die beiden Elemente über ein gemeinsames Lager, auf das die Kraft übertragen wird. Beim Plotten wird dir kombinierte Kraft, die über dieses Lager auf die Welle/den Stift übertragen wird, im Diagramm dargestellt und zwar unabhängig vom Element in dessen Dialog die Lagerkraft selektiert wurde.
- **HINWEIS:** Wir empfehlen, in einem Gelenkpunkt, der Teil einer Dreiecksanordnung aus drei Gliedern ist wie z.B. Gelenkpunkt n2, keine lastabhängige Rotationsreibung anzuwenden. Besser ist die Vorgehensweise, bei der zwei Glieder starr miteinander verbunden werden. Auf diese Weise werden mögliche Unklarheiten bezüglich der für die lastabhängige Reibung verantwortliche Lagerkraft vermieden.

Reaktionskräfte in Gestellpunkten

Wenn man die kombinierten Reaktionskräfte benötigt, die über Gelenkpunkt/Welle n3 an den stationären Teil der Maschine übertragen werden, müsste man F_x , F_y und/oder F_{abs} im Gelenkpunktauswahldialog wählen.



Reaktionskräfte in einem Gestellpunkt werden via Gelenkpunkt-Eigenschaften selektiert (Beispiel: Reaktionskräfte in Gelenkpunkt 3)

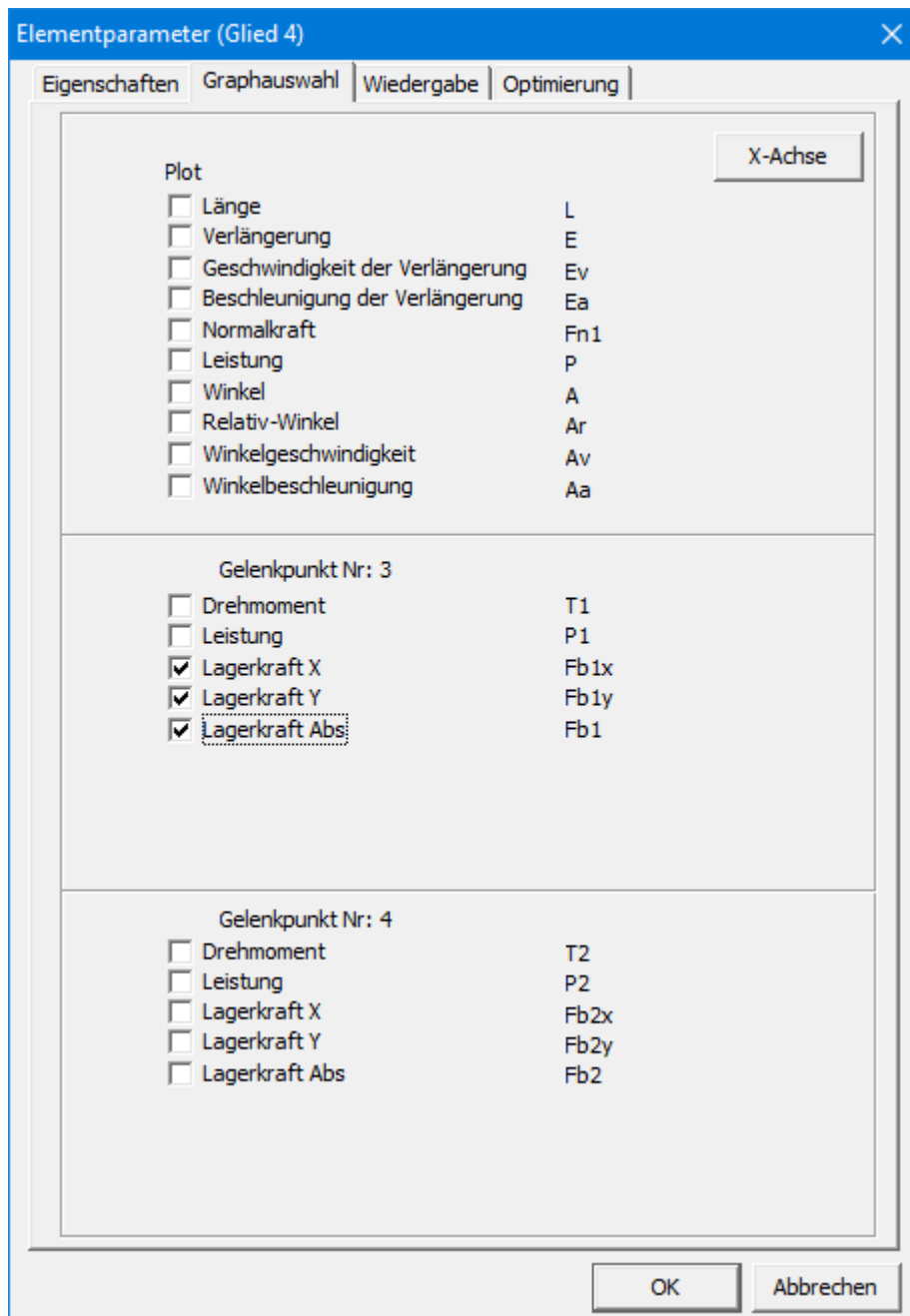
Lagerkräfte in einem Element

Wenn man die Kraft sucht, die von einem Element durch das Lager auf die Verbindungswelle übertragen wird - und von dort aus auf den Rest des Getriebes oder Gestellpunkt - wählt man F_{bx} , F_{by} oder F_b in entweder dem ersten oder dem zweiten Gelenkpunkt des Elementes. Dies stellt die Kraft dar, die das Element auf das Lager ausübt (und nicht die Kraft auf das Element), was entscheidend ist, wenn man nicht nur an der Amplitude der Kraft interessiert ist, sondern auch an ihrer Richtung.

Von einem Element ausgeübte Lagerkräfte

Wenn man die Kräfte wissen möchte, die über ein Lager eines Elements auf die Verbindungswelle (Knoten) – und schließlich von dort auf den Rest des Mechanismus oder eine Halterung – übertragen werden, müsste man F_{bx} , F_{by} und/oder F_b auswählen im Elementauswahldialog. Zwei wichtige Aspekte sind dabei zu beachten:

- **Richtung/Vorzeichen der Kraft:** Dies stellt die Kraft dar, die das Element über sein Lager auf die Welle ausübt (und nicht die Kraft auf das Element). Diese Definition ist entscheidend, wenn man nicht nur an der Amplitude der Kraft interessiert ist, sondern auch an der Richtung oder dem Vorzeichen.
- **Fixierung von Elementen:** Bei einer festen Verbindung zwischen zwei oder mehreren Elementen verfügen diese Elemente über ein gemeinsames Lager, über das die Kraft auf die Welle übertragen wird. Beim Plotten wird dir kombinierte Kraft, die über dieses Lager auf die Welle/den Stift übertragen wird, im Diagramm dargestellt und zwar unabhängig vom Element in dessen Dialog die Lagerkrafts selektiert wurde.



Lagerkräfte werden via Element Eigenschaften Dialog selektiert (Beispiel: Lagerkräfte die Element 4 im Gelenkpunkt 3 durchleitet)

7.2 Externe Kräfte/Drehmomente

Externe Kräfte, wie z. B. Prozesskräfte, können als Funktion der Zeit oder als Funktion eines von SAM berechneten Bewegungsergebnisses definiert werden. Das gilt auch für externe Drehmomente. Kraftwert und Richtung (oder Drehmomentwert) können in ein Tabelle eingegeben werden, wobei als

Argument sowohl die Zeit als auch jede kinematische Eigenschaft eines Gelenkpunktes oder eines Elements gewählt werden kann. Mit dieser Funktion können unter anderem auch Kräfte in einem **lokalen Koordinatensystem** definiert werden. Dieser neue Funktionsumfang kann aber auch verwendet werden, um beispielsweise Windkräfte auf einem Sportwagenspoiler zu modellieren, die von der vertikalen Position des Spoilers abhängen.

Kraft als Funktion der Zeit

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Grösse

Komponente: Element Nr: 1 Eigenschaft: L

Deaktiviert

	Zeit [s]	Kraft [N]	Winkel [deg]
1	0.000	0.000	30.000
2	1.000	20.000	30.000
3	2.000	40.000	30.000
4	3.000	100.000	30.000
5	6.000	0.000	30.000

Hinzufügen Einfügen Löschen

Importieren ... Alles löschen

Zwischenablage Drucken

OK Abbrechen

Kraft als Funktion der Zeit

Kraft im lokalen (bewegten) Koordinatensystem

Im Beispile wird wird eine konstante Kraft von 20N definiert, die immer -90 Grad verdreht ist relativ zum Winkel des Elementes 5. Man kann aber auf komplexere Kraftverläufe definieren.

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Grösse

Komponente: Element Nr: 5 Eigenschaft: A

Deaktiviert

	A [deg]	Kraft [N]	Winkel [deg]
1	0.000	20.000	-90.000
2	360.000	20.000	270.000

Kraft [N]

Winkel [deg]

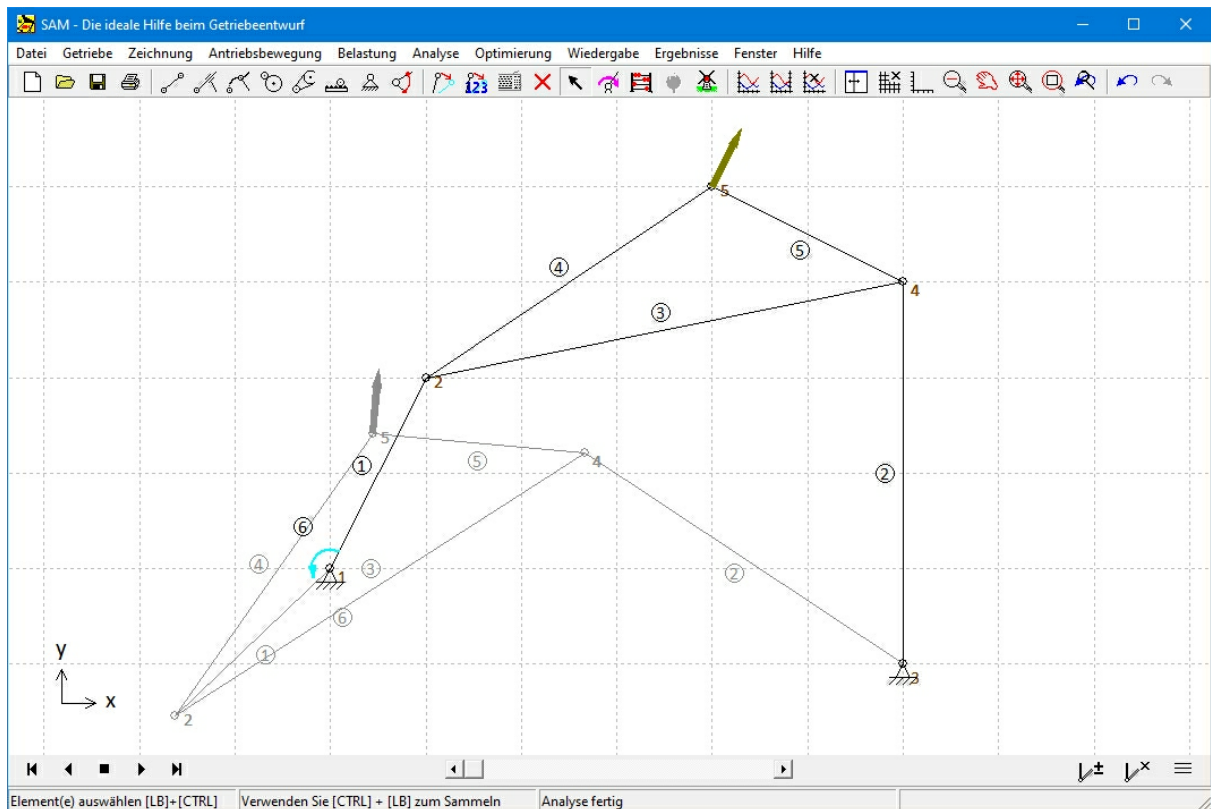
Hinzufügen Einfügen Löschen

Importieren ... Alles löschen

Zwischenablage Drucken

OK Abbrechen

Kraft Dialog wobei eine Kraft auf Gelenkpunkt 5 definiert wird, die immer -90Grad verdreht ist relativ zum Winkel de Elementes 5



Beispiel einer Kraft die immer unter 90Grad zum Element 5 wirkt (2 Stellen gezeichnet).

Kraft auf Gelenkpunkt 5 als Funktion der Y-Position des Gelenkpunktes 2

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Größe:

Komponente: Gelenkpunkt Nr: 2 Eigenschaft: Y

Deaktiviert

	Y [mm]	Kraft [N]	Winkel [deg]
1	-1000.000	150.000	90.000
2	0.000	0.000	90.000
3	1000.000	150.000	90.000

Hinzufügen Einfügen Löschen

Importieren ... Alles löschen

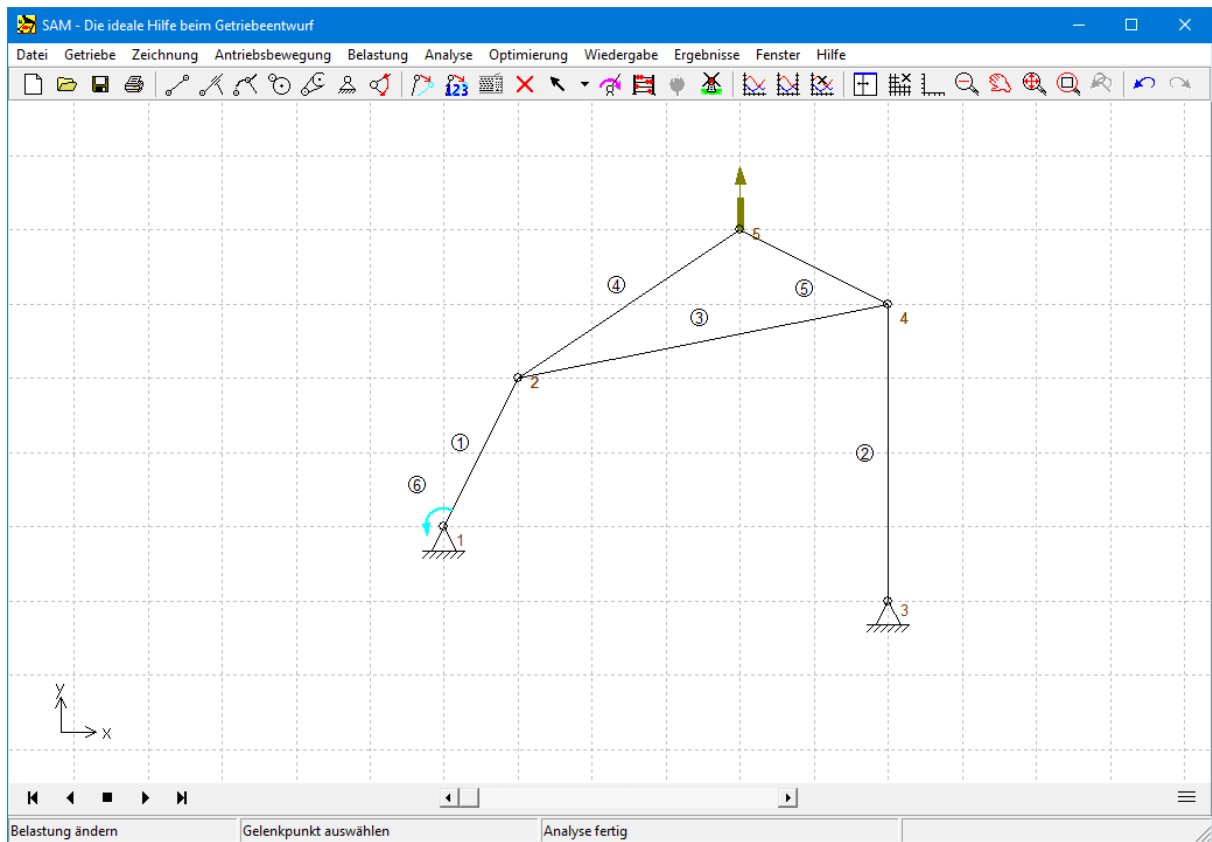
Kraft [N]

Winkel [deg]

Zwischenablage Drucken

OK Abbrechen

Kraft Dialog wobei eine vertikale Kraft auf Gelenkpunkt 5 definiert wird, deren Amplitude eine Funktion der Y-Position des Gelenkpunktes 2 ist.



Beispiel einer vertikalen Kraft auf Gelenkpunkt 5 deren Amplitude abhängt von der Y-Position des Gelenkpunkts 2

Kapitel



8

8 Optimierung

8.1 Einführung

Die Optimierungsmodule in SAM Professional bietet eine sogenannte restringierte single-function multi-parameter Optimierung basierend auf einer Kombination von Evolutionärer Algorithmen und der Simplex Methode. Die restringierte Optimierung, also die Optimierung mit Nebenbedingungen, funktioniert auf Basis von Straf- oder Penalty Funktionen. Die grundlegende Idee besteht darin, die Verletzung der Nebenbedingungen durch Strafterme (penalty) zur Zielfunktion zu addieren. Diese Penaltyfunktionen können im Formelparser definiert werden, wobei es auch möglich ist die distance Funktion zu verwenden, um beispielsweise eine Kollision zwischen Objekten zu berücksichtigen.

Ausgehend von dem aktuellen Entwurf kann das Getriebe weiter optimiert werden hinsichtlich der Bahn, die ein Punkt beschreiben soll, oder hinsichtlich des Funktionsverlaufs einer selektierten Variablen. So kann z.B. der RMS oder der in absolutem Sinn maximale Wert des Antriebsmomentes eines massenbehafteten Getriebes minimalisiert werden indem eine oder mehrere Balanzmassen befestigt werden. Dabei kann z.B. der Ort und die Masse in einem vordefinierten Bereich variiert werden. Genau wie bei einer Zielbahn, die ein Punkt beschreiben soll, kann auch bei der Funktionsoptimierung eine Zielfunktion definiert werden, z.B. wenn bei dem Entwurf von einem Fitness Apparat eine bestimmter Verlauf der Kraft als Funktion des Weges gewünscht ist.

Das Ziel einer Optimierung ist das Minimalisieren oder Maximalisieren einer Eigenschaft (z.B. Maximum, RMS, Mittelwert, ...) des Unterschiedes zwischen dem aktuellen Verhalten und dem Zielverhalten des Getriebes:

- Bahn eines Punktes (mit oder ohne Zeitzuordnung)
- Bewegungs- oder Kraftgrösse (als Funktion der Zeit oder einer anderen Grösse)

SAM sucht das Optimum indem die folgenden Parameter innerhalb vordefinierter Grenzen variiert werden::

- Geometrie des Getriebes
- Elementeigenschaften wie z.B. Masse, Federkonstante, Übersetzungsverhältnis,...

Die Optimierung basiert auf einem Zwei-Schritt Verfahren bestehend aus:

- Exploration des gesamten Parameter Raumes
- Optimierung einer spezifischen Lösung

Allererst wird der gesamte Parameterraum global exploriert mittels einer Kombination von reiner Monte-Carlo Technik und eines sogenannten Evolutionären Algorithmusses (dies ist eine Optimierungstechnik ist, die von der Genetischen Optimierung abstammt). Die besten Lösungen werden in sortierter Reihenfolge in einer Liste dargestellt.

Der Benutzer kann die verschiedenen Lösungen selektieren und auf dem Bildschirm betrachten. Die Lösung, die qua Bauform am meisten anspricht kann schliesslich mittels einer lokalen Optimierung weiter verbessert werden, wobei der Benutzer noch zwischen einem Simplex Algorithmus oder einem Evolutionären Algorithmus mit focusiertem Suchgebiet wählen kann.

Die Kombination der globalen Exploration und der lokalen Optimierung gibt den besten Kompromis zwischen Geschwindigkeit und der Suche nach dem globalen Optimum.

Neben dem beschriebenen Modus, wobei der Benutzer in-the-loop ist, gibt es auch ein vollständig

automatischen Modus, wobei automatisch das beste Ergebnis der globalen Exploration noch weiter verbessert wird mittels einer lokalen Optimierung.

8.2 Optimierungsziel

Der erste Schritt bei der Optimierung ist die Definition des Optimierungsziels. Das Menü-Kommando Optimierung/Ziel startet hierzu den folgenden Dialog, der schrittweise durchlaufen wird.

The screenshot shows a dialog box titled "Optimierungsziel Definieren" with a close button (X) in the top right corner. The dialog is divided into six steps:

- Schritt 1:** Optimierungsklasse (dropdown menu with "Funktion" selected)
- Schritt 2:** Details (button "Ändern...")
- Schritt 3:** Referenzdatei (fakultativ) (button "Ändern...")
- Schritt 4:** Eigenschaft der (Differenz-)Funktion (dropdown menu with "Standardabweichung" selected)
- Schritt 5:** Penalty Funktion (fakultativ) (dropdown menu)
- Schritt 6:** Optimierungsziel (dropdown menu with "Minimieren" selected)

At the bottom of the dialog are two buttons: "OK" and "Abbrechen".

Dialog für die Definition des Optimierungsziels

Die folgende Auswahlen bzw. Definitionen sind möglich :

Schritt 1: Optimierungsklasse

- Funktion: Optimierung einer Bewegungs- oder Kraftgrösse
- Bahnkurve: Optimierung der Bahn eines Koppelpunktes
- Bahnkurve (Zeitzuordnung): Optimierung der Bahn einschliesslich Zeitzuordnung

Schritt 2: Details

Definition der Element- oder Koppelpunkteigenschaft, die optimiert werden soll. Im Falle einer Funktionsoptimierung muss auch das Argument der Funktion festgelegt werden (Standard ist die Zeit als Funktionsargument eingestellt, aber wenn z.B. der Kraftverlauf als Funktion des Weges optimiert werden soll muss also der Weg als Argument gewählt werden).

Schritt 3: Referenzdatei (fakultativ)

Abhängig von der Optimierungsaufgabe kann es notwendig sein eine Zielfunktion oder Zielbewegung zu definieren.. Zur Optimierung des maximalen Antriebsdrehmomentes eines massbehafteten 4-

Gelenkgetriebes benötigt man keine Referenz. Zur Optimierung der Bahn eines Koppelpunktes ist es dagegen wohl notwendig die Zielbewegung zu definieren. Die Ziel Bahn oder Funktion wird in einer einfachen ASCII Referenzdatei definiert und basiert auf folgendem Format abhängig von der Optimierungsklasse:

Format bei Funktionsoptimierung:

```
argument_1 functionvalue_1
argument_2 functionvalue_2
:
argument_n functionvalue_n
```

Format bei Bahn ohne Zeitzuordnung

```
x_1 y_1
x_2 y_2
:
x_n y_n
```

Format bei Bahn mit Zeitzuordnung

```
time_1 x_1 y_1
time_2 x_2 y_2
:
time_n x_n y_n
```

Alle Daten in der Referenzdatei werden interpretiert im SI(rad) Einheiten-System und konvertiert in das aktuelle Einheitensystem.

Eine Referenzbahn wird vom ersten bis zum letzten Punkt durchlaufen, aber die Bahn wird NICHT automatisch geschlossen, sodass der Benutzer maximale Flexibilität hat bei der Definition der Zielbewegung. Um eine geschlossene Bahn zu definieren muss der erste Punkt am Ende der Liste wiederholt werden.

Schritt 4: Eigenschaft der (Differenz-)Funktion

Auf Basis der vorigen drei Schritte kann nach jeder Analyse auf Basis des gewünschten Verhaltens und des aktuellen Verhaltens des Getriebes eine Differenz-Funktion bestimmt werden (auch der Unterschied zwischen der gewünschten Bahn und der aktuellen Bahn eines Koppelpunktes wird übersetzt in eine Differenzfunktion). In diesem vierten Schritt wird festgelegt welche Eigenschaft der Differenzfunktion optimiert werden soll. Ob die maximale Abweichung, die durchschnittliche Abweichung oder die RMS-Abweichung zwischen Ziel und Realität massgebend ist, hängt von der Aufgabenstellung ab.

Schritt 5: Penalty Funktion (fakultativ)

Wenn man eine Optimierung mit Nebenbedingungen, also eine eingeschränkte oder restringierte Optimierung, durchführen will, kann die Verletzung der Nebenbedingungen als Penalty definiert werden und zu der ursprünglichen Zielfunktion addiert werden. Zu diesem Zweck kann man aus der Liste der verfügbaren benutzerdefinierten Variablen die relevante Variable auswählen.

*Wenn das Optimierungsziel auf **Maximieren(Kostenfunktion+Strafe)** festgelegt wurde, muss die*

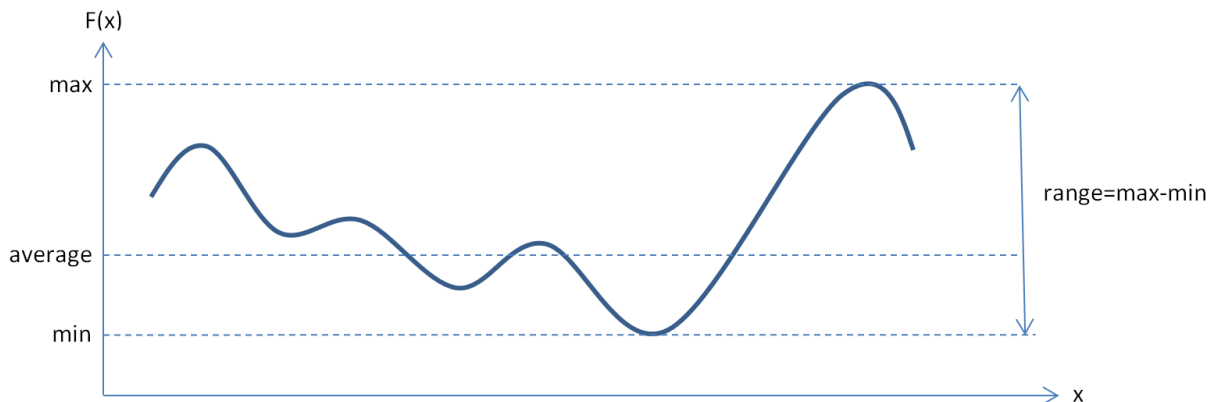
Strafe unbedingt negativ sein, damit eine Lösung, die gegen eine Einschränkung verstößt, ungünstiger wird.

Schritt 6: Optimierungsaufgabe

Zum Schluss muss auch noch entschieden werden ob es um das Minimalieren, das ist der Normalfall, oder das Maximalisieren der unter Schritt 4 gewählten Eigenschaft der (Differenz-)Funktion geht.

8.2.1 Leistungskennzahl

Die Leistungskennzahl gibt die Eigenschaft einer Kurve an, ausgedrückt in einer einzelnen Zahl, die optimiert werden muss. Dies kann eine Vielzahl von Eigenschaften sein (Minimum, Maximum, absolutes Maximum, Bereich, Durchschnitt, Effektivwert, Standardabweichung, ...) und es hängt sehr stark von der Art des Optimierungsproblems ab, welche dieser Auswahlmöglichkeiten relevant sind.



Min, Max sind die Extremwerte der Kurve.

Bereich ist der Abstand zwischen Minimum und Maximum.

Maximum absolut = $\max(\text{abs}(F(x)))$ korrespondiert mit dem im absoluten Sinn grössten Extremwert. Wenn z.B. gilt: Maximum=+110 und Minimum=-130, dann ergibt Maximum absolut also +130.

Mittelwert korrespondiert mit dem arithmetischen Mittelwert (umgangssprachlich auch als Durchschnitt bezeichnet).

Standardabweichung (Sigma) ist die Wurzel aus der Varianz einer Datenserie. Die Standardabweichung ist ein Maß dafür, wie weit die einzelnen Zahlen verteilt sind.

Effektivwert = RMS = Root Mean Square korrespondiert mit dem quadratischen Mittelwert.

8.2.2 Referenzdatei

Die Ziel Bahn oder Funktion wird einen einfachen ASCII Referenzdatei definiert und basiert auf folgendem Format abhängig von der Optimierungsklasse:

Format bei Funktionsoptimierung:

argument_1 functionvalue_1

argument_2 functionvalue_2

: :

argument_n functionvalue_n

Format bei Bahn ohne Zeitzuordnung

x_1 y_1

x_2 y_2

: :

x_n y_n

Format bei Bahn mit Zeitzuordnung

time_1 x_1 y_1

time_2 x_2 y_2

: : :

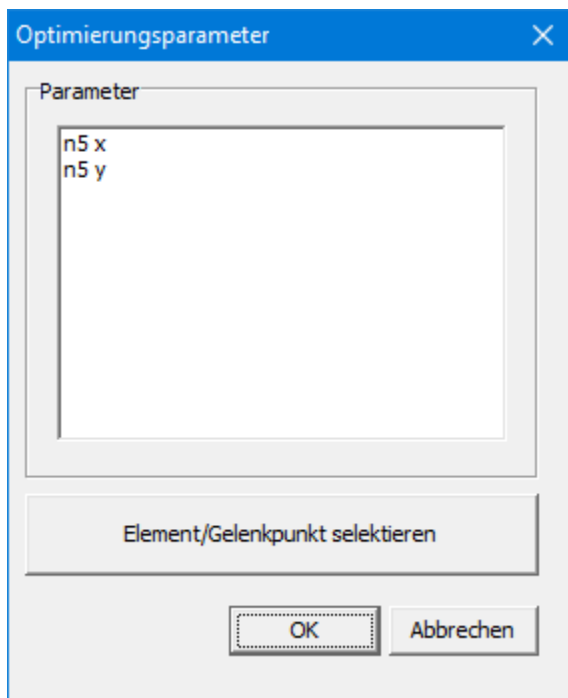
time_n x_n y_n

Beim Importieren einer Referenzdatei kann der Benutzer angeben, wie die Daten in dieser Datei zu interpretieren sind. Diese können entweder dem SI(rad)-Einheitensystem entsprechen, was bedeutet, dass die Daten in das derzeit aktive Einheitensystem konvertiert werden, oder die Daten können so importiert werden wie sie sind, was bedeutet, dass die Daten bereits in dem derzeit aktiven Einheitensystem definiert sind.

Eine Referenzbahn wird vom ersten bis zum letzten Punkt durchlaufen, aber die Bahn wird NICHT automatisch geschlossen, sodass der Gebraucher maximale Flexibilität hat bei der Definition der Zielbewegung. Um eine geschlossene Bahn zu definieren muss der erste Punkt am Ende der Liste wiederholt werden.

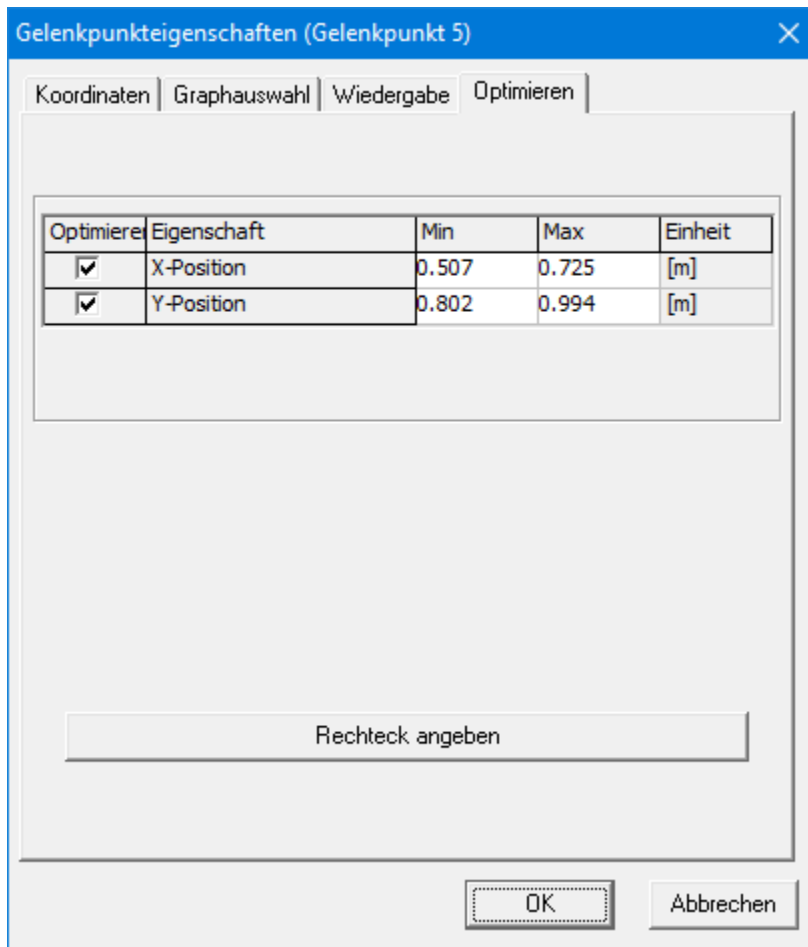
8.3 Optimierungsparmeter

Nachdem das Ziel der Optimierung definiert worden ist, müssen nun auch die Parameter identifiziert werden die innerhalb bestimmter Grenzwerte variiert werden dürfen um das gewünschte Optimum zu erreichen. Das Menu-Kommando Optimierung/Parameter lässt folgenden Dialog erscheinen, in dem die aktuellen Optimierungsparameter gezeigt wird und neue hinzugefügt werden können.



Der Dialog zeigt die aktuellen Optimierungsparameter und erlaubt die Auswahl zusätzlicher Parameter

Klickt man auf "Element/Gelenpunkt selektieren", kann man danach ein Element oder einen Gelenkpunkt selektieren. Selektiert man z.B. einen Gelenkpunkt, dann erscheint die Optimierungsseite der Gelenkpunkteigenschaften und können weitere Angaben gemacht werden. Neben der manuellen Eingabe kann der Bereich in dem ein Gelenkpunkt variiert werden kann auch zeichnerisch definiert werden mittels "Rechteck angeben".



Dialog in dem die Optimierungsparameter eines Gelenkpunktes definiert werden

Falls eine einfache rechteckige Fläche als zulässiger Parameterraum für einen Gelenkpunkt nicht ausreicht, kann man eine Penaltyfunktion verwenden, die auf dem Abstand zwischen diesem Gelenkpunkt und einer beliebigen Form basiert. Ein Beispiel finden Sie im folgenden Kapitel 'Abstand'.

8.4 Optimierungsoptionen

Nach dem Menu Kommando Optimierung/Optionen erscheint folgender Dialog:

Optimierungsoptionen

Modus

Automatisch (Globale Exploration & lokale Optimierung) ALLE Explorationsergebnisse lokal optimieren

Benutzerkontrolliert

Lokale Optimierung

Evolutionärer Algorithmus

Simplex Methode

Evolutionärer Algorithmus

Anzahl Experimente

Populationsgrösse

[mehr](#)

Simplex Methode

Max. Iterationen

Begrenzt suchen

[mehr](#)

Antriebsbewegung

Experimente verwerfen, wenn der Prozentsatz erfolgreich ausgeführter Bewegungsschritte kleiner ist als:

OK Abbrechen

Standard Optimierungsoptionen

Der Benutzer kann zwischen einem automatischen und einem benutzerkontrollierten Modus wählen. Im benutzerkontrollierten Modus wird eine globale Exploration des Parameterraumes durchgeführt mittels eines Evolutionären Algorithmus und die besten Resultate werden in einer Liste dargestellt. Der Benutzer kann danach eine willkürliche Lösung selektieren und mittels lokaler Optimierung weiter verbessern, wobei wiederum ein Evolutionärer Algorithmus eingesetzt werden kann oder die sogenannte Simplex Methode. Im automatischen Modus, wird standardmässig die beste Lösung der globalen Exploration automatisch selektiert und verbessert mittels lokaler Optimierung (entweder mit dem Evolutionären Algorithmus oder mit der Simplex Methode). Der Benutzer kann aber auch ALLE Ergebnisse der globalen Exploration automatisch weiter verbessern lassen mittels lokaler Optimierung.

Welche Methode bei der lokalen Optimierung benutzt wird, hängt ab von der Auswahl bei "Lokale Optimierung".

Im Dialog können weiterhin die Einstellungen der zwei Methoden angepasst werden. Um es dem Benutzer einfacher zu machen, werden beim Öffnen des Dialogs nur die Einstellungen wiedergegeben, die am häufigsten angepasst werden. Alle Einstellungen findet man unter mehr.

Alle Optimierungsoptionen

Schließlich gibt es auch eine Einstellung, die definiert, wie mit Experimenten umgegangen wird, die die vollständige Antriebsbewegung nicht abschließen konnten. In den meisten Fällen ist es sinnvoll, jedes Optimierungsexperiment abzulehnen, bei dem die vollständige Bewegung nicht abgeschlossen werden konnte. Dieser Fehler wird typischerweise durch Konvergenzprobleme verursacht, weil ein bestimmter Bewegungsschritt durch den Mechanismus nicht ausgeführt werden kann. Bei einigen Optimierungsherausforderungen, beispielsweise wenn man den Ausgangsbereich eines Mechanismus maximieren möchte, ohne im Voraus zu wissen, wie die entsprechende Antriebsbewegung aussehen muss, kann es jedoch nützlich sein, Experimente zu akzeptieren, die nicht alle Analyseschritte abgeschlossen haben. Um dies zu erleichtern, wurde eine zusätzliche Optimierungsoption eingeführt. Diese definiert die Akzeptanzschwelle eines Experiments basierend auf dem Prozentsatz der erfolgreich abgeschlossenen Bewegungsschritte. Der Standardwert ist 100 %, was bedeutet, dass der gesamte Bewegungszyklus abgeschlossen werden muss, aber der Wert kann auch auf 75 %, 50 %, 25 % oder 10 % eingestellt werden.

Gebraucher sollten sich im Allgemeinen beschränken auf das Anpassen der Standard Optimierungsoptionen und die extra Optionen nur anpassen nachdem spezialistische Literatur konsultiert worden ist.

8.4.1 Evolutionärer Algorithmus

Nexperimente: Totale Anzahl der individuellen Lösungen, die während der evolutionären Suche nach dem Optimum generiert werden dürfen.

Nrandom: In der aktuellen Implementation wird immer angefangen mit der willkürlichen Generation von Nrandom individuellen Lösungen.

Populationsgrösse: Grösse der Population aus der neue individuelle Lösungen durch Evolution generiert werden. Anfangend mit einer leeren Population, wird diese erst gefüllt mit Nrandom zufallsgenerierten Lösungen und danach auf evolutionäre Weise komplettiert bis die Populationsgrösse erreicht ist. Danach geht der evolutionäre Prozess weiter und werden jeweils die schlechtesten Lösungen in der Population ersetzt durch bessere Nachkömmlinge, sodass die Populationsgrösse stabil ist.

Selektionsdruck: Die heutige Implementation geht aus von einer linearen rang-basierten "Fitness". Mittels Selektionsdruck kann noch entschieden werden wie stark die höherrangigen Lösungen vorgezogen werden im evolutionären Prozess. Der Selektionsdruck kann variieren zwischen 1.0 (alle Mitglieder der Population haben gleich Chance auf Nachkömmlinge) und 2.0 (Chance auf Nachkömmlinge nimmt linear ab bis zu Null für das schlechteste Mitglied der Population).

Rekombinationsfaktor: In der aktuellen Implementation werden die Parameter der Nachkömmlinge willkürlich gewählt auf der Verbindungs"linie" zwischen den zwei Eltern im Parameterraum. Beschränkt man sich auf den Teil der Linie die zwischen den Eltern liegt, lässt sich zeigen, dass die gesamte Population im Parameterraum immer kleiner wird. Diesem Effekt kann man entgegenwirken indem die Linie auf der die Nachkömmlinge willkürlich gewählt werden auf beiden Seiten der Eltern verlängert wird. Der Rekombinationsfaktor (typisch 25%) bestimmt diese Verlängerung.

Mutationsrate: Wie in der Natur findet auch beim Evolutionären Algorithmus eine random Mutation der Genen der Nachkömmlinge statt, wodurch verhindert wird, dass die ganze Population auf ein lokales Minimum hinzubewegt. Die Mutationsrate bestimmt die Chance, dass ein Parameter auf willkürliche Weise innerhalb der gestellten Grenzen mutiert wird. Normalerweise führt eine Mutationsrate von $1/N$ (N = Anzahl Parameter) zu guten Resultaten.

Zoomfaktor: Wenn der Evolutionäre Algorithmus eingesetzt wird bei der lokalen Optimierung einer bei der globalen Exploration gefundenen Lösung, soll das Suchgebiet verkleinert werden und zentriert rundum die gefundene Lösung. Die Suchgebiete aller Parameter werden mit dem eingegebenen Zoomfaktor multipliziert und danach automatisch zentriert. Typischerweise liegt dieser Faktor zwischen 0.01 und 0.1.

8.4.2 Simplex Methode

Max. Iterationen: Die Simplex Methode hört auf wenn die maximale Anzahl Iterationen erreicht ist oder wenn die Verbesserungen gegenüber der vorigen Iteration unter dem Wert liegen, der mittels Toleranz definiert ist.

Toleranz: Die Simplex Methode hört auf wenn die Verbesserungen gegenüber der vorigen Iteration unter dem Wert liegen, der mittels Toleranz definiert ist, oder wenn die maximale Anzahl Iterationen erreicht ist.

Ausgangsbereich (0-0.5): Die erste Simplex wird automatisch generiert ausgehend vom Startpunkt indem nacheinander kleine Perturbationen in jedem der Parameter durchgeführt werden um so die benötigten "Punkte" der Simplex zu erzeugen. Die Perturbation wird berechnet indem der Parameterbereich des betreffenden Parameters multipliziert wird mit dem eingegebenen Faktor, der zwischen 0-0.5 liegen sollte).

Begrenzt Suchen: Während der Evolutionäre Algorithmus automatisch nur Parameter im gültigen Parameterraum generiert, muss der Simplex Algorithmus explizit beschränkt werden. Manchmal ist es aber sehr interessant zu sehen welche extra Lösungen gefunden werden, wenn diese Beschränkung nicht gilt. Daher kann der Benutzer die Begrenzung je nach Wunsch ein- oder ausschalten.

Kapitel

9

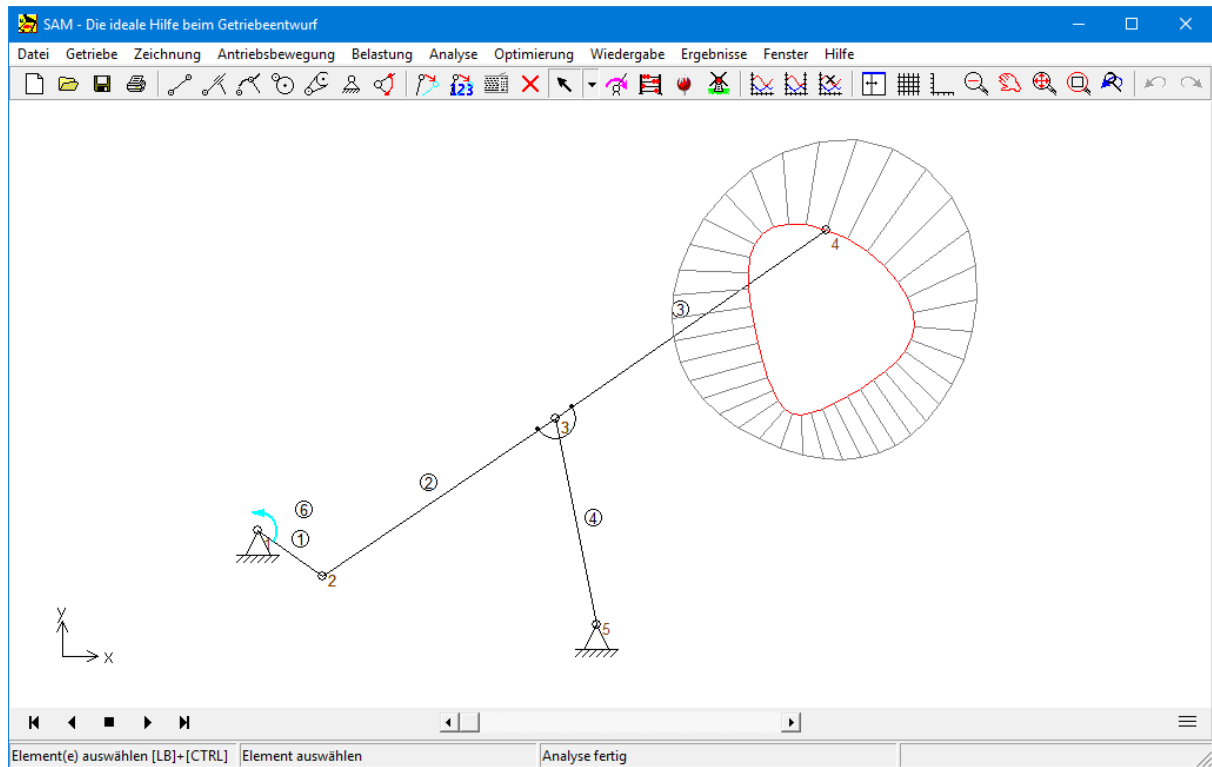
9 Beispiele

9.1 Bewegungsanalyse

- Kurbelschwinge
- Getriebe mit schneller Rückkehrbewegung
- Übersetzungsgetriebe mit Schubgelenk
- Doppelkurbelgetriebe
- Planetengetriebe (Hypo-Zykloid)
- Kulissenführung
- Kurvenscheibe

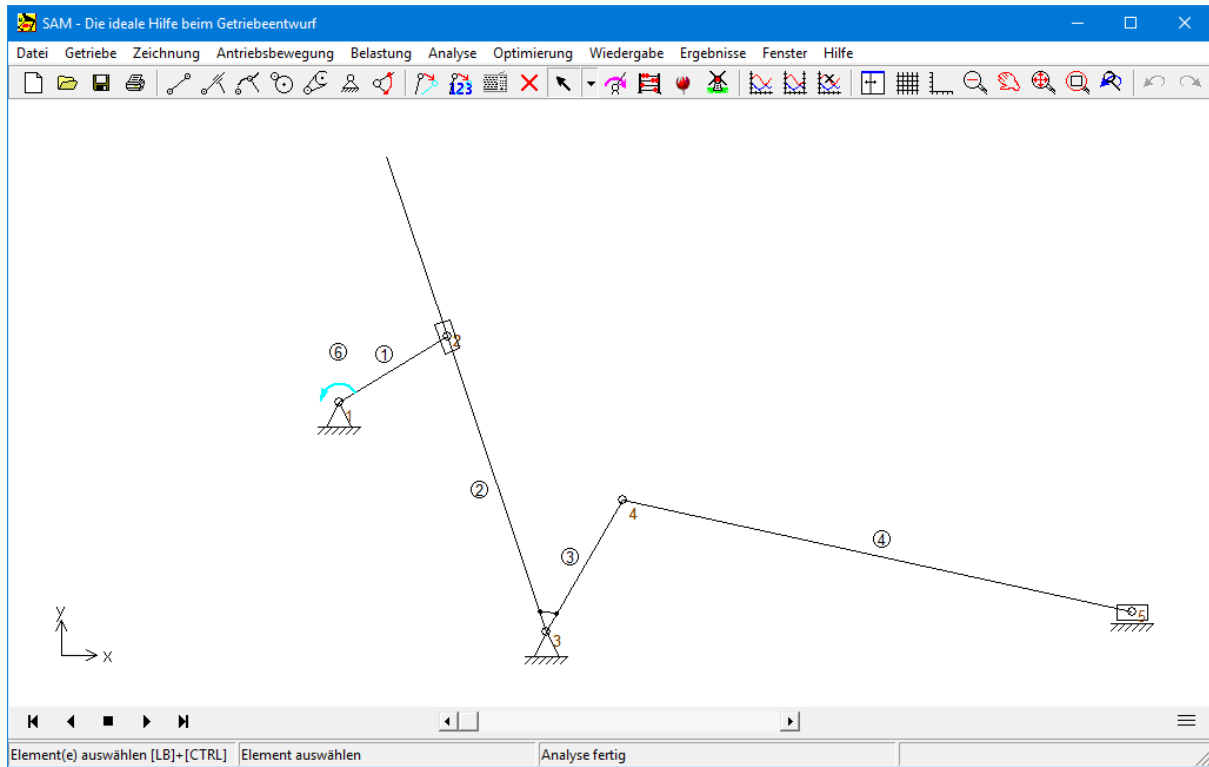
9.1.1 Kurbelschwinge

Die Beispieldatei CRRK.SAM zeigt eine Kurbelschwinge, bei der die Kurbel mit konstanter Geschwindigkeit angetrieben wird. Die Bahnkurve und Geschwindigkeit des Gelenks 4 wurde analysiert.

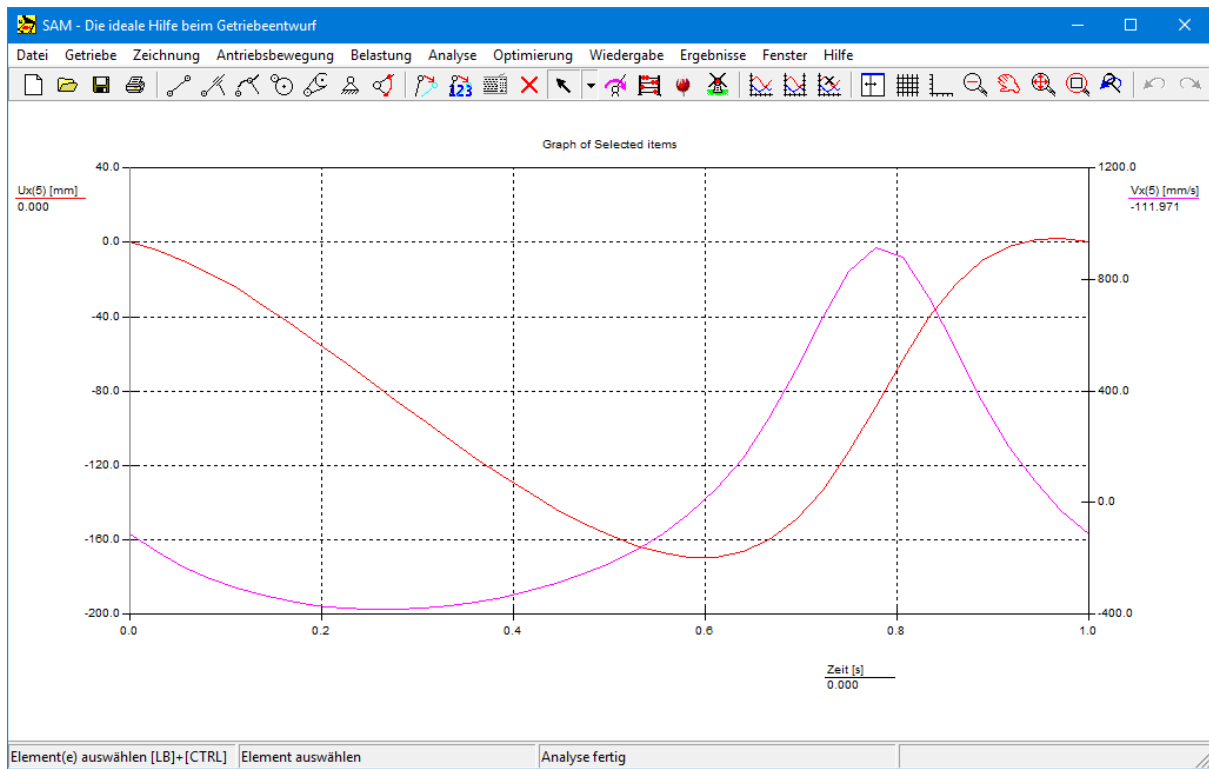


9.1.2 Getriebe mit schneller Rückkehrbewegung

Bei Schnellspannern wird oft ein Getriebe mit schneller Rückkehrbewegung eingesetzt. Wichtig bei diesem Mechanismus ist das Geschwindigkeitsdiagramm des Gelenkpunktes am Ende der Kette.

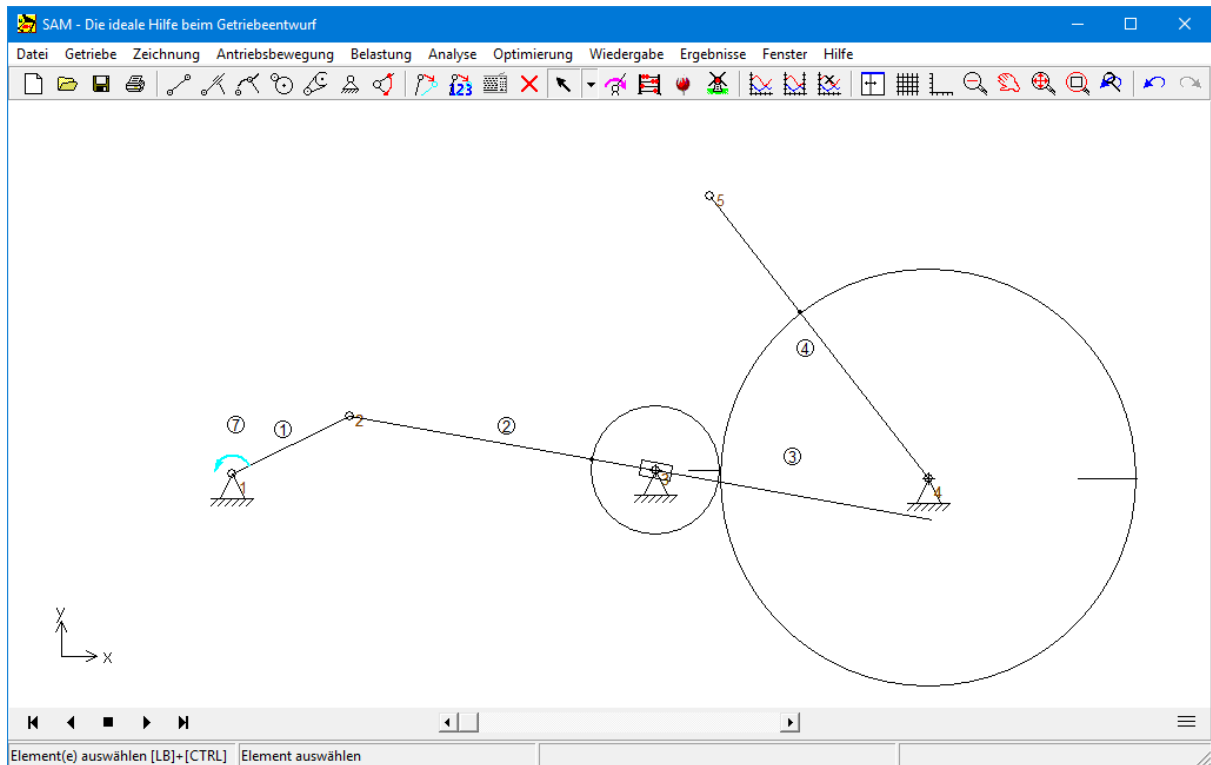


Getriebe mit schneller Rückkehrbewegung (QKRT.SAM)



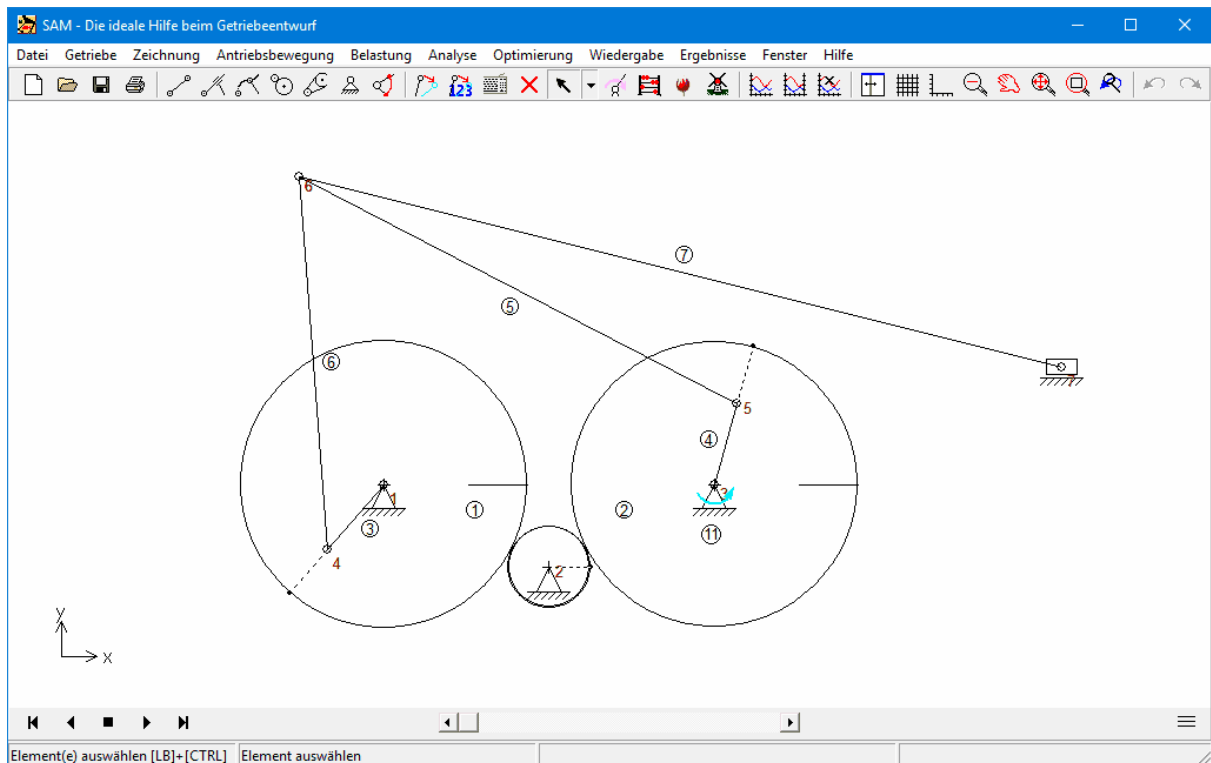
Verschiebung und Geschwindigkeit des Gelenk 5 als Funktion der Zeit

9.1.3 Übersetzungsgetriebe mit Schubgelenk



Übersetzungsgetriebe mit Schubgelenk (SLGR.SAM)

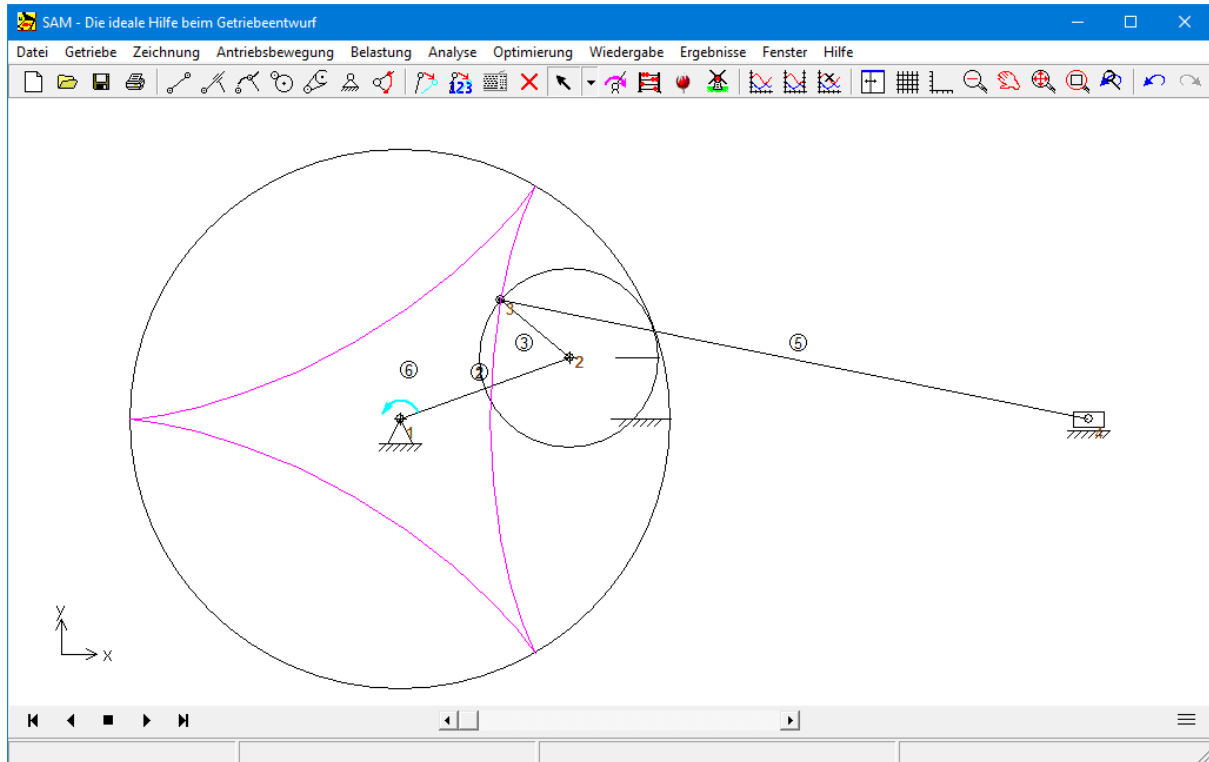
9.1.4 Doppelkurbelgetriebe



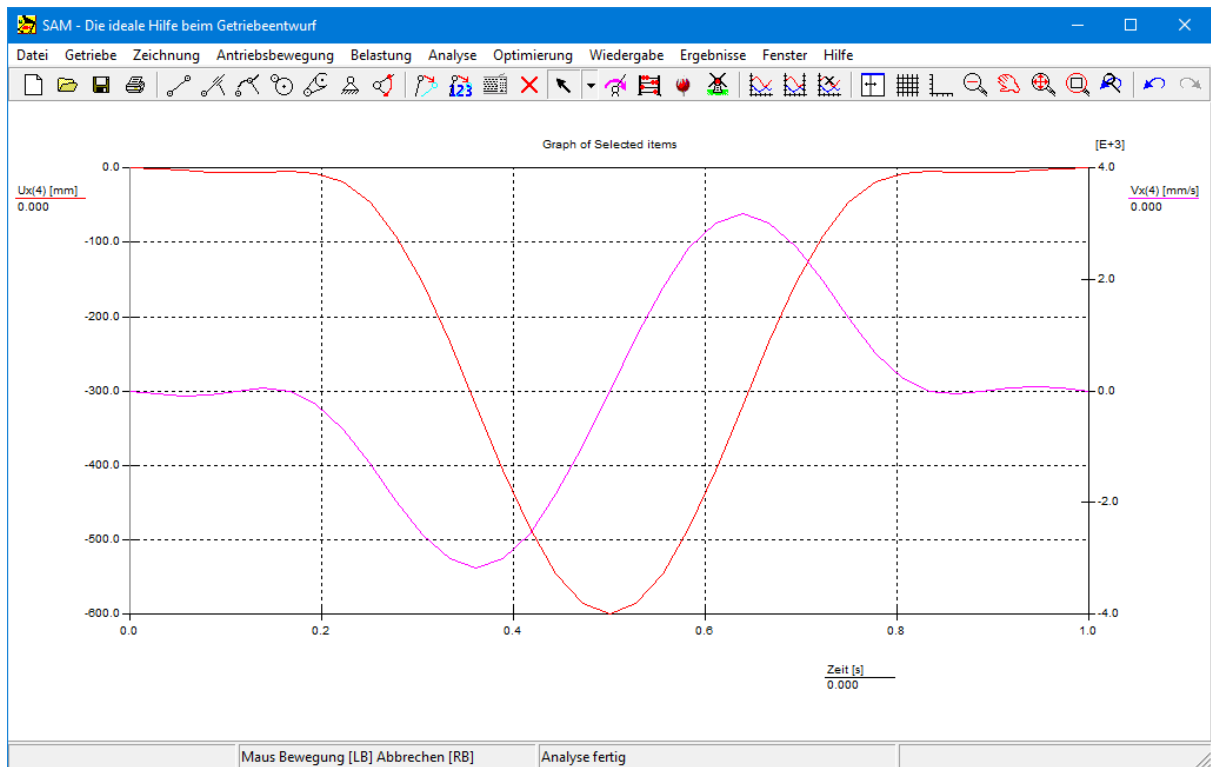
Doppelkurbelgetriebe (DBCR.SAM)

9.1.5 Planetengetriebe (Hypo-Zykloid)

Ein Hypo-Zykloides Planetengetriebe kann benutzt werden, um die Kurve eines Peripheriepunktes eines Kreises zu beschreiben, wenn dieser Kreis auf der inneren Seite eines anderen festen Kreises abrollt. Der Gelenkpunkt, der die Kurve beschreibt, ist Endpunkt eines Elementes, dessen Länge so groß ist wie der Radius der gewünschten Kurve.



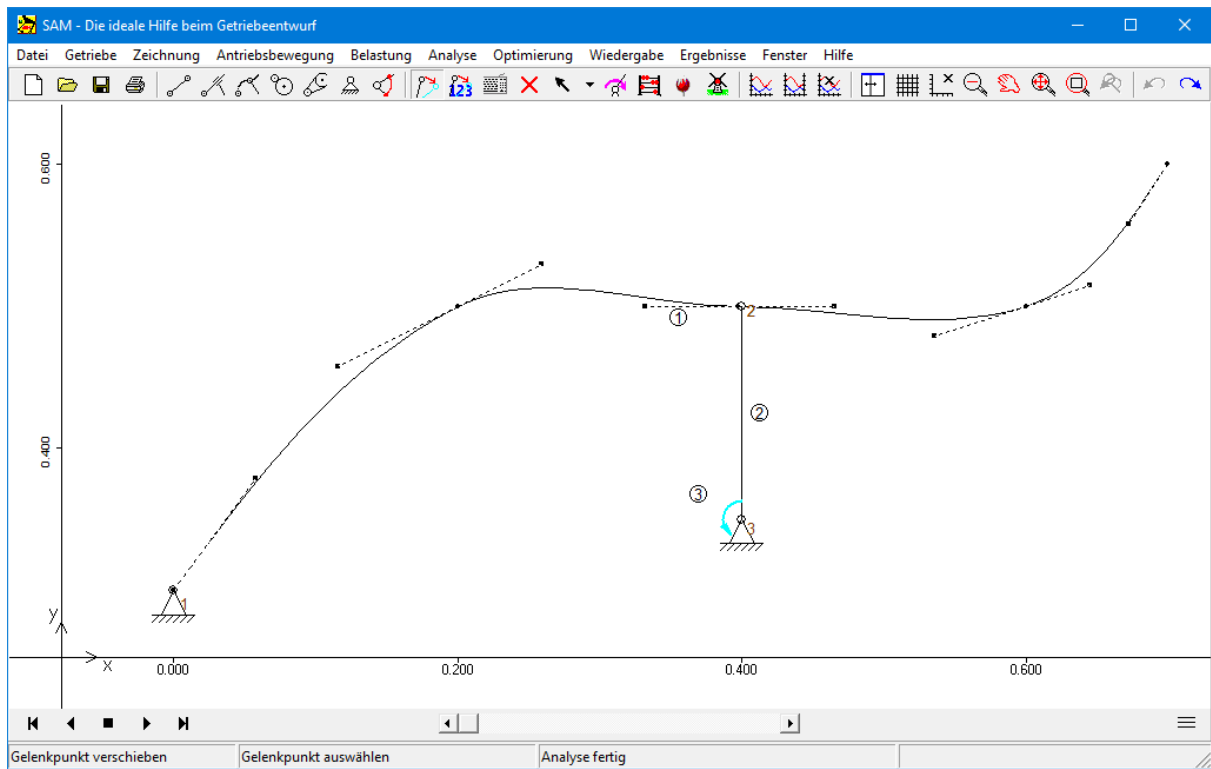
Hypozykloides Getriebe (HYPO.SAM)



Ausgangsverschiebung des Hypozykloiden Getriebes

9.1.6 Kulissenführung

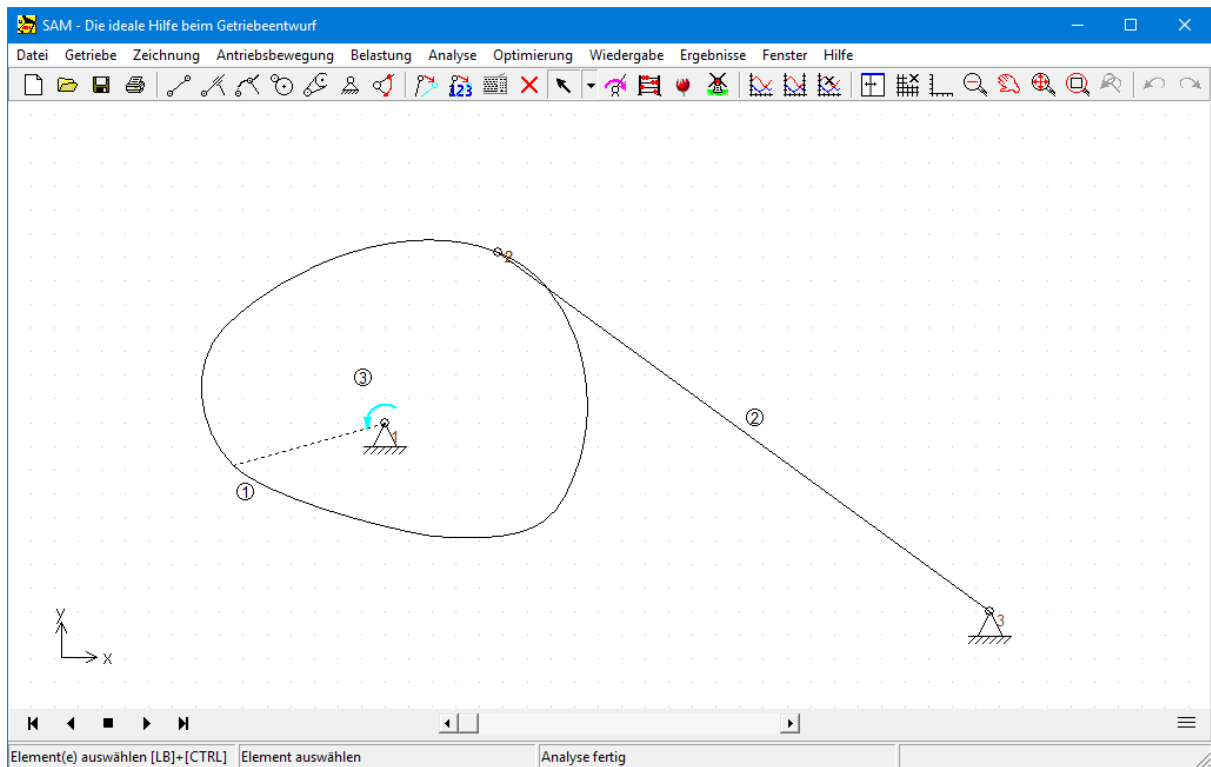
Eine Kulissenführung besteht aus einer Kulissee, die eine beliebige gekrümmte durch Bézierpunkte definierte Form haben kann, und einem beidseitig zwangsgeführter Kulissenstein.



Kulissenführung (CS.SAM)

9.1.7 Kurvenscheibe

Das Element 'Kulissenführung' kann in der geschlossenen Form auch eingesetzt werden um eine Kurvenscheibe nachzubilden.



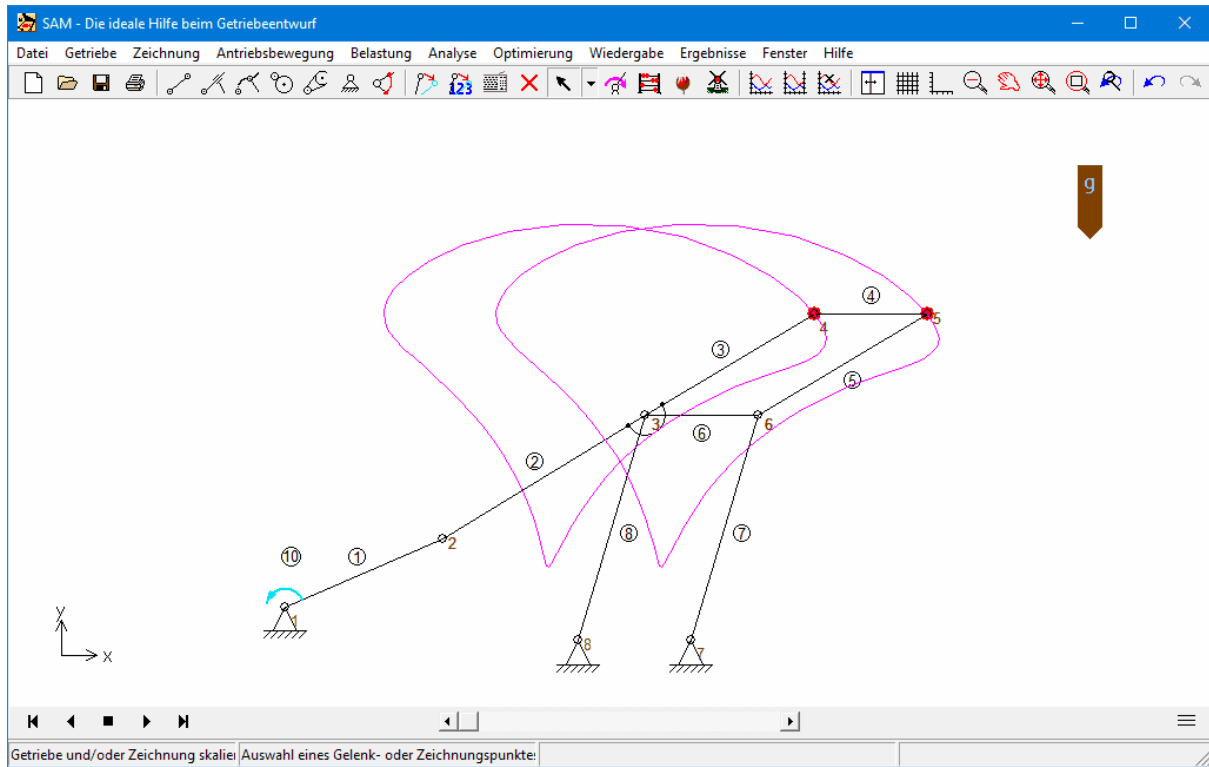
Kurvenscheibe (CAM.SAM)

9.2 Kräfteanalyse

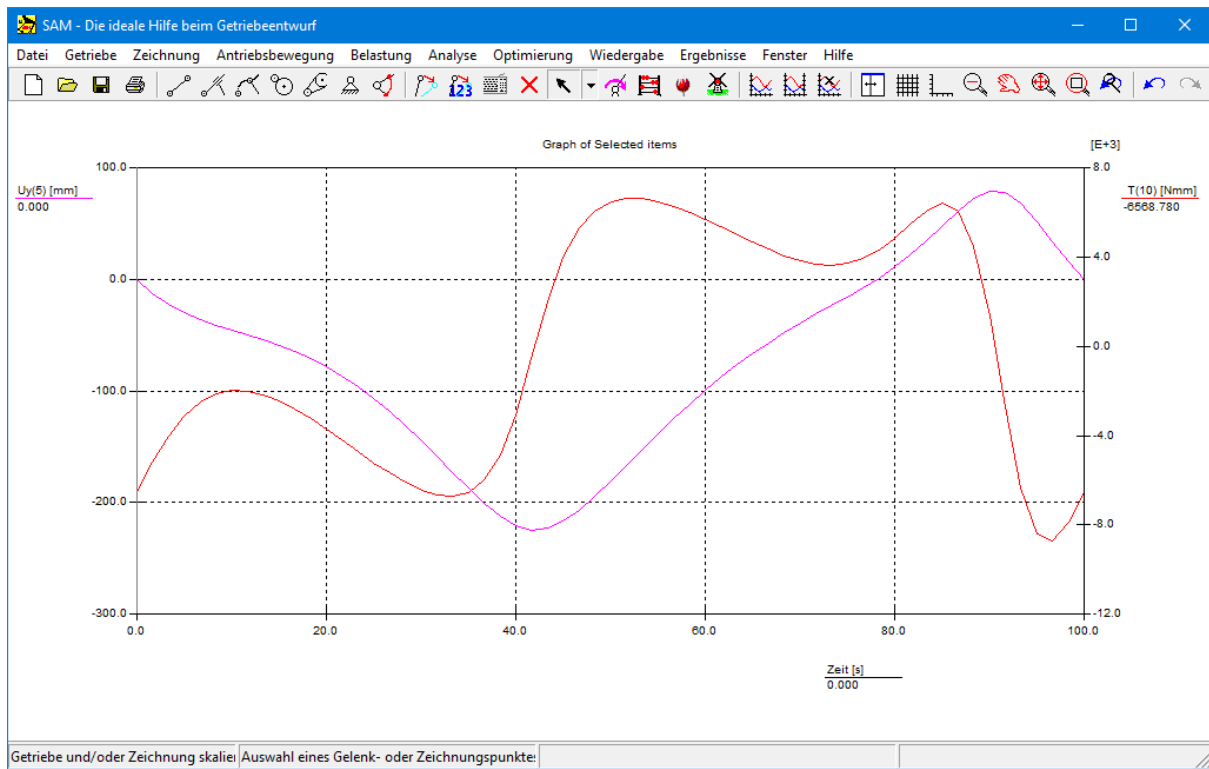
- Transportgetriebe mit Gravitationseinfluß
- Zahnriemenübersetzung mit externer Kraft
- Variable Windkräfte auf Sportwagen Spoiler

9.2.1 Transportgetriebe mit Gravitationseinfluß

Das folgende Getriebe kann benutzt werden um Produkte mittels Glied 4 anzuheben und parallel zur Ausgangsstellung von links nach rechts zu transportieren. Das statische Antriebsmoment (auf Grund der Erdbeschleunigung) kann berechnet werden. Zu diesem Zwecke wird eine Gravitationsvektor definiert und es werden in den Gelenkpunkten 4 und 5 diskrete Massen zugefügt.



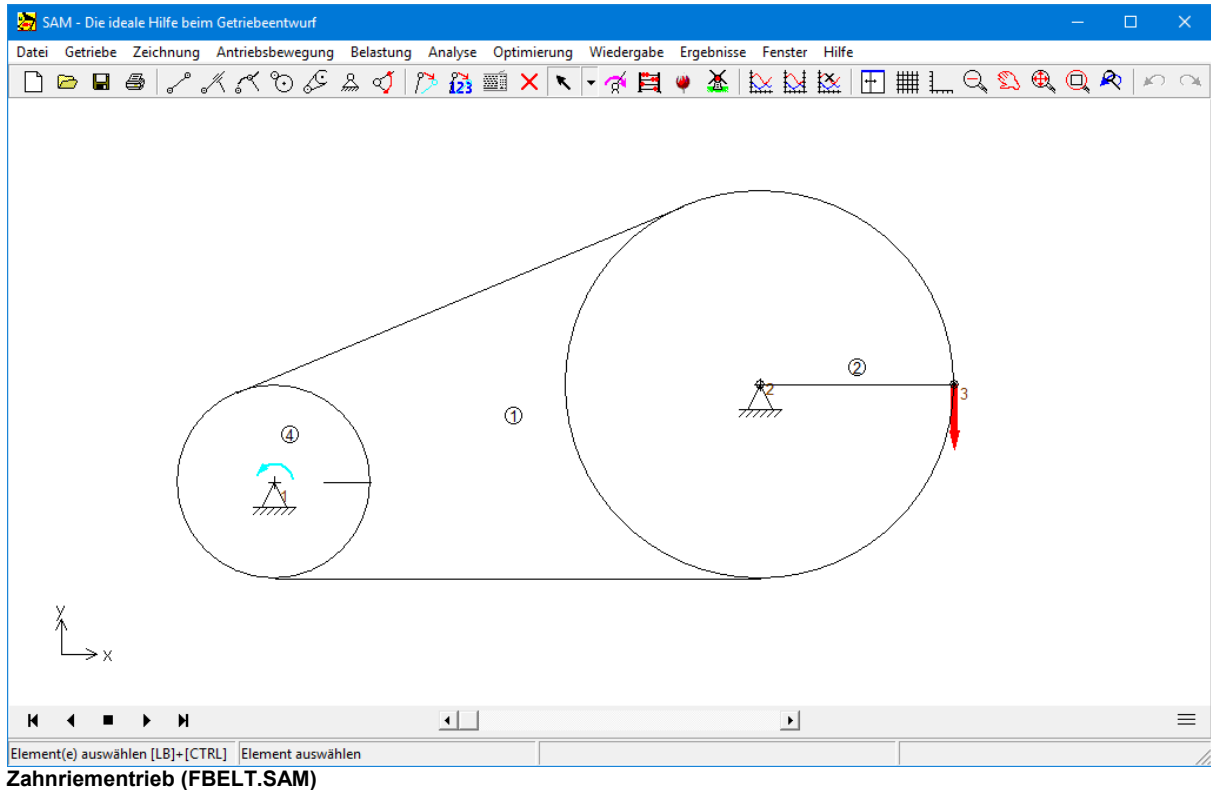
Transportgetriebe mit der Bahnkurve der Einzelmassen (TRFR.SAM)

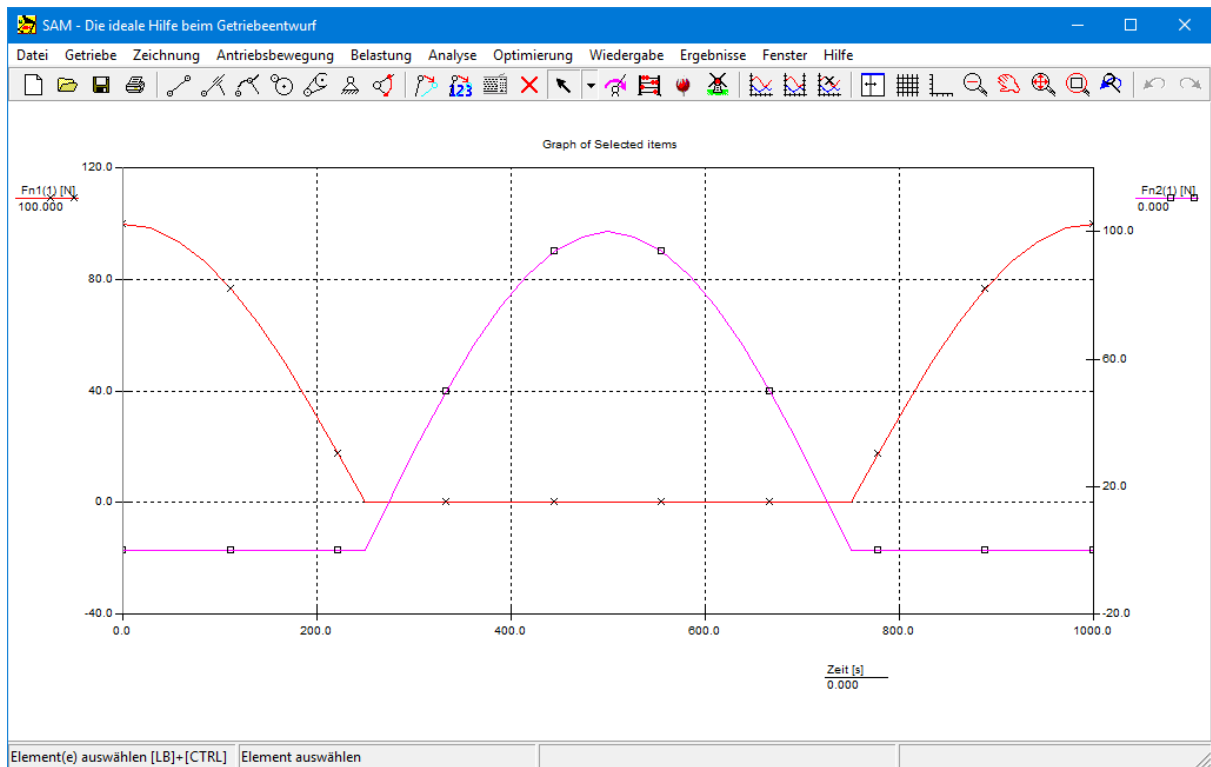


Vertikale Position einer Einzelmasse und statisches Antriebsdrehmoment an der Kurbel

9.2.2 Zahnriemenübersetzung mit externer Kraft

Das folgende Beispiel soll die Kraftanalyse eines vorspannungslosen Riementriebs illustrieren. Die Belastung besteht aus einer vertikalen Kraft in Punkt 3, die abhängig von der Verdrehung zu einem positiven bzw. negativen Drehmoment auf Scheibe 2 führt. Da nur Zugkräfte übertragen werden können ist abhängig von der Verdrehung der obere oder der untere Riemenabschnitt kraftführend (die Kraft in dem anderen Riemenabschnitt ist dann gleich null).



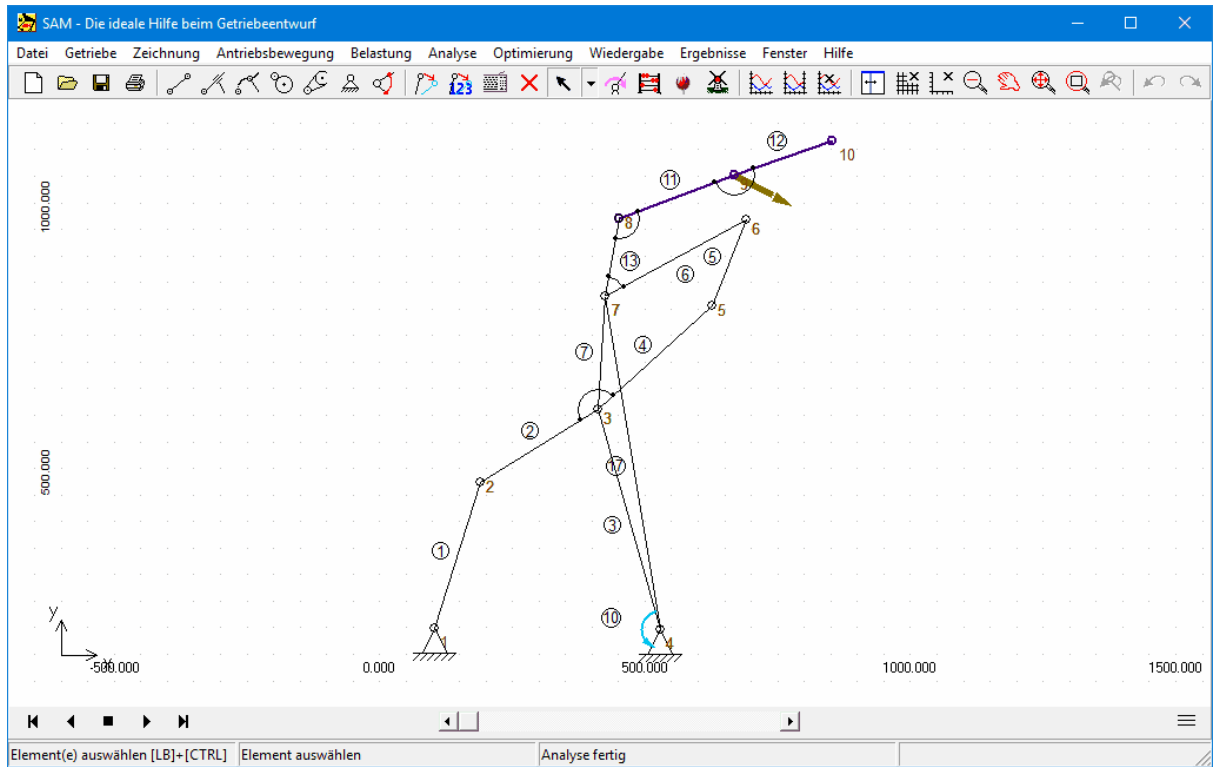


Zugkräfte FN1 in oberem Riemenabschnitt und FN2 in unterem Riemenabschnitt (Achtung: versetzte y-Achsen)

9.2.3 Variabele Windkräfte auf Sportwagen Spoiler

Sportwagen haben oft einstellbare Spoiler, um Abwärtskraft zu erzeugen. Der Wert und die Richtung dieser Kräfte hängen nicht nur von der Geschwindigkeit des Fahrzeugs ab, sondern auch von der einstellbaren Höhe des Spoilers.

Der Spoiler wird durch die beiden blauen Elemente 11 und 12 modelliert, die sich den Gelenkpunkt 9 teilen. Die bei einer bestimmten Geschwindigkeit des Fahrzeugs auf den Spoiler einwirkenden Kräfte wurden gemessen und werden als variable Kraft (Wert & Richtung) modelliert, die von der Höhe des Gelenkpunkts 9 abhängt.



Spoiler-Mechanismus mit variabler externer Kraft in Gelenkpunkt 9 (SCS.SAM)

Kraft: Gelenkpunkt 9

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Grösse

Komponente: Gelenkpunkt, Nr: 9, Eigenschaft: Y

Deaktiviert

	Y [mm]	Kraft [N]	Winkel [deg]
1	0.000	0.000	0.000
2	500.000	50.000	-5.000
3	1100.000	200.000	-30.000

Hinzufügen Einfügen Löschen

Importieren ... Alles löschen

Kraft [N]

Winkel [deg]

Zwischenablage Drucken

OK Abbrechen

Externe Kraft in Gelenkpunkt 9 als Funktion der aktuellen Y-Koordinate des Gelenkpunkts 9

9.3 Optimierung

- Antriebsdrehmoment Minimalisierung
- Bahnoptimierung
- Restringierte Funktionsoptimierung

9.3.1 Antriebsdrehmoment Minimierung

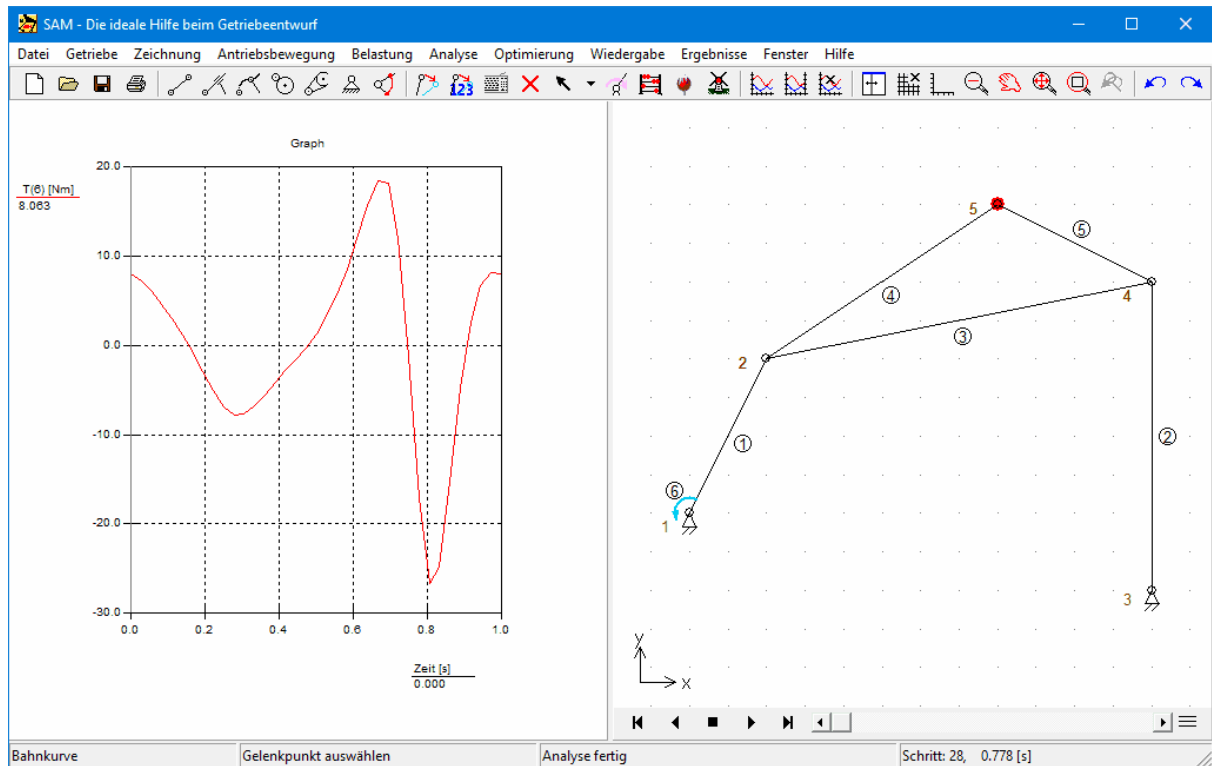
Als erstes Beispiel wird die Reduktion des Antriebsdrehmomentes eines massenbehafteten 4-Gelenkgetriebes besprochen. Die Masse befindet sich im Koppelpunkt und soll kompensiert werden durch eine extra Masse in der Koppelebene, deren Wert und Koordinaten zu bestimmen sind. Der Mechanismus wird gleichförmig angetrieben und die Erdbeschleunigung wird ausser Betracht gelassen.

Das Beispiel basiert auf dem Standard 4-Gelenkgetriebe, das mittels dem entsprechenden Design Wizard erstellt werden kann, wobei anschliesslich 10kg Masse im Gelenkpunkt 5 konzentriert wird. Die Kurbel wird mit konstanter Geschwindigkeit von 360 Grad in 1 Sekunde angetrieben und die Analyse

ist in 36 Schritte unterteilt.

Ausgangssituation

Der Verlauf des Antriebsdrehmoments in der Ausgangssituation ist im folgenden Screenshot dargestellt. Der absolute maximale Wert des Antriebsdrehmomentes beträgt 26.6 Nm.



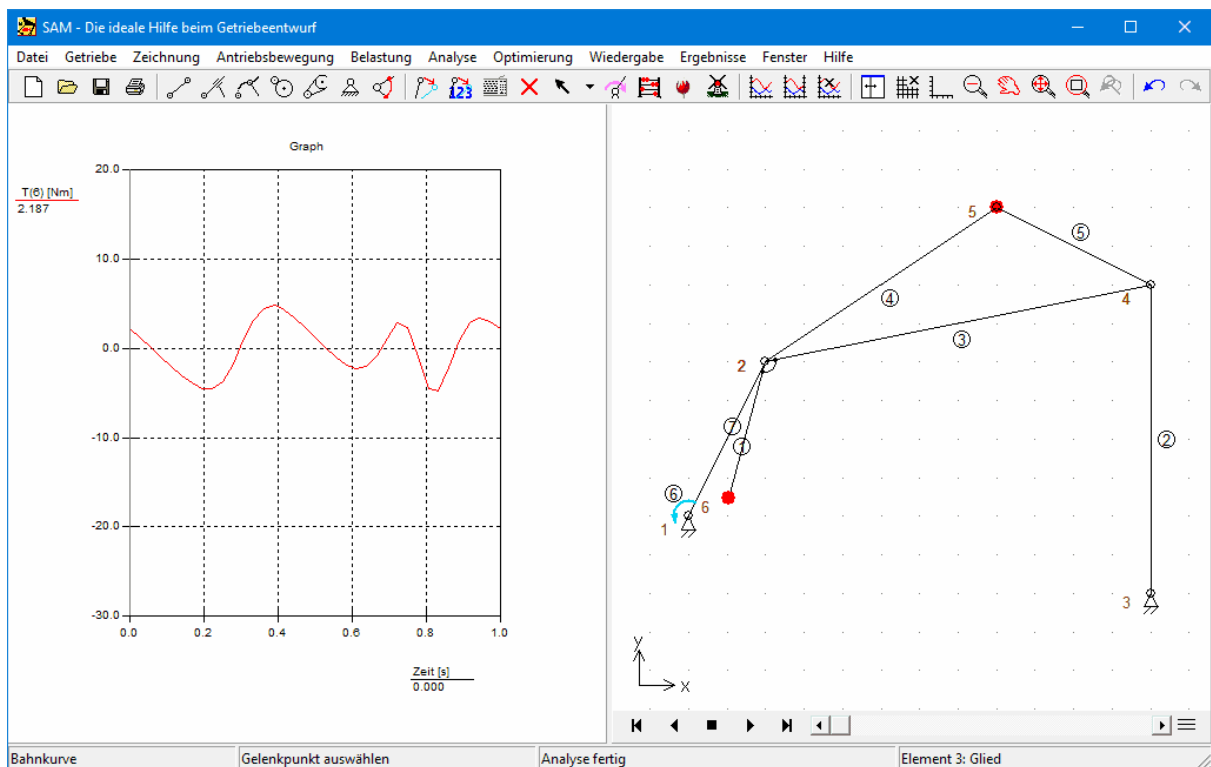
Ausgangssituation (a. Antriebsdrehmoment b. Mechanismus und Koppelpunktbahn)

Parametergrenzen Optimierung

Der maximale absolute Wert des Antriebsmomentes soll reduziert werden durch eine einzige Kompensationsmasse in der Koppelenebene, deren Wert zwischen 0 und 20kg liegen darf. Die Koordinaten der Masse sollen in beiden Richtungen zwischen -1.0m und 1.0m liegen.

Optimierter Mechanismus

Bei der Optimierungs werden die folgenden optimalen Parameter der Kompensationsmasse gefunden: $m=16.5$ kg, x-Koordinaten= 0.25 m und y-Koordinate= 0.53 m. Der Verlauf der Antriebsdrehmomentes ist nachfolgend dargestellt und zeigt viel weniger grosse Schwankungen. Der maximale absolute Wert beträgt nun nur noch 4.8 Nm.



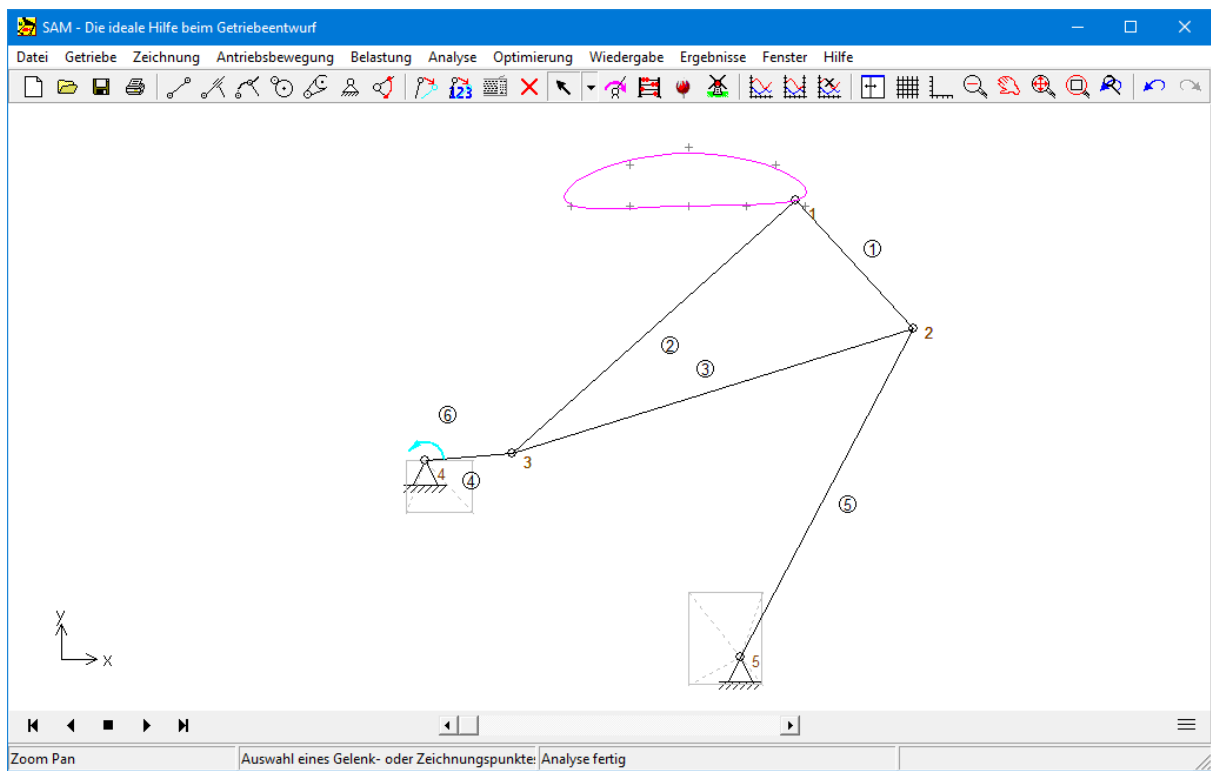
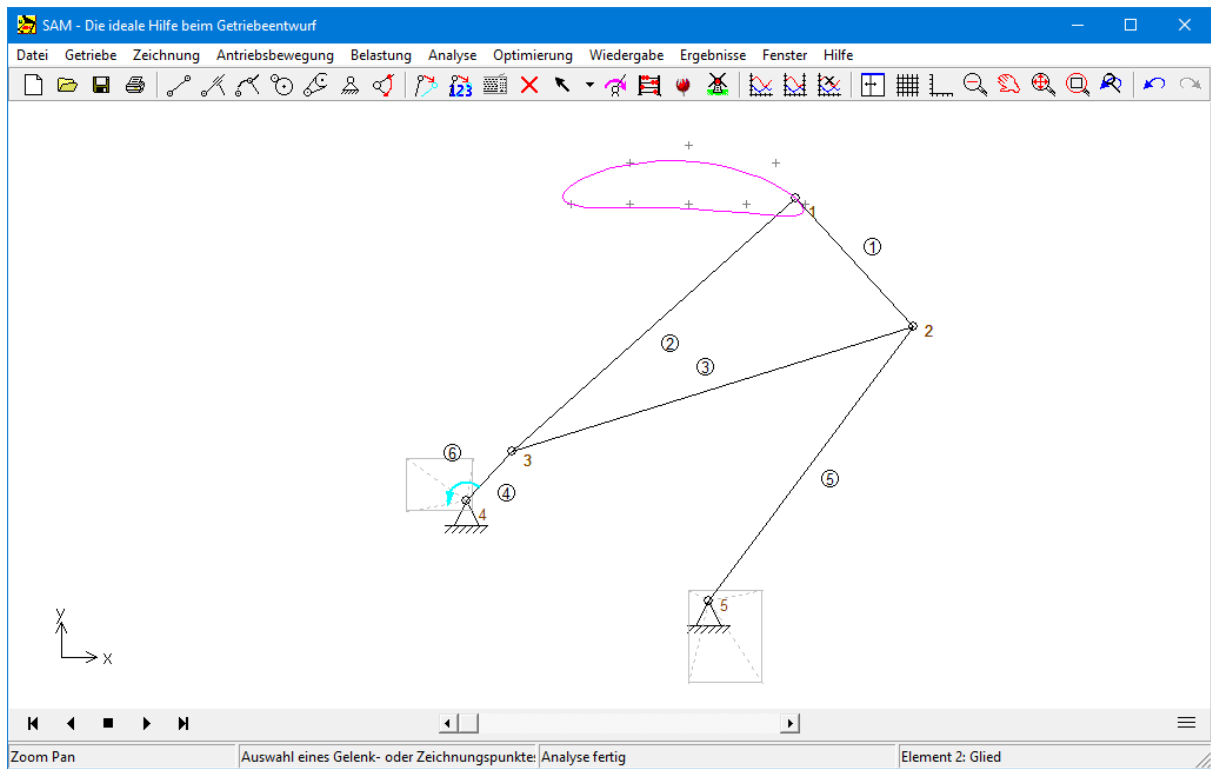
Optimierter Mechanismus (a. Antriebsdrehmoment b. Mechanismus + Kompensationsmasse)

9.3.2 Bahnoptimierung

SAM ist auch in der Lage die Parameter eines Getriebes so zu optimieren, dass ein Koppelpunkt eine Zielbahn so gut wie möglich durchläuft. Der erste Screenshot zeigt das Resultat eines manuellen Trial&Error Versuches um ein 4-Gelenkgetriebe zu finden des Koppelpunktbahn möglichst genau übereinstimmt mit der Bezier-Kurve durch die 8 Stützpunkte.

Dieses Getriebe ist als Startpunkt benutzt für eine Optimierungsaufgabe bei der der RMS-Wert der Differenzfunktion zwischen aktueller Bahn und Zielbahn zu minimalieren ist und wobei die Koordinaten aller Gelenkpunkte als Optimierungsparameter gewählt sind. Alle Gestellpunkte können variiert werden innerhalb der angedeuteten Grenzen, während alle anderen Gelenkpunkte unbegrenzt variiert werden dürfen.

Das Ergebnis der Optimierung ist im zweiten Screenshot dargestellt und man sieht deutlich die bessere Übereinstimmung.



9.3.3 Restringierte Funktionsoptimierung

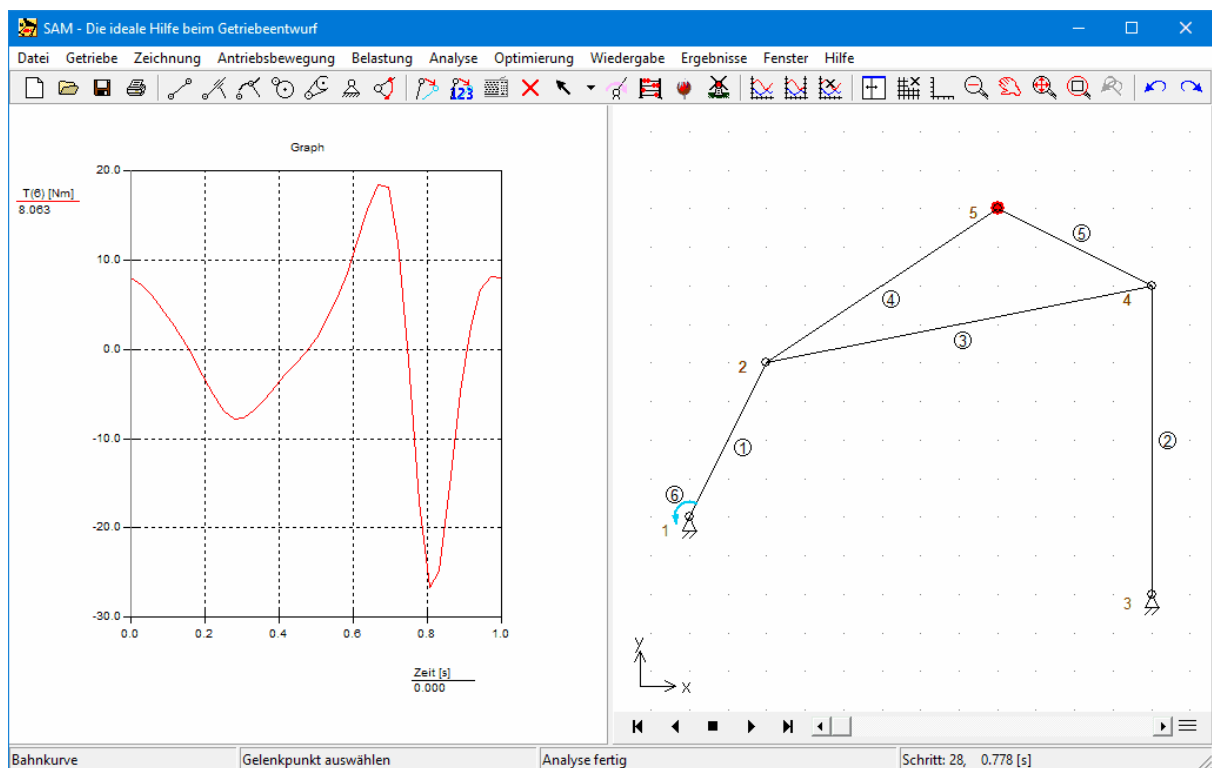
In diesem Beispiel wird die restringierte Optimierung demonstriert, wobei die Nebenbedingung als Straffunktion (Penalty) definiert wird. Als Startpunkt dient der vorherige Beispiel "Antriebsmoment Minimierung", wobei nun eine extra Nebenbedingung erfüllt werden muss.

Das Beispiel basiert auf dem Standard-Viergelenkmechanismus, der durch die Befehlsfolge DATEI > WIZARD > 4-GELENKGETRIEBE nach dem Akzeptieren der Standardwerte erzeugt wird. Der Mechanismus wird mit einer konstanten Winkelgeschwindigkeit an der Kurbelwelle angetrieben (360 Grad in 1 s und unterteilt in 36 Intervalle) und Gravitationseffekte werden ausgeschlossen. Bei Gelenkpunkt 5 wird eine Masse von 10 kg angenommen. Der Optimierungsalgorithmus muss den optimalen Wert und die optimale Lage der Ausgleichsmasse suchen.

In diesem Beispiel wollen wir die zusätzliche Einschränkung hinzufügen, dass die Länge des zusätzlichen Elements an dessen Ende sich die Ausgleichsmasse befindet nicht mehr als 0,05m beträgt.

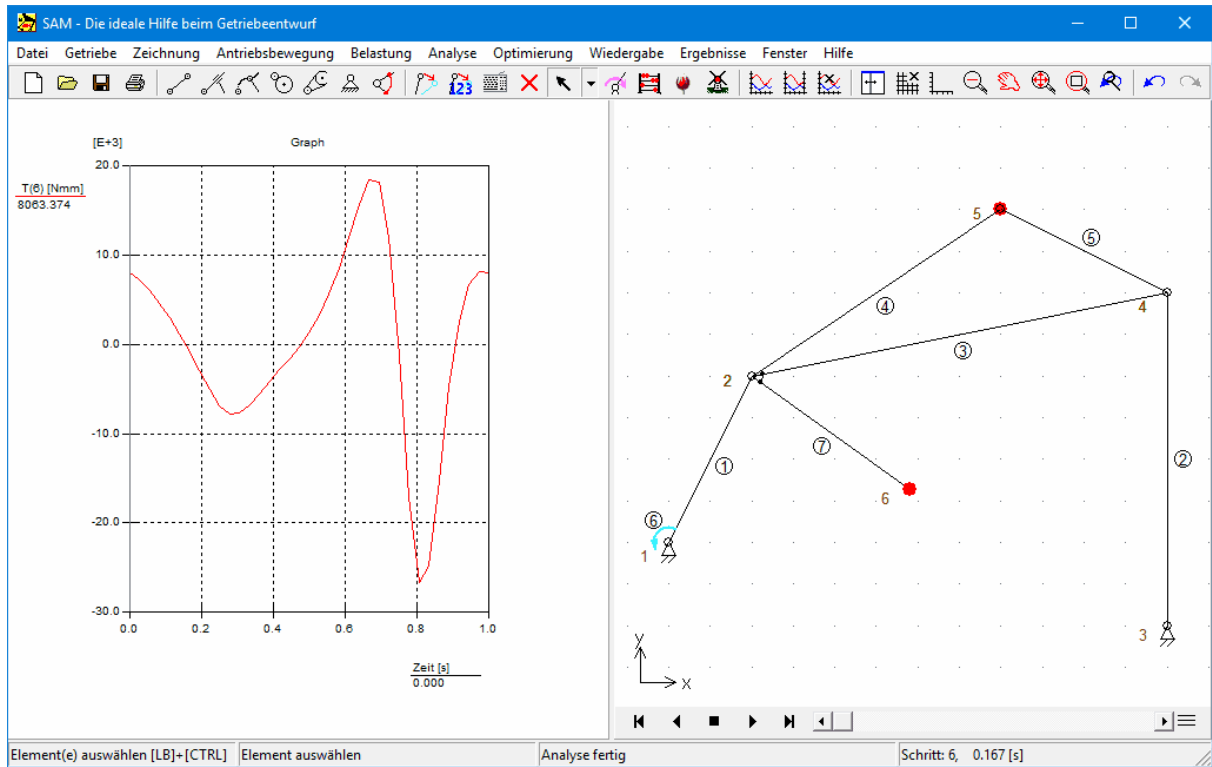
Ausgangssituation

Der Verlauf des Antriebsdrehmoments in der Ausgangssituation ist im folgenden Screenshot dargestellt. Der absolute maximale Wert des Antriebsdrehmomentes beträgt 26.6 Nm.



Ausgangssituation

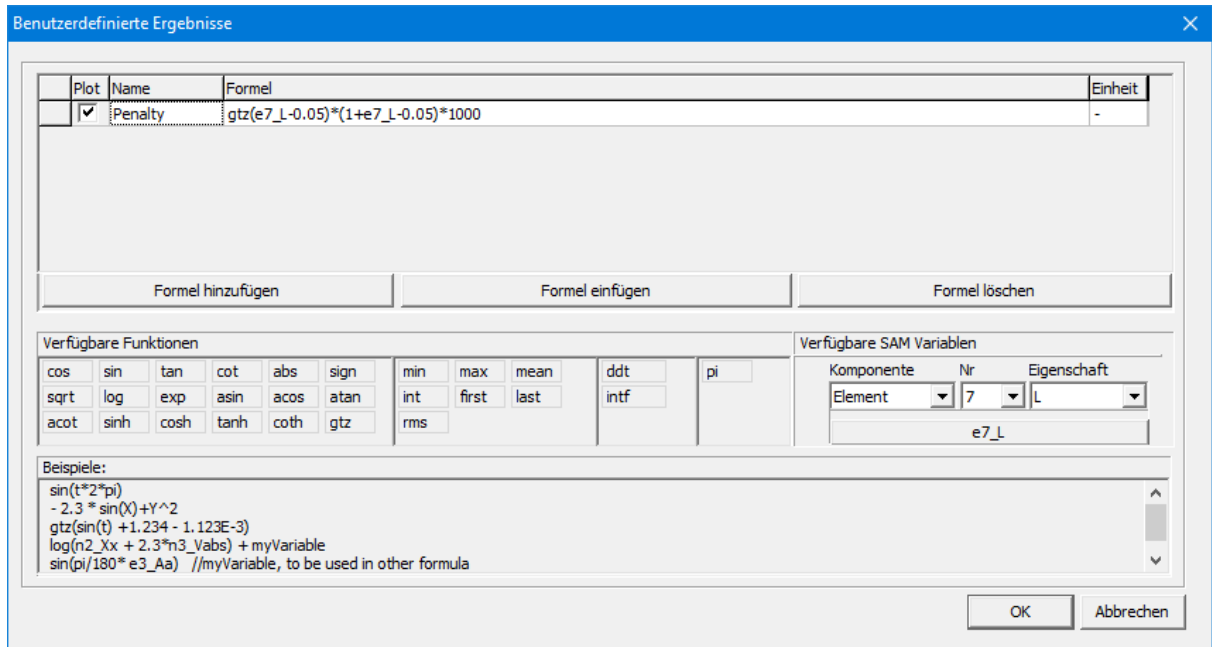
Im nächsten Schritt wird ein extra Element konstruiert (Element 7) an dessen Endpunkt die Ausgleichsmasse als Element Masse hinzugefügt wird. Bitte beachten Sie, dass diese Masse nicht als individuelle Masse im Gelenkpunkt 6 hinzugefügt wird, sondern als **Element Masse** mit Lage auf dem Endpunkt Nr. 6 (bei den Gelenkeigenschaften bedeutet das also einen relativen Abstand 1 zum ersten Gelenkpunkt des Elementes, da Gelenkpunkt 2 der erste Gelenkpunkt ist und Gelenkpunkt 6 der zweite Gelenkpunkt). Das Optimierungsmodul kann im Moment nur Elementeigenschaften als Optimierungsparameter berücksichtigen, aber noch nicht individuelle Massen.



Element mit verfahrbarer Ausgleichmasse hinzugefügt (Startpunkt für die Optimierung)

Optimierung

Die Nebenbedingung, dass die Länge des Elementes 7 nicht mehr als 0.05m betragen darf, wird übersetzt in eine Penalty. Hierzu wird im Menü ERGEBNISSE > BENUTZERDEFINIERT eine eigene Variable mit dem Namen Penalty eingeführt.



Definition der Penalty

Die Penalty basiert auf der logischen Funktion GTZ(x), was eine Abkürzung ist für Greater Than Zero,

die als Resultat den Wert 1 gibt wenn das Argument x grösser als Null ist und ansonsten ein Null Resultat zurückgibt. Das Suchen nach dem Optimum der Zielfunktion verläuft im Allgemeinen besser, wenn die Penalty grösser ist je grösser die Verletzung der Nebenbedingung. Daher wird mit dem Ausdruck $(1 + e^{6 \cdot L} - 0.05)$ multipliziert. Zum Schluss wird bei diesem Beispiel noch multipliziert mit dem Gewichtungsfaktor 10000, um dafür zu sorgen, dass die Penalty auch wirklich Einfluss hat auf die Zielfunktion. Die Penalty sollte ausreichend gross sein, aber auch nicht zu gross, dass numerische Probleme auftreten.

Im Allgemeinen ist es sinnvoll erst eine Optimierung OHNE Penalty durchzuführen, um ein Gefühl zu entwickeln für die Grössenordnung der Zielfunktionswerte. Diese kann man dann benutzen zur Abschätzung sinnvoller Penaltywerte.

Optimierungsziel

Die Einstellungen der Optimierung werden in folgendem Screenshot gezeigt. Der maximale absolute Wert des Drehmomentes T1 (in Gelenkpunkt 1) des Elementes 1 soll minimiert werden, wobei die obenbeschriebene Penalty zur Zielfunktion addiert wird. Diese soll dafür sorgen, dass die Nebenbedingung, Länge Element 7 < 0.05m, erfüllt wird,

The screenshot shows a dialog box titled "Optimierungsziel Definieren" with a close button (X) in the top right corner. The dialog is divided into six steps, each with a label and a control element:

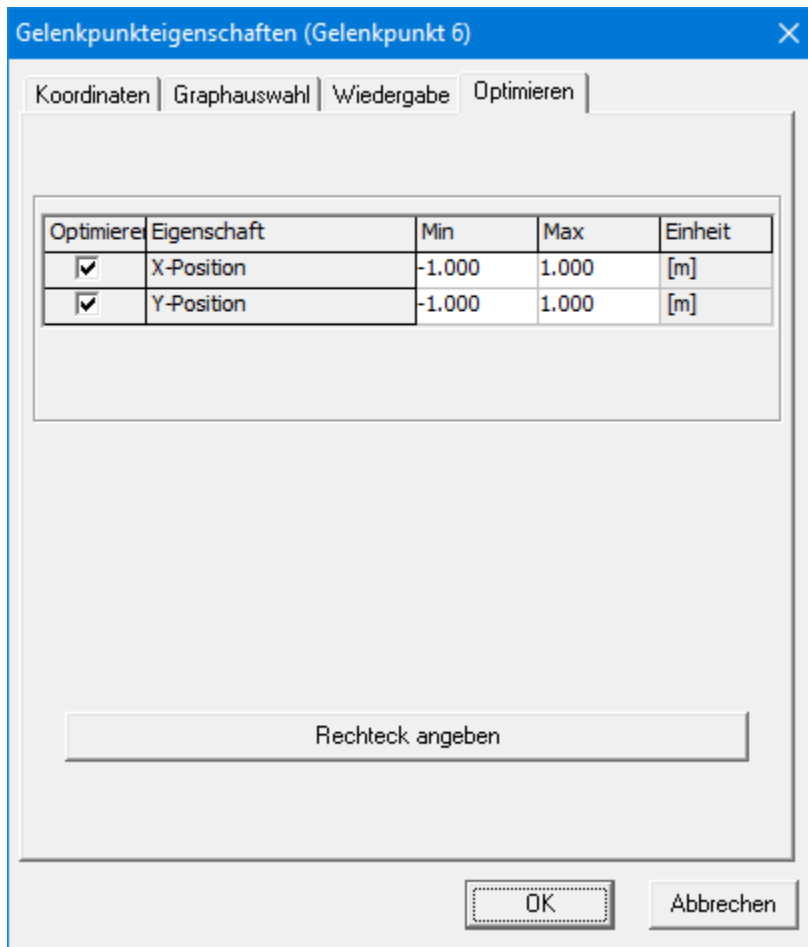
- Schritt 1:** "Optimierungsklasse" with a dropdown menu set to "Funktion".
- Schritt 2:** "Details" with a button labeled "Ändern..." inside a dashed border.
- Schritt 3:** "Referenzdatei (fakultativ)" with a button labeled "Ändern..."
- Schritt 4:** "Eigenschaft der (Differenz-)Funktion" with a dropdown menu set to "Maximum absolut".
- Schritt 5:** "Penalty Funktion (fakultativ)" with a dropdown menu set to "Penalty".
- Schritt 6:** "Optimierungsziel" with a dropdown menu set to "Minimieren".

At the bottom of the dialog are two buttons: "OK" and "Abbrechen".

Definition der Optimierungsaufgabe

Optimierungsparameter

Der Koordinaten des Gelenkpunkt 6 dürfen während der Optimierung innerhalb des Vierecks mit Eckpunkten (-1.0,-1.0) und (1.0,1.0) gewählt werden.



Gebiet in dem der Gelenkpunkt 6 (Position der Ausgleichsmasse) variiert werden darf

Ausserdem darf die Ausgleichsmasse selber zwischen 0-40kg liegen. Diese Masse MUSS über die Eigenschaften des Elementes definiert werden.

Elementparameter (Glieder 7) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	7	
Gelenkpunkt 1	2	
Gelenkpunkt 2	6	
Länge	0.234	[m]
Winkel	324.215	[deg]

Masse	0.001	[kg]
Massenträgheitsmoment (im Schwerpunkt)	0.000	[kgm ²]
Relativer Abstand zum 1. Gelenkpunkt	1.000	[-]

Tracking-Eigenschaften

Elementparameter (Glieder 7) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

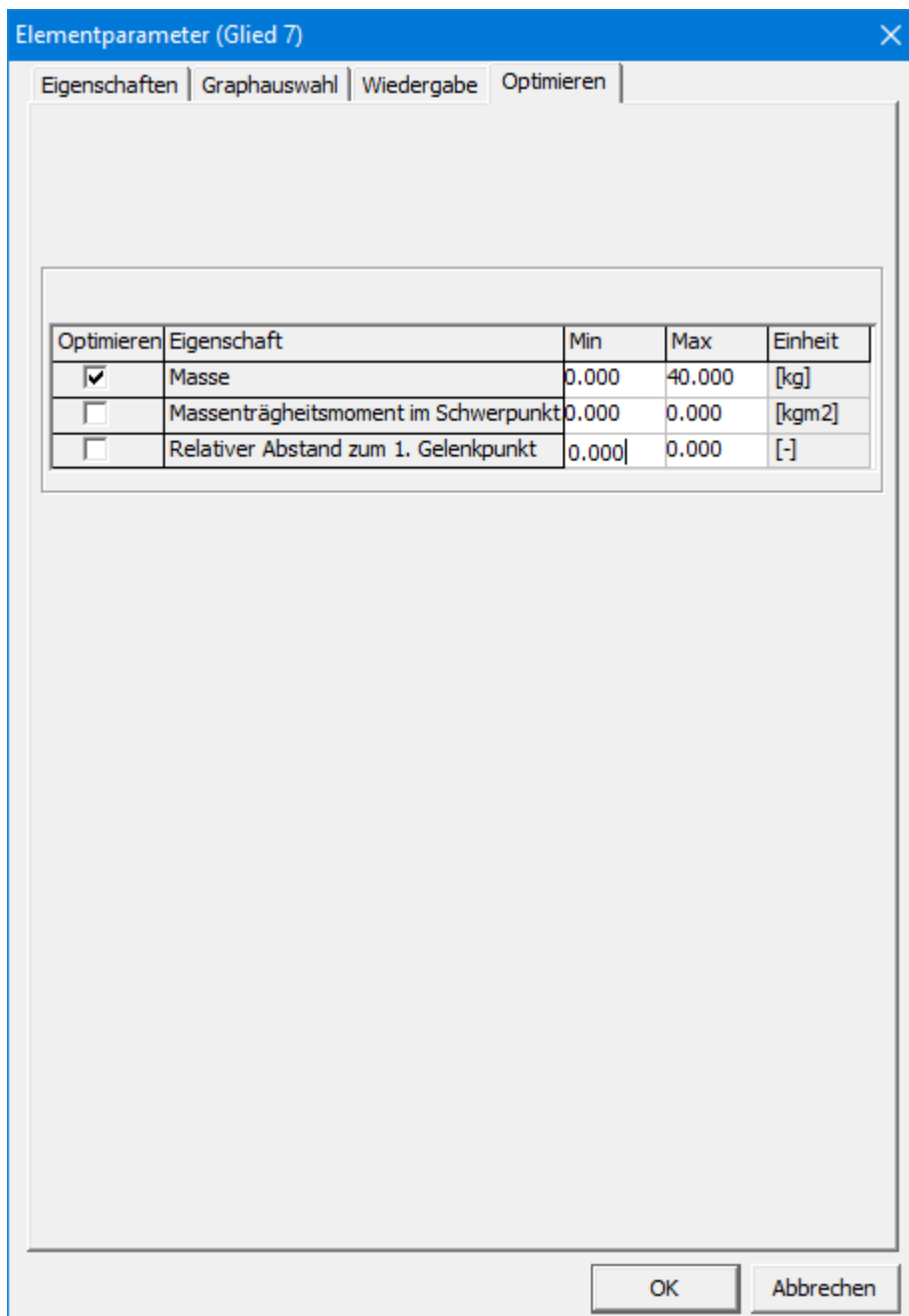
Element Nr	7	
Gelenkpunkt 1	2	
Gelenkpunkt 2	6	
Länge	234.462	[mm]
Winkel	324.215	[deg]

Masse	0.001	[kg]
Massenträgheitsmoment (im Schwerpunkt)	0.000	[kgmm ²]
Relativer Abstand zum 1. Gelenkpunkt	1.000	[-]

Tracking-Eigenschaften

OK Abbrechen

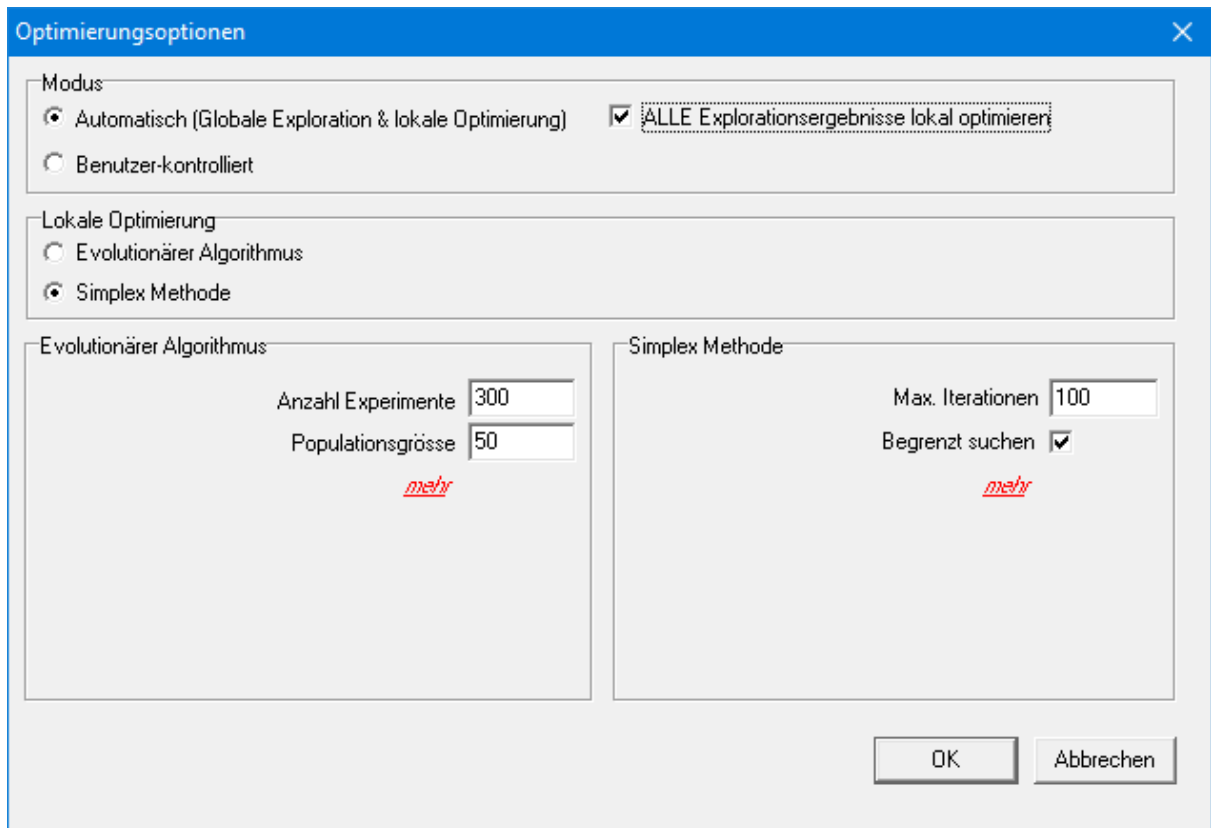
Element 7 ist massenbehaftet in zweiten Endpunkt (daher relativer Abstand zum ersten Endpunkt gleich 1.0)



Die Eigenschaft Masse des Gliedes 6 soll im Bereich 0-40kg optimiert werden.

Optimierung Optionen

Zur Einfachheit wird der automatische Modus ausgewählt. In diesem Modus wird eine globale Exploration auf der Basis des evolutionären Algorithmus vorgenommen. Die besten Ergebnisse werden dann automatisch lokal optimiert mit Hilfe der Simplex Methode. Im Screenshot sind alle Einstellungen dargestellt.



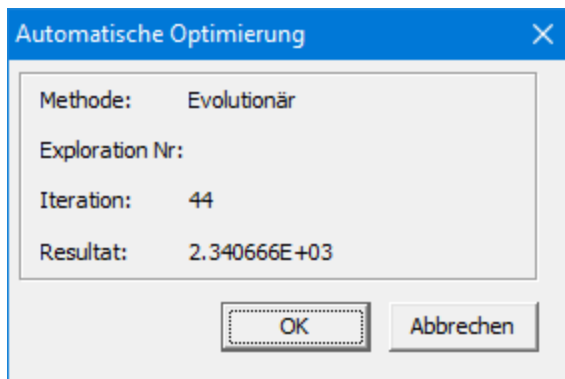
Einstellungen des Optimierungsalgorithmus

Optimierungsvorgang

Um den Verlauf des Optimierungsvorganges besser sehen zu können sollte die Autoskalierung des Graphen ausgeschaltet werden und X-Achse auf -30N bis +20N eingestellt werden.

Globale Exploration

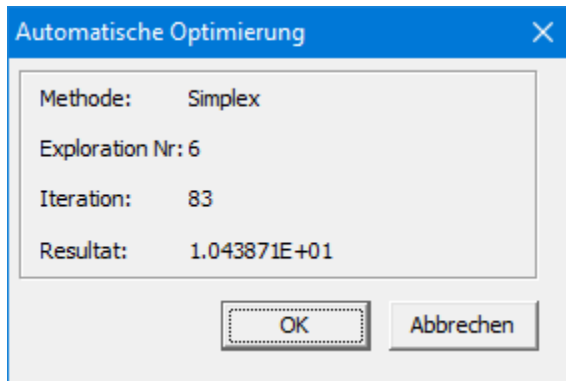
Das Status Fenster zeigt den aktuellen Stand der globalen Exploration.



Methode: Während der globalen Exploration wird immer der Evolutionäre Algorithmus benutzt.
 Explore id: Leer (hat nur Bedeutung während der lokalen Optimierung).
 Iteration: Aktueller Schritt
 Result: Aktuelles Resultat des Experiments.

Lokale Optimierung

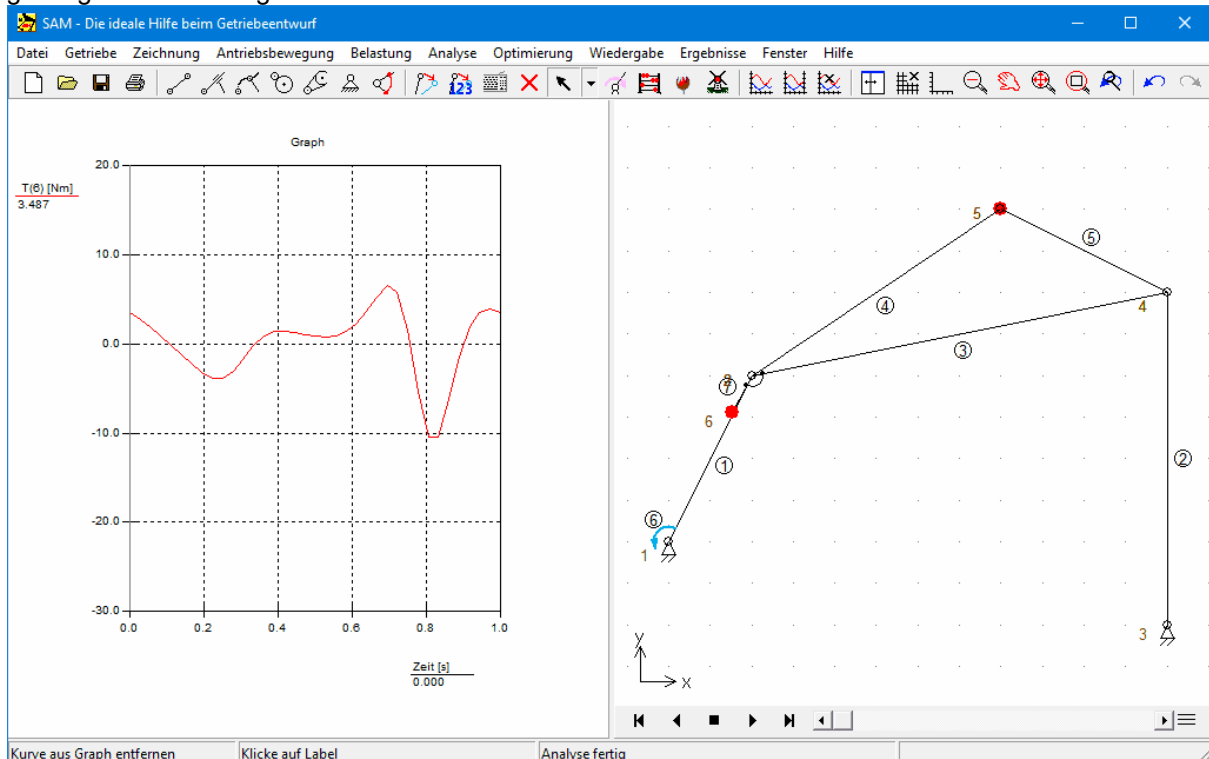
Die den Optimierungsoptionen ist entschieden, dass alle Ergebnisse der globalen Exploration mittels lokaler Optimierung verbessert werden. Für diese lokale Optimierung ist die Simplex Methode gewählt.



- Methode: Als Methode für die lokale Optimierung ist die Simplex Methode gewählt.
- Exploration Nr.: Die Nummer der globalen Explorator, die momentan mittels lokaler Optimierung verbessert wird.
- Iteration: Momentaner Schritt in der lokalen Optimierung
- Resultat: Aktuelles Resultat des Optimierung.

Optimierungsergebnis

Bei der Optimierung wurde die Masse $m=38,7\text{kg}$ und die Koordinaten $x=0,28\text{m}$ und $y=0,65\text{m}$ gefunden. Der korrespondierende maximale Absolutwert des Antriebsmomentes beträgt dabei $10,1\text{Nm}$. Das ist das beste Ergebnis, dass bei der Optimierung mit der Nebenbedingung, dass die Länge des Elementes 7 kleiner als $0,05\text{m}$ sein soll, gefunden wurde und bedeutend besser als der Startwert von $26,6\text{Nm}$. Bei der Optimierung ohne der Nebenbedingung wurde allerdings ein weit günstigeres Resultat gefunden und zwar $4,6\text{Nm}$.



Optimierter Mechanismus

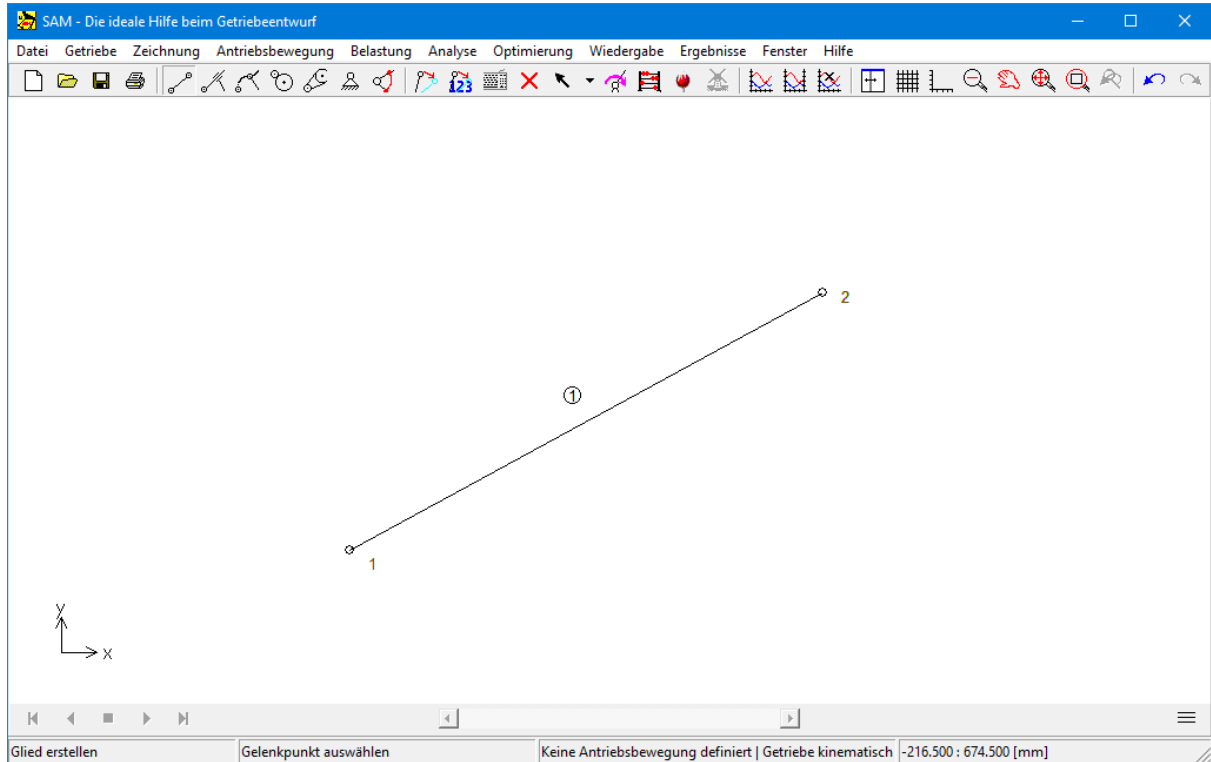
Kapitel

10

10 Elemente

10.1 Glied

Das Glied ist das grundlegendste Element in SAM. Es wird benutzt, um jede Art von Verbindung zu modellieren.



Glied

Das Glied wird definiert durch die Position seiner Endpunkte, was bewirkt, daß die Gliedlänge keine unabhängige Größe, sondern das Ergebnis der Gelenkkoordinaten ist. Die Länge kann im Eigenschafts-Fenster "Basis-Element" abgelesen werden, welches man durch Doppelklick auf das Glied öffnet. Hier kann auch die Element- und Gelenknummer nachgesehen werden, außerdem können Trägheitseigenschaften des Gliedes definiert werden, wie :

- Masse
- Schwerpunkt
- Trägheitsmoment

Der Schwerpunkt wird definiert als Quotient des Abstands vom ersten Gelenkpunkt und der Länge des Glieds, und kann zwischen 0 und 1 liegen. Er muß auf dem Glied liegen.

Elementparameter (Glieder 1) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	1	
Gelenkpunkt 1	1	
Gelenkpunkt 2	2	
Länge	0.876	[m]
Winkel	21.152	[deg]

Masse	0.000	[kg]
Massenträgheitsmoment (im Schwerpunkt)	0.000	[kgm ²]
Relativer Abstand zum 1. Gelenkpunkt	0.000	[-]

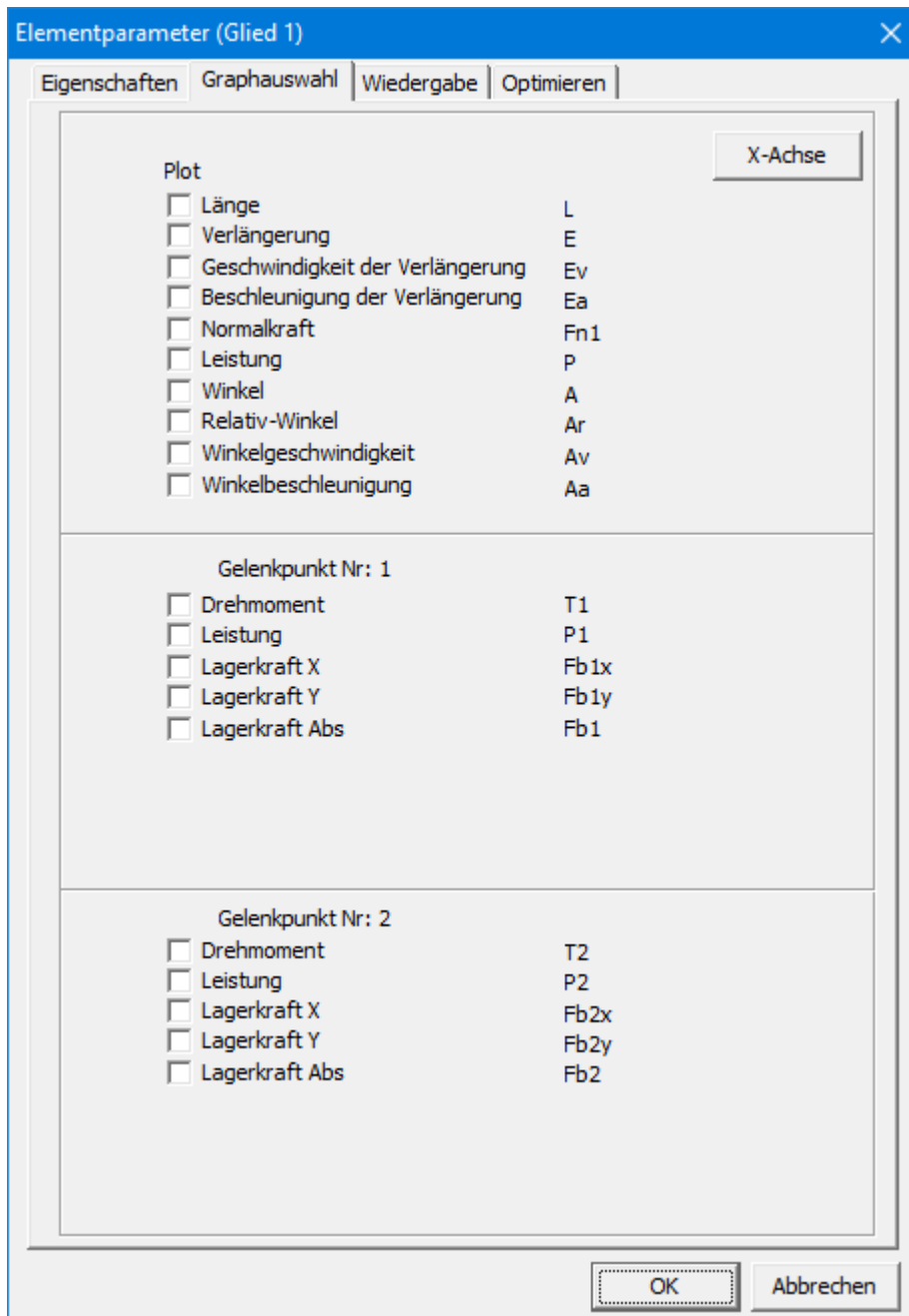
Tracking-Eigenschaften

OK Abbrechen

Eigenschaftsfenster des Gliedes

Bevor die Analyse gestartet wird, kann der Benutzer definieren, welche Elementeigenschaften berechnet und für weitere Verarbeitung gespeichert werden sollen. Im Fall eines Gliedes können die folgenden Punkte ausgewählt werden:

- Länge, Verlängerung (und deren Ableitungen)
- Absoluter und relativer Winkel, Winkelgeschwindigkeit, Winkelbeschleunigung
- Normalkraft und Leistung
- Drehmoment und resultierende Kräfte an beiden Gelenken



Eigenschaften eines Gliedes, die berechnet werden können

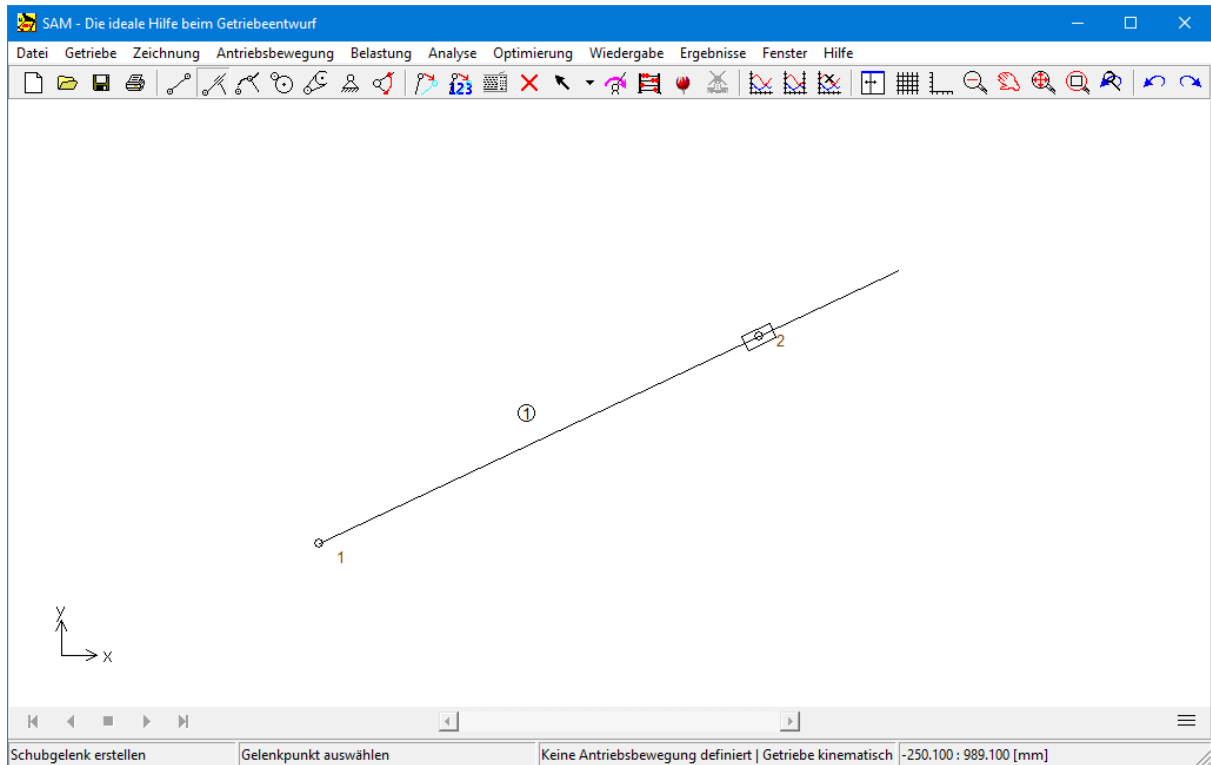
In den meisten Anwendungsfällen ist die Gliedlänge fest und deswegen ist die Längenänderung und deren Ableitungen gleich null. Ohne Längenänderung ist auch die in axiale Richtung übertragene Leistung gleich null ($F \cdot v = P$).

Im Fall eines Gliedes mit linearer Verlängerung, welches als Glied mit definierter Längenausdehnung modelliert werden kann, haben die Größen Längenänderung etc. Bedeutung.

Neben dem Absolutwinkel des Gliedes kann auch der Relativwinkel berechnet werden. Außerdem kann auch noch das resultierende (die Bewegung verursachende) Drehmoment an jedem Gelenk des Gliedes berechnet werden. Wenn eine Antriebsbewegung definiert wurde, kann SAM die nötige Leistung berechnen.

10.2 Schubgelenk

Das Schubgelenk ist nicht mehr als ein Glied mit veränderlicher Länge. Um eine deutlichere graphische Darstellung zu erreichen, kann der Benutzer die Länge der Führungsbahn des Schubgelenkes bestimmen.

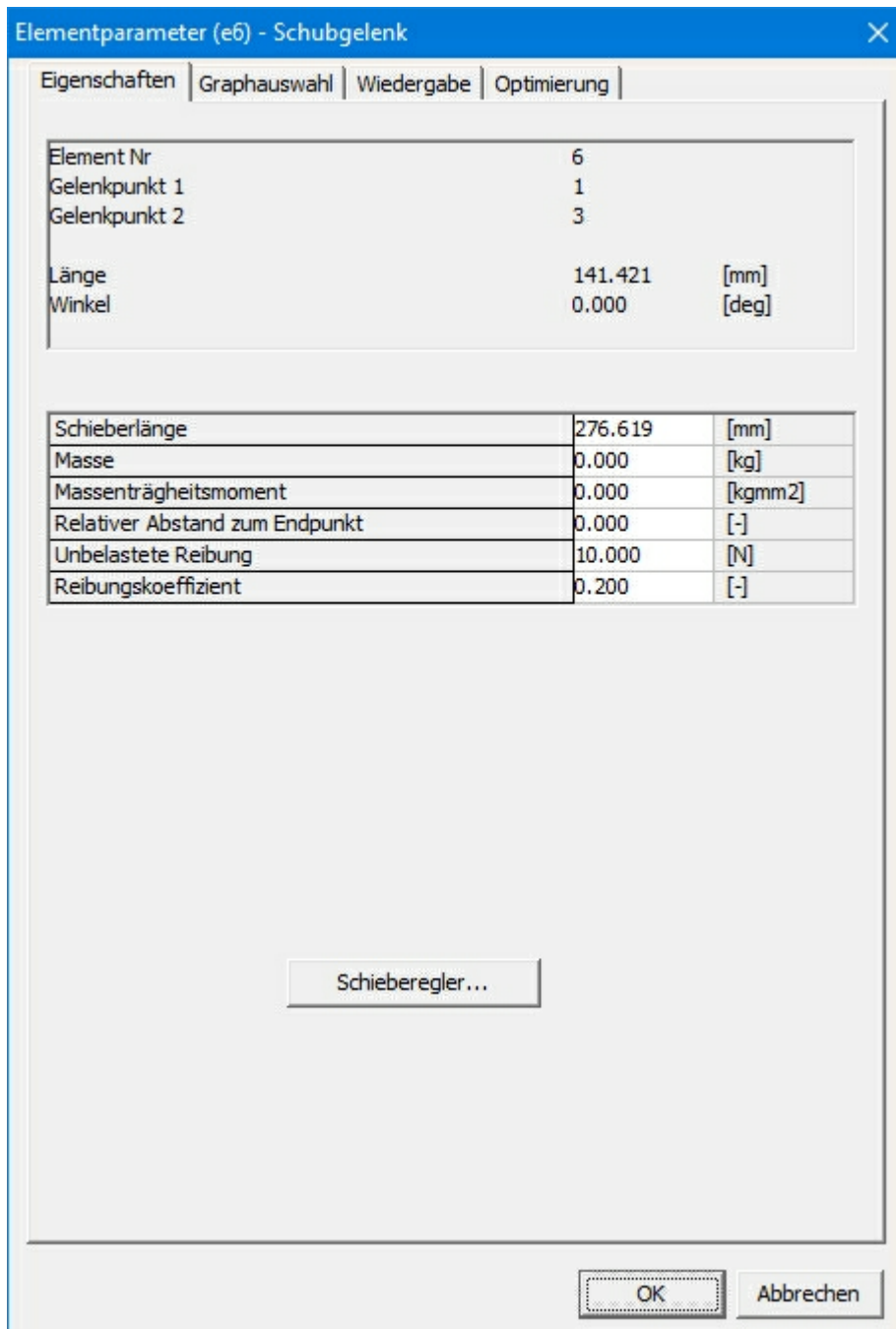


Schubgelenk

Das Schubgelenk wird definiert durch die Position seiner Endpunkte. Der Abstand zwischen diesen Gelenkpunkten wird durch das Schubgelenk nicht fixiert. Als eine zusätzliche Eigenschaft, die nur für eine bessere graphische Darstellung sorgen soll, kann der Benutzer die Länge der Führungsbahn des Schubgelenkes definieren. Diese Eigenschaften und die Gelenk- und Gliednummer können im Dialogfenster "Glieder" gezeigt werden. Der Benutzer kann ausserdem folgende Trägheitseigenschaften definieren :

- Masse
- Schwerpunkt
- Trägheitsmoment
- Unbelastete Reibungskraft
- Reibungskoeffizient

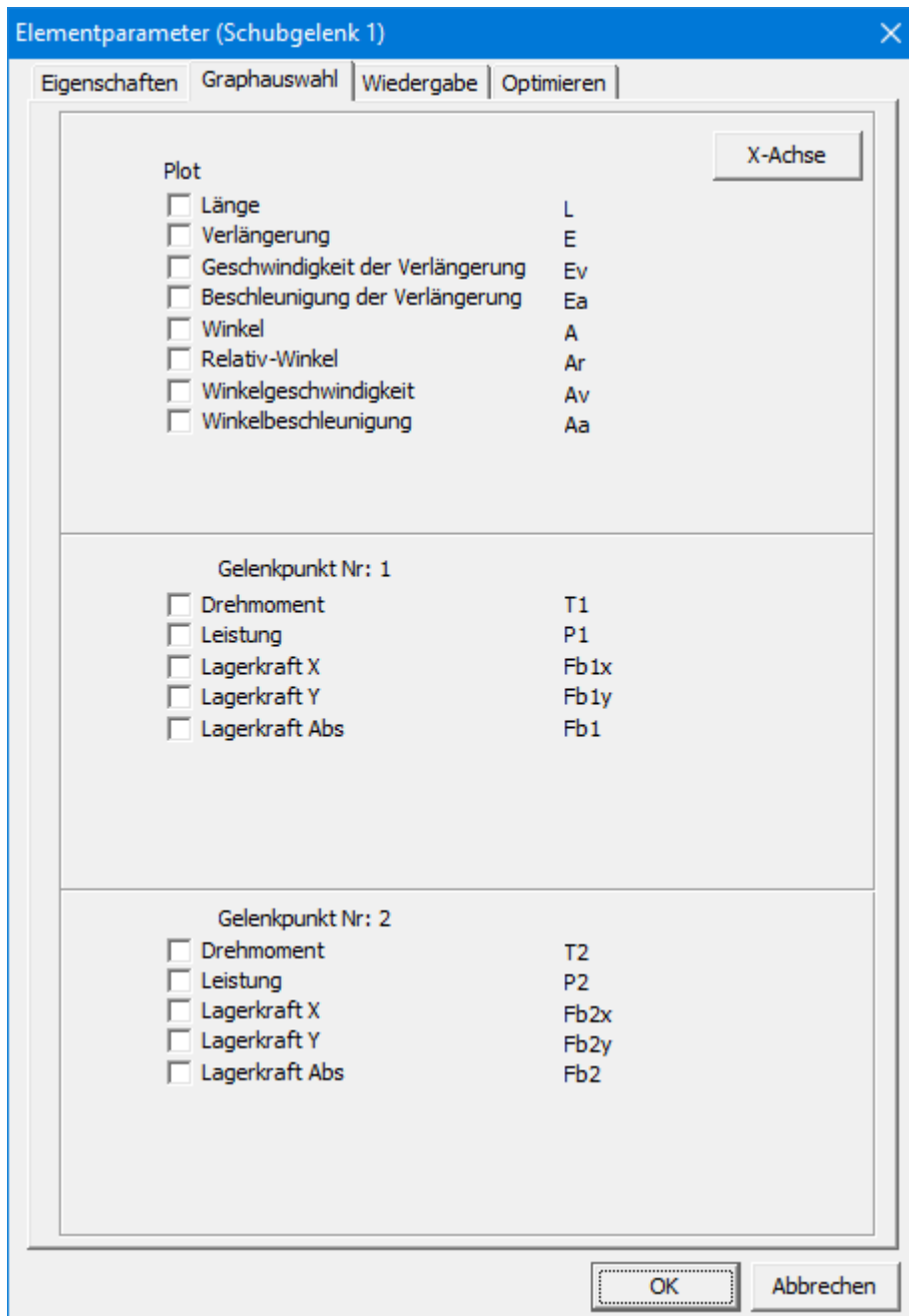
Der Schwerpunkt wird definiert als Quotient des Abstands vom ersten Gelenkpunkt und der Länge des Gliedes, und kann zwischen 0 und 1 liegen. Er muß auf dem Element liegen.



Eigenschaften des Schubgelenkes

Die folgenden Analyseergebnisse können ausgewählt werden:

- Länge, Verlängerung, Längsgeschwindigkeit und -beschleunigung
- Absolut- und Relativwinkel, Winkelgeschwindigkeit, Winkelbeschleunigung
- Drehmoment und entsprechende Leistung an beiden Gelenken
- Kraft (x,y und Amplitude), die auf das benachbarte Lager ausgeübt wird



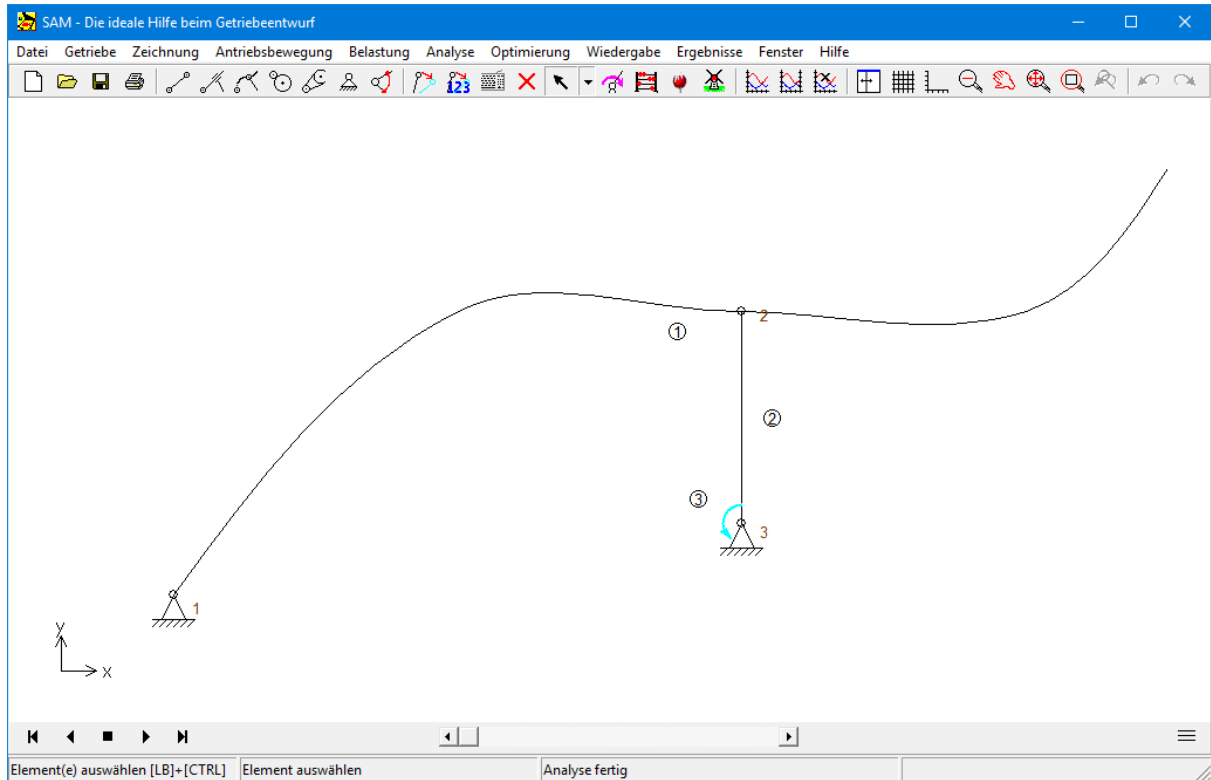
Größen, die bei einem Schubgelenk berechnet werden können

Das Ausgabe-Auswahl-Fenster des Schubgelenks ist das gleiche, wie das eines Gliedes, außer daß der Punkt "Normalkraft" und "Normalleistung" grau unterlegt ist. Da die Länge eines Schubgelenks nicht festliegt, können keine Normalkräfte übertragen werden, und so ist die übertragene Leistung gleich null. Der Punkt "Länge" bezieht sich auf den Abstand zwischen den beiden Gelenken.

Neben dem Absolutwinkel des Elementes kann auch der Relativwinkel berechnet werden. Des weiteren kann das resultierende (antreibende) Drehmoment des Elementes in den Gelenkpunkten berechnet werden. Wenn eine Antriebsbewegung definiert wurde, kann SAM die nötige Leistung berechnen.

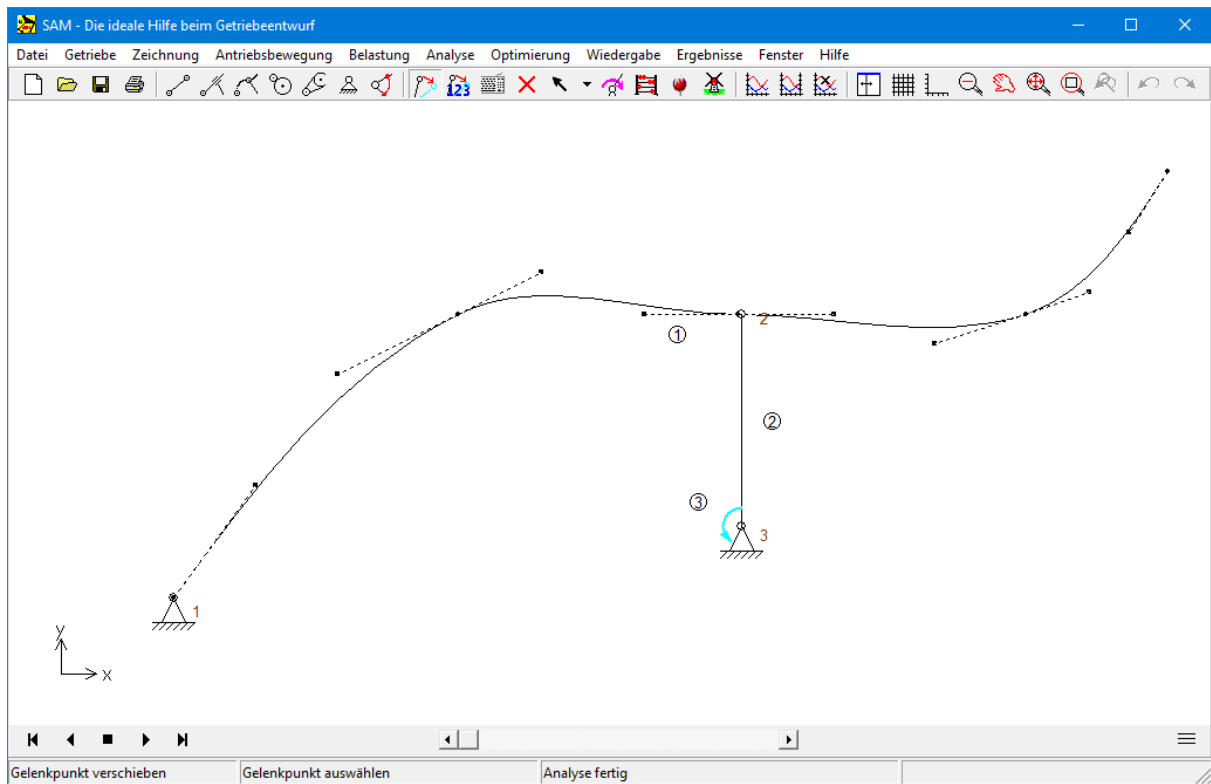
10.3 Kulissenführung

Die Kulissenführung besteht aus einer Kulissee, die eine beliebige gekrümmte durch Bézierpunkte definierte Form haben kann, und einem beidseitig zwangsgeführter Kulissenstein. Jedes Beziersegment besteht aus zwei (End-)punkten und zwei zwischenliegenden Kontrollpunkten. Das Element kennt im ersten Gelenkpunkt drei Freiheitsgrade (x_1 , y_1 und ϕ_1) und im zweiten Gelenkpunkt nur die zwei Freiheitsgrade x_2 und y_2 . Dies im Gegensatz zum Schubgelenk Element, das beim Gleitstein auch über den Winkel ϕ_2 verfügt. Bei der Kulissenführung gibt es daher weniger Resultatgrößen beim Gelenkpunkt 2 und ist es auch nicht möglich den Relativwinkel zu einem anderen Element zu fixieren.



Beispiel Kulissenführung

Die Kulissenführung wird geometrisch definiert durch **Bézier Punkte** (jedes Beziersegment wird von zwei Bezier-punkten und zwei Bezier-Kontrollpunkten definiert). Die Kulissenführung hat **keine Masse/Massenträgheit** (sollte Letzteres notwendig sein, kann z.B. ein massenbehaftetes Glied 'angeschweisst' werden).



Definition der Kulissenführung mittel Bézier Steuerpunkte

Die Bézierpunkte können graphisch erstellt/angepasst werden, aber auch als Elementeigenschaften in einer Tabelle bearbeitet werden. Die Bézierpunkte können auch aus einer Textdatei importiert werden. Dazu gibt es zwei Möglichkeiten:

- **Punkte importieren ...** : Die Importdatei befasst nur die (Interpolations-)Punkte aber nicht die dazwischen liegenden Kontrollpunkte, diese werden automatisch erstellt. Die Datei darf 333 Punkte enthalten
- **Punkte und Kontrollpunkte importieren ...** : Die Importdatei befasst die (Interpolations-)Punkte und die Kontrollpunkte. Die Datei darf max. 1000 Punkte/Kontrollpunkte enthalten.

Hinweis 1: Wenn der letzte Punkt in einer Importdatei mit dem ersten Punkt übereinstimmt, wird die Kurve automatisch als geschlossene Bezier-Kurve interpretiert.

Hinweis 2: Die Gesamtzahl der Punkte, die eine Kurve beschreiben, ist auf 1000 begrenzt. Dies ist einschließlich der Kontrollpunkte, die automatisch generiert werden, wenn Bézier-Punkte importiert werden. Eine Datei mit ausschließlich Bézier-Punkten darf daher nur 333 Punkte enthalten.

Elementparameter (e8) - Kulissenführung

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimierung

Element Nr	8	
Gelenkpunkt 1	7	
Gelenkpunkt 2	3	
Kurvenbahnabstand zu Gelenkpunkt 2	0.572	[m]
Kurventype	Bezier	

Unbelastete Reibung	0.500	[N]
Reibungskoeffizient	0.200	[-]

	X [m]	Y [m]
1 (Punkt)	7.801	1.503
2 (Kontrollpunkt)	7.823	1.504
3 (Kontrollpunkt)	7.845	1.506
4 (Punkt)	7.867	1.501
5 (Kontrollpunkt)	7.969	1.479
6 (Kontrollpunkt)	8.023	1.447
7 (Punkt)	8.128	1.442
8 (Kontrollpunkt)	8.169	1.441
9 (Kontrollpunkt)	8.238	1.485
10 (Punkt)	8.279	1.485
11 (Kontrollpunkt)	8.304	1.485
12 (Kontrollpunkt)	8.312	1.454
13 (Punkt)	8.319	1.423

Hinzufügen Einfügen Löschen

Punkte importieren...

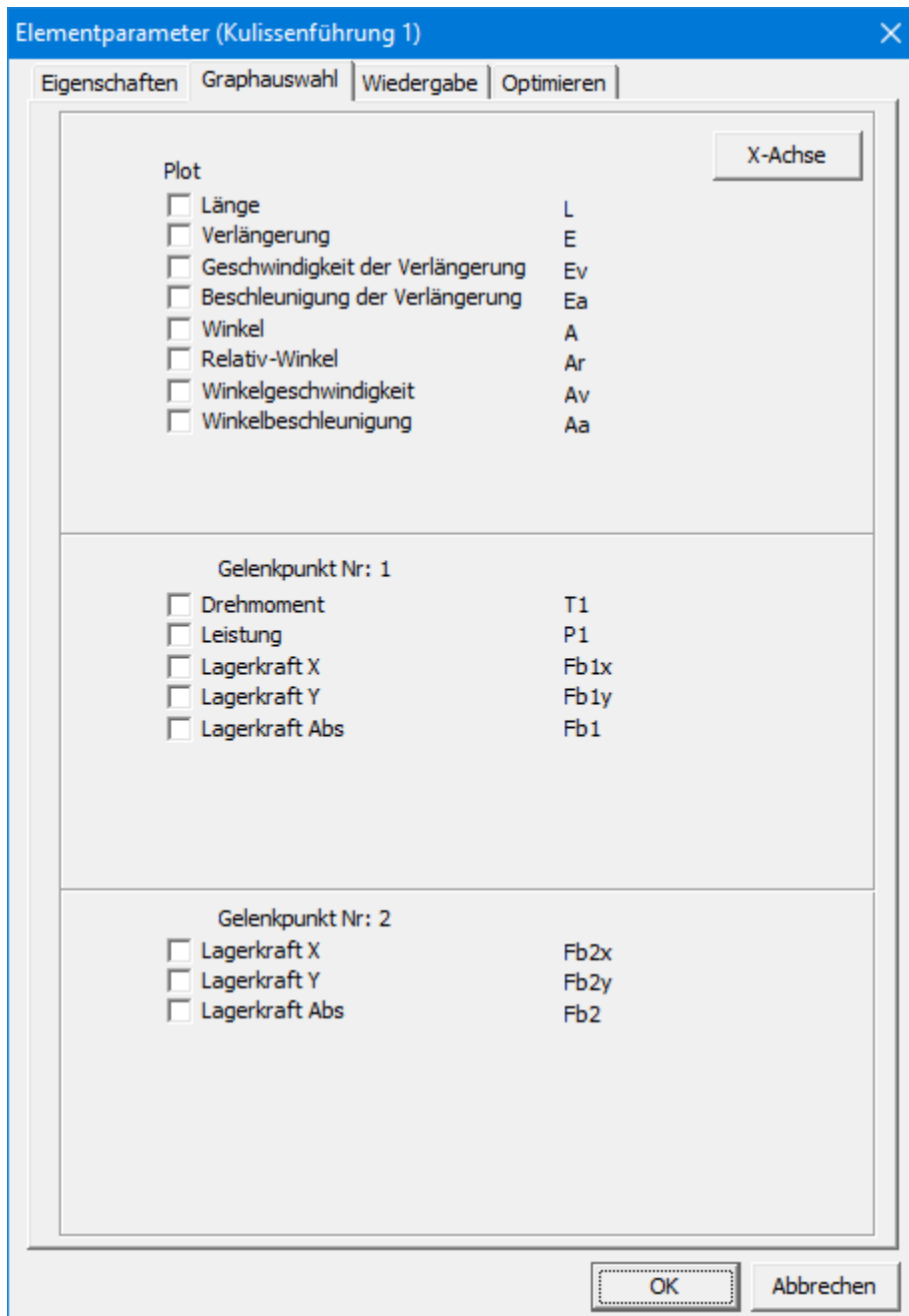
Punkte und Kontrollpunkte importieren...

Alles löschen

Wenn der zweite Gelenkpunkt verschoben wird soll die Kurve mitbewegen.

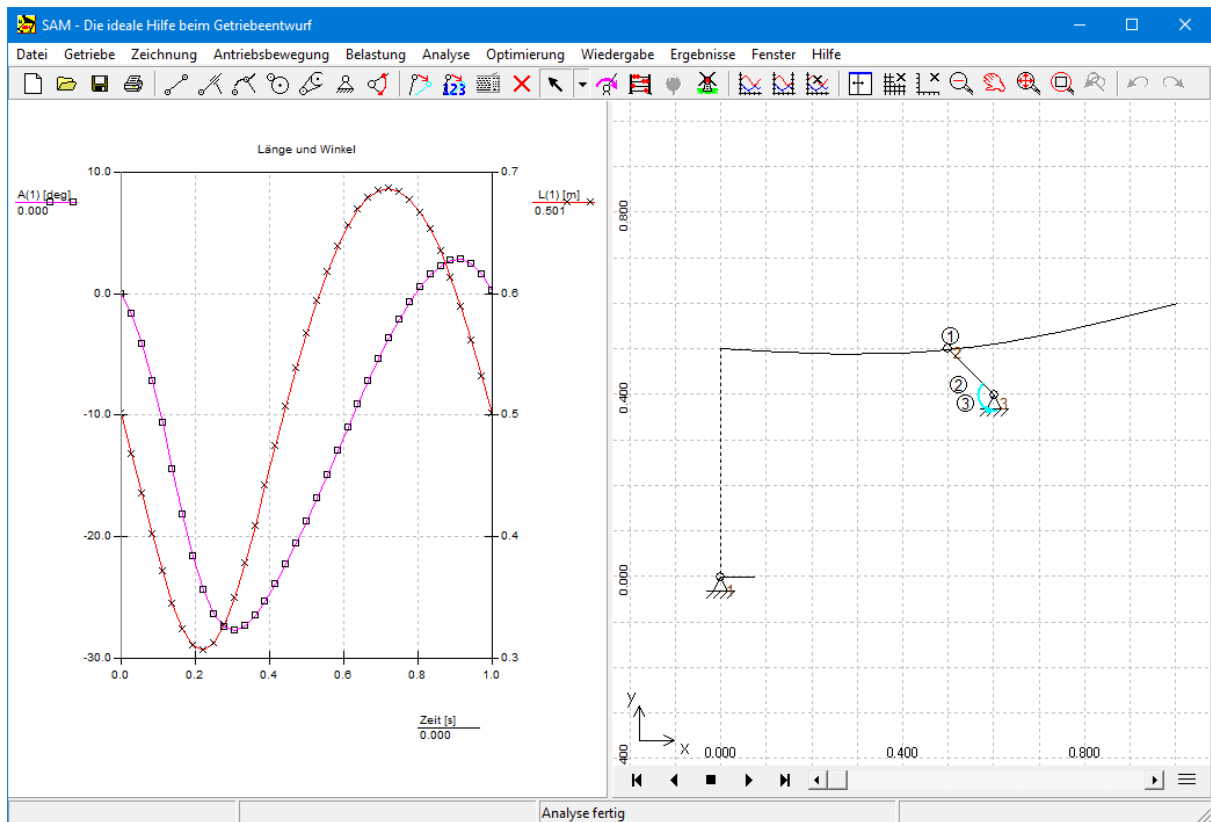
OK Abbrechen

Eigenschaften des Kulissenführung



Größen, die bei einer Kulissenführung berechnet werden können

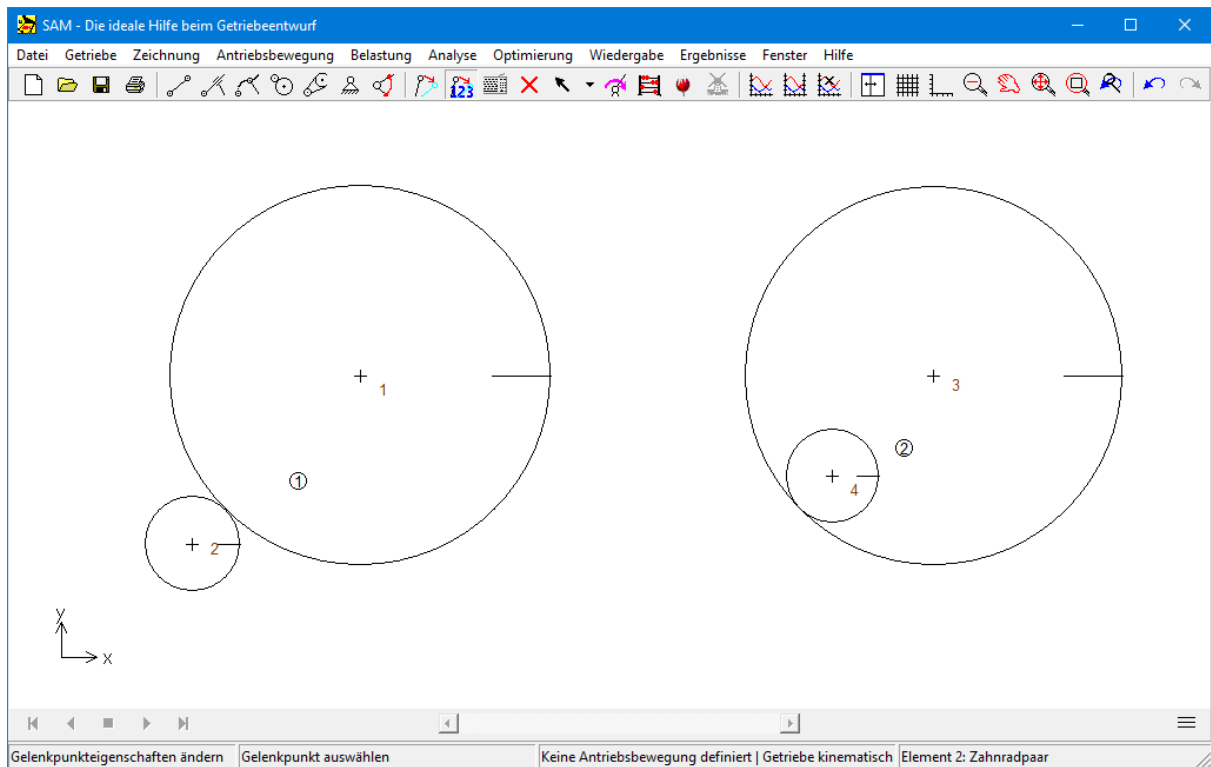
Die **Länge** und ihre Ableitungen werden entlang der Kurve gemessen, beginnend vom ersten Punkt der Kurve zum zweiten Gelenkpunkt. Der **Winkel** wird durch den Strich am ersten Gelenkpunkt symbolisiert und ist in der Ausgangsstellung immer gleich Null. Im folgenden Beispiel wird dies nochmals veranschaulicht. In der Ausgangsposition beträgt der Winkel $0 [^\circ]$, während die Länge $0,501 [m]$ entspricht.



Beispiel zur Verdeutlichung der Definitionen von Länge und Winkel.

10.4 Zahnradpaar

Das Zahnradpaar wird benutzt, um verschiedene Übersetzungen zu beschreiben: Von Standard-Getriebe-Konfigurationen über Getriebe mit Innenverzahnung bis hin zu Planetengetrieben. Es ist wichtig anzumerken, daß der Abstand zwischen den Achsen eines Zahnradpaares fixiert werden muß, entweder über die Festlegung der Achsenkoordinaten oder - bei Planetengetrieben - über die Definition eines Gliedes zwischen den Achsen.



Zahnradpaar

Das Zahnradpaar wird definiert über die Position seiner Achsen (Gelenkpunkte) und der Übersetzung. Aus dem Abstand zwischen den Achsen (Gelenkpunkten) und der Übersetzung wird der Radius der beiden Zahnräder berechnet. Die Eigenschaften des Zahnradpaares werden, neben der Element- und Gelenknummer, im Dialogfenster "Zahradelement" angezeigt und eingegeben:

- Übersetzung (nicht der Absolutwert, sondern das Verhältnis)
- Masse beider Zahnräder
- Trägheitsmoment beider Zahnräder
- Eingriffswinkel

Elementparameter (Zahnradpaar 1) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	1
Gelenkpunkt 1	1
Gelenkpunkt 2	2
Abstand	1.765

	Gelenkpunkt 1	Gelenkpunkt 2
Radius	1.412	0.353
Masse	0.000	0.000
Massenträgheitsmoment im Schwerpunkt.	0.000	0.000

Innenverzahnung

Eingriffswinkel [deg]

Eigenschaften des Zahnradpaares

Die folgenden Analyseergebnisse können ausgewählt werden:

- Winkel, Winkelgeschwindigkeit, Winkelbeschleunigung
- Die Zahnkraft, die zwischen den beiden Zahnrädern übertragen wird (da es zwei mögliche Krafrichtungen gibt ist ein Unterschied gemacht in FN1 und FN2, wobei jeweils nur eine der beiden Größen ungleich null ist und zwar NEGATIV – Druckkräfte sind negativ und Zugkräfte sind positiv definiert).
- Drehmoment und entsprechende Leistung an beiden Gelenkpunkten.

Elementparameter (Zahnradpaar 1) X

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Plot X-Achse

Normalkraft (links) Fn1

Normalkraft (rechts) Fn2

Gelenkpunkt Nr: 1

Winkel A

Relativ-Winkel Ar

Winkelgeschwindigkeit Av

Winkelbeschleunigung Aa

Drehmoment T1

Leistung P1

Lagerkraft X Fb1x

Lagerkraft Y Fb1y

Lagerkraft Abs Fb1

Gelenkpunkt Nr: 2

Winkel A

Relativ-Winkel Ar

Winkelgeschwindigkeit Av

Winkelbeschleunigung Aa

Drehmoment T2

Leistung P2

Lagerkraft X Fb2x

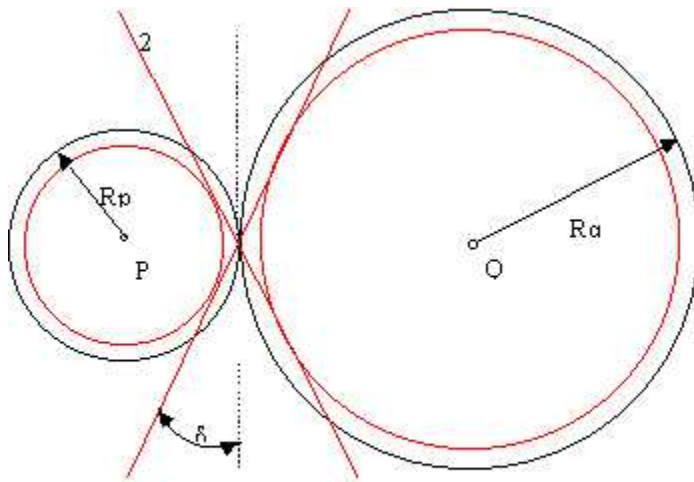
Lagerkraft Y Fb2y

Lagerkraft Abs Fb2

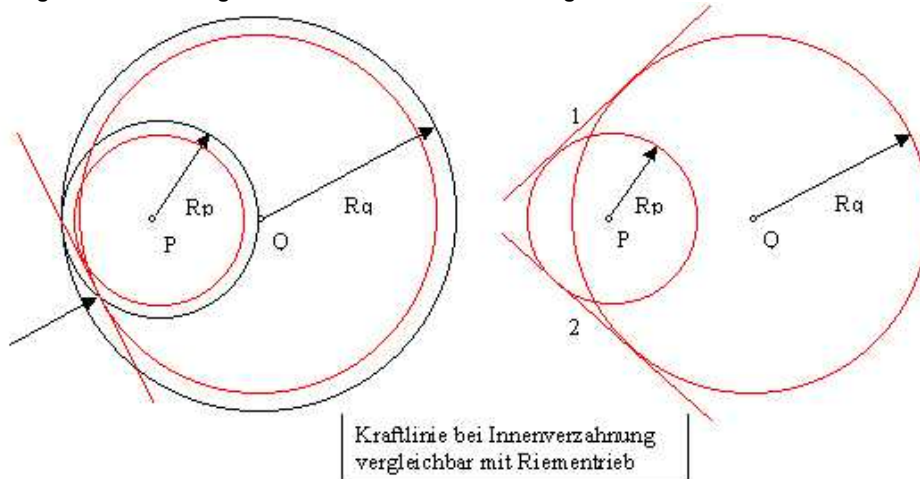
OK Abbrechen

Berechenbare Eigenschaften des Zahnradpaares

Bei jedem Zahnradpaar können zwei mögliche Krafrichtungen unterschieden werden. Dies ist ähnlich wie bei einem gekreuzten Zahnriemen aber im Gegensatz zum Zahnriemen können bei einem Zahnradpaar nur Druckkräfte übertragen werden und keine Zugkräfte. Um die Resultate der Berechnung richtig zu interpretieren ist eine genaue Definition der Kräfte Fn1 und Fn2 essentiell. Kraftlinie 1 eines Zahnradpaares, das definiert ist von Gelenkpunkt P nach Gelenkpunkt Q, kommt immer auf der linken Seite der Verbindungslinie PQ in Eingriff mit dem Zahnrad Q (siehe Beispiel). Kraftlinie 2 ist gegenüber der Kraftlinie 1 gespiegelt um die Linie PQ.



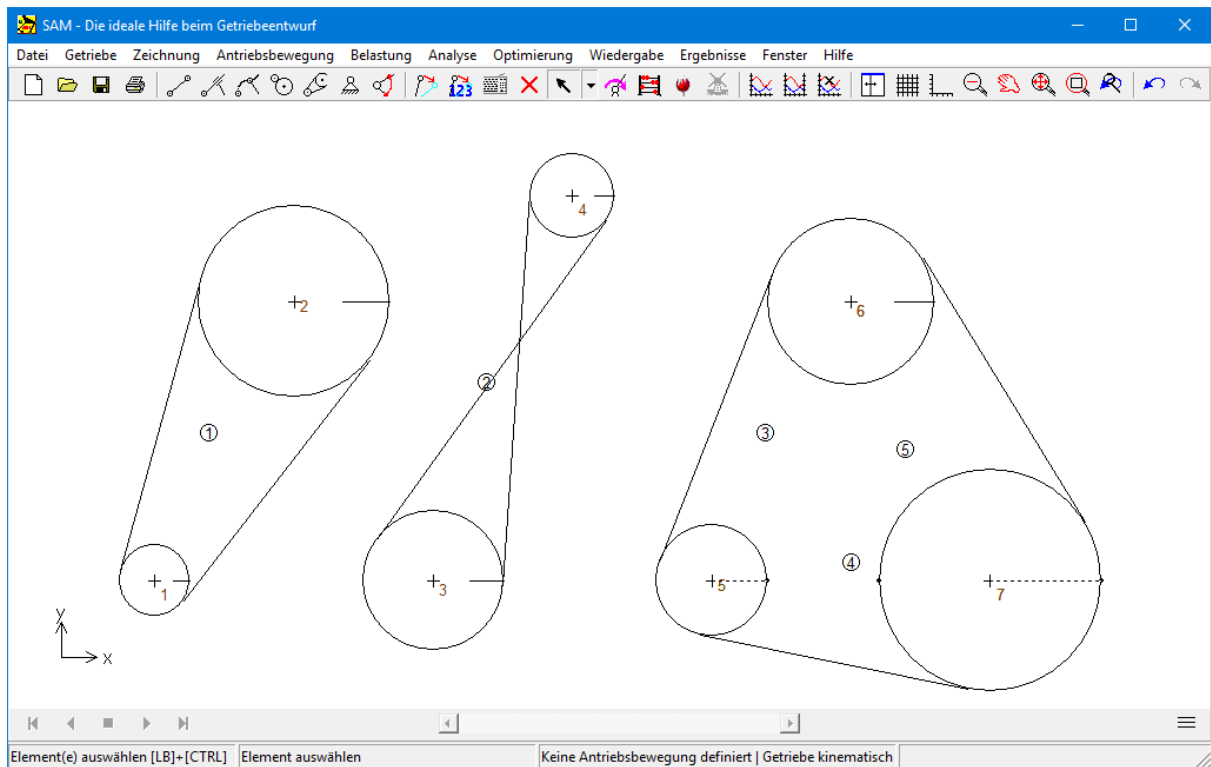
Bedeutung der Krafrichtungen 1 und 2 bei Aussenverzahnung



Bedeutung der Krafrichtungen 1 und 2 bei Innenverzahnung

10.5 Riemen

Das Riemen-Element wird benutzt, um verschiedene Arten von Riementrieben zu beschreiben, vom Standard-Riementrieb über gekreuzte Riemen, bis hin zu einem Riemen, der über mehrere Scheiben gespannt ist. Es ist wichtig, hinzuzufügen, daß der Abstand zwischen den Achsenmittelpunkten (Gelenkpunkten) festgelegt werden muß, entweder über Definition der Achsenmittelpunkte (Gelenkpunkte) oder - im Fall eines nicht-stationären Riementriebes - über die Definition eines Gliedes zwischen den Gelenkpunkten.



Riementrieb

Das Riemen-Element ist durch die Position seiner Achsen (Gelenkpunkte), dem Radius der Scheiben und einem Hinweis auf Standard- oder gekreuzten Riementrieb bestimmt. Der Benutzer kann entscheiden, ob beide Teile des Riemens gezeichnet werden sollen oder nur ein Teil (in umfangreichen Zeichnungen sinnvoll, wenn ein Riemen viele Scheiben überspannt). Die Eigenschaften des Riementriebes, neben der Element- und Gelenknummer, können im Eigenschaftsfenster gezeigt und ergänzt werden. Bei jeder Scheibe kann der Benutzer definieren:

- Radius
- Trägheitsmoment

Elementparameter (Riementrieb 1) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	1
Gelenkpunkt 1	1
Gelenkpunkt 2	2
Abstand	0.559

	Gelenkpunkt 1	Gelenkpunkt 2
Radius	0.064	0.172
Masse	0.000	0.000
Massenträgheitsmoment im Schwerpunkt.	0.000	0.000

Geschlossen

Invertiert

Gegenüberliegender Riemen

Eigenschaften des Riemen-Elementes

Die folgenden Analyseergebnisse können ausgewählt werden:

- Winkel, Winkelgeschwindigkeit, Winkelbeschleunigung
- Die Riemenkraft, die zwischen den beiden Scheiben übertragen wird (da es zwei mögliche Krafrichtungen gibt ist ein Unterschied gemacht in F_{n1} und F_{n2} , wobei jeweils nur eine der beiden Größen ungleich null ist und die andere POSITIV – Zugkräfte sind positiv definiert und Druckkräfte sind negativ).
- Drehmoment und entsprechende Leistung an beiden Gelenkpunkten.

Elementparameter (Riementrieb 1) X

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Plot X-Achse

Normalkraft (links) Fn1

Normalkraft (rechts) Fn2

Gelenkpunkt Nr: 1

Winkel A

Relativ-Winkel Ar

Winkelgeschwindigkeit Av

Winkelbeschleunigung Aa

Drehmoment T1

Leistung P1

Lagerkraft X Fb1x

Lagerkraft Y Fb1y

Lagerkraft Abs Fb1

Gelenkpunkt Nr: 2

Winkel A

Relativ-Winkel Ar

Winkelgeschwindigkeit Av

Winkelbeschleunigung Aa

Drehmoment T2

Leistung P2

Lagerkraft X Fb2x

Lagerkraft Y Fb2y

Lagerkraft Abs Fb2

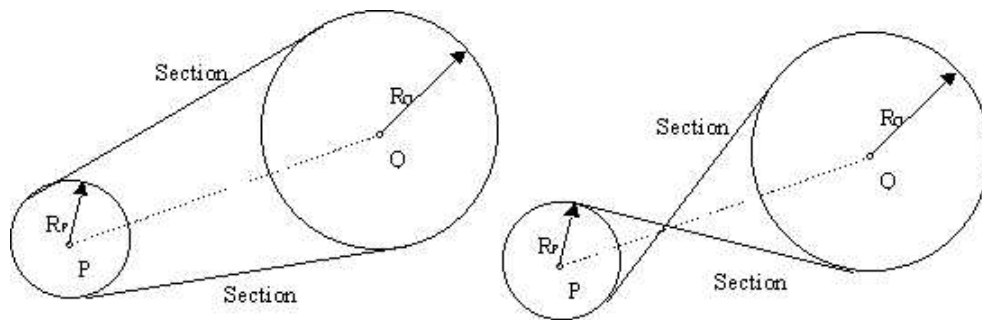
OK Abbrechen

Berechenbare Eigenschaften eines Riementriebes

Bei jedem geschlossenen Riementrieb können zwei Riemenabschnitte unterschieden werden. In Abwesenheit von Vorspannung (diese kann in SAM noch nicht modelliert werden) kann jeweils nur eins der beiden Riemenabschnitte eine Zugkraft durchleiten. Um die Ergebnisse richtig zu interpretieren ist es notwendig, die Riemenabschnitte 1 und 2 beziehungsweise die damit korrespondierenden Kräfte F_{n1} und F_{n2} eindeutig zu definieren.

Riemenabschnitt 1 eines Riementriebes, der von Knotenpunkt P nach Knotenpunkt Q definiert ist, kommt links von der Verbindungslinie PQ in Eingriff mit Scheibe Q (siehe Beispiel).

Bei einem offenen Riementrieb gibt es nur den Abschnitt 1.



Bedeutung der Krafrichtung 1 und 2 bei einem Zahnriementrieb

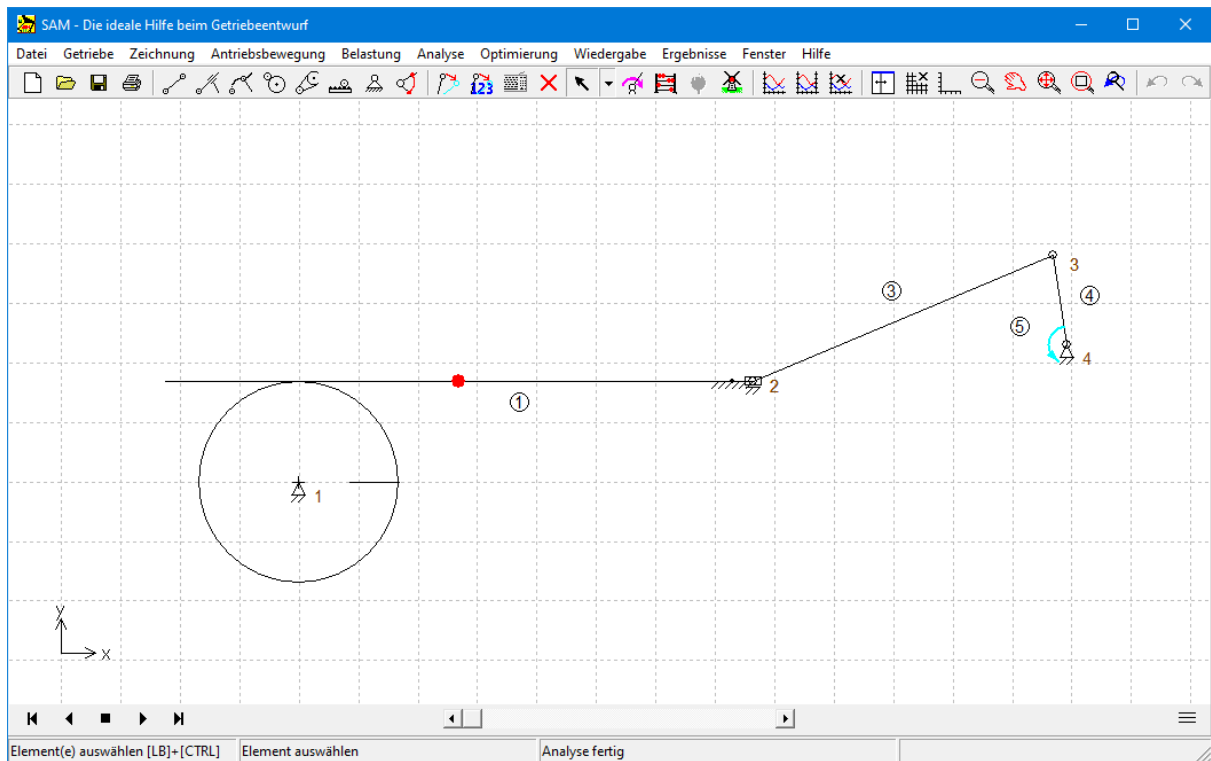
10.6 Zahnstange/Ritzel

Der Bau eines Zahnstangenritzels erfolgt in vier Schritten:

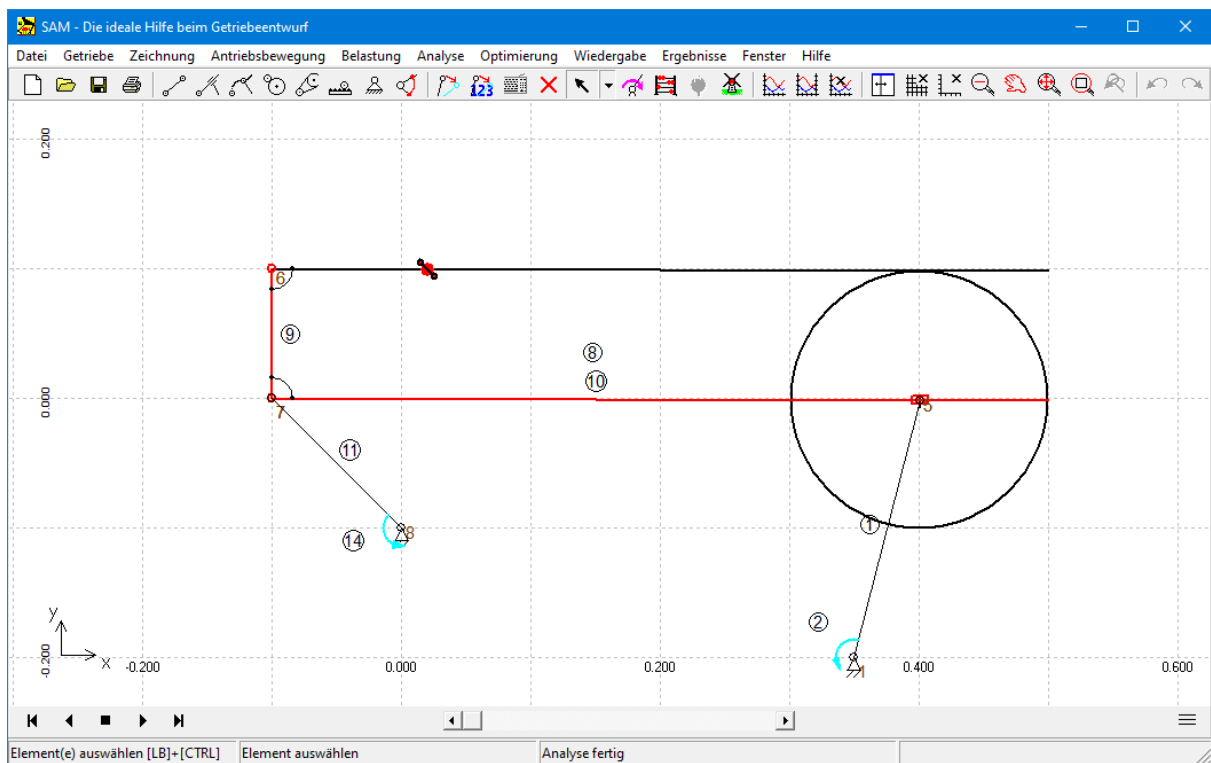
1. Klicken Sie auf die Mitte des Ritzels
2. Definieren Sie den Radius
3. Klicken Sie auf den Anfang der Zahnstange
4. Wählen Sie zwischen den beiden Ausrichtungsmöglichkeiten der Zahnstange und definieren Sie deren Länge.

Alle Eigenschaften können anschließend im Dialogfeld Elementeeigenschaften geändert werden.

Ähnlich wie beim Zahnradpaar, das nur die Drehbeziehung zwischen den beteiligten Zahnradern definiert, nicht jedoch den Abstand zwischen den Zahnradern, legt das Zahnstangenritzelement nur eine einzige Einschränkung fest. **Der Abstand von der Zahnstange zur Mitte des Ritzels ist nicht festgelegt** und muss durch Gestellpunkte oder durch zusätzliche Elemente eingeschränkt werden, wie in den folgenden Beispielen angegeben.



Beispiel eines einfachen Mechanismus mit einem Zahnstangenritzelement (Hinweis: Der Winkel der Zahnstange ist in Gelenkpunkt 2 festgelegt)



Komplexerer Mechanismus, bei dem Element 9 und 10 (beide fett rot) den Abstand zwischen Ritzel und Zahnstange (beide fett schwarz) einschränken.

Das Zahnstange/Ritzel Element wird durch die Position seiner Gelenkpunkte und den Radius des Ritzels definiert. Die Eigenschaften des Zahnstangenelements sowie die Element- und Gelenkpunktidentifikation können im Eigenschaftsdialog angezeigt und bearbeitet werden. Folgende Daten können bearbeitet werden:

- Länge der Zahnstange Racks (nur zur visuellen Anzeige)
- Radius des Ritzels
- Masse und Massenträgheitsmoment des Ritzels
- Masse (+ Position) und Trägheitsmoment der Zahnstange
- Eingriffswinkel
- Wahl der Tangente

Elementparameter (Zahnstange/Ritzel 8) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimierung

Element Nr	8	
Gelenkpunkt 1	5	
Gelenkpunkt 2	6	
Länge	0.600	[m]
Winkel	-0.003	[rad]

Länge	0.600	[m]
Radius	0.100	[m]
Ritzel Masse	0.000	[kg]
Ritzel Massenträgheitsmoment	0.000	[kgm ²]
Zahnstange Masse	1.000	[kg]
Zahnstange Massenträgheitsmoment (im Schwerpunkt)	0.500	[kgm ²]
Rel. Abstand Zahnstangenmasse zum Gelenkpunkt [0..1]	0.200	[-]
Eingriffswinkel	0.000	[rad]

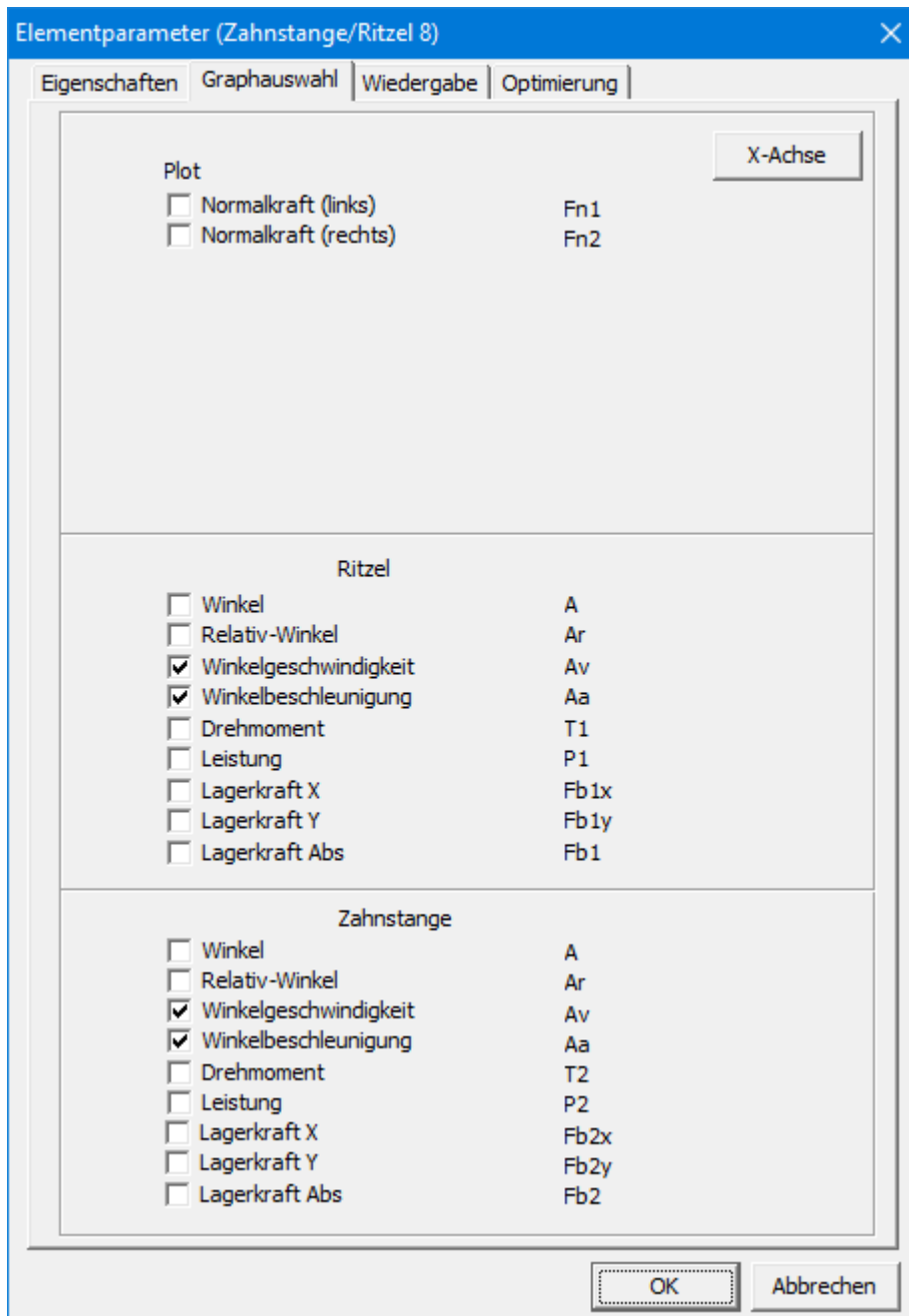
Entgegengesetzte Tangente

OK Abbrechen

Eigenschaften des Zahnstangenelements

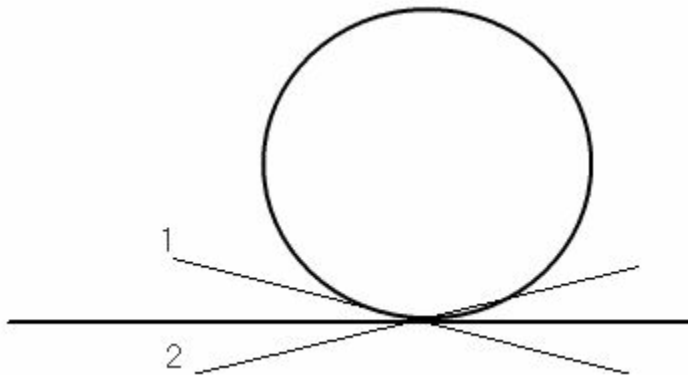
Folgende Analyseergebnisse können ausgewählt werden:

- absoluter und relativer Winkel, Winkelgeschwindigkeit, Winkelbeschleunigung
- Zahnkraft, die zwischen dem Ritzel und der Zahnstange übertragen wird (die beiden möglichen Kraftübertragungsrichtungen werden durch die Kraft F_{n1} und F_{n2} angegeben, von denen eine Kraft NEGATIV (= Druck) und die andere gleich Null ist).
- Drehmoment und Leistung (wenn der entsprechende Winkel angetrieben wird) in jedem der zwei Gelenkpunkte.



Resultate des Zahnstange/Ritzel Elements

In jedem Zahnradpaar oder Zahnstangenritzel kann man zwei mögliche Kraftübertragungsrichtungen unterscheiden. Ohne Vorspannung ist eine dieser beiden Kräfte gleich Null, während die andere NEGATIV ist (= Druckkraft). Um die Ergebnisse der Kraftanalyse (interne Elementkräfte Fn1 und Fn2) zu verstehen, ist eine klare Definition dieser beiden Kontaktlinien unerlässlich.



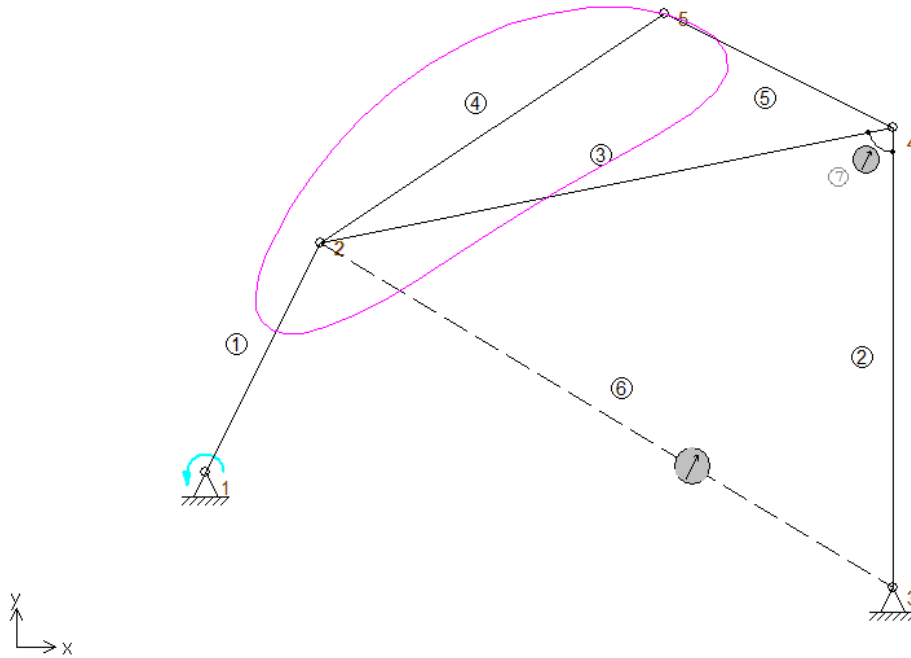
Definition der Elementkräfte F_{n1} und F_{n2} in einem Zahnstange/Ritzel Element

10.7 Sensor (translatorisch und rotatorisch)

Im Menu GETRIEBE > EXTRA ELEMENTE findet man den Translations- und den Rotationssensor. Beide Elemente können wie normale Elementen hinzugefügt werden. Allerdings haben diese zwei Elemente keinen Einfluss auf die Kinematik oder Kinetostatik, da der einzige Zweck darin besteht den Abstand zwischen zwei Gelenkpunkten oder den Winkel zwischen zwei Elementen auf einfache Weise darstellen zu können.

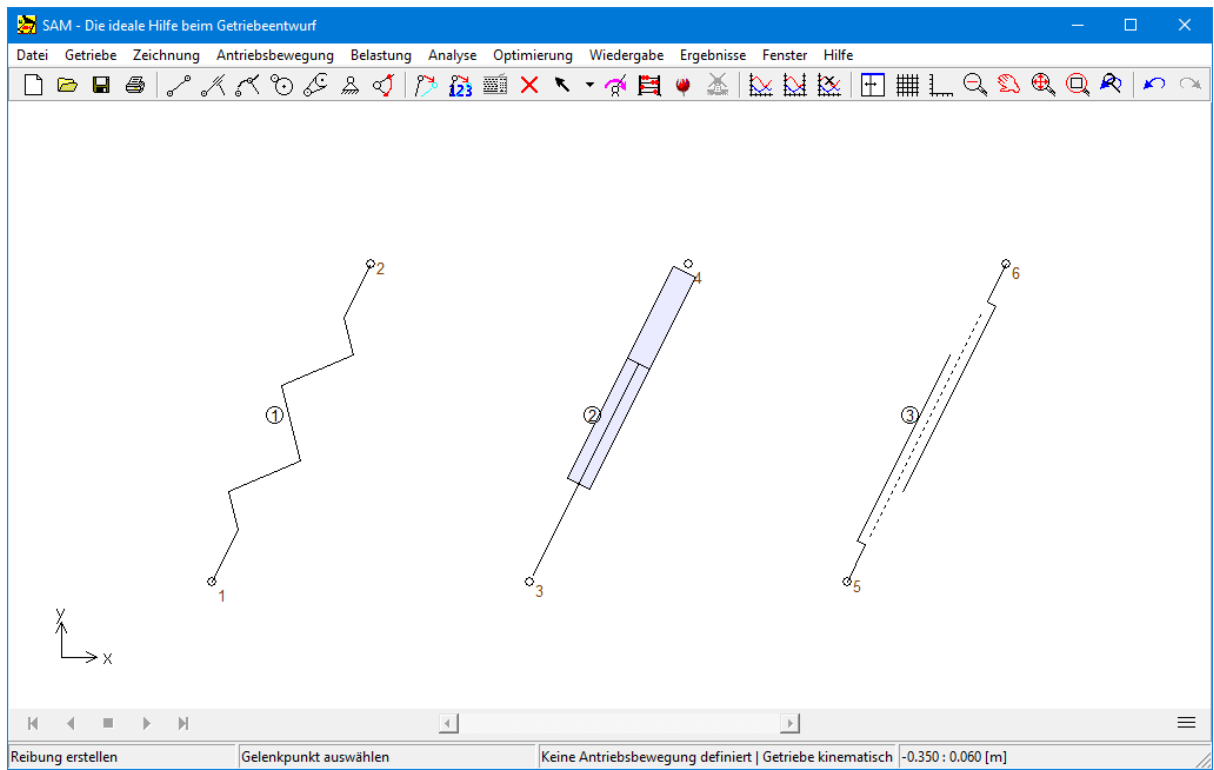
Das Ergebnis des Sensors hängt von der Reihenfolge ab, in der die beteiligten Elemente / Gelenkpunkte selektiert sind. Die positive Richtung des Sensors ist immer vom ersten Element / Gelenkpunkt zum zweiten Element / Gelenkpunkt. Der Rotationssensor misst den Winkel zwischen zwei Elementen in einem gemeinsamen Gelenkpunkt. Unabhängig davon wie das Element wirklich definiert ist, geht der Rotationssensor davon aus, dass der gemeinsame Gelenkpunkt der Anfangspunkt des Elementes ist. Die Ergebnisse der Drehsensor werden so bearbeitet, dass der Winkel in der Ausgangsstellung im Bereich von -180 bis $+180$ Grad liegt.

Im Beispiel ist Element 6 ein Sensor, der den Abstand zwischen Gelenkpunkt 2 und 3 bestimmt, während der Rotationssensor (Element 7) den Winkel zwischen den Elementen 2 und 3 bestimmt.



Gelenkgetriebe mit Translationssensor (Element 6) und Winkelsensor (Element 7)

10.8 Feder, Dämpfer, Reibung (translatorisch)



Federelement, Stoßdämpfer und Reibungselement

Die Schraubenfeder, der Stoßdämpfer und das Reibungselement haben ähnliche Eigenschaften. Jedes dieser Elemente hat keinen Einfluß auf die Bewegung des Getriebes und ist nur relevant für die kinetostatische Analyse der Kräfte im Modell, die von Feder, Dämpfung oder Reibung herrühren. Die Form jedes Elementes wird durch die Lage der jeweiligen Gelenkpunkte festgelegt. Die Eigenschaften jedes dieser Elemente, neben den Element- und Gelenknummern, kann im Eigenschaften-Fenster gezeigt und ergänzt werden. Weil die Feder, der Dämpfer und die Reibung verschiedene mechanische Eigenschaften haben, die der Benutzer definieren muß, hat jedes Element ein eigenes Eigenschaftsfenster.

Das **Feder-Element** hat zwei unabhängige Kennzahlen:

- Steifigkeit
- Anfangskraft/Vorspannung in Einbauposition **ODER** unbelastete Länge (die Anfangskraft in der Einbauposition wird dann automatisch berechnet). Der Gebraucher kann selber wählen welche der zwei Eingabevarianten er bevorzugt.

Elementparameter (Feder 1) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	1	
Gelenkpunkt 1	1	
Gelenkpunkt 2	2	
Länge	0.559	[m]
Winkel	63.435	[deg]

<input type="radio"/> Federkonstante	1.000	[N/m]
<input checked="" type="radio"/> Anfangskraft	1.000	[N]
<input type="radio"/> Unbelastete Länge		[m]

Eigenschaften des Feder-Elementes

Das **Dämpfer-Element** hat zwei Eingabedaten:

- Dämpfung
- Hub (nur für die Visualisierung)

Elementparameter (Dämpfer 2) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	2	
Gelenkpunkt 1	3	
Gelenkpunkt 2	4	
Länge	0.559	[m]
Winkel	63.435	[deg]

Dämpfung	1.000	[Ns/m]
Hub	0.373	[m]

Eigenschaften des Dämpfer-Elementes

Das **Reibungs-Element** wird nur benutzt, um eine konstante Coulomb'sche Reibung zu erzeugen. Es wird bestimmt von:

- konstanter Reibungskraft
- Hub (nur für die Visualisierung)

Elementparameter (Reibung 3) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

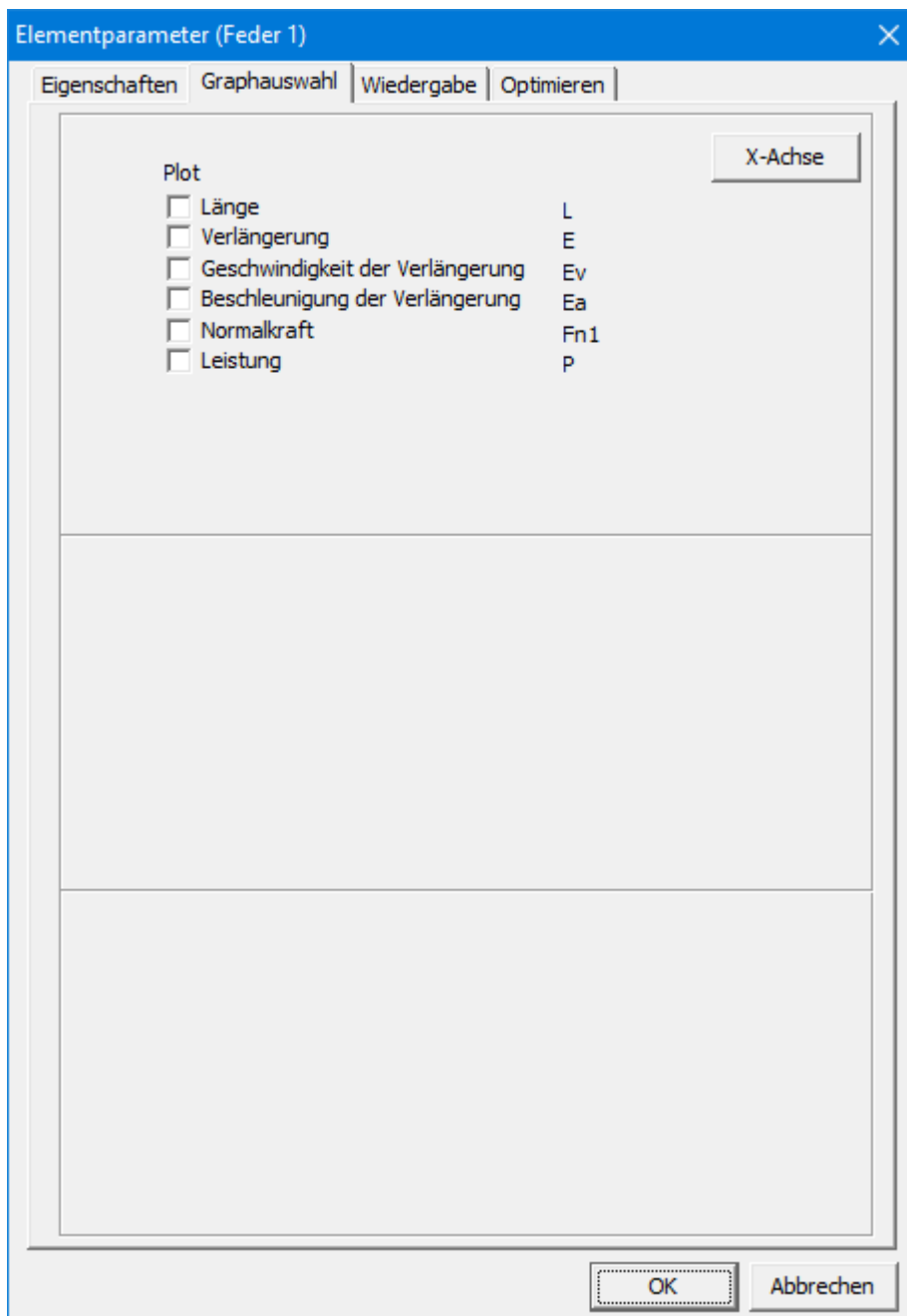
Element Nr	3	
Gelenkpunkt 1	5	
Gelenkpunkt 2	6	
Länge	0.559	[m]
Winkel	63.435	[deg]

Reibung	1.000	[N]
Hub	0.329	[m]

Eigenschaften des Reibung-Elementes

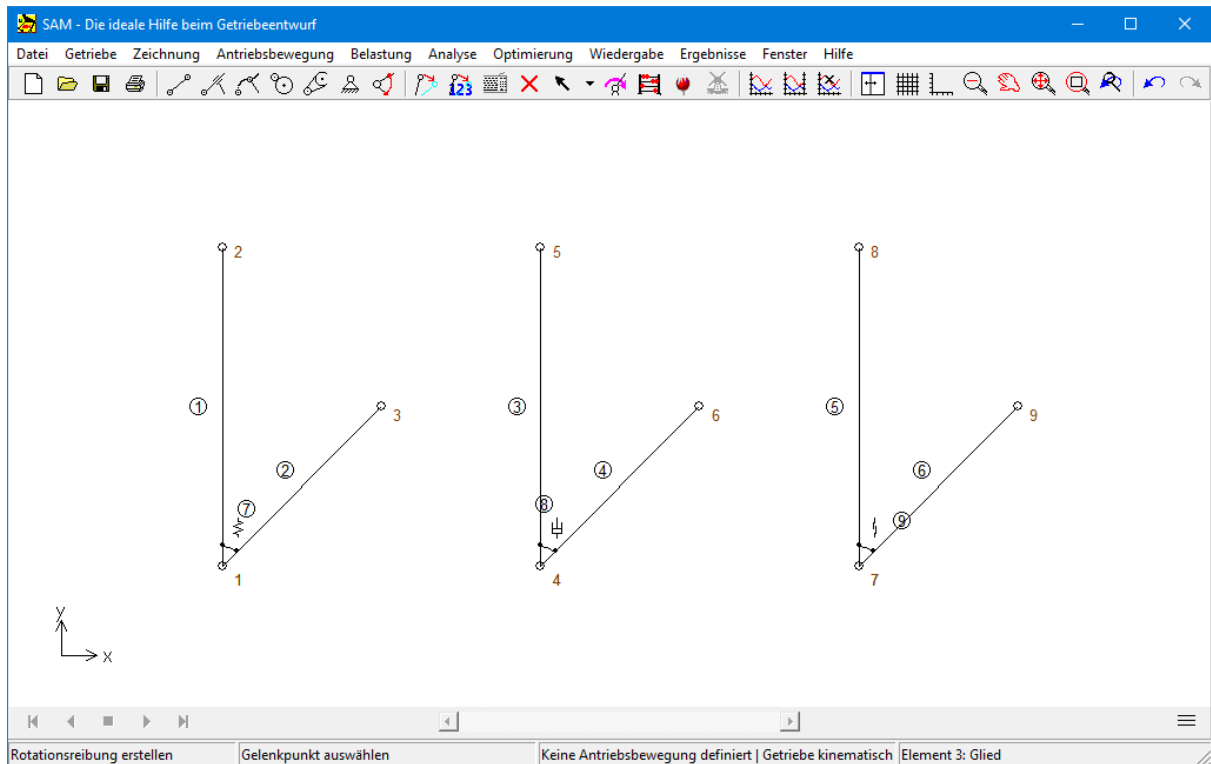
Die Ausgabemöglichkeiten jedes dieser Elemente sind gleich:

- Länge und Ableitungen der Länge
- Normalkraft und entsprechende Leistung



Berechnungsergebnisse des Feder, Dämpfer und Reibung-Elementes

10.9 Feder, Dämpfer, Reibung (rotatorisch)



Drehfeder, Drehdämpfer und rotatorisches Reibungselement

Die Drehfeder, der Drehdämpfer und das Reibungselement haben ähnliche Eigenschaften. Wie bei den translatorischen Äquivalenten hat jedes dieser Elemente keinen Einfluß auf die Bewegung des Getriebes und ist nur relevant für die kinetostatische Analyse der Kräfte im Modell, die von Feder, Dämpfung oder Reibung herrühren. Allerdings gibt es einige wichtige Unterschiede zu den translatorischen Elementen, die eine gesonderte Behandlung notwendig machen. Der wichtigste Unterschied ist die Tatsache, daß die Rotationsfeder, der Drehdämpfer und das rotatorische Reibungselement nicht alleine existieren können. Sie können nur zu bereits existierenden Elementen hinzugefügt werden.

Eine Drehfeder (-dämpfer oder Reibung) zwischen nur einem Element und der Basis wird bewerkstelligt, indem man an eine beliebige Stelle im Arbeitsfeld klickt, anstatt ein zweites Element anzuklicken. Die Eigenschaften jedes dieser Elemente, neben der Element- und Gelenknummer, kann im Eigenschafts-Fenster gezeigt und ergänzt werden. Da jedes dieser Elemente verschiedene Eigenschaften hat, gibt es drei verschiedene Eigenschafts-Fenster.

Die **Drehfeder** hat zwei mechanische Eigenschaften:

- Drehsteifigkeit
- Vorspannung in der Einbaulage

Elementparameter (Rotationsfeder 7) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	7
Gelenkpunkt 1	1

Federkonstante	1.000	[Nm/rad]
Anfangskraft	0.000	[Nm]

Parameter der Drehfeder

Der **Drehdämpfer** besitzt nur eine Funktionseigenschaft, dies ist die Dämpfungskonstante.

Elementparameter (Rotationsdämpfer 8)	
Element Nr	8
Gelenkpunkt 1	4

Dämpfung: 1.000 [Nms/rad]

OK Abbrechen

Parameter des Drehdämpfers

Die **rotatorische Reibungselement** wird benutzt, um Coulomb'sche Reibung zu simulieren, die durch den Wert eines konstanten Reibungsmoments (Nulllastreibung) und einer lastabhängigen Komponente definiert ist, die von der Lagerkraft in Kombination mit dem Reibungskoeffizienten und dem Radius abhängt. Das Reibungsmoment = Nulllastreibung + Lagerkraft * Reibungskoeffizient * Radius. Um alle Situationen eindeutig zu definieren, musste der Benutzer angeben, welches Element den Verbindungsstift enthält. Siehe auch Kapitel Kinetostatik.

Elementparameter (e9) - Rotationsreibung

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimierung

Element Nr	9
Gelenkpunkt 1	7
Element 1	6
Element 2	5

Unbelastete Reibung	1.000	[Nm]
Reibungskoeffizient	0.2	[-]
Radius	0.005	[m]

Stiftfixierung

bei Element 6

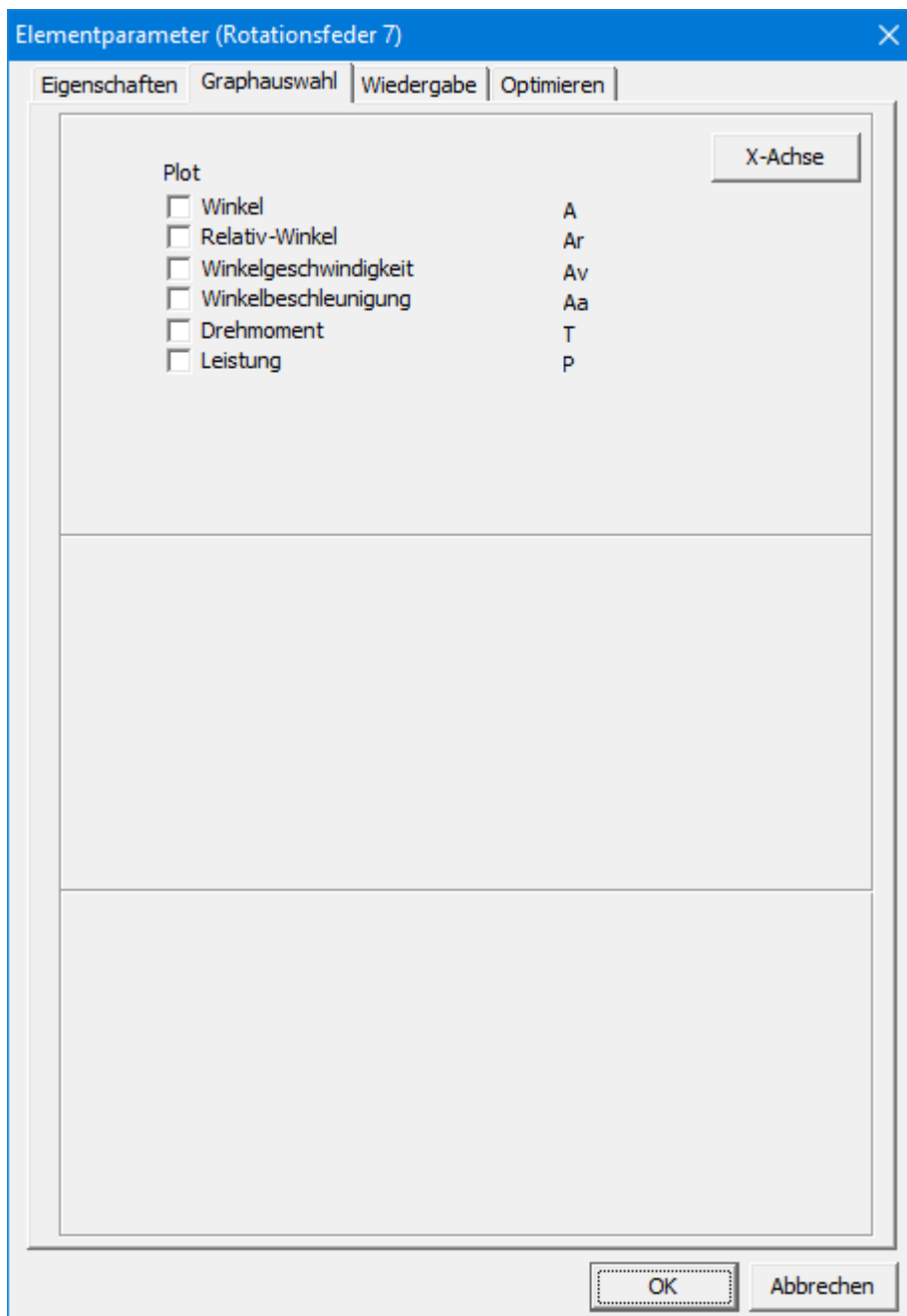
bei Element 5

OK Abbrechen

Parameter der Rotationsreibung

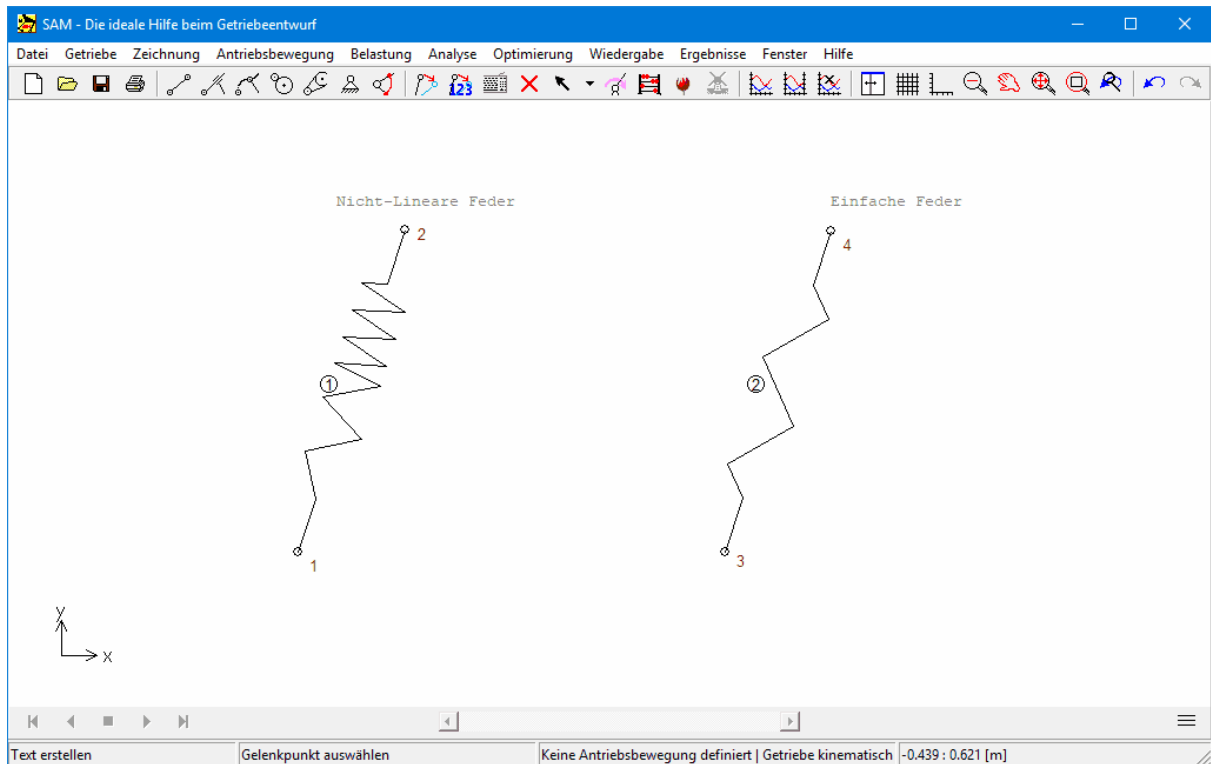
Die Ausgabemöglichkeiten dieser Elemente sind gleich:

- Relativwinkel und dessen Ableitungen
- Drehmoment und entsprechende Leistung



Mögliche Berechnungsergebnisse

10.10 Feder mit nicht-linearer Kennlinie



Feder mit nicht-linearer Kennlinie (und einfache Feder als Referenz)

Die nicht-lineare Feder gleicht der normalen Feder, erlaubt aber die Definition einer nicht-linearen Kennlinie. Sie wird definiert mittels :

- unbelasteter Länge (also die Länge der Feder im kraftfreien Zustand)
- Verlängerung-Kraft Tabelle (Verlängerung relativ zum unbelasteten Zustand), wobei ausserhalb des Definitionsbereiches die Federkraft auf Null gesetzt wird.

Bitte beachten Sie, dass (wie bei allen Elementen) die berechnete Verlängerung der Feder sich auf die Ausgangsposition des Getriebes bezieht. Es wird also die Verlängerung relativ zur Ausgangsposition und nicht relativ zum unbelasteten Zustand berechnet.

Elementparameter (Nicht-Lineare Feder 1) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

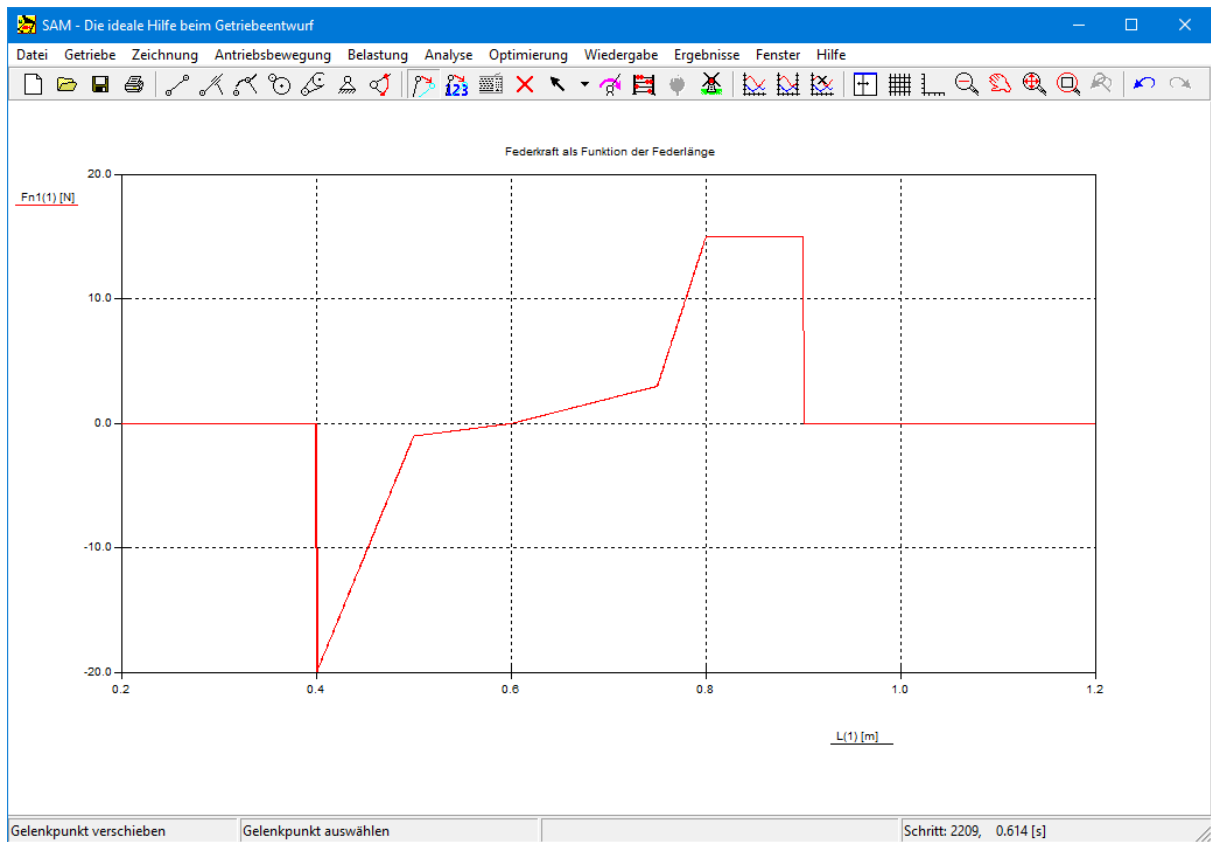
Element Nr	1	
Gelenkpunkt 1	1	
Gelenkpunkt 2	2	
Länge	0.795	[m]
Winkel	71.563	[deg]

Unbelastete Länge [m]

Punkte	Verlängerung [m]	Kraft [N]
1	0.000	0.000
2	-0.200	-20.000
3	-0.100	-1.000
4	0.150	3.000
5	0.200	15.000
6	0.300	15.000
7		
8		
9		
10		
11		
12		
13		
14		
15		
16		
17		

OK Abbrechen

Definition der nicht-linearen Kennlinie



Länge-Kraft Verlauf konform obenstehender tabellarischer Definition

10.11 Gasdruckfeder

Eine Gasdruckfeder verwendet komprimierte Luft, die in einem geschlossenen Zylinder enthalten ist, der durch einen Gleitkolben abgedichtet ist, um potentielle Energie pneumatisch zu speichern und äußeren Kräften parallel zur Bewegungsrichtung des Kolbens standzuhalten. Die Reibung in der Dichtung bedeutet, dass sich die Dehnungskraft von der Kompressionskraft unterscheidet.

Elementparameter (Gasdruckfeder 7) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	7	
Gelenkpunkt 1	2	
Gelenkpunkt 2	3	
Länge	0.583	[m]
Winkel	5.743	[rad]

Lo	0.776	[m]
Li	0.385	[m]
Δo	0.005	[m]
Δi	0.005	[m]
F1	100.000	[N]
F2	120.000	[N]
FR	5.000	[N]

OK Abbrechen

Element Dialog der Gasdruckfeder

Bitte beachten Sie, dass (wie bei allen anderen Elementen) das Dehnungsergebnis der Gasfeder relativ zur Ausgangsposition des Mechanismus und der Abmessung der Gasfeder in der Ausgangsposition des Mechanismus berechnet wird.

Die Gasfeder wird durch folgende Parameter definiert:

- Lo: maximale Länge
- Li : minimale Länge

- Δo : nicht verwendbarer Bereich
- Δi : nicht verwendbarer Bereich
- F1: Ausschubkraft bei ausgefahrener Kolbenstange
- F2: Ausschubkraft bei eingefahrener Kolbenstange
- FR: Reibungskraft

Bitte beachten Sie, dass die Gasfedereigenschaften **nicht in einen Optimierungslauf** einbezogen werden können. Die entsprechende Registerkarte ist vorhanden, zeigt jedoch die Meldung an, dass keine Optimierung möglich ist.

Bitte beachten Sie, dass (wie bei allen anderen Elementen) das **Dehnungsergebnis der Gasfeder relativ zur Ausgangsposition** des Mechanismus und der Abmessung der Gasfeder in der Ausgangsposition des Mechanismus berechnet wird.

Kapitel

11

11 Systemumgebung

11.1 Tastatur und Maus

Im Normalfall werden alle Aktivitäten des Benutzers mit der Maus getätigt: Erstellen eines Getriebes, Auswahl eines Gelenkes oder Elementes, Starten der Analyse usw. Nur in einigen wenigen Fällen ist es erforderlich, Daten über die Tastatur einzugeben. Dieses Kapitel gibt einen Überblick über den Gebrauch der verschiedenen Maustasten und der Tastatur.

Klicken auf linke Maustaste (LB => Left Button)

Ein einfaches Klicken auf die linke Maustaste wird benutzt, um Menüpunkte, Dialogfenster, existierende Gelenke oder Elemente auszuwählen oder, um neue Elemente in das Getriebe hinzuzufügen. Außerdem unterstützen folgende Gegebenheiten das Vorgehen: In der unmittelbaren Umgebung eines Gelenks verändert sich die Form des Cursors zu einem Kreuz und das ausgewählte Element verändert seine Farbe.

Doppelklick auf linke Maustaste

Wenn sich der Cursor in der Nähe eines Elementes befindet, öffnet ein Doppelklick ein Dialog-Fenster mit den Elementeigenschaften, die hier modifiziert oder ergänzt werden können. Beim Erstellen einer Gruppe graphischer Komponente bedeutet das Doppelklicken der linken Maustaste daß die Gruppe komplett ist und keine neuen Komponente mehr hinzugefügt werden (als Alternative kann auch die <Enter>-Taste benutzt werden).

Klicken auf rechte Maustaste (RB => Right Button)

Mit der rechten Maustaste können Befehle abgebrochen werden. Vor allem wird sie benutzt, um den Prozeß des Erstellens eines Elementes oder die Animation eines Getriebes abubrechen.

Space-Taste (Leertaste)

Immer, wenn Sie einen Gelenkpunkt eines Elementes auswählen müssen, können Sie die Space-Taste (Leer-Taste) drücken. Es erscheint dann ein Auswahldialog in dem eine Element- oder Gelenkpunkt-Nummer eingegeben werden kann. Dies ermöglicht die numerische Auswahl eines Elementes oder Gelenkpunktes. Beim Verschieben oder Erstellen von Gelenkpunkten kann die Leer-Taste betätigt werden um das Dialogfenster "Gelenkpunkt-Koordinaten-Konstruktion" zu öffnen, das benutzt wird um exakte Gelenkpunkts-Koordinaten mit verschiedenen Optionen, wie z.B. absolute oder relative Koordinaten, karthesische oder polare Koordinaten, einzugeben. Sie können damit sogar Schnittpunkte konstruieren.

Durch die -Taste wird der "Löschen"-Modus gestartet. Alle Elemente oder Gruppen graphischer Komponenten, die danach angeklickt werden, werden gelöscht.

<ESC>

Mit der <ESC>-Taste können Befehle abgebrochen werden (äquivalent zur rechten Maustaste).

<TAB>

Die <TAB>-Taste kann benutzt werden zum Durchblättern der Elementliste, wenn ein Element selektiert werden soll.

<ENTER>

1. Bestätigt eine Elementauswahl, die mit <TAB> gestartet und durchlaufen wird.
2. Beschließt ein Gruppenänderung (Zeichnung) beim Hinzufügen/Entfernen graphischer Komponente in/von eine Gruppe.

<Ctrl>+C

Wenn eine Form ausgewählt ist, wird diese in die Zwischenablage kopiert und kann eingefügt werden (Ctrl+V). Wenn keine Form ausgewählt ist, wird das Diagrammfenster in die Zwischenablage kopiert.

<Ctrl>+M

Abkürzung für Antriebsbewegung/Ändern.

<Ctrl>+P

Abkürzung für Datei/Drucken.

<Ctrl>+Q

Das Getriebefenster wird in die Zwischenablage kopiert.

<Ctrl>+Mausbewegung

Wenn das Element ungefähr horizontal bzw. vertikal steht wird es horizontal/vertikal ausgerichtet.

<F3>

Abkürzung für Getriebe/Elementparameter

<F2>

Abkürzung für Wiedergabe/Animation.

<F4>

Abkürzung für Datei/Einstellungen.

<F5>

Abkürzung für Optimierung/Start.

<F8>

Abkürzung für die Rückkehr zum Design Wizard

<F9>

Abkürzung für Analyse.

<F10>

Abkürzung für Wiedergabe/Optionen.

11.2 Symboleiste

Die Symboleiste hat eine Vielzahl von Ikonen, die verschiedene Menükommandos abkürze":



Neu: Erstellen eines neuen Getriebeprojektes



Öffnen: Öffnen eines existierenden Getriebeprojektes



Speichern: Speichern des aktuellen Getriebeprojektes



Drucken: Getriebe- oder Graphfenster drucken



Glied: Erstellen eines Gliedes



Schubgelenk: Erstellen eines Schubgelenkes



Kulissenführung: Erstellen einer Kulissenführung



Zahnradpaar: Erstellen eines Zahnradpaares



Riementrieb: Erstellen eines Riementriebes



Zahnstange/Ritzel: Erstellen eine Zahnstange mit Ritzel



Gestellpunkt: Erstellen einer Gelenkpunkt-Fixierung



Fixieren Winkel: Fixieren eines Relativwinkels zwischen zwei Elementen



Antriebsbewegung: Definieren einer Antriebsbewegung



Verschieben: Verschieben eines Gelenkpunktes



Exakte Koordinaten: Defnieren exakter Gelenkpunktkoordinaten



Tastatur: Auswahl oder Eingabe mittels Tastatur



Löschen: Element oder Zeichnung löschen



Auswählen: Abhängig vom aktuellen Modus (via Drop Down) wählt man entweder einen Teil des Mechanismus oder der Zeichnung.



Analyse: Starten der Analyse



Animation: Starten der Animation



Optimierung: Start der Optimierung



Graph: Darstellen der Analyseresultate in einer Graphik



Kurve links/rechts: Darstellung wechseln zwischen linker/rechte Y-Achse



Kurve entfernen: Kurve entfernen vom Graph



Layout: Umschalten zwischen 3 Layout Einstellungen: 1. Mechanismus+Graph, 2. nur Mechanismus, 3. nur Graph









Raster: Raster ein-/ausschalten



Lineal: Lineal ein-/ausschalten



Auszoomen: Auszoomen

-  **Zoom Max:** Maximal einzoomen
-  **Zoom:** Einzoomen mit einstellbares Zoomfenster
-  **Pan:** Verschieben des Fensters
-  **Zoom zurück:** Zurück zu voriger Zoomeinstellung
-  **Rückgängig:** Letztes Kommando rückgängig machen
-  **Wiederholen:** Das letzte (rückgängig gemachte) Kommando wiederholen

11.3 Menükommandos

Datei
Getriebe
Zeichnung
Antriebsbewegung
Belastung
Analyse
Optimierung
Wiedergabe
Ergebnisse
Fenster
Hilfe

11.3.1 Datei

Neu

Öffnen eines neuen Getriebeprojektes mit "Neu". Wenn Sie "Neu" wählen, können Sie die das Projekt, an dem Sie gearbeitet haben, abspeichern.

Wizard

Getriebe generieren mit Hilfe einer der Design Wizards (siehe apartes Kapitel).

Öffnen

Öffnen eines existierenden Getriebeprojektes

Speichern

Speichert Änderungen des Projektes, an dem Sie gearbeitet haben. Wenn Sie "Speichern" wählen, bleibt das Projekt geöffnet und Sie können daran weiterarbeiten.

Speichern unter...

Speichert ein neues oder existierendes Projekt. Sie können ein existierendes Projekt unter einem neuen Namen speichern. Die Original-Projekt-Datei bleibt unverändert. Wenn Sie "Speichern unter" wählen, bleibt das Projekt geöffnet, und Sie können daran weiterarbeiten.

Importieren DXF

Importiert eine DXF-Datei, wobei automatisch eine Gruppe mit allen graphischen Komponenten erstellt wird (siehe auch Zeichnung-Menü)

Exportieren DXF

Exportiert das momentane Getriebe als DXF-Datei, beschränkt sich dabei allerdings ausschließlich auf die Gelenkpunkte und Elemente (im Appendix stehen weitere Details über die optimale Zusammenarbeit mit Ihrem CAD-System).

Projekt-Notizen

Startet einen integrierten Text-Editor für die Erstellung von Notizen zum Projekt. Diese werden automatisch als integraler Bestandteil der SAM Projekt Datei gespeichert.

Projekt-Dokumentation

Erstellung einer kompletten Projekt-Dokumentation in ASCII-Format.

Projekt-Statistik

Statistik zum aktuellen Projekt (Anzahl Gelenkpunkte, Elemente, Analysedauer ...)

Einstellungen

Der Gebraucher kann verschiedene projektunabhängige Einstellungen vornehmen, wie z.B. verschiedenen Einheitensystemen wählen (SI, SI-mm, Englisch, ...), die Zahlendarstellung anpassen und eine Verschiedenheit an anderen Einstellungen.

Drucken

Druckt das gegenwärtig geöffnete Fenster.

Drucker einrichten ...

Wählt einen Drucker und setzt die Druckeroptionen vor dem Drucken. Die verfügbaren Optionen hängen vom ausgewählten Drucker ab.

Beenden

Schließt das gegenwärtig bearbeitete Projekt und beendet SAM.

11.3.2 Getriebe

Das "Getriebe"-Menü beinhaltet alle Menüpunkte, die benötigt werden, um Elemente zu erstellen oder zu modifizieren, und die Kommandos, welche die Gelenkeigenschaften eines Elementes definieren.

Verfügbare Grundelemente in SAM

- Glied, Schubgelenk, Kulissenführung
- Zahnradpaar, Riementrieb, Zahnstange/Ritzel
- Extra Elemente (Sensor, Feder, Dämpfer, Reibungselement, Nicht-Lineare Feder, Gasdruckfeder)

Fixieren Gelenkpunkt (X oder Y)

Nach der Auswahl dieses Kommandos müssen Sie einen Gelenkpunkt anklicken. Bewegen Sie nun die Maus um den Gelenkpunkt, um zwischen einer x-, y-, oder xy-Fixierung (gestellfester Punkt) zu wählen. Drücken Sie die linke Maustaste, wenn die geeignete Gelenkpunktfixierung gezeigt wird, um sie auszuwählen.

Fixieren Winkel

Fixiert den Winkel eines Elementes relativ zur Basis.

Fixieren Relativwinkel

Fixierung zwischen den Winkeln zweier Glieder.

Fixierung Löschen

Löschen der Fixierung

Gelenkpunkt verschieben

Klicken Sie einen Gelenkpunkt an und schieben Sie ihn in seine neue Position. Wenn Sie die Leertaste drücken, erscheint ein Dialogfenster in dem exakte Koordinaten eingegeben oder sogar konstruiert werden können.

Element löschen

Nach der Auswahl dieses Menüpunktes müssen Sie das Element anklicken, das Sie löschen möchten. Wenn Sie das Element mittels Anklicken nicht auswählen können, ist es auch möglich die Leertaste zu benutzen und die Nummer des Elementes in dem dann erscheinenden Dialogfenster einzugeben.

Transformieren

Der gesamte Mechanismus (eventuell einschliessliche Zeichnungselemente) oder ein Teil kann auf verschiedene Arten transformiert werden:

- Rotieren
- Verschieben
- Skalieren
- Spiegeln - Horizontal
- Spiegeln - Vertikal
- Anfangsstellung ändern (jede berechnete Stellung kann als Anfangsstellung gewählt werden)

Wenn nur ein Teil des Mechanismus transformiert werden soll kann man die desbetreffenden Elemente auswählen&gruppieren und danach die Gruppe transformieren mit dem Kommando im Drop-Down Menu (rechte Maustaste).

Element-Parameter

Wenn Sie bestimmte Elementeigenschaften spezifizieren möchten, wie z. B. Trägheit oder Schwerpunkt, wählen Sie zuerst dieses Kommando und klicken dann auf das gewünschte Element. Abhängig vom ausgewählten Elementtyp, wird das passende Eigenschaftsfenster geöffnet.

Gelenkpunkt-Koordinaten

Wenn Sie Gelenkpunktkoordinaten exakt eingegeben oder sogar Schnittpunkte konstruieren wollen, wählen Sie diese Option, wonach Sie gebeten werden den betreffenden Gelenkpunkt zu selektieren. Es erscheint dann ein Dialog in dem Sie auf verschiedene Arten die Koordinaten dieses Punktes definieren können.

11.3.3 Zeichnung

Diese Menü ermöglicht das Erstellen von Zeichnungen oder Formen, wie z.B. benötigt zur Visualisierung oder bei der graphischen Getriebesynthese. Auch können importierte DXF Daten manipuliert werden.

Punkt

Erstellen eines Punktes.

Linie

Erstellen einer Linie, wobei eventuell auch bestehende Punkte als Anfangs- oder Endpunkt angeklickt werden können.

Rechteck

Rechteck erstellen

Polylinie

Polylinie erstellen

Bézier

Kubische Bézierkurve erstellen

Kreis

Erstellen eines Kreises, wobei eventuell auch bestehende Punkte als Mittelpunkt selektiert werden können.

Mittelsenkrechte

Ausgehend von zwei bestehenden Punkten (individuelle Punkte oder Endpunkte von Linien) kann eine Mittelsenkrechte konstruiert werden.

Schnittpunkt

Dieses Kommando ermittelt alle Schnittpunkte zwischen zwei willkürlichen graphischen Elementen (Linie, Kreis oder Mittelsenkrechte). Diese Schnittpunkte können für weitere Konstruktionen benutzt werden.

Text

Erstellen eines Textes (zum Rotieren des Textes muss dieser erst gruppiert werden, wonach die Gruppe rotiert werden kann).

Textfeld

Erstellen eines Textfeldes mit eventuell einem Callout-Zeiger.

Gruppieren

Erstellen einer Gruppe graphischer Komponente, die danach als eine Entität behandelt werden (z.B. beim Verschieben, Rotieren, Löschen, oder Kuppeln an ein Element). Komponente werden durch Anklicken in die Gruppe selektiert; erneutes Anklicken deselektiert bereits selektierte Komponente. Alle graphischen Komponente einer DXF-Datei werden automatisch beim Importieren zu einer Gruppe zusammengestellt. Wenn Sie einzelne Komponente bearbeiten wollen, müssen Sie diese Gruppe erst zerlegen.

Gruppe auflösen

Gruppe in einzelne Bestandteile auseinanderfallen lassen.

Kopplung erstellen

Eine Gruppe graphischer Komponente kann an jedes Glied oder Schubgelenk gekuppelt werden und folgt der Bewegung dieses Elementes bei einer Bewegungsanimation. Bitte berücksichtigen Sie, daß diese Funktionalität auf das Glied und Schubgelenk beschränkt ist. Um trotzdem ein Gruppe zu kuppeln an z.B. ein Zahnrad muß also erst ein extra Glied starr mit dem Zahnrad verbunden werden wonach die Gruppe an dieses extra Glied gekuppelt werden kann.

Kopplung lösen

Lösen der Verbindung einer Gruppe an ein Getriebeelement. Beim Lösen der Kupplung bleibt die Gruppe bestehen. Gruppen, die nicht gekuppelt sind, aktieren als statischer Hintergrund.

Gruppe transformieren

Eine Gruppe bestehend aus Zeichnungselementen kann auf verschiedene Arten transformiert werden:

- Rotieren

- Verschieben

- Skalieren

- Spiegeln - Horizontal
- Spiegeln - Vertikal

Objekt löschen

Mit diesem Kommando startet das Löschen eines einzelnen Zeichnungsobjektes. Es gibt ein separates Kommando zum Löschen einer Zeichnungsgruppe.

Gruppe löschen

Nachdem diese Option gewählt worden ist, wird der Gebraucher gebeten diejenigen Gruppen zu selektieren, die gelöscht werden sollen. Diese Daten werden dann aus der SAM Projektdatei entfernt und können nur mittels erneutem Importieren wieder sichtbar gemacht werden. Bitte beachten Sie, daß nur das allerletzte Lösch-Kommando rückgängig gemacht werden kann.

11.3.4 Antriebsbewegung

Das Menü "Antriebsbewegung" ermöglicht Ihnen verschiedene Eingaben, wie z. B. x-Verschiebung, y-Verschiebung, Winkel (Drehbewegung), Relativwinkel und Verlängerung (Verlängerung wird bei linearen Führungselementen benutzt, z. B. Hydraulik- oder Pneumatikzylinder). Insgesamt können bis zehn gleichzeitige Antriebe definiert werden. Für jeden müssen Sie den betreffenden Gelenkpunkt oder das betreffende Element angeben. Danach wird eine passende Dialog-Box geöffnet, in welcher Sie die Antriebsbewegung definieren können und zwar durch die Kombination von mehreren Grundbewegungen aus linearen, konstanten, sinusförmigen oder polynominalen Kurven. Auch kann ein beliebiger Bewegungsablauf als Bewegungsdatei (ASCII-Format) importiert und verwendet werden.

Alle eingegebenen Daten sind relativ zu der ursprünglichen Position des Getriebes.

x-Verschiebung

Nach der Auswahl dieses Menüpunktes werden Sie aufgefordert, einen Gelenkpunkt anzuklicken und die Bewegungsform anzugeben.

y-Verschiebung

Nach der Auswahl dieses Menüpunktes werden Sie aufgefordert, einen Gelenkpunkt anzuklicken und die Bewegungsform anzugeben.

Winkel

Läßt Sie einen Winkel als Antriebsbewegung definieren. Nach der Wahl dieses Menüpunktes werden Sie aufgefordert, einen Winkel über Anklicken eines Gelenkes und - wenn nötig - durch Wählen zwischen Elementen, die an diesem Gelenkpunkt befestigt sind, festzulegen.

Relativwinkel

Hiermit können Sie den Relativwinkel zwischen zwei Elementen definieren. Sie werden aufgefordert, diese beiden Elemente auszuwählen.

Verlängerung

Mit diesem Kommando können Sie eine lineare Gleitführung modellieren, indem Sie die Verlängerung eines Gliedes spezifizieren. Sie werden aufgefordert, dieses Element auszuwählen.

Ändern

Hiermit können Sie die Eingabeparameter einer existierenden Antriebsbewegung ändern.

Löschen

Hiermit können Sie eine existierende Antriebsbewegung löschen.

11.3.4.1 Dialogbox "Definition Antriebsbewegung"

Der Kern der Dialog-Box besteht aus einem Fenster, welches eine Liste von verschiedenen Typen der Antriebsbewegung beinhaltet (daneben befindet sich die graphische Darstellung dieser Antriebsbewegung). Am Anfang ist diese Liste leer. Sie kann auf folgende Art und Weise ergänzt werden:

1. Aktivieren der Grundbewegungen

- Linear : Bewegung mit konstanter Geschwindigkeit
- Sinus: Sinusförmige Bewegung
- Polynominal: Polynomiale Antriebsbewegung bis 5. Grades
- Trapezium: Bewegungsprofil 2.Ordnung
- Cubic Spline: Natürlicher Spline 3. Ordnung mit verschiedenen Randbedingungen

2. Eingabe erforderlicher Daten

- Relativbewegung (ausgehend von der gegenwärtigen Position)
- Dauer der Bewegung
- Zahl der Intervalle, in welchen die Bewegung ausgeführt werden soll (max. 720).

3. Hinzufügen des Bewegungsblockes zur Tabelle mit "Hinzufügen"

Dieser Prozeß muß solange wiederholt werden, bis die gewünschte Form der Bewegung entstanden ist. So kann man aus einfachen Grundbewegungen relativ einfach jede beliebige Bewegung erstellen. Wenn Sie eine Bewegung aus der Liste löschen möchten, aktivieren Sie ihn einfach und drücken dann "Löschen".

Absolute Rotation: Motor 6

Polynom 5.Grades | Datei | Spline | Trapez-1 | Trapez-2
 Linear | Kwadratisch | Geneigte Sinuskurve | Polynom 345

Parameter	Wert	Einheiten
Bewegung	360.000	[deg]
Zeit	1.000	[s]
Intervalle	36	[-]

Hinzufügen Einfügen Ändern

Liste aktueller Bestandteile:

Nr	Type	Time	Intervals
1	Geneigte Sinuskurve	1.000	36
2	Linear	1.000	12
3	Geneigte Sinuskurve	0.500	36

Löschen Alles löschen

Winkel [deg]

Winkelgeschwindigkeit [rad/s]

Winkelbeschleunigung [rad/s²]

Zwischenablage Drucken

OK Abbrechen

Dialogbox "Definition Antriebsbewegung"

4. Ändern einer Zeile

Um eine Zeile zu ändern, müssen Sie diese erst anklicken. In den Eingabefeldern erscheinen dann die aktuellen Werte. Nachdem Sie diese angepaßt haben, können Sie mittels der Taste "Ändern" diese neuen Werte bewahren.

11.3.5 Belastung

Kraft

Definiert eine von außen an einem Gelenkpunkt angreifende Kraft. Sie müssen einen Gelenkpunkt anklicken und die Größe und Richtung der Kraft angeben. Ein nicht konstanter Kräfteverlauf kann aus linearen Teilfunktionen zusammengestellt werden.

Bitte beachten Sie, daß sich die Kraftfunktion auf die Schritte der Antriebsbewegung beziehen muß. Deswegen ist die Kraftfunktion keine separate Funktion der Zeit. Außerdem muß zu jedem Bewegungsschritt eine Belastung definiert sein.

Drehmoment

Definiert ein von außen an einem Element des Getriebes angreifendes Drehmoment. Sie werden aufgefordert, ein Element und einen Gelenkpunkt auszuwählen und die Größe anzugeben. Ein nicht konstanter Drehmomentverlauf kann aus linearen Teilfunktionen zusammengestellt werden.

Bitte beachten Sie, daß die definierte Drehmomentenfunktion sich auf die Schritte der Antriebsbewegung beziehen muß. Deswegen ist die Drehmomentenfunktion keine separate Funktion der Zeit. Außerdem muß zu jedem Bewegungsschritt eine Belastung definiert sein.

Masse

Hiermit kann ein Gelenkpunkt mit Masse belastet werden. Sie müssen einen Gelenkpunkt wählen und die Masse spezifizieren.

Massenträgheit

Verleiht einem Element ein Massenträgheitsmoment. Sie müssen ein Element und einen Gelenkpunkt angeben und die Größe des Trägheitsmomentes angeben.

Schwerkraft

Öffnet ein Dialog-Fenster und ermöglicht es Ihnen, Größe und Richtung des Gravitationsvektors anzugeben.

Ändern

Ändert eine bereits definierte Belastung. Sie müssen die Belastung auswählen, die Sie ändern möchten.

Löschen

Löscht eine definierte Belastung. Sie werden aufgefordert, die Belastung auszuwählen, die Sie löschen möchten.

11.3.5.1 Dialogbox "Kraft/Drehmoment"

Kraftwert und Richtung (oder Drehmomentwert) können in ein Tabelle eingegeben werden, wobei als Argument sowohl die Zeit als auch jede kinematische Eigenschaft eines Gelenkpunktes oder eines Elements gewählt werden kann. Mit dieser Funktion können unter anderem Kräfte in einem lokalen Bewegungskoordinatensystem definiert werden. Dieser neue Funktionsumfang kann aber auch verwendet werden, um beispielsweise Windkräfte auf einem Sportwagenspoiler zu modellieren, die von der vertikalen Position des Spoilers abhängen. Im folgenden Dialog wird eine Kraft auf Gelenkpunkt 5 definiert (siehe Dialogtitel). Diese hat einen konstanten Wert von 500N und die Richtung ist immer identisch mit dem Winkel bzw. der Richtung von Element 2.

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Größe

Komponente: Element | Nr: 2 | Eigenschaft: A

Deaktiviert

	A [rad]	Kraft [N]	Winkel [rad]
1	-100	500	-100
2	100	500	100

Hinzufügen | Einfügen | Löschen

Importieren ... | Alles löschen

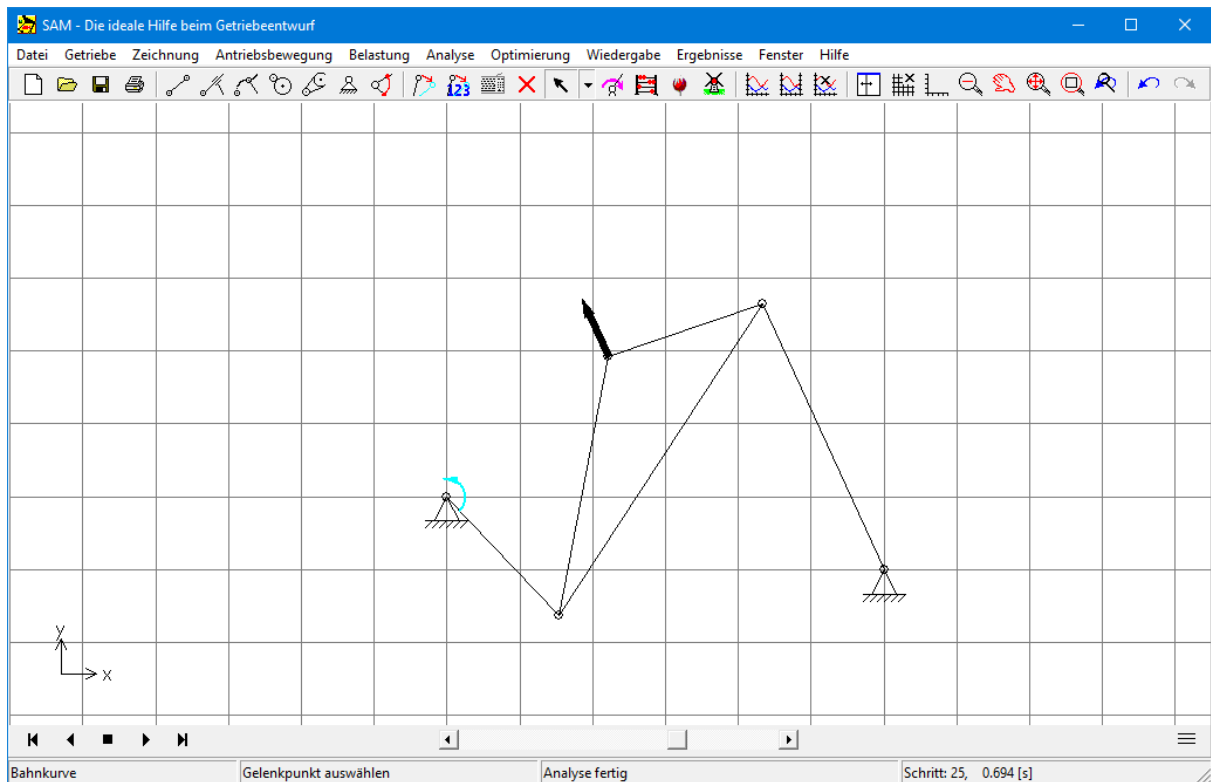
Zwischenablage

Drucken

OK | Abbrechen

The image shows a software dialog box for defining a force load. It includes a table with two rows of data, two line graphs, and several control buttons. The first graph shows a constant force of 500 N, and the second graph shows a linear relationship between force and angle.

Kraft Dialog (Beispiel: 500N Kraft auf Gelenkpunkt 5 mit Richtung konform dem Winkel von Element 2)



Beispiel: 500N Kraft auf Gelenkpunkt 5 mit Richtung konform dem Winkel von Element 2

11.3.6 Analyse

Dieses Menükommando startet die Analyse. Jedoch wird zuerst eine Dialogbox gezeigt, in welcher Sie die gewünschten Ergebnisse auswählen können, die Sie für die weitere Datenbearbeitung benötigen. Sie können entweder individuelle Punkte, ganze Gruppen von Variablen oder alle Daten auswählen.

Diese Auswahlmöglichkeit beabsichtigt, die Analyse zu beschleunigen, weil meistens nur eine begrenzte Anzahl von Variablen interessant ist. Wenn Ihr Computer jedoch schnell genug ist, wählen Sie "Alles", und Sie brauchen sich im Allgemeinen keine Gedanken mehr darüber zu machen.

Die Funktionstaste <F9> ermöglicht den direkten Start einer Berechnung ohne den Optionendialog aufzurufen. Dieses ist vor allem praktisch, wenn wiederholt die gleichen Berechnungen durchgeführt werden mit nur beschränkten Änderungen des Getriebes (wie z.B. bei einer Parameterstudie).

11.3.7 Optimierung

Ziel ...

Definition des Optimierungsziels.

Parameter ...

Definition der Parameter, die während der Optimierung variiert werden dürfen.

Start ...

Start der Optimierung.

Optionen ...

Definition der verschiedenen Optimierungseinstellungen.

11.3.8 Wiedergabe

Animation

Startet die Animation des Getriebes.

Video erstellen

Startet eine Animation die im GIF oder AVI-Format gespeichert wird.

Bildschirm > Zwischenablage <Ctrl>+Q

Mit der Tastenkombination <Ctrl>+Q wird ein Screenshot des Bildschirms erstellt. Wenn gewünscht (siehe INI Datei) werden extra Daten eingeblendet (Dateiname, Datum/Zeit und Firmenname).

Bahnkurve

Hiermit können Sie die Gelenkpunkte für die Darstellung der Bahnkurve auswählen

Geschwindigkeitshodograph

Damit wählen Sie Gelenkpunkte für den Geschwindigkeitshodographen.

Rastpolbahn

Darstellung der Rastpolbahn eines Getriebegliedes.

Gangpolbahn

Darstellung der Gangpolbahn eines Getriebegliedes.

Krümmungsmittelpunktsbahn

Darstellung der Krümmungsmittelpunktsbahn eines Gelenkpunktes.

Optionen

Hiermit öffnen Sie eine Dialogbox, in der Sie verschiedene Wiedergabeeinstellungen ändern können.

11.3.9 Ergebnisse

Auswählen

Hiermit können Sie die Gelenkpunkt- oder Elementdaten auswählen, die Sie auflisten oder mit einem Graphen darstellen möchten. Sie werden aufgefordert, einen Gelenkpunkt oder ein Getriebeelement anzuklicken und dann die spezifischen Gelenkpunkt- oder Elementdaten auszuwählen.

Auswahl löschen

Löscht alle Punkte aus der Auswahlliste, so daß Sie noch mal neu anfangen können.

Benutzerdefiniert ...

Öffnet eine Dialog Box und bietet die Möglichkeit mittels dem Formel-Parser Simulationsergebnisse zu kombinieren und benutzerdefinierte Ergebnisse abzuleiten.

Exportieren

Ergebnisse können als ASCII-Datei gespeichert werden. Der Gebraucher kann zwischen einem Standardformat und dem speziellen Antriebsdateiformat wählen, das bei der Definition von Antriebsbewegungen direkt benutzt werden kann.

Definition X-Achse

Hiermit können Sie anstelle der Zeit (Standart-Einstellung) eine andere bei der Analyse berechnete Größe als X-Achse definieren.

Graph > Zwischenablage <Ctrl>+C

Kopiert das Graphfenster auf die Zwischenablage.

Kurve entfernen

Kurve aus dem Graph entfernen.

Kurve links/rechts

Wechseln zwischen der Darstellung einer Grösse konform der linken oder rechten Y-Achse.

Optionen

Hiermit können Sie die graphische Darstellung der Ergebnisse ändern.

11.3.10 Fenster**Getriebe und Graph**

Getriebe- und Graph-Fenster werden nebeneinander dargestellt.

Getriebe

Es wird nur das Getriebe angezeigt.

Graph

Es wird nur der Graph angezeigt.

Fenster-Voreinstellung

Getriebe- und Graph-Fenster werden nebeneinander dargestellt konform den Voreinstellungen, die im Dialog Einstellungen/Fenster definiert sind.

11.3.11 Hilfe**Inhalt**

Startet den Hilfe-Index von SAM.

Hilfe suchen

Startet Hilfe von SAM.

Hilfe benutzen

Öffnet die Windows Hilfe-Datei, welche die Funktion der Hilfe erklärt.

Updates/Upgrades

Information über Verfügbarkeit von Updates und Upgrades

Info

Information über SAM

Kapitel

12

12 Literatur

Werff, K. v.d. (1975); "Kinematics of coplanar mechanisms by digital computation"; Fourth IFToMM World Congress, Newcastle upon Tyne, 1975.

Werff, K. v.d. (1977); "Dynamic analysis of planar mechanisms with rigid links"; Comp. Meths. Appl. Mech. Eng. 11 (1977) 1-18.

Werff, K. v.d. (1977); "Kinematic and dynamic analysis of mechanisms, a finite element approach"; Dissertation (Delft Univ. Press, 1977).

Werff, K. v.d. (1979); "A finite element approach to kinematics and dynamics of mechanisms"; Fifth World Congress on the theory of machines and mechanisms, 1979

Werff, K. v.d. and H. Rankers (1979); "Getriebetyp-unabhängige Methode der Analyse der Kinematik und Dynamik der Räder-Kurbelgetriebe"; VDI-Berichte Nr. 321, 1979

Klein Breteler, A.J. (1987); "Kinematic Optimization of mechanisms, a finite element approach"; Dissertation (Delft Univ. Press); 1987

Klein Breteler, A.J. (1992); "Kinematische Getriebe-Analyse, eine iterative Methode mit Hilfe Finiter Elemente"; VDI-Fortschrittberichte Nr. 211 (Reihe 1: Konstruktionstechnik/Maschinenelement); 1992

Schwab, A.L., and Meijaard, J.P. (1999); "The belt, gear, bearing and hinge as special finite elements for kinematic and dynamic analysis of mechanisms and machines. Proceedings of the Tenth World Congress on the Theory of Machines and Mechanisms, IFToMM, June 20--24, 1999, Oulu, Finland, Oulu University Press, pp. 1375--1386.

Schwab, A.L., and Meijaard, J.P. (2000); "Dynamics of flexible multibody systems having rolling contact: application of the wheel element to the dynamics of road vehicles"; Proceedings of the 16th IAVSD Symposium, August 30-September 3, 1999, Pretoria, South Africa, Supplement to Vehicle System Dynamics 33, pp.338-349 3, 1999, Pretoria, South Africa, Supplement to Vehicle System Dynamics 33, pp.338-349

Kapitel

13

13 Anhang

13.1 Speicherort der Dateien

SOFTWARE => C:\ProgramFiles(x86)\SAMXX\

- SamXX.exe
- SamXX.chm
- SamDLL32.dll
- ReadMe.txt

EINSTELLUNGEN => { user } \AppData\Local\Artas\SamXX\

- SamXX.ini

Die INI-Datei wird beim ersten Start von SAM erstellt. Falls Sie danach die INI-Datei in einem abweichenden Verzeichnis speichern wollen, können Sie die folgende Syntax benutzen:

{ vollständiger Pfad SAM Executable } \SAMXX.EXE -ini"IhrSamIniVerzeichnis\SAMXX.INI"

PROJEKTE => (initially) { public } \Documents\Sam\

Benutzerauswahl: Beliebige beschreibbares Verzeichnis

- ***.sam
- ***.txt
- ***.dxf

BACKUP & TEMPORÄRE DATEIEN => { user } \AppData\Local\Temp\SAMXX\

Einsatz der Backup- und temporären Dateien hängt von den Benutzer- und INI-Einstellungen ab

- ***.dat
- ***.out
- ***.log
- SessionID_Bak00.-sam, SessionID_Bak01.-sam, SessionID_Bak09.-sam

BEISPIELE => { public } \Documents\Sam\Examples\

- ***.sam

DXF TEMPLATE DATEI => (initially) { all users } \Artas\SamXX\

Benutzerauswahl: Beliebige beschreibbares Verzeichnis

- DxfTempl.dxf

LIZENZ DATEIEN => { all users } \Artas\SamXX\

- License.txt
- LicenseKey.txt

13.2 DXF-Template Datei

Um maximale Anpassungsfähigkeit an Ihr CAD-System zu erreichen, benutzt SAM beim Exportieren von DXF-Daten eine DXF-Template Datei. Diese Datei organisiert alle Einstellungen, so wie z.B. Linientyp, Farbeinstellung u.s.w. Standard wird SAM mit der Datei DxfTempl.DXF geliefert, die Sie nach Belieben ändern können. Sie brauchen nur in Ihrem CAD-System genau einen Punkt, eine Linie, einen Kreis, einen Kreisbogen und ein Textelement zu zeichnen mit den von Ihnen gewünschten Einstellungen und diese Zeichnung benutzen um DxfTempl.DXF zu überschreiben. Falls Sie lieber einen anderen Dateinamen benutzen möchten, dann geht das auch. Nur müssen Sie nun auch die entsprechende Zeile in der Datei SAM50.ini anpassen.

Wenn die Template-Datei von SAM nicht gefunden wird, werden Sie gebeten die gewünschte Datei zu selektieren.

*Die DXF-Template Datei **DxfTempl.DXF** muß immer aus genau einem Punkt, einer Linie, einem Kreis, einem Kreisbogen und einem Text (in dieser Reihenfolge) bestehen.*

13.3 Warn/Status Meldungen

Bei der Erstellung oder der Analyse können Meldungen auftreten, die im Allgemeinen zurückzuführen sind auf ein Problem in der Getriebedefinition. Um Ihnen die Lösung des Problems zu erleichtern, haben wir hier die wichtigsten meldungen und deren meist vorkommenden Ursachen zusammengestellt.

"Getriebe unterbestimmt" => Es fehlen Einschränkungen :

- Es fehlt eine Gestellpunktdefinition
- Es fehlt eine Winkelfixation zwischen zwei benachbarten Elementen
- Es fehlt ein Antrieb
- Anstelle eines gemeinsamen Gelenkpunktes zweier benachbarter Elemente sind versehentlich zwei aparte übereinanderliegende Gelenkpunkte definiert.

"Getriebe überbestimmt" => Es gibt zu viele Einschränkungen (das Getriebe kann nicht bewegen) :

- Zu viele Gestellpunkte
- Zu viele Winkelfixationen
- Zu viele Antriebe

"Konvergenzprobleme" => Der Interationsalgorithmus findet keine Lösung und wird abgebrochen:

- Das Getriebe kann die Stellung nicht erreichen
- Die Toleranz des Interationsalgorithmus ist für die Aufgabenstellung zu streng eingestellt => Einstellungen > Analyse > Rechenkern Optionen > Toleranz ändern

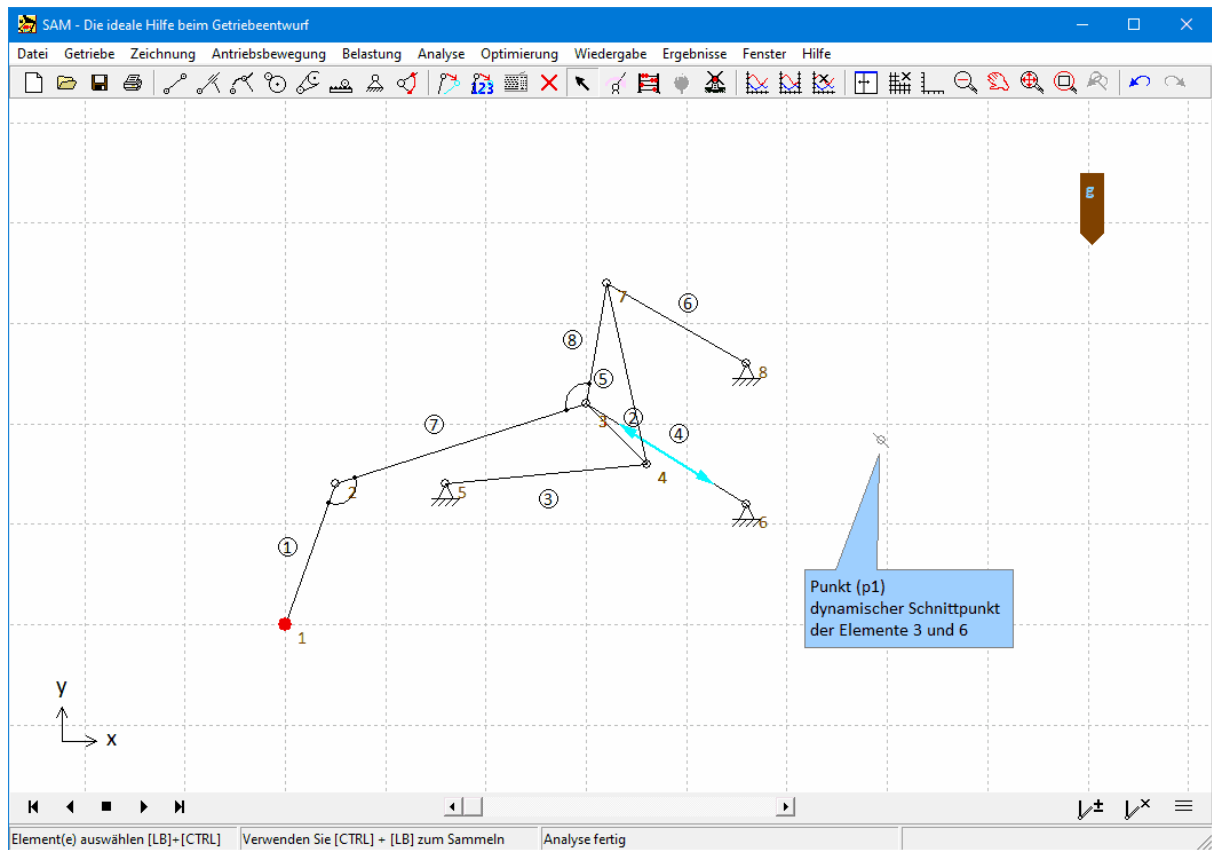
"Kein Antrieb definiert" => Es fehlt die Definition eines Antriebs.

13.4 Was war neu in SAM 8.3

Dynamische Punkte

Punkte, die entstehen als Schnittpunkt von Linien, Kreisen oder Mittellinien, sind dynamisch geworden. Beim Verschieben der bezogenen Objekte werden die xy-Koordinaten dieses Punktes automatisch angepasst. Das gilt für den gesamten Bewegungsablauf.

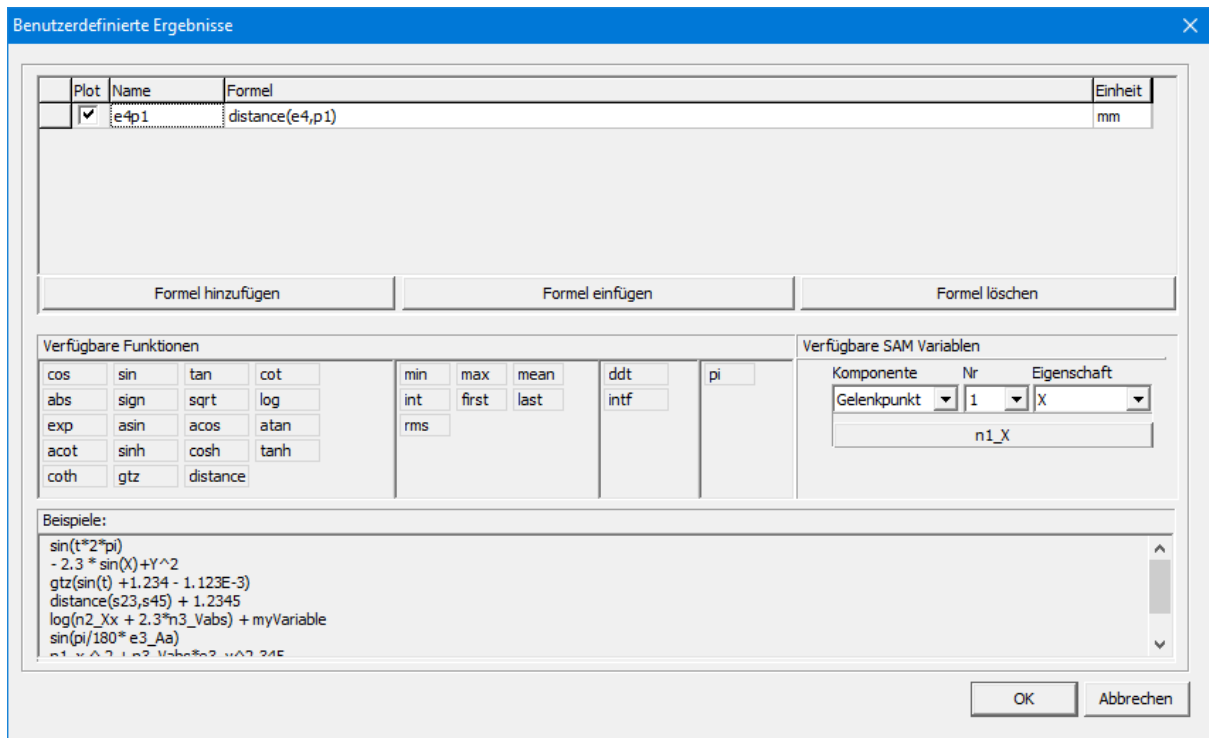
Auf diese Weise kann man beispielsweise den Punkt p1 als Schnittpunkt von Balken 3 und Balken 6 erzeugen, der den momentanen Drehpunkt des durch den Dreieckskoppler gebildeten Dreiecks darstellt. Wenn der Mechanismus animiert wird und sich von einer Position zur nächsten bewegt, wird die Position des Punktes p1 automatisch angepasst.



Der Punkt p1 wird als Schnittpunkt der beiden (unendlichen) Linien erzeugt, die den Gliedern 3 und 6 entsprechen. Der Punkt ist dynamisch und bewegt sich während der Animation.

Abstand

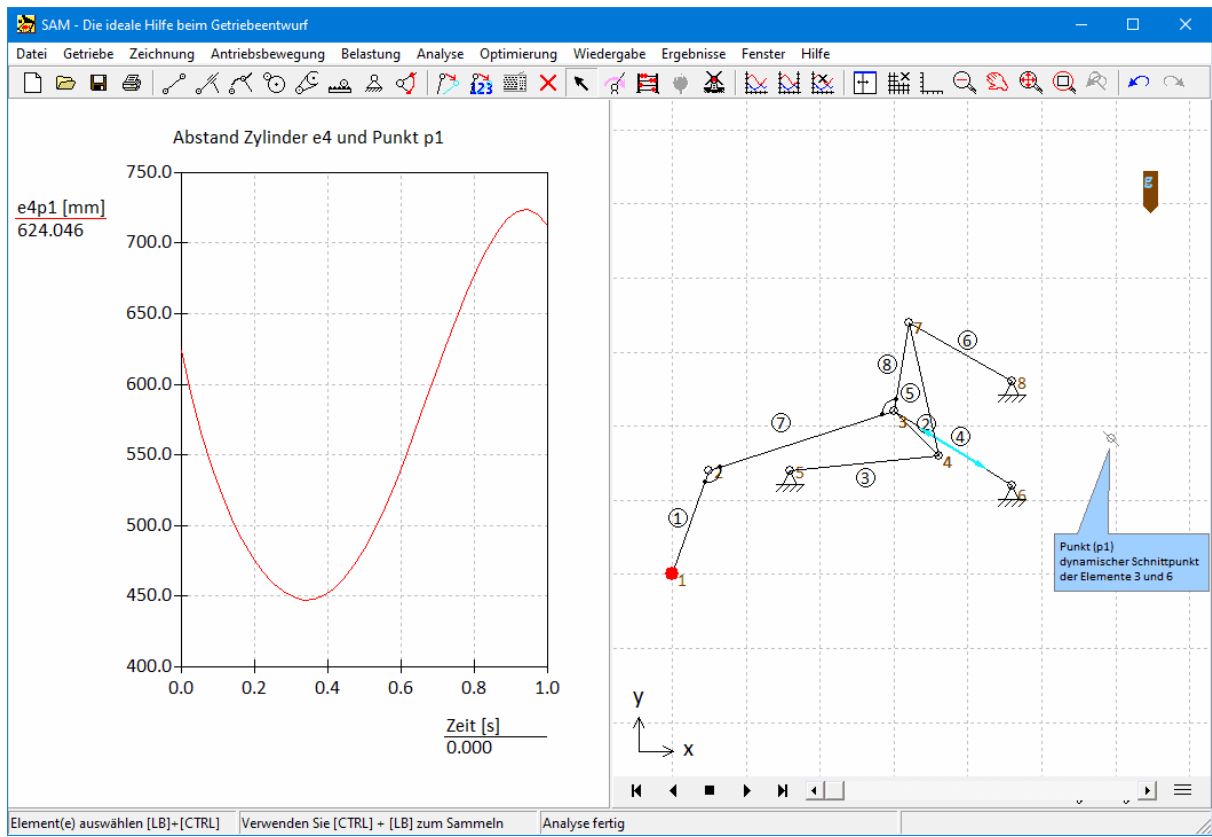
Beim Postprocessing der Ergebnisse (Ergebnisse > Benutzerdefiniert ...) gibt es eine neue Funktion `distance(Objekt1,Objekt2)`, in der ein Objekt entweder ein Gelenkpunkt, ein Element, ein Punkt oder eine Form sein kann.



Definition des Abstandes zwischen Glied e4 und dynamischen Schnittpunkt p1.

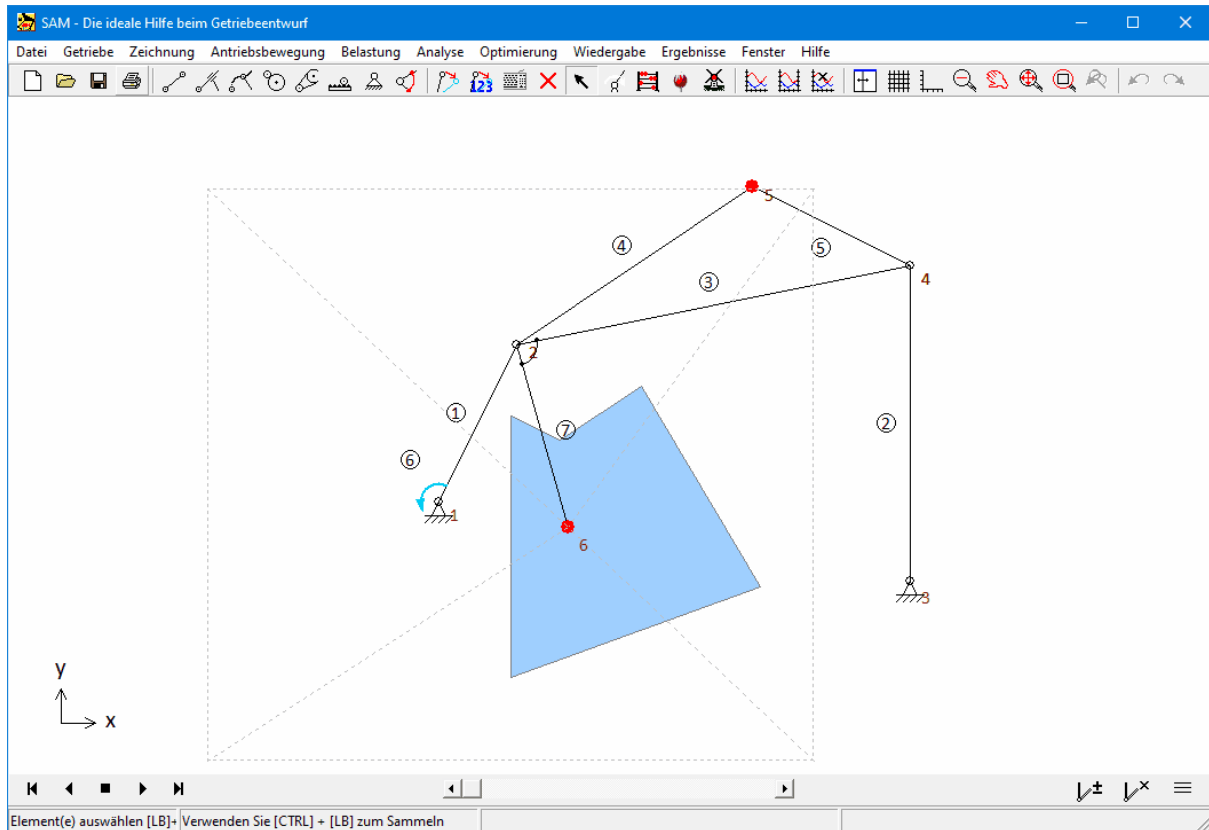
Die Verwendung dieser Funktion ist vielfältig:

1. Darstellung des Abstandes zweier Objekte als Funktion der Zeit. Im vorherigen Beispiel könnte es nützlich sein, den Abstand zwischen dem Antriebszylinder (Element e4) und dem dynamischen Punkt p1 aufzuzeichnen. Dieser Abstand sollte immer positiv sein, da sonst der Mechanismus blockiert.

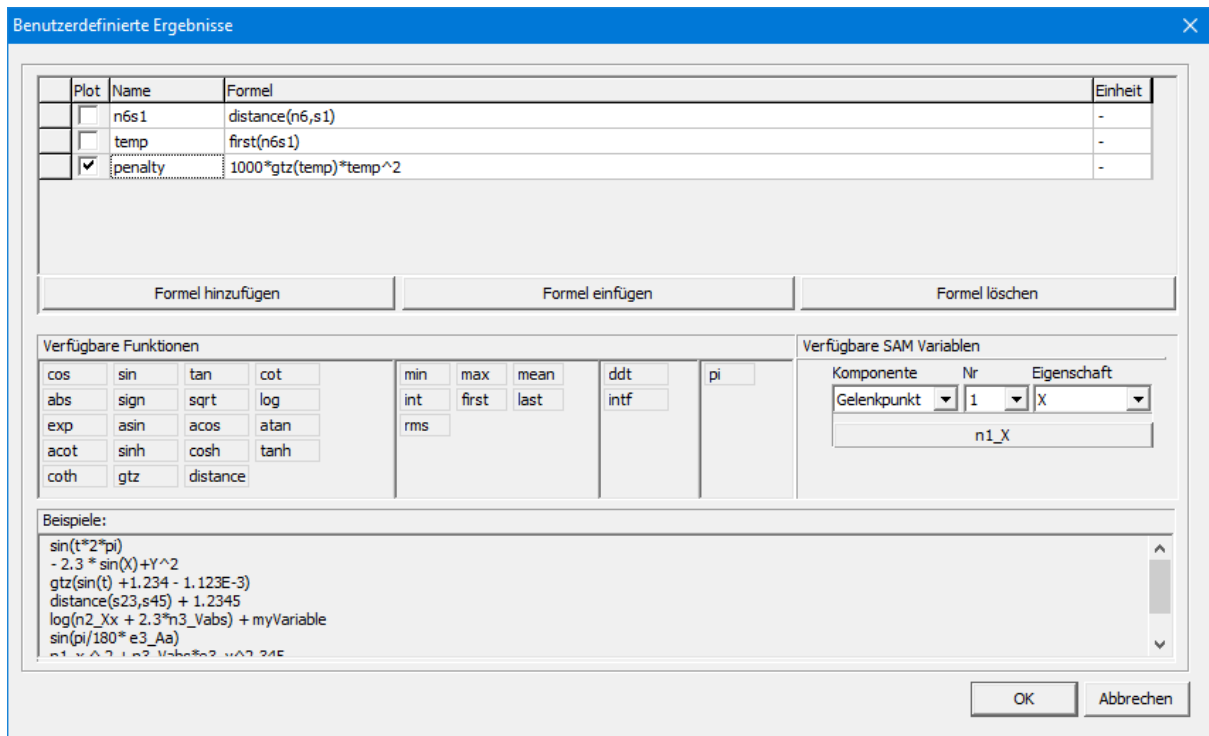


Abstand zwischen Antriebszylinder e4 und dynamischen Schnittpunkt p1 als Funktion der Zeit

2. Während einer Optimierung kann die xy-Position eines Gelenkpunktes ein Optimierungsparameter sein. Unter Verwendung der Funktion 'Distance' kann eine Penalty definiert werden, um die xy-Position dieses Gelenkpunktes auf ein Polygonebiet zu beschränken.



Beispiel einer Optimierung, bei der der Gelenkpunkt n6 ein Entwurfsparameter ist, aber auf den durch das Polygon (s1) definierten Bereich beschränkt werden soll.

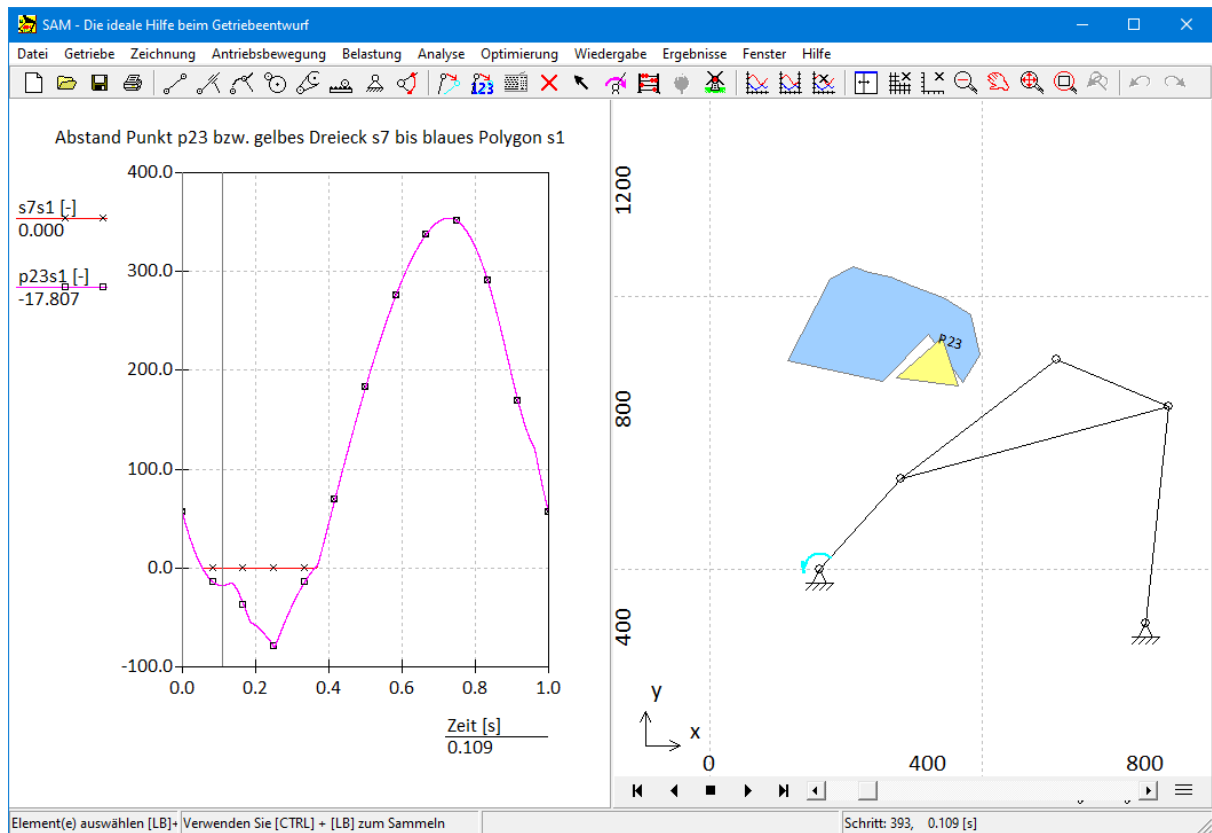


Definition der Penaltyfunktion, um den Gelenkpunkt n6 auf das Polygon s1 zu beschränken. Sobald der Gelenkpunkt

n_6 in der Anfangsstellung des Getriebes außerhalb des Polygons liegt, ist die Penalty größer als 0.

3. Kollisionserkennung zwischen Objekten ist ein dritter Anwendungsfall.

Die Abstandsfunktion kann verwendet werden, um Kollisionen zwischen Objekten zu erkennen und je nach Art der Objekte sogar die Eindringtiefe (oder minimale Rückzugsdistanz, um Kollisionen zu vermeiden). Im folgenden Beispiel ist das blaue Polygon eine stationäre Form s_1 , während das gelbe Dreieck (Form s_7) am Koppler befestigt ist. Im Diagramm sieht man die Variable s_7s_1 , die dem Abstand zwischen den beiden Formen entspricht, und die Variable $p_{23}s_1$, die dem Abstand zwischen dem Punkt p_{23} auf dem Dreieck und dem blauen Polygon entspricht. Im Fall zweier kollidierender Formen wird der Abstand auf Null gesetzt, während im Fall eines sich in eine Form bewegenden Punktes oder Knotens sowohl der positive als auch der negative Abstand (negativer Abstand = Eindringtiefe) im Diagramm angezeigt wird.



Beispiel Kollisionserkennung durch Verwendung der Abstandsfunktion.

Kopieren/Einfügen (Ctrl-C/Ctrl-V) für Grafiken/Formen

Man kann jetzt Ctrl-C und Ctrl-V verwenden, um jede Form zu kopieren und dann einzufügen.

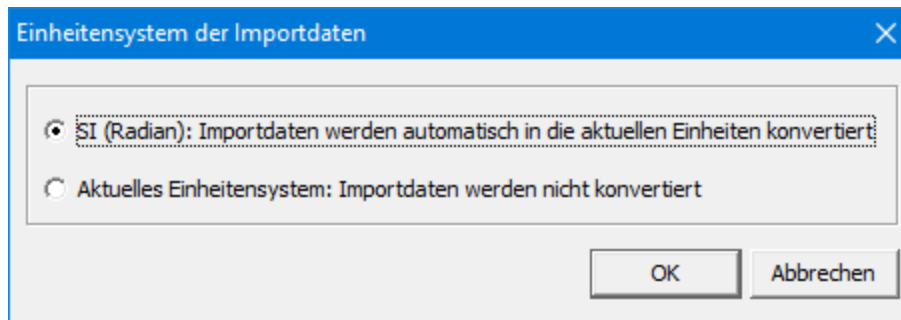
13.5 Was war neu in SAM 8.2

Einheitliches Auswahlsymbol für Gelenkpunkte, Elemente oder Zeichnungen/Formen

In früheren Versionen von SAM hatte das Auswahlsymbol zwei Betriebsmodi, einen zum Auswählen von getriebebezogenen Objekten und einen für zeichnungsbezogene Objekte/Formen. Ab SAM 8.2 gibt es nur noch ein Auswahlsymbol.

Einheitliches Importieren von Daten aus externen Dateien

- In früheren Versionen von SAM wurde auf externe Daten (Bewegungsdateien, Optimierungsreferenzdateien, Kraftdefinitionen ...) manchmal über einen Link zu der Datei zugegriffen und manchmal wurden die Daten importiert und in der SAM-Projektdatei gespeichert. Ab SAM 8.2 werden alle externen Daten immer importiert und sind Teil der SAM-Projektdatei.
- Während des Importvorgangs kann der Benutzer das Einheitensystem der externen Daten angeben. Wenn die Daten in der externen Datei auf SI(rad)-Einheiten basieren, erfolgt eine automatische Umrechnung in das aktuell in SAM verwendete Einheitensystem. Wenn die Daten in der externen Datei bereits mit den aktuellen Einheiten übereinstimmen, kann der Benutzer die zweite Option wählen und die Daten ohne Konvertierung importieren.



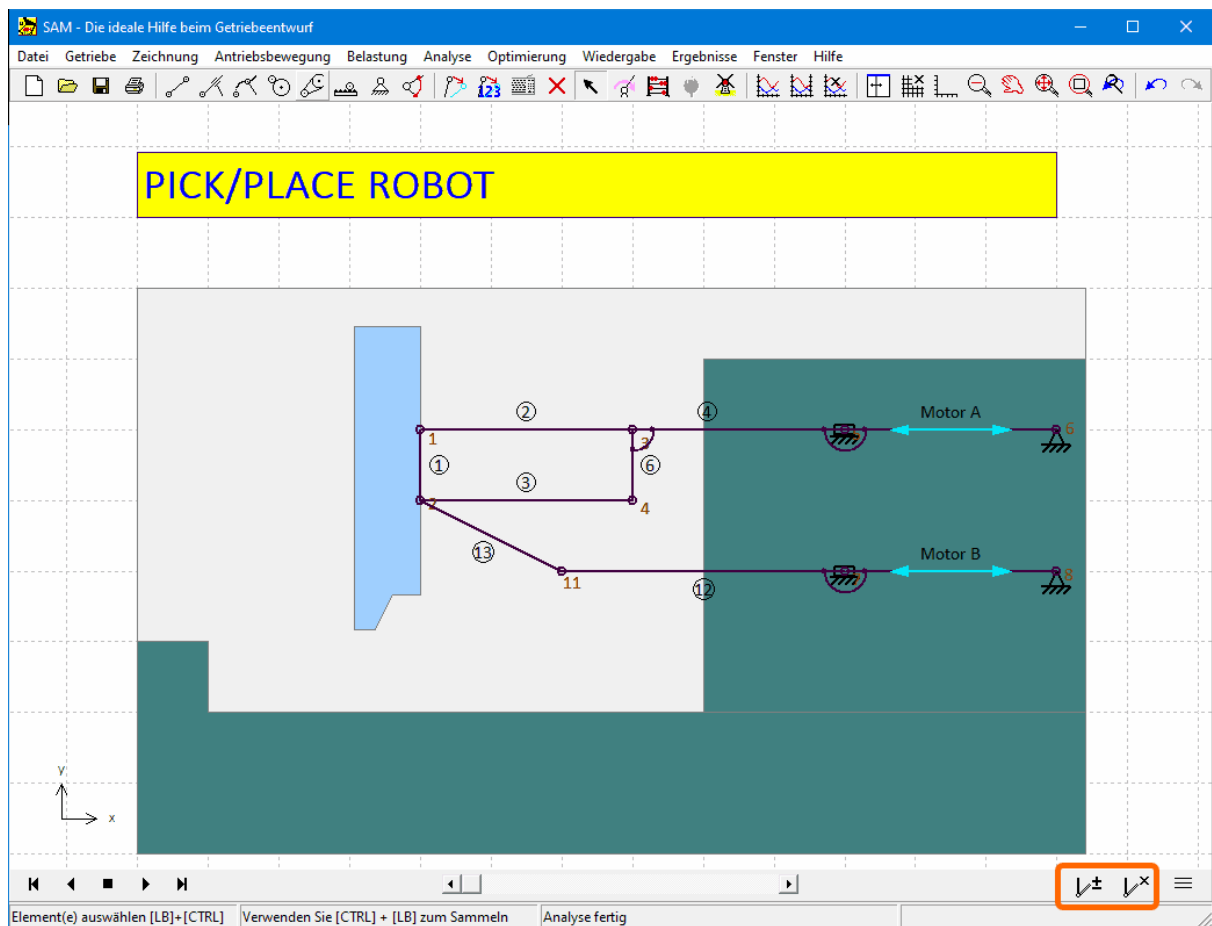
Dialog, in dem der Benutzer auswählen kann, welches Einheitensystem den Daten in der Importdatei entspricht

Textfeld mit Callout

Um die Anmerkungsoptionen zu verbessern, wurde der Liste der verfügbaren Formen ein Textfeld mit Callout-Funktion hinzugefügt.

Füllfarbe + Anzeigereihenfolge

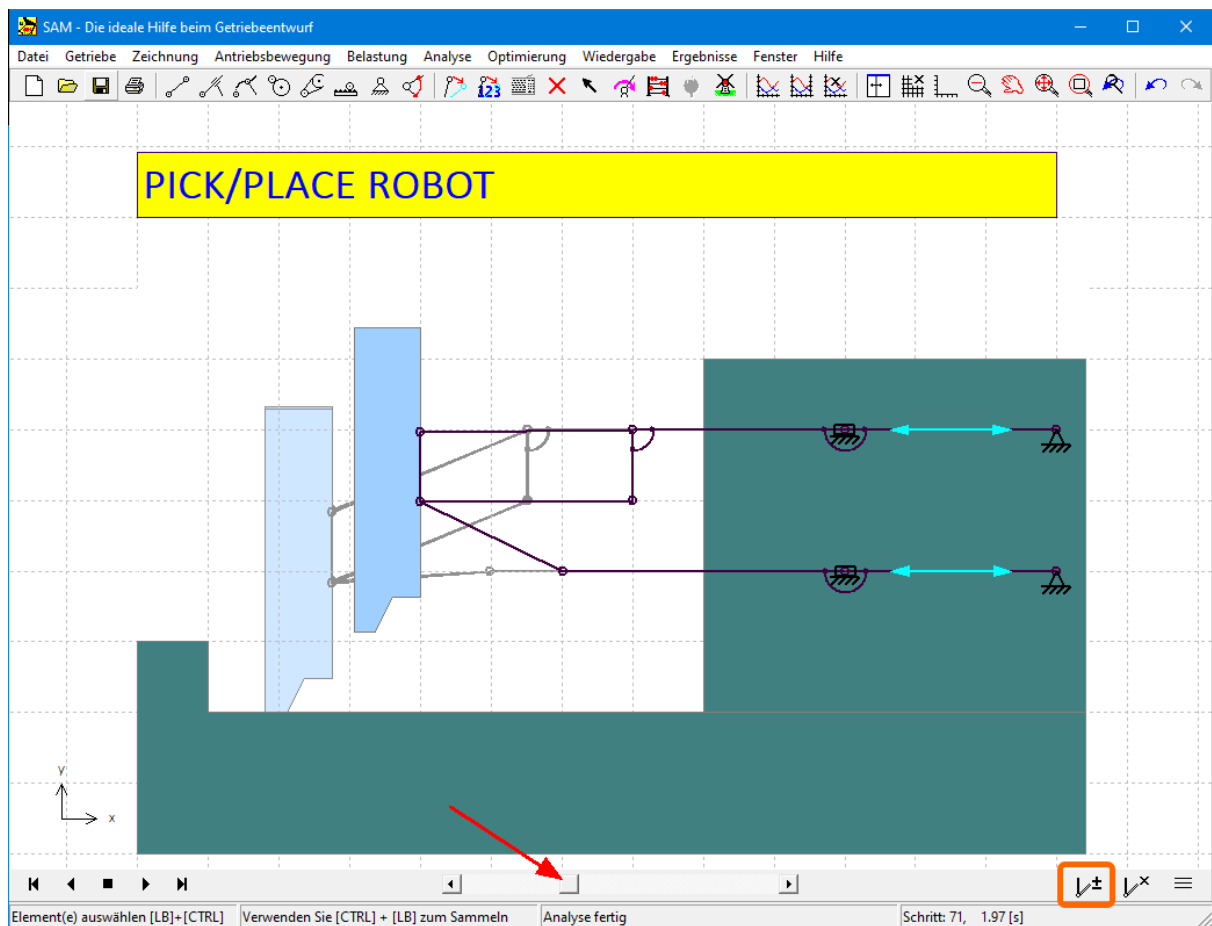
Der Benutzer kann für alle Formen eine Füllfarbe wählen und auch die Reihenfolge definieren, in der gestapelte Formen angezeigt werden.



Beispiel für Füllfarbe und Anzeigereihenfolge

Referenzposition hinzufügen/entfernen

Manchmal ist es wünschenswert, eine oder mehrere Positionen des Mechanismus im Stillstand, aber auch während der Animation einzufrieren. Zu diesem Zweck wurden der Animationsplayer mit zwei Symbolen erweitert. Das erste zum Hinzufügen/Entfernen einer einzelnen Position und ein weiteres zum Entfernen aller Positionen. Bewegen Sie den Mechanismus in die entsprechende Position und drücken Sie das Hinzufügen/Entfernen Symbol.



Hinzufügen/Entfernen einer Referenzposition durch Bewegen des Mechanismus in Richtung der entsprechenden Position und Drücken der Schaltfläche Hinzufügen/Entfernen

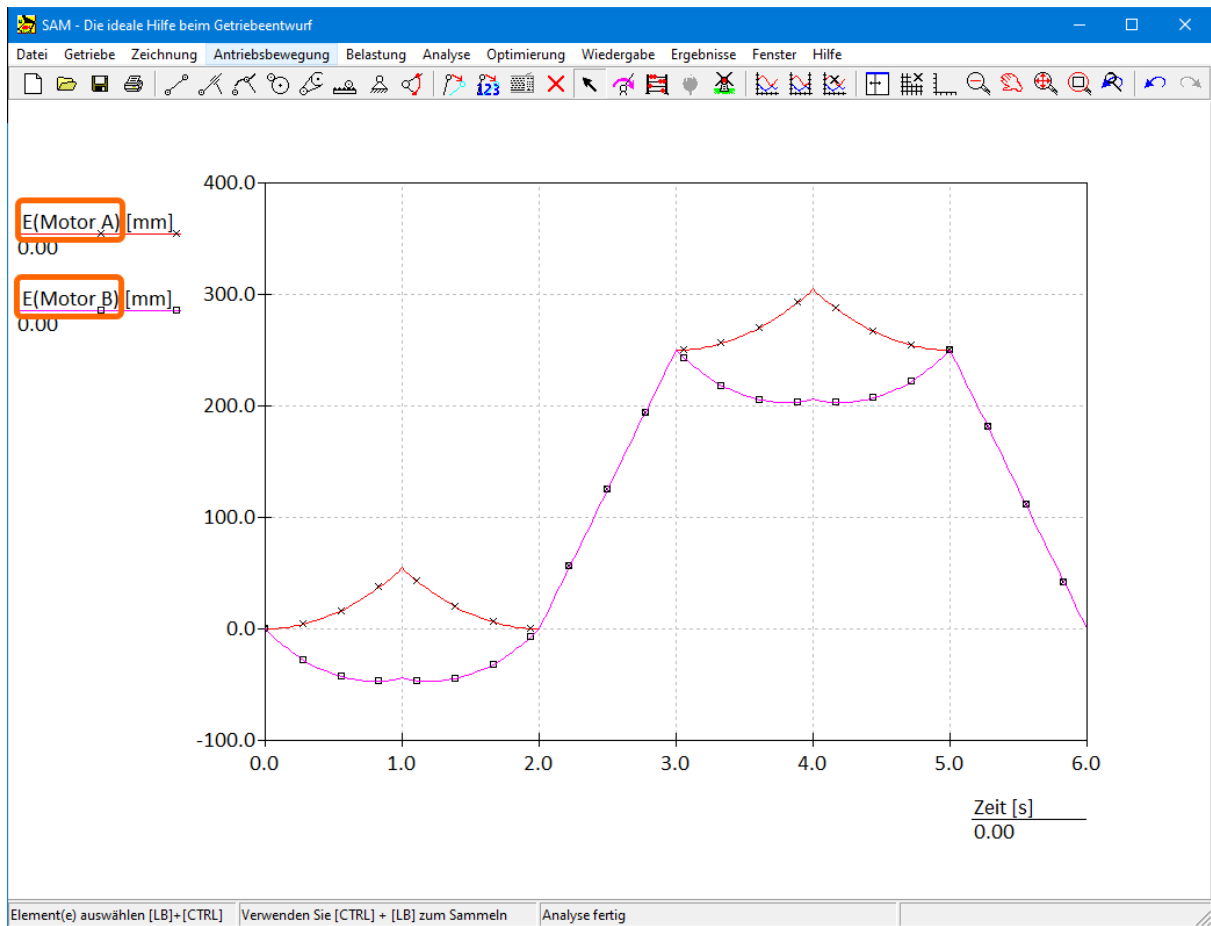
Kaskadierende Stile (Einstellungen - Projekt - Objekt)

Verschiedene Stile, wie Schriftgröße, (Füll-)Farbe, ... können auf verschiedenen Ebenen definiert werden. Die Einstellungen auf Präferenzebene sind die Anfangseinstellungen für jedes neue Projekt, können aber pro Projekt angepasst werden. Innerhalb jedes Projekts dienen die Projektstile als Ausgangswerte für jedes neue Objekt, können aber bei jedem einzelnen Objekt angepasst werden. Die meisten Einstellungen sind nur auf zwei dieser drei Ebenen zu finden.

Benutzerdefinierte Element-/Knotenbezeichnungen

Die Standardnummern zur Identifizierung eines Elements oder Gelenkpunktes können durch Beschriftungen ersetzt werden. Die Bezeichnung ist zunächst identisch mit der internen Element-/Gelenknummer. Im vorherigen Beispiel des Pick-and-Place-Roboters entsprechen die beiden Linearmotorelemente den Elementen 5 und 7, aber die Beschriftungen wurden durch „Motor A“ und „Motor B“ ersetzt.

Bitte beachte, dass in den xy-Plots diese benutzerdefinierten Beschriftungen angezeigt werden, aber bei der Nachbearbeitung von Ergebnissen (Ergebnisse>Benutzerdefiniert...) weiterhin die interne Identifikationsnummer erforderlich ist.



Die Bewegung (=Verlängerung E) der Antriebs Elemente mit den Bezeichnungen „Motor A“ und „Motor B“ ist als Funktion der Zeit dargestellt

Gelenkpunkt-/Elementbeschriftungen verschieben

Manchmal hat man das Bedürfnis, die Standardposition der Gelenkpunkt-/Elementbeschriftungen, wie sie unter Datei>Einstellungen>Anzeige definiert ist, auf individuellen Niveau zu ändern. Nach der Auswahl eines Gelenkpunktes oder eines Elements bietet das Dropdown-Menü der rechten Maustaste jetzt auch den Befehl „Beschriftung verschieben“ und man kann eine individuelle Beschriftung mit der Maus anpassen.

Neue Optimierungsoption: Ablehnung eines Experiments basierend auf prozentual erfolgreich ausgeführten Bewegungsschritten

In den meisten Fällen ist es sinnvoll, jedes Optimierungsexperiment abzulehnen, bei dem die vollständige Bewegung nicht abgeschlossen werden konnte. In den meisten Fällen wird dies verursacht, da der definierte Antriebsschritt vom Mechanismus nicht ausgeführt werden kann. In einigen Optimierungsfällen jedoch, zum Beispiel wenn man den Antriebsbewegungsbereich eines Mechanismus maximieren möchte, ohne im Voraus zu wissen, was die entsprechende notwendige Antriebsbewegung sein wird, kann es nützlich sein, Experimente zu akzeptieren, die nicht alle Antriebsbewegungsschritte abgeschlossen haben. Um dies zu erleichtern, wurde eine zusätzliche Optimierungsoption eingeführt. Diese definiert die Ablehnung eines Experiments basierend auf dem Prozentsatz der erfolgreich abgeschlossenen Bewegungsschritte. Der Standardwert ist 100 %, was bedeutet, dass der gesamte Bewegungszyklus erfolgreich ist, aber der Wert kann auch auf 75%, 50%, 25% oder 10% eingestellt werden.

Optimierungsoptionen

Modus

Automatisch (Globale Exploration & lokale Optimierung) ALLE Explorationsergebnisse lokal optimieren

Benutzerkontrolliert

Lokale Optimierung

Evolutionärer Algorithmus

Simplex Methode

Evolutionärer Algorithmus

Anzahl Experimente 300

Populationsgrösse 50

mehr

Simplex Methode

Max. Iterationen 100

Begrenzt suchen

mehr

Antriebsbewegung

Experimente verwerfen, wenn der Prozentsatz erfolgreich ausgeführter Bewegungsschritte kleiner ist als: 100 %

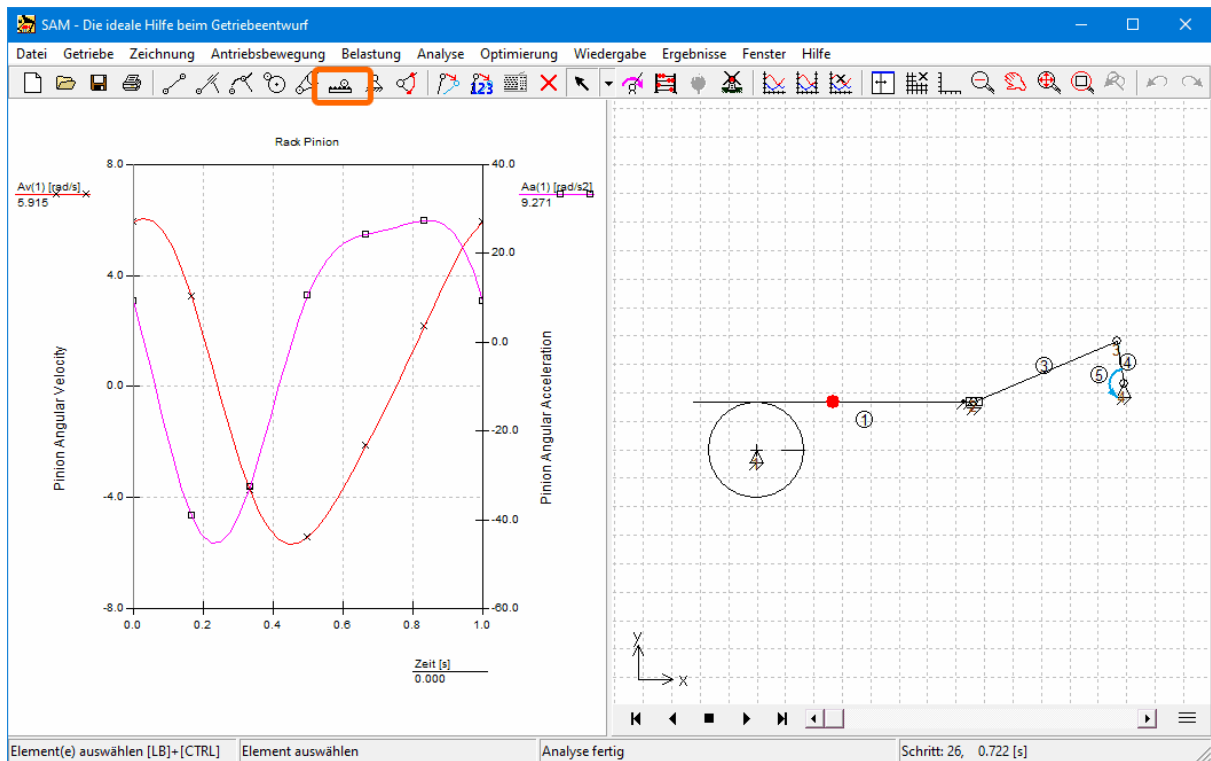
OK Abbrechen

Neue Optimierungsoption

13.6 Was war neu in SAM 8.1

Spezielles Zahnstange/Ritzel Element

In der Vergangenheit musste man ein Zahnstange mit Ritzel entweder mit einem Riemenantrieb oder einem Zahnradpaar nachahmen. In SAM 8.1 wurde ein spezielles Zahnstange/Ritzel Element hinzugefügt, das Druckwinkel und Masse-/ Trägheitseigenschaften enthält.



Getriebe mit Zahnstange/Ritzel

Automatische Synchronisation mehrerer Antriebe

Jeder Antrieb erzeugt einen eigenen Zeitvektor mit diskreten Zeitpunkten in denen die Bewegung/Kraft des Mechanismus ausgewertet werden muss. In der Vergangenheit mussten die durch mehrere Antriebe erzeugten Zeitvektoren innerhalb eines zulässigen Abweichungsschwellenwerts identisch sein, andernfalls wurde eine Warnmeldung erzeugt. Bei dem neuen Ansatz wird ein globaler Zeitvektor diskreter Zeitpunkte erzeugt, indem alle eindeutigen Zeitpunkte jedes einzelnen Zeitvektors zusammengeführt werden. Wenn zwei Zeitpunkte die Schwellenwertanforderung erfüllen, werden diese als identisch behandelt.

Signifikante Steigerung Analyse-/Optimierungsgeschwindigkeit

Durch Änderung der Analysearchitektur wurde eine enorme Steigerung der Analyse-/Optimierungsgeschwindigkeit erzielt. Dies zeigt sich insbesondere während einer Optimierung, die typischerweise Tausende von Analyseläufen erfordert, bei denen Optimierungsgeschwindigkeitssteigerungen von bis zu einem Faktor 4 realisiert wurden.

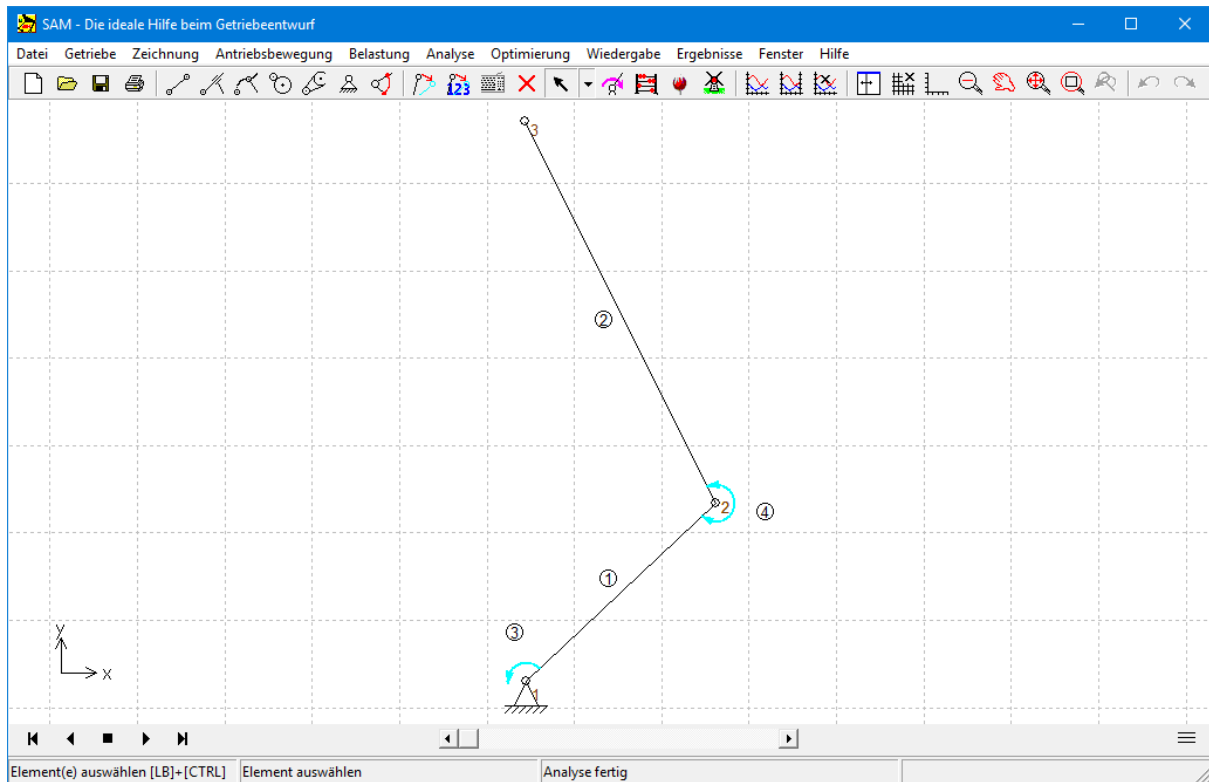
13.7 Was war neu in SAM 8.0

Antriebsbewegung

In SAM 8.0 sind zwei wichtige Änderungen bezüglich Antriebsbewegungen eingeführt:

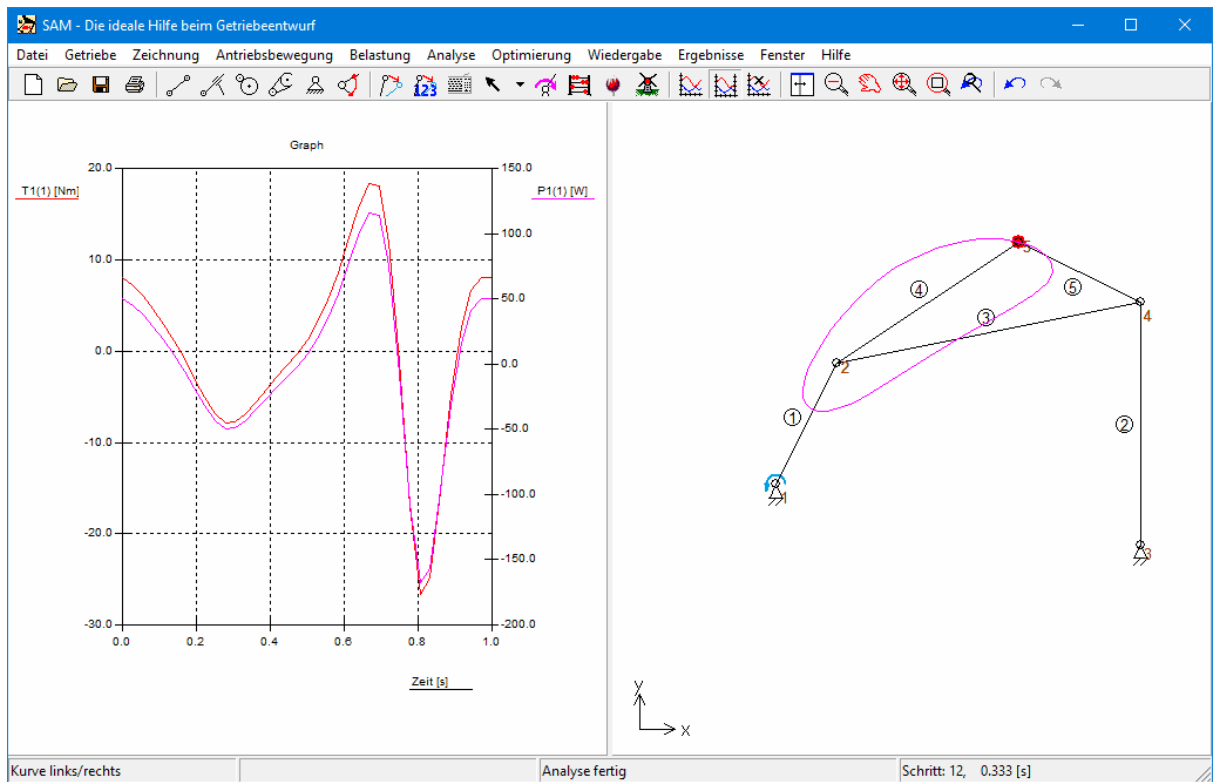
1. **VERLÄNGERUNG**: Das Vorzeichen der Antriebskraft (Normalkraft F_N) in einem Zylinder wurde umgekehrt, um der üblichen Praxis zu entsprechen.
2. **ROTATION**: Ein neues Rotationsmotor Element wurde eingeführt, das für alle Rotationsantriebe verwendet wird. Der Hauptvorteil dieses Ansatzes ist die vereinfachte Berechnung des

Drehmoments / der Leistung eines Motors, der sich in einem beweglichen Gelenk befindet. Beim Laden alter Projektdateien erfolgt eine automatische Konvertierung des Simulationsmodells. Um eine Fehlinterpretation der Ergebnisse zu vermeiden, werden zuvor ausgewählte Ergebnisse, die sich auf die alte Antriebsbewegung beziehen, automatisch gelöscht. Der Benutzer muss Ergebnisse wie Drehmoment und Leistung des neuen Rotationsmotorelements für die Anzeige im XY-Diagramm manuell auswählen.

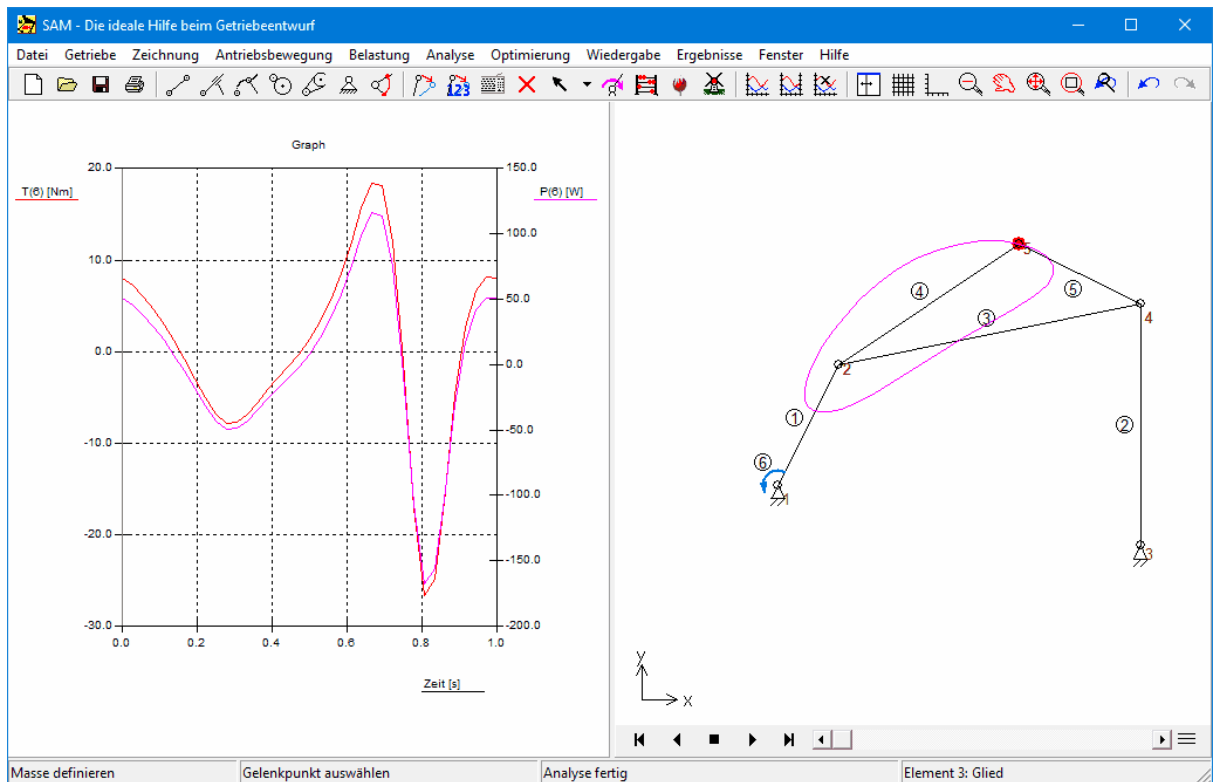


Beispiel Robotarm mit zwei Motor Elementen (3) and (4)

WICHTIGE MITTEILUNG: Durch die Einführung des neuen Motorelements steht das benötigte Antriebsdrehmoment und die benötigte Antriebsleistung nur über die Ergebnisse des Motorelements zur Verfügung (nicht mehr über die Ergebnisse der Kurbel). Den Vergleich zwischen SAM 7.0 und SAM 8.0 finden Sie in den folgenden zwei Screenshots eines 4 Gelenkgetriebes.



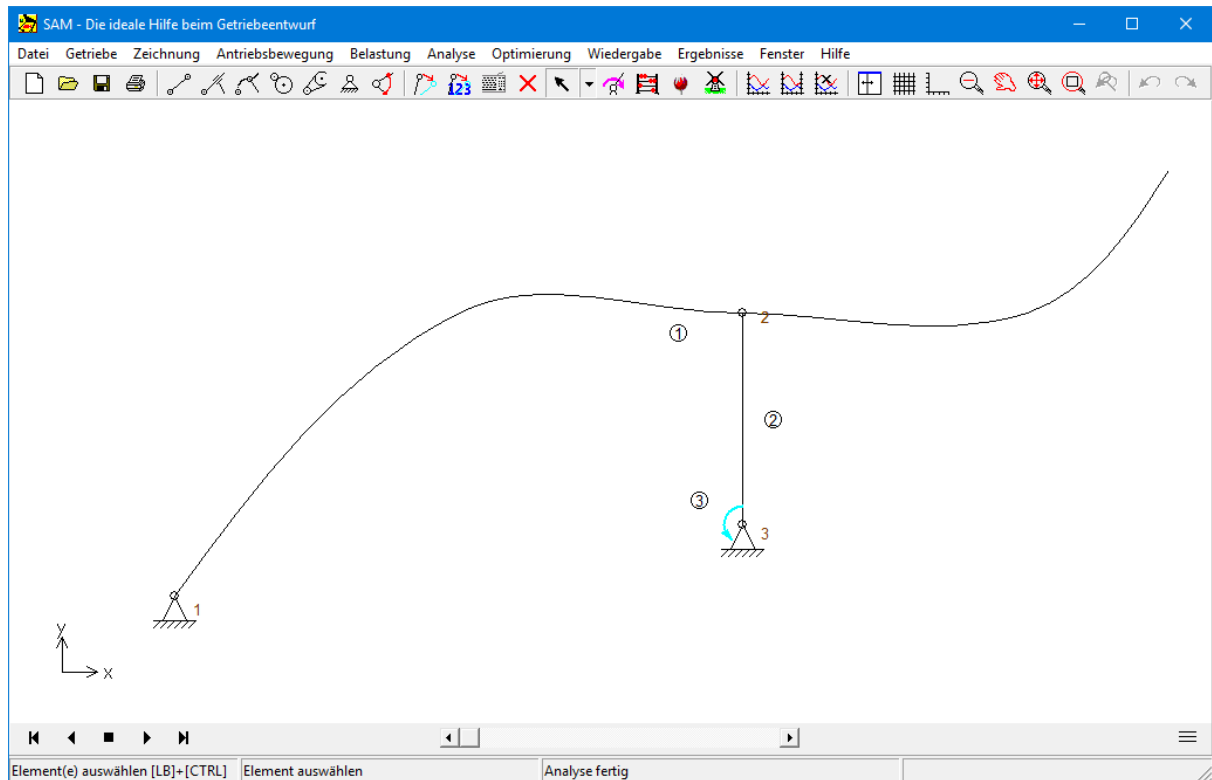
SAM 7.0:: Drehmoment & Leistung in der Kurbel (Element 1).



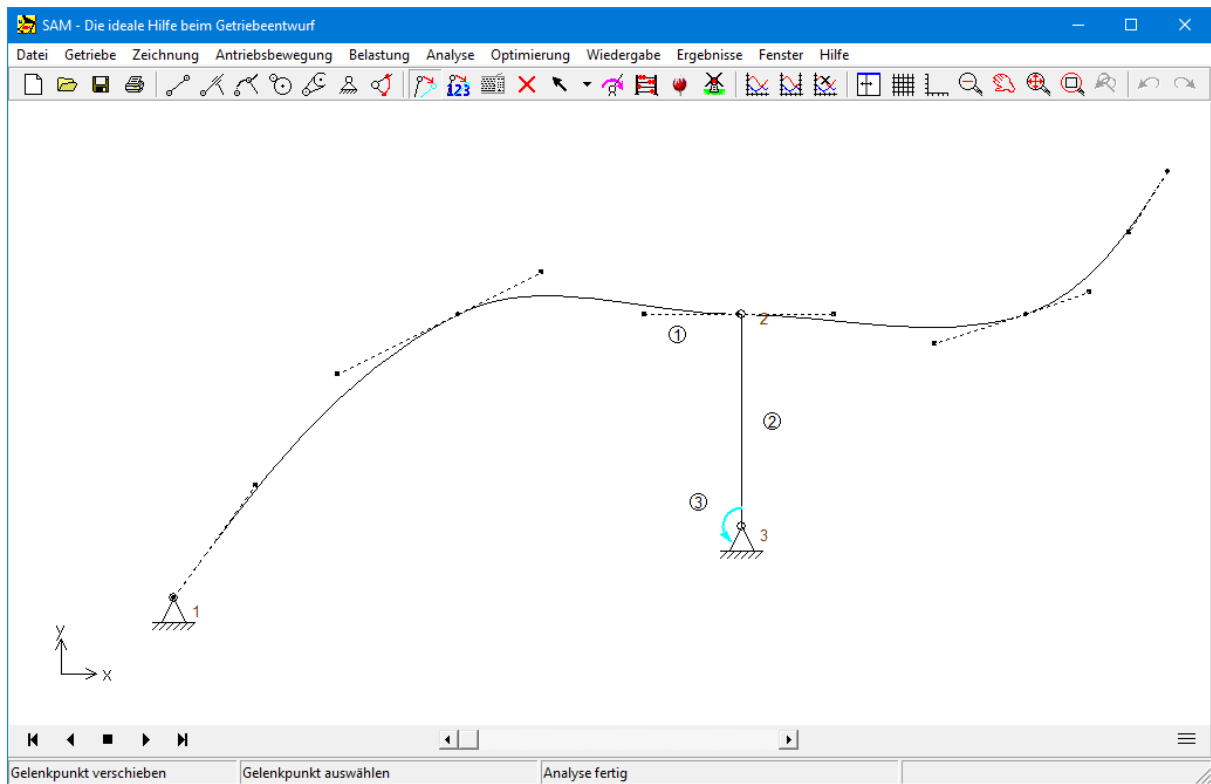
SAM 8.0: Drehmoment & Leistung im Motor (Element 6).

Kulissenführung

Das neue Element Kulissenführung besteht aus einer Kulisse, die eine beliebige gekrümmte durch Bézierpunkte definierte Form haben kann, und einem beidseitig zwangsgeführter Kulissenstein. Dieses neue Element kann auch eingesetzt werden zur Simulation eines Kurvengetriebes.



Beispiel Kulissenführung



Definition der Kulissenführung mittel Bézier Steuerpunkte

Flexibele Kraft/Drehmoment-Definition

Kraftwert und Richtung (oder Drehmomentwert) können in ein Tabelle eingegeben werden, wobei als Argument sowohl die Zeit als auch jede kinematische Eigenschaft eines Gelenkpunktes oder eines Elements gewählt werden kann. Mit dieser Funktion können unter Anderem Kräfte in einem lokalen Bewegungskoordinatensystem definiert werden. Dieser neue Funktionsumfang kann aber auch verwendet werden, um beispielsweise Windkräfte auf einem Sportwagenspoiler zu modellieren, die von der vertikalen Position des Spoilers abhängen. Im folgenden Dialog wird eine Kraft auf Gelenkpunkt 5 definiert (siehe Dialogtitel). Diese hat einen konstanten Wert von 500N und die Richtung ist immer identisch mit dem Winkel bzw. der Richtung von Element 2.

Kraft: Gelenkpunkt 5

Belastung Typ

als Funktion der Zeit

als Funktion einer beliebigen Grösse

Komponente: Element | Nr: 2 | Eigenschaft: A

Deaktiviert

	A [rad]	Kraft [N]	Winkel [rad]
1	-100	500	-100
2	100	500	100

Kraft [N]

Winkel [rad]

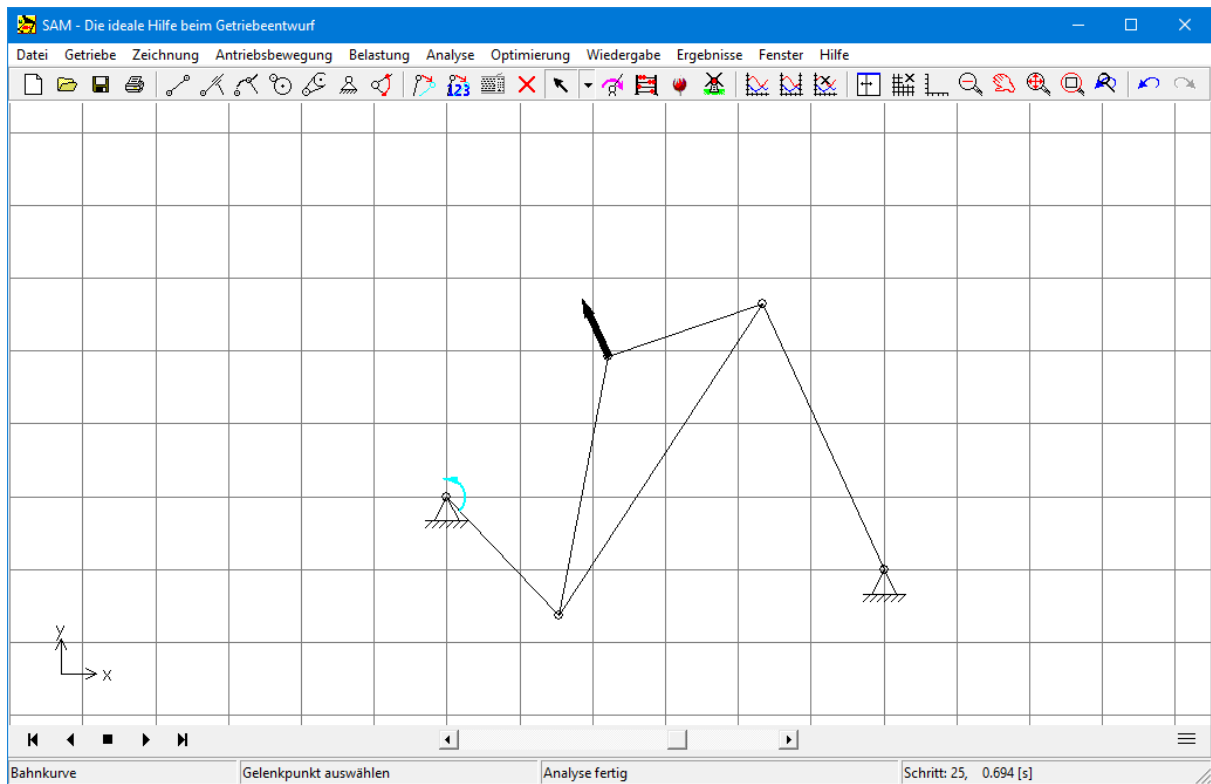
Hinzufügen Einfügen Löschen

Importieren ... Alles löschen

Zwischenablage Drucken

OK Abbrechen

Kraft Dialog (Beispiel: 500N Kraft auf Gelenkpunkt 5 mit Richtung konform dem Winkel von Element 2)



Beispiel: 500N Kraft auf Gelenkpunkt 5 mit Richtung konform dem Winkel von Element 2

Neues Gasdruckfeder-Element

Eine Gasdruckfeder verwendet komprimierte Luft, die in einem geschlossenen Zylinder enthalten ist, der durch einen Gleitkolben abgedichtet ist, um potentielle Energie pneumatisch zu speichern und äußeren Kräften parallel zur Bewegungsrichtung des Kolbens standzuhalten. Die Reibung in der Dichtung bedeutet, dass sich die Dehnungskraft von der Kompressionskraft unterscheidet.

Elementparameter (Gasdruckfeder 7) ✕

Eigenschaften | Graphauswahl | Wiedergabe | Optimieren

Element Nr	7
Gelenkpunkt 1	2
Gelenkpunkt 2	3
Länge	0.583 [m]
Winkel	5.743 [rad]

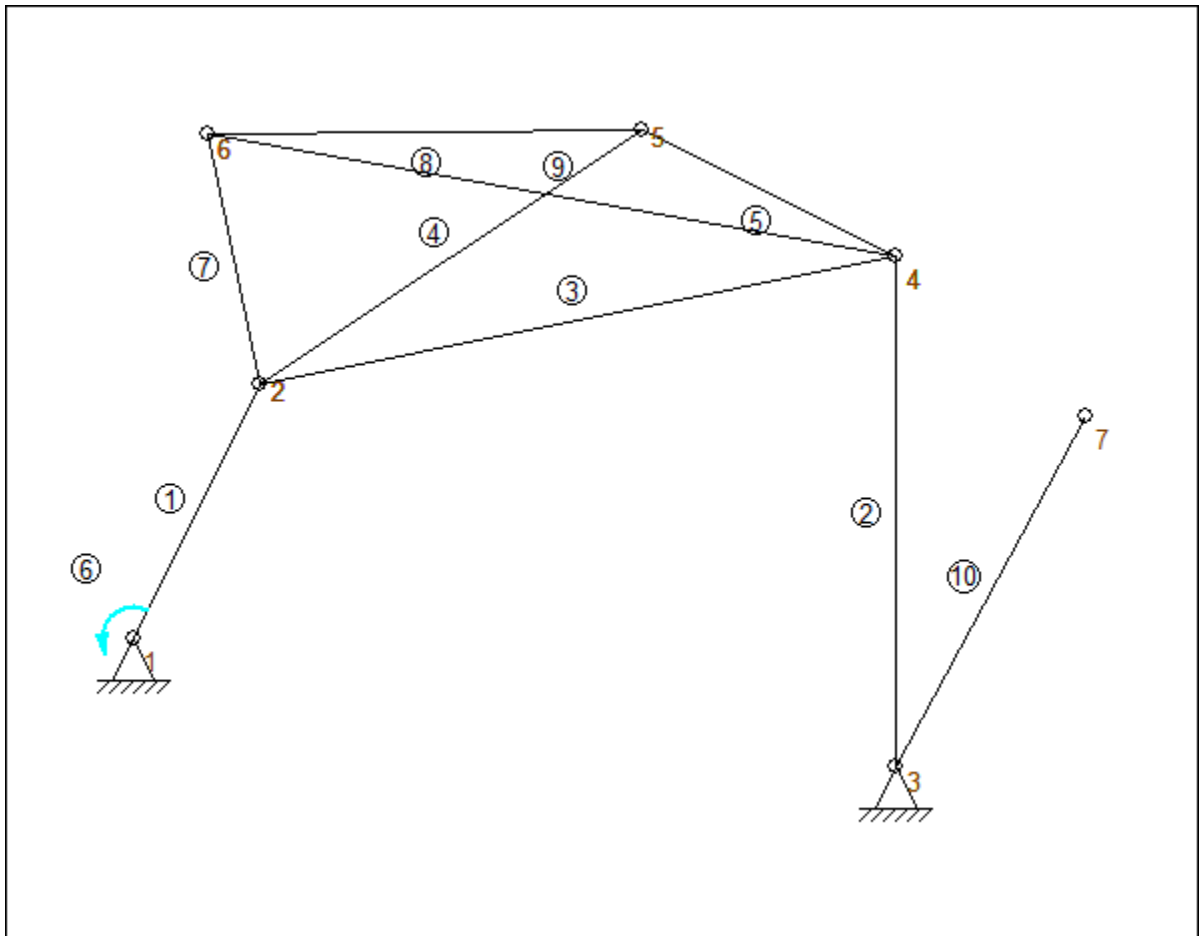
Lo	0.776 [m]
Li	0.385 [m]
Δo	0.005 [m]
Δi	0.005 [m]
F1	100.000 [N]
F2	120.000 [N]
FR	5.000 [N]

OK Abbrechen

Element Dialog der Gasdruckfeder

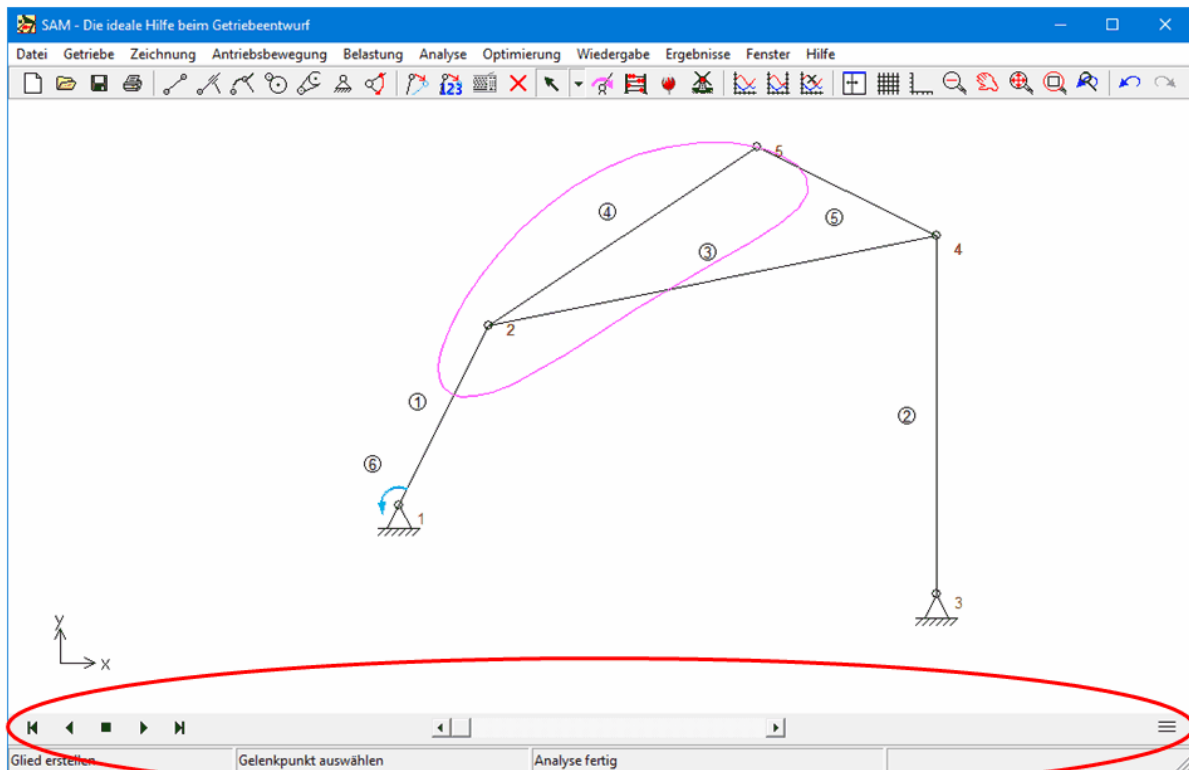
Singular Value Decomposition (SVD)

Die SVD-Analyse bestimmt ob ein Mechanismus kinematisch unbestimmt und/oder statisch überbestimmt ist. Im Gegensatz zur vorherigen Analyse, die auf der Theorie von Grübler basiert, kann die SVD auch die richtige Diagnose stellen, wenn der Mechanismus gleichzeitig kinematisch unbestimmt ist (weil auf globale Niveau eine Einschränkung fehlt) und statisch überbestimmt ist (weil lokal eine Einschränkung zu viel anwesend ist). Siehe Beispiel.



Getriebe, das gleichzeitig kinematisch unbestimmt ist und statisch über bestimmt

Neuer Animations-Player



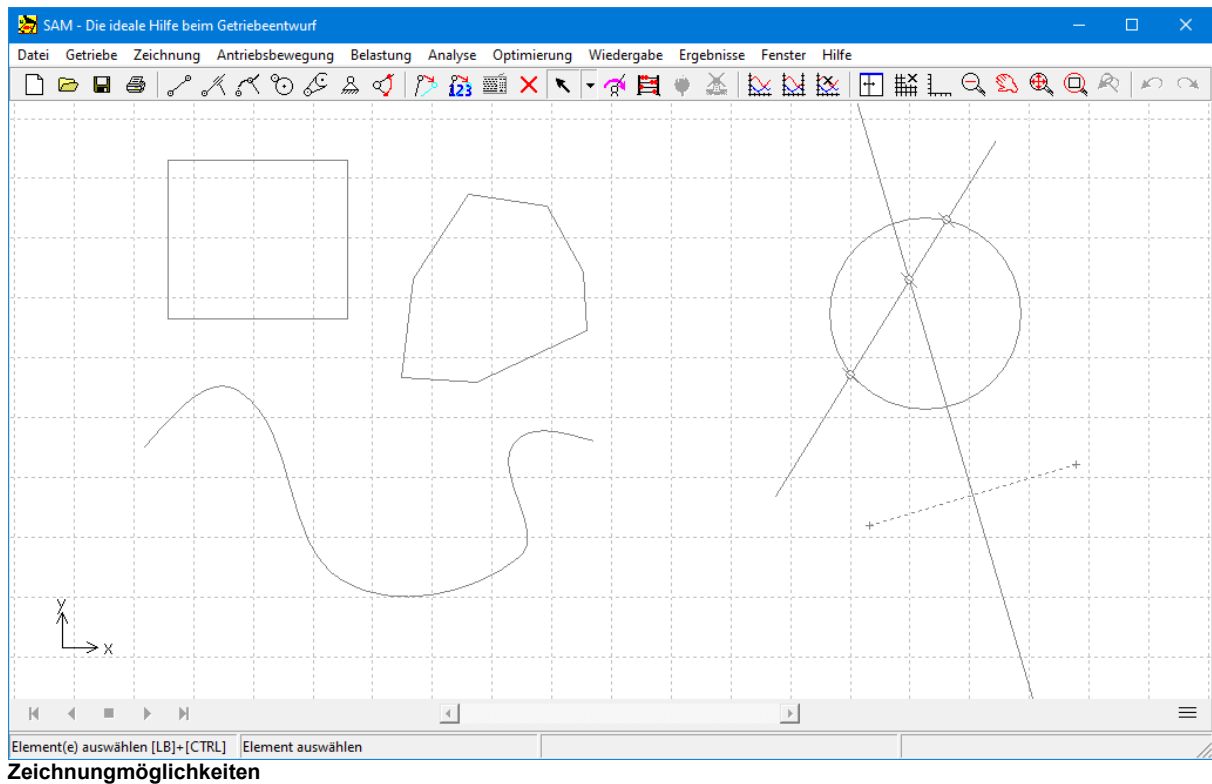
Screenshot, der den neuen Animationsplayer hervorhebt

(Semi-) dynamische Konstruktionshilfe

Das vorhandene Basiskonstruktionswerkzeug wurde dynamisiert. Dies bedeutet, dass Mittellinien und Schnittpunkte von Basisformen wie Linien und Kreisen automatisch geändert werden, wenn die zugrunde liegenden Formen bearbeitet werden.

Zusätzliche grafische Formen

- Polylinie
- Bezier
- Rechteck

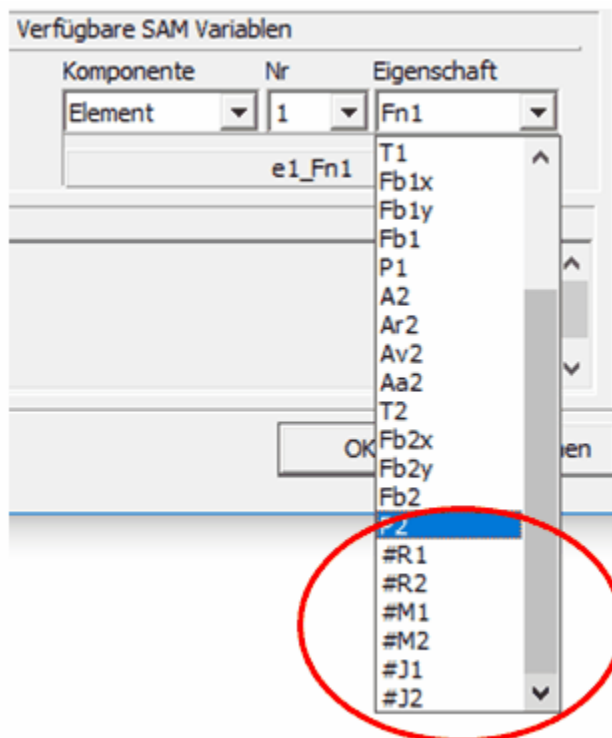


Neue Funktionen im Formeleditor verfügbar (benutzerdefinierte Ergebnisse)

- RMS
- FIRST
- LAST
- INTF (nicht nur Gesamtintegral, sondern auch Zwischenergebnisse)

Elementeigenschaften im Formeleditor verfügbar (benutzerdefinierte Ergebnisse)

Neben elementbezogenen Ergebnissen können nun auch Elementeigenschaften wie z.B. Masse oder Radius eines Zahnrads in die Gleichungen aufgenommen werden. Diese Eigenschaften werden durch das Symbol # gekennzeichnet und am Ende der Dropdown-Liste der Elemente angezeigt.



Screenshot zeigt die Elementeigenschaften, die ab SAM 8.0 zusätzlich im Formeleditor benutzt werden können.

13.8 Was war neu in SAM 7.0

Gebraucherdefinierte Ergebnisse (nur in SAM Professional)

Ein ausgeklügelter Formel-Parser bietet die Möglichkeit, Simulationsergebnisse zu kombinieren und benutzerdefinierte Ergebnisse abzuleiten.

Eingeschränkte oder restringierte Optimierung (nur in SAM Professional)

Die Möglichkeit der gebraucherdefinierten Ergebnisse öffnet den Weg zur eingeschränkten oder restringierten Optimierung, indem die Zwangsbedingung(en) als Straffunktion(en) zur ursprünglichen Funktion addiert werden.

Einfache Berechnung der Lagerkräfte in allen Gelenkpunkten

Die Berechnung der Lagerkräfte in den Gelenkpunkten ist jetzt ebenso einfach für alle Gelenkpunkte wie es bereits war für feste Gestellpunkte. In früheren Versionen von SAM erforderte die Berechnung der Lagerkräfte in sich bewegenden Gelenkpunkten noch manuelle Schritte.

Neue Transformationen & Gruppierung

Neue Transformationen (Spiegeln, Verschiebung, Drehung, ..) und Gruppierung wurden hinzugefügt, die es einfacher machen den Mechanismus, Getriebe-Elemente oder grafische Objekte zu ändern.

Neues Lizenz System

Das neue Lizenzsystem unterstützt Node-Locked Lizenzen und Floating-Lizenzen. Es ist ein Zwei-Schritt Ansatz, bei dem der Kunde zuerst ein Aktivierungsticket erhält. Während der Aktivierung auf dem desbetreffenden Computer wird automatisch eine Verbindung mit dem Lizenz-Server zustande gebracht und werden die definitiven Lizenzdaten erstellt.

Verschiedene kleinere Ausbreitungen

Möglichkeit der Wiedergabe einer Skala, beim Exportieren der Berechnungsergebnisse kann ganz einfach eine Unterauswahl und die Exportreihenfolge bestimmt werden, beim Exportieren der

Mechanismus-Darstellung werden auch die selektierten Gelenkpunktbahnen hinzugefügt, ...

13.9 Was war neu in SAM 6.1

Projekt Notizen

Ein Text-Editor wurde hinzugefügt, sodass der Benutzer Notizen machen kann. Diese werden automatisch als integraler Bestandteil der SAM Projekt Datei gespeichert.

Antriebsbewegung

Neben dem Natural Cubic Spline gibt es nun auch den Clamped Cubic Spline. Bei diesem kann die Steigung am Anfang und Ende des Splines definiert werden.

Optimierung

Bei der Optimierung ist es nun möglich nach der globalen Exploration des Lösungsraumes automatisch ALLE gefundenen Lösungen in einer lokalen Optimierung weiter zu verbessern.

Wiedergabe

- Alle Elemente können individuelle Farb/Linientype Einstellungen haben.
- Ein Fadenkreuz (mit horizontalen/vertikalen Maus-Schnappen) vereinfacht die Konstruktion eines Getriebes.

Pan/Zoom

Das Mousrad kann wie bei Google Earth genutzt werden für Pan und Zoom.

Grafik/Mechanismus Fenster

Die zwei Fenster können willkürlich dimensioniert werden. Auch gibt es ein neues Ikon mit desse Hilfe beschaltet werden kann zwischen (nur) Mechanismus, (nur) Grafik und Mechanismus/Grafik.

Automatisierte Updates

Kontrolle ob es Updates gibt und derer Installation ist stark vereinfacht. Auch kann die Kontrolle und Installation automatisch stattfinden (wenn gewünscht).

Videos in GIF Format

Neben dem AVI Format können Animationen auch im bevorzugten (Animated) GIF Format erstellt werden.

Extra Checks

Viele extra Checks sind eingeführt die verhindern sollen, dass der Gebraucher bei der Eingabe und Problemdefinition Fehler machen kann, die zu ungültigen Analysen führen könnten.

Bugfixes und Schönheitsfehler

Einige Bugs und Schönheitsfehler sind behoben worden.

13.10 Was war neu in SAM 6.0

Optimierung (ausschliesslich in der Professional Version)

Die Optimierungsmodule in SAM Professional bietet eine sogenannte single-function multi-parameter Optimierung basierend auf einer Kombination von Evolutionärer Algorithmen und der Simplex Methode.

Ausgehend von dem aktuellen Entwurf kann das Getriebe weiter optimiert werden hinsichtlich der Bahn, die ein Punkt beschreiben soll, oder hinsichtlich des Funktionsverlaufs einer selektierten Variablen. So kann z.B. der RMS oder der in absolutem Sinn maximale Wert des Antriebsmomentes eines massenbehafteten Getriebes minimalisiert werden indem eine oder mehrere Balanzmassen

befestigt werden. Dabei kann z.B. der Ort und die Masse in einem vordefinierten Bereich variiert werden. Genau wie bei einer Zielbahn, die ein Punkt beschreiben soll, kann auch bei der Funktionsoptimierung eine Zielfunktion definiert werden, z.B. wenn bei dem Entwurf von einem Fitness Apparat ein bestimmter Verlauf der Kraft als Funktion des Weges gewünscht ist.

Das Ziel einer Optimierung ist das Minimalisieren oder Maximalisieren einer Eigenschaft (z.B. Maximum, RMS, Mittelwert, ...) des Unterschiedes zwischen dem aktuellen Verhalten und dem Zielverhalten des Getriebes:

- Bahn eines Punktes (mit oder ohne Zeitzuordnung)
- Bewegungs- oder Kraftgrösse (als Funktion der Zeit oder einer anderen Grösse)

SAM sucht das Optimum indem die folgenden Parameter innerhalb vordefinierter Grenzen variiert werden::

- Geometrie des Getriebes
- Elementeigenschaften wie z.B. Masse, Federkonstante, Übersetzungsverhältnis,...

Die Optimierung basiert auf einem Zwei-Schritt Verfahren bestehend aus:

- Exploration des gesamten Parameter Raumes
- Optimierung einer spezifischen Lösung

Allererst wird der gesamte Parameterraum global exploriert mittels einer Kombination von reiner Monte-Carlo Technik und eines sogenannten Evolutionären Algorithmus (dies ist eine Optimierungstechnik ist, die von der Genetischen Optimierung abstammt). Die besten Lösungen werden in sortierter Reihenfolge in einer Liste dargestellt.

Der Benutzer kann die verschiedenen Lösungen selektieren und auf dem Bildschirm betrachten. Die Lösung, die qua Bauform am meisten anspricht kann schliesslich mittels einer lokalen Optimierung weiter verbessert werden, wobei der Benutzer noch zwischen einem Simplex Algorithmus oder einem Evolutionären Algorithmus mit focusiertem Suchgebiet wählen kann.

Die Kombination der globalen Exploration und der lokalen Optimierung gibt den besten Kompromiss zwischen Geschwindigkeit und der Suche nach dem globalen Optimum.

Neben dem beschriebenen Modus, wobei der Benutzer in-the-loop ist, gibt es auch ein vollständig automatischen Modus, wobei automatisch das beste Ergebnis der globalen Exploration noch weiter verbessert wird mittels einer lokalen Optimierung.

Kontext-Empfindliche Rechte Maustaste

In früheren Versionen basierte die Benutzerinteraktion ausschliesslich auf dem Modell, dass der Benutzer erst die Aktion mittels selektierte und danach das desbetreffende Objekt. Viele Programme wie z.B. Microsoft Word hantieren einen anderen Ansatz. Dabei wird erst ein Objekt selektiert und beim Bedienen der rechten Maustaste erscheinen die für das Objekt relevanten Aktionen.

Um sowohl den heutigen SAM Benutzern als auch neuen Benutzern gerecht zu sein, unterstützt SAM 6.0 beide Interaktionsansätze.

Automatische Mitteilung bezüglich neuerer Versionen

Wenn gewünscht, kann SAM den Benutzer beim Start der Software automatisch informieren über die Verfügbarkeit von Updates und Upgrades.

Lizenz Niveaus: Professional, Standard und Light

Ab SAM 6.0 gibt es drei verschiedene Lizenz Niveaus um Preis und Leistung besser auf den Kundenbedarf abzustimmen. Diese drei Niveaus sind:

- Professional: Kinematik, Kinetostatik (Kraftanalyse), Optimierung
- Standard: Kinematik, Kinetostatik (Kraftanalyse)
- Light: Kinematik

13.11 Was war neu in SAM 5.1

Antriebsbewegung

- Durch Optimierung des Rechen-Kernels konnte die Anzahl unabhängiger Antriebe erweitert werden von 3 auf 10.
- Das Polynom 5. Grades (nach VDI2143) erlaubt die Erstellung komplexer Bewegungsverläufe mit willkürlichen Geschwindigkeiten und Beschleunigungen auf den Intervallgrenzen.
- Die Iterationsparameter (Anzahl Iterationen und Toleranz) können in speziellen Fällen angepasst werden (siehe Datei/Einstellungen/Analyse).

Nicht-Lineare Feder

Mittels Tabelle kann eine nicht-lineare Feder definiert werden.

Wiedergabe

- Mittels "Real-Time Animation" kann die Timing der Animation auf Wunsch korrespondieren mit der wirklichen Bewegungsgeschwindigkeit (siehe Datei/Einstellungen/Wiedergabe).
- Die Symbole, die in einer XY-Grafik benutzt werden können zur Identifikation der verschiedenen Kurven, brauchen nicht länger mit jedem Kurvenpunkt gekoppelt zu werden. Es besteht nun die Möglichkeit ein Inkrement zu definieren zwischen den Kurvenpunkten die mittels eines Symbolen identifiziert sind (siehe Ergebnisse/Graph-Optionen).

13.12 Was war neu in SAM 5.0

Optimierter Analyse-Kernel

- Unbeschränkte Getriebe-Komplexität
- Unbeschränkte Anzahl Bewegungsschritte
- Bedeutend schnellere Analyse

"Real-Time" Analyse

Alle Berechnungsergebnisse, Diagramme, Animation und Kurven werden real-time angepasst während der Benutzer die Geometrie des Getriebes ändert.

Neue Bewegungs/Kraft-Profile

- Cubic Spline
- Trapezium-Geschwindigkeitsprofil

Design-Wizards für 4-Gelenkgetriebe

- Allgemeines Getriebe
- Winkel Funktionsgenerator

- Drei-Lagen-Synthese

Design-Wizards für die angenäherte Geradföhrung (4-Gelenkgetriebe)

- Watt
- Chebyshev
- Roberts
- Evans
- Hoecken

Design-Wizards für die exakte Geradföhrung

Verschiedene Alternativen einschliesslich Planetengetriebe stehen zur Verfügung.

AVI-Video der Getriebebewegung

13.13 Was war neu in SAM 4.2

Kraft-Analyse von Riemen- und Zahnradgetrieben

Die Kraftanalyse von Riemen- und Zahnradgetrieben ist nun möglich (allerdings ohne Vorspannung). Hierbei wird berücksichtigt wie die Kraftübertragungsrichtung verläuft, da der Riemen nur Zugkräfte und ein Zahnradpaar nur Druckkräfte übertragen kann.

Einfache Konstruktionshilfen

Es können Punkte, Linien, Mittelsenkrechten, Kreise und Schnittpunkte konstruiert werden. Hiermit ist es u.a. möglich die klassischen graphischen Getriebekonstruktionen, wie z.B. die Burmester Theorie, innerhalb von SAM einzusetzen. Auch können Texte willkürlich platziert werden.

Graphische Darstellung von Rast- bzw. Gangpolbahn und Krümmungsmittelpunktsbahn

Die Rast- bzw. Gangpolbahn eines Glieds und die Krümmungsmittelpunktsbahn jedes Gelenkpunktes kann nun einfach graphisch dargestellt werden.

Wiedergabe-Optionen

Im Dialog "Wiedergabe/Optionen" gibt es folgende neue Einstellungen :

- Kommentarzeile bei jedem Screenshot
- Invertierung der Hodographdarstellung

13.14 Was war neu in SAM 4.1

Projekt-Dokumentation

Erstellung einer kompletten Projekt-Dokumentation in ASCII-Format => Datei/Projekt Dokumentation.

Einstellbare Einheiten und Zahlendarstellung

Sie können nun aus verschiedenen Einheitensystemen wählen (SI, SI-mm, Englisch, ...) aber auch einen selbst-definierten Mix von vordefinierten Einheiten zusammenstellen. Außerdem gibt es nun verschiedenen Möglichkeiten der Zahlendarstellung (Festpunkt, Fließpunkt, Anzahl Dezimalen) => Datei/Einstellungen.

Bitte beachten Sie, daß beim Importieren und Exportieren immer das aktive Einheitensystem gilt. Sollen Daten aus einem anderen Einheitensystem importiert werden oder Daten in ein anderes Einheitensystem exportiert werden, muß zeitweilig auf dieses andere Einheitensystem umgestellt

werden.

Screenshots mit optioneller Einblendung von Dateinamen, Datum/Zeit und Firmennamen

Screenshots können nun erstellt werden indem die Tastenkombination Ctrl-C eingedrückt wird.. Wenn gewünscht (siehe Datei/Einstellungen) kann der Dateiname des aktiven Getriebeprojekten, das Datum und die Uhrzeit und Ihr Firmenname automatisch eingeblendet werden.

Einfache Erstellung von Screenshots des Antriebsprofils und des Belastungsprofils

Mittels einer neuen Taste im Antriebsdialog und im Belastungsdialog können die entsprechenden Verläufe direkt zur Zwischenablage kopiert werden.

Direkter Start einer Analyse ohne Optionendialog

Die Funktionstaste <F9> ermöglicht den Start einer Berechnung ohne den Optionendialog aufzurufen. Dieses ist vor allem praktisch, wenn wiederholt die gleichen Berechnungen durchgeführt werden mit nur beschränkten Änderungen des Getriebes (wie z.B. bei einer Parameterstudie).

Neu Wiedergabeeinstellungen

Im Dialog "Wiedergabe/Optionen" gibt es folgende neue Einstellungen :

- Animationsverzögerung [ms]
- Skalierung der Hodographdarstellung
- Zoom mit Berücksichtigung der Bewegung des Getriebes

Neue Formatierung beim Exportieren von Ergebnissen

Im Dialog "Results/Export" gibt es neue Formatierungseinstellungen.

Dynamische Verbindung zwischen Animation und Graph

Wenn Sie das Getriebe und den Ergebnisgraphen nebeneinander dargestellt haben (Fenster/ Nebeneinander) und der Cursor ist eingeschaltet, kann dieser im Graphen von links nach rechts hin und her bewegt werden, wobei das Getriebe die entsprechende Stellung einnimmt.

Extra Einstellungen in der Datei SAM4x.INI

- ClipboardFrame = 0/1 (0:aus, 1:an)
- ClipboardStatus = 0/1 (0:aus, 1:an)
- CompanyName = Ihr Firmenname
- DecSeperatorDot = 0/1 (0:"," 1:".") Dezimaldarstellung

13.15 Was war neu in SAM 4.0

CAD-Schnittstelle mittels DXF-Import/Export

- Graphische Elemente können im DXF-Format importiert werden und sowohl als statischer Hintergrund benutzt werden als auch mit einem Getriebeelement verbunden werden um so eine realistische Bewegungssimulation zu erreichen.
- Außerdem ist es möglich einen in SAM erstellten Getriebeentwurf im DXF-Format zu exportieren, sodaß in einem CAD-Programm der Entwurf weiter ausgearbeitet werden kann.

Neue Wiedergabe-Möglichkeiten

Es ist nun möglich die Farbe und die Linieneinstellung aller Entitäten (Elemente, Raster, Kraft, Bahnkurve ...) individuell zu ändern. Auch kann ein schwarzer Hintergrund gewählt werden.

Zoom

Verschiedene Zoom-Varianten sind hinzugefügt.

Exportieren von Ergebnissen

Alle Ergebnisse lassen sich als ASCII-Datei exportieren wobei der Benutzer diese Datei speziell für Spreadsheet-Programme formatieren kann. Außerdem können die Ergebnisse direkt im speziellen Format für SAM-Bewegungsdateien exportiert werden, sodaß die Bewegungsergebnisse von einem Projekt als Antriebsbewegungsdefinition in einem anderen Projekt benutzt werden können.

Transformationen

Das ganze Getriebe (eventuell einschließlich graphischer Komponenten) kann verschoben, rotiert oder vergrößert oder verkleinert werden.

Erweiterte Rückgängig-Funktionalität

Der Benutzer kann jede Aktion rückgängig machen.

Antriebsbewegungs- und Belastungsdialog erweitert mit "Ändern"

In dem Definitionsdialog für Antriebsbewegungen und externe Belastungen lassen sich die Einträge jetzt auch einfach ändern. Auch läßt sich die korrespondierende Funktion ausdrucken.

Antriebsbewegungsdatei

Die Datei mit Antriebsdaten läßt sich direkt vom Dialog aus editieren. Jedesmal wenn im Editor das "Speichern" Kommando gegeben wird, wird auch direkt im Antriebsdialog der Graph angepaßt.

Gebrauchergesteuerte Animation

Nach einer Analyse kann der Benutzer das Getriebe mit der Maus vorwärts und rückwärts hin und her bewegen. Falls gewünscht kann eine neue Ausgangslage des Getriebes definiert werden.

Tastatureingabe von Koordinaten

Die Symbolleiste ist mit einem neuen Ikon erweitert, das einen Dialog für die Eingabe von exakten Koordinaten und für die Konstruktion von Knotenpunktkoordinaten startet.

Norm oder Vektorlänge

In der vorigen Version von SAM konnten ausschließlich individuelle x- oder y-Komponenten berechnet und dargestellt werden. In Version 4.0 steht nun auch die Norm oder Vektorlänge $\sqrt{x^2+y^2}$ zur Verfügung.

Gruppe

Eine Gruppe ist eine Auswahl graphischer Komponente, die als eine Entität behandelt werden.

Kinetostatik

Die quasi-statische Kräfteanalyse basiert auf der kinematischen Bewegung des Getriebes. In jeder Position besteht ein Kräftegleichgewicht zwischen den Trägheitskräften (Beschleunigung), den externen Kräften und den Feder-, Dämpfer- und Reibungs-Kräften. In der kinetostatischen Analyse resultieren die Kräfte von der spezifizierten Bewegung, wohingegen bei einer echten dynamischen Analyse die Bewegung als Resultat der spezifizierten Kräfte über Integrationsprozesse berechnet wird.

Geschwindigkeits-Hodograph

Geometrischer Ort aller Spitzen des Geschwindigkeitvektors (um 90 Grad gedreht) eines bewegenden Punktes.

Bahnkurve

Die Linie, die ein bewegter Punkt im Referenzsystem beschreibt.

Rastpolbahn

Die Linie, die der Momentanpol eines Getriebegliedes im Referenzsystem beschreibt.

Gangpolbahn

Die Linie, die der Momentanpol eines Getriebegliedes im Koordinatensystem des Gliedes beschreibt.

Krümmungsmittelpunktsbahn

Die Linie, die der Krümmungsmittelpunkt eines Gelenkpunktes im Referenzsystem beschreibt.

Kapitel

14

14 Begriffserklärungen

Gruppe

Eine Gruppe ist eine Auswahl verschiedener Objekte, die als eine Entität behandelt werden.

Kinetostatik

Die quasi-statische Kräfteanalyse basiert auf der kinematischen Bewegung des Getriebes. In jeder Position besteht ein Kräftegleichgewicht zwischen den Trägheitskräften (Beschleunigung), den externen Kräften und den Feder-, Dämpfer- und Reibungs-Kräften. In der kinetostatischen Analyse resultieren die Kräfte von der spezifizierten Bewegung, wohingegen bei einer echten dynamischen Analyse die Bewegung als Resultat der spezifizierten Kräfte über Integrationsprozesse berechnet wird.

Hodograph, Geschwindigkeitshodograph

Geometrischer Ort aller Spitzen des Geschwindigkeitvektors (um 90 Grad gedreht) eines bewegenden Punktes.

Bahnkurve

Die Linie, die ein bewegter Punkt im Referenzsystem beschreibt.

Rastpolbahn

Die Linie, die der Momentanpol eines Getriebegliedes im Referenzsystem beschreibt.

Gangpolbahn

Die Linie, die der Momentanpol eines Getriebegliedes im Koordinatensystem des Gliedes beschreibt.

Krümmungsmittelpunktsbahn

Die Linie, die der Krümmungsmittelpunkt eines Gelenkpunktes im Referenzsystem beschreibt.

Index

- 3 -

- 3-Lagen-Synthese (I) 62, 64
- 3-Lagen-Synthese (II) 64

- A -

- Abstand 86
- Allgemein (Gelenkpunkte) 58
- Analyse eines Beispielprojektes 28, 38, 44, 186, 199, 230, 231, 232
- Analyse Resultate 21, 22, 28, 38, 43, 44, 62, 64, 80, 81, 95, 118, 124, 144, 147, 154, 158, 190, 193, 194, 198, 199, 200, 205, 230, 231, 232
- Angenäherte Geradföhrung 70, 71, 72, 73, 74, 75, 230
- Antriebsdrehmoment Minimalisierung 129

- B -

- Bahnoptimierung 131
- Beispiel: Viergelenkgetriebe (Bewegungsanalyse) 44, 107, 118, 124, 190, 199, 232
- Belastung 195
- Bewegungsdatei 79, 80, 81, 193

- C -

- CAD-Schnittstelle 21, 26, 28, 78, 80, 83, 107, 189, 191, 193, 199, 204, 231, 232

- D -

- Datei 189, 231
- Der Getriebeentwurf 16, 21, 23, 38, 58, 62, 64, 81, 82, 83, 114, 154, 191, 204, 230, 232
- Design Wizards 16, 17, 21, 38, 43, 44, 58, 59, 62, 64, 65, 66, 67, 68, 69, 70, 71, 72, 73, 74, 75, 81, 82, 129, 131, 144, 154, 158, 187, 190, 193, 230
- Dialogbox "Definition Antriebsbewegung" 194
- Dialogbox "Kraft/Drehmoment" 196
- distance 86
- Doppelkurbel Getriebe 67
- Doppelkurbel-Getriebe 120

DXF-Template Datei 204

- E -

- Ein Getriebe entwerfen mit dem Design Wizard 38, 43, 44, 58, 59, 62, 64, 65, 66, 67, 68, 69, 70, 71, 72, 73, 74, 75, 78, 112, 129, 186, 189, 193, 194, 195, 199, 204, 205, 230, 231, 232
- Ein kurzes Beispiel 28, 38, 43, 83, 121, 131, 186, 187, 189, 191, 193, 199, 204
- Einföhrung 106
- Einheiten 78, 80, 83, 107, 231
- Einlesen einer Bewegungsdatei 80
- Ergebnisse 199
- Ergebnisse exportieren als Bewegungsdatei 81
- Erstellen eines neuen Getriebes (ohne Design Wizard) 43, 44, 81, 82, 112, 114, 144, 147, 174, 179, 186, 187, 189, 190, 193, 199
- Erstellen von Mehrfachgelenkverbindungen 82, 190
- European Academic Software Award 24
- Evolutionärer Algorithmus 112, 114
- Exakte Gelenkpunktskoordinaten 78, 191

- F -

- Fähigkeiten 16
- Feder
 - Reibung (translatorisch) 168
- Feder mit nicht-linearer Kennlinie 179
- Fenster 200, 231
- Floating 227
- Floating Lizenz 26
- Formel-Parser 84

- G -

- Gebraucherdefinierte Ergebnisse 227
- geschlossene Bezier-Kurve 150
- Getriebe 144, 147, 179, 187, 190, 191, 230, 232
- Getriebe mit schneller Rückkehrbewegung 118
- Glied 144, 147, 154, 158, 168
- Graphische Komponenten benutzen 83, 191, 204
- gtz 84

- H -

- Hodograph 236

- K -

Kaufübereinkunft 13
 Kollision 22
 Kollisionen 8, 205
 Kräfte in bewegenden Gelenkpunkten 95, 195
 Kräfteanalyse 124
 Kurbelschwinge 118

- L -

Lagerkräfte in einem Element 95
 LB 186
 Lineare Bewegung
 Hub 81

- M -

max 84
 mean 84
 Menükommandos 187, 189
 min 84
 Modellieren 17, 68, 82, 121, 144, 168, 174, 190,
 193, 230
 Modellierung einer Zahnstange 121, 154, 158

- N -

Node-Locked 227
 Node-Locked Lizenz 26

- O -

Optimierung (ausschliesslich in der Professional
 Version) 22
 Optimierungsoptionen 112
 Optimierungsparameter 110, 131
 Optimierungsziel 107

- P -

Penalty 106
 Planetengetriebe (Hypo-Zykloid) 121, 144, 147,
 168, 179, 191, 204

Post-Processing 22, 28, 38, 43, 44, 187, 199, 230,
 231, 232
 Probleme bei der Analyse 205

- R -

RB 186
 Reaktions- und Lagerkräfte 95
 Reaktionskräfte in Gestellpunkten 95
 restringierte Optimierung 227
 Riemen 158, 168, 174, 231
 rms 84

- S -

Simplex Methode 115, 230
 sqrt 84
 Symmetrische Schubkurbel 66

- T -

Tastatur und Maus 186, 187, 189, 199, 231
 Transportgetriebe mit Gravitationseinfluß 124

- U -

Über diese Gebrauchsanweisung 13, 16, 23, 26,
 28, 38, 43, 44, 78, 83, 186, 187, 190, 232
 Überblick - Fähigkeiten - Antriebsbewegung 17,
 21, 22, 28, 38, 43, 44, 58, 65, 70, 78, 79, 80, 81, 83,
 144, 147, 186, 187, 189, 191, 193, 194, 195, 196,
 199, 200, 204, 205, 230, 231, 232
 Übersetzungsgetriebe mit Schubgelenk 120
 Umgang mit SAM bestehenden Projektdateien 26,
 43, 81, 187, 189, 232

- W -

Was ist neu in SAM 6.0 13, 16, 17, 21, 22, 23, 28,
 43, 44, 80, 81, 106, 107, 112, 115, 118, 126, 129,
 144, 147, 154, 158, 168, 174, 179, 187, 189, 190,
 191, 194, 195, 196, 199, 200, 204, 228, 230, 231,
 232
 Was ist SAM ? 8, 13, 16, 17, 21, 22, 23, 28, 38, 43,
 44, 59, 62, 65, 81, 95, 106, 107, 110, 112, 114, 120,
 124, 129, 131, 144, 147, 154, 158, 168, 174, 179,
 186, 187, 189, 190, 191, 193, 198, 199, 200, 205,
 228, 230, 231, 232
 Was war neu in SAM 4.0 232

Was war neu in SAM 4.1 231
Was war neu in SAM 4.2 231
Was war neu in SAM 5.0 230, 231
Was war neu in SAM 5.1 230
Wiedergabe 199
Winkel Funktionssynthese 59

- Z -

Zahlendarstellung 78, 189, 231
Zahnradpaar 154
Zahnriemenübersetzung mit externer Kraft 126,
144, 147, 154, 158, 174, 195, 196
Zeichnung 189, 191
Zwangsbedingung 227
Zweischlag mit Planetenzahnrad 69
Zweischlag mit Riemen 69, 70

