

Kapitel 5

Starre Körper

5.1 Bewegungen des starren Körpers

Wir erhalten den starren Körper aus dem im vorangehenden Kapitel behandelten System von N Massenpunkten, indem wir die Abstände zwischen den Massenpunkten festhalten und N sehr groß wählen. Für die Konstanz der Abstände sorgen innere Kräfte \mathfrak{F}_{ij} , von denen wir annehmen, daß sie zentrale Potentialkräfte sind. Zu \mathfrak{F}_{ij} gehört also ein Potential $V_{ij}(r_{ij})$, welches etwa wie in Abbildung (5.1) aussehen sollte, falls es für die Konstanz des Abstands zwischen dem i -ten und j -ten Massenpunkt verantwortlich sein soll¹.

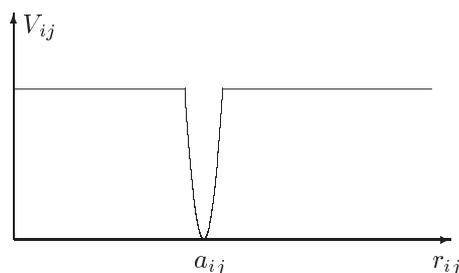


Abbildung 5.1:

Durch das Festhalten der Abstände, $r_{ij} = a_{ij}$, wird der Körper starr und behält seine Form bei. Es wird sich herausstellen, daß unter gewissen Umständen ein ausgedehnter Körper wie ein Massenpunkt behandelt werden kann. Wir haben davon schon mehrfach Gebrauch gemacht, etwa bei der Behandlung des Keplerproblems.

Das Festhalten der Abstände der den starren Körper bildenden N Massenpunkte schränkt

¹Hier sei nur bemerkt, daß es den idealen starren Körper in diesem Sinne in der Natur nicht gibt: er würde eine unendlich schnelle Signalübertragung gestatten.

die Bewegungen der Massenpunkte stark ein. Für das allgemeine N -Körperproblem benötigen wir $3N$ Funktionen der Zeit um die zeitliche Entwicklung des Systems im Ortsraum vollständig zu beschreiben. Für den starren Körper sind es sehr viel weniger: seine Lage ist durch die Lage dreier beliebiger seiner Punkte vollständig bestimmt, die nicht in einer Geraden liegen. Die Bedingung, daß der gegenseitige Abstand zweier Punkte je konstant sein muß, ergibt 3 Gleichungen zwischen den 9 Koordinaten der 3 Punkte. Es sind also nur 6 Koordinaten voneinander unabhängig, mit anderen Worten:

Der frei bewegliche starre Körper hat 6 Freiheitsgrade.

Um die Lage des starren Körpers im Raum festzulegen, wählen wir zuerst im Körper einen beliebigen Punkt O' . Er besitzt 3 Freiheitsgrade. Ein anderer Punkt A kann sich nur noch auf einer Kugeloberfläche um den Punkt O' bewegen. Das ergibt zwei weitere Freiheitsgrade. Ein dritter, außerhalb der Geraden durch O' und A liegender Punkt kann nunmehr um $\overline{O'A}$ als Achse nur eine Kreisbahn beschreiben. Wird der dieser Bewegung entsprechende Winkel angegeben, so ist die Lage aller Punkte des Körpers bestimmt.

Wird der starre Körper in einem Punkt festgehalten, so sprechen wir von einem *Kreisel*; dieser besitzt nur noch die 3 Freiheitsgrade der Drehungen um den festgehaltenen Punkt. Werden zwei Punkte festgehalten, so sind nur noch Drehungen um eine die beiden Punkte verbindende Achse erlaubt. Es handelt sich dann um ein *physikalisches Pendel* mit 1 Freiheitsgrad.

5.1.1 Translationen des starren Körpers

Mit unseren Annahmen an die inneren Kräfte können wir gemäß Abschnitt (3.2) die Schwerpunktsbewegung abspalten, ähnlich wie beim 2-Körperproblem. Die Bewegung des Schwerpunktes ist gleich der Bewegung eines fiktiven Partikels mit der Masse M des starren Körpers, siehe Abbildung (5.2).

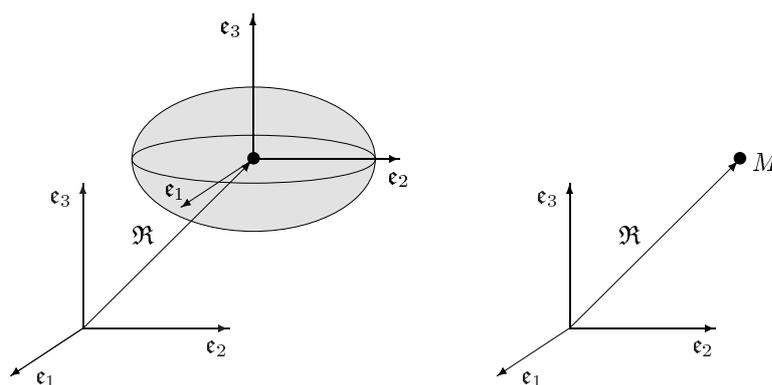


Abbildung 5.2: Zur Bewegung des Schwerpunktes

Die Impulsänderung dieses fiktiven Teilchens ist gleich der Summe der angreifenden äußeren

Kräfte,

$$M\ddot{\mathfrak{R}} = \mathfrak{F}^{(a)}, \quad (5.1)$$

seine Drehimpulsänderung gleich dem von allen äußeren Kräften erzeugten Drehmoment,

$$\dot{\mathfrak{L}}_{\text{trans}} \equiv \frac{d}{dt}(\mathfrak{R} \wedge \mathfrak{P}) = \mathfrak{R} \wedge \mathfrak{F}^{(a)} \quad (5.2)$$

und die kinetische Energie der Schwerpunktsbewegung ist

$$T_{\text{trans}} = \frac{1}{2}M\dot{\mathfrak{R}}^2. \quad (5.3)$$

Kann die auf das i -te Teilchen wirkende äußere Kraft aus einem Potential abgeleitet werden, $\mathfrak{F}_i^{(a)} = -\nabla_i V_i^{(a)}(\mathbf{r}_i)$, dann gilt auch der der Energieerhaltungssatz für die Schwerpunktsbewegung,

$$E_{\text{trans}} = T_{\text{trans}} + V^{(a)} = \text{const.} \quad \text{mit} \quad V^{(a)} = \sum V_i^{(a)}. \quad (5.4)$$

Ist die Summe der äußeren Kräfte Null, dann bewegt sich der Schwerpunkt gleichmäßig geradlinig.

5.1.2 Drehbewegungen

Da die Bewegung des Schwerpunktes separat behandelt werden kann, genügt es vollkommen, die Bewegung des starren Körpers im *Schwerpunktsystem* zu untersuchen. Der Ursprung dieses Systems ist der Schwerpunkt und die Achsen sind parallel zu den Achsen in einem Inertialsystem, siehe Abbildung (5.2). In Abwesenheit von äußeren Kräften ist das Schwerpunktsystem ein Inertialsystem. Der Gesamtdrehimpuls \mathfrak{L} ist gleich dem Drehimpuls der Schwerpunktsbewegung $\mathfrak{L}_{\text{trans}}$ plus dem Drehimpuls im Schwerpunktsystem $\mathfrak{L}_{\text{rot}}$. Die Gesamtenergie E ist die Energie der Schwerpunktsbewegung E_{trans} plus diejenige im Schwerpunktsystem E_{rot} , siehe Abschnitt (4.1).

Wegen der eingeschränkten Bewegungsmöglichkeit der Konstituenten eines starren Körpers lassen sich die Ausdrücke für die kinetische Energie und den Drehimpuls im Schwerpunktsystem vereinfachen. Starr sein heißt ja, daß wir im Körper einen Ursprung O' und eine kartesische Basis \mathbf{e}'_a markieren können und das relativ zu diesem System die Koordinaten aller Teilchen des starren Körpers zeitlich konstant sind. Man läßt den Ursprung O' dieses Systems zweckmäßig mit dem Massenmittelpunkt (Schwerpunkt) zusammenfallen². Das so konstruierte Koordinatensystem ist das am Schwerpunkt verankerte *körperfeste System*. Es ist nicht identisch mit dem Schwerpunktsystem. Die Basisvektoren des Schwerpunktsystems sind *fest* gegenüber den Achsen eines Inertialsystems während die Achsen im körperfesten System mit dem starren Körper rotieren.

Also haben wir zwei Bezugssysteme:

- Das *Schwerpunktsystem* mit dem Ursprung im Schwerpunkt und einem raumfesten Dreibein \mathbf{e}_a als Basis. Bei Abwesenheit von äußeren Kräften ist dies ein Inertialsystem. Ein Punkt des starren Körpers hat in diesem System zeitabhängige Koordinaten, $x_a = x_a(t)$.

² Wird ein Punkt des starren Körpers festgehalten, so wählt man diesen als Ursprung O' , siehe unten.

- Das *körperfeste Koordinatensystem* mit dem Ursprung ebenfalls im Schwerpunkt und gegenüber dem Schwerpunktsystem mit-rotierenden Basisvektoren $\mathbf{e}'_a(t)$. Jeder Punkt des starren Körpers hat zeitunabhängige Koordinaten x'_a bezüglich der mitrotierenden Basis.

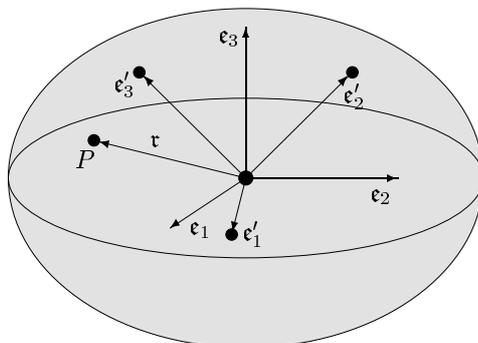


Abbildung 5.3: Ein starrer Körper bezüglich des Schwerpunktsystems und des am Schwerpunkt verankerten körperfesten Koordinatensystems.

Wir entwickeln den Ortsvektor eines Punktes im starren Körper bezüglich der beiden Basen,

$$\mathbf{r}(t) = x_a(t) \mathbf{e}_a = x'_a \mathbf{e}'_a(t). \quad (5.5)$$

Die Basisvektoren $\mathbf{e}'_a(t)$ des körperfesten Systems beschreiben eine Drehung im Schwerpunktsystem genauso wie die Koordinaten $x_a(t)$ im Schwerpunktsystem eine Drehung gegenüber denjenigen im körperfesten System beschreiben,

$$\mathbf{e}'_a(t) = \mathbf{e}_b R_{ba}(t), \quad \text{oder} \quad x_a(t) = R_{ab}(t) x'_b. \quad (5.6)$$

Wir haben früher bewiesen, daß die infinitesimalen Drehungen Ω, Ω' in

$$\begin{aligned} \dot{x}_a(t) &= [\dot{R}(t)R^{-1}(t)]_{ab} x_b(t) \equiv \Omega_{ab}(t) x_b(t) \\ \dot{\mathbf{e}}'_a(t) &= \mathbf{e}'_b(t) [R^{-1}(t)\dot{R}(t)]_{ba} \equiv \mathbf{e}'_b(t) \Omega'_{ba}(t) \end{aligned} \quad (5.7)$$

antisymmetrisch sind. Des weiteren ist

$$\Omega' = R^{-1} \Omega R,$$

wobei alle auftretenden Matrizen zeitabhängig sind³.

Damit nehmen die Geschwindigkeiten bezüglich der beiden Systeme die einfache Form

$$\dot{\mathbf{r}} = \mathbf{e}_a \Omega_{ab} x_b = \mathbf{e}'_a \Omega'_{ab} x'_b \quad (5.8)$$

an. Parametrisieren wir die schiefsymmetrische infinitesimale Drehung Ω wie früher gemäß $\Omega_{ab} = -\epsilon_{abc} \omega_c$, was sich in Matrixform folgendermaßen schreibt,

$$\Omega = \begin{pmatrix} 0 & -\omega_3 & \omega_2 \\ \omega_3 & 0 & -\omega_1 \\ -\omega_2 & \omega_1 & 0 \end{pmatrix}, \quad \text{bzw.} \quad \Omega' = \begin{pmatrix} 0 & -\omega'_3 & \omega'_2 \\ \omega'_3 & 0 & -\omega'_1 \\ -\omega'_2 & \omega'_1 & 0 \end{pmatrix}, \quad (5.9)$$

³Um die Notation einfach zu halten, werden wir diese t -Abhängigkeit nicht immer explizit machen.

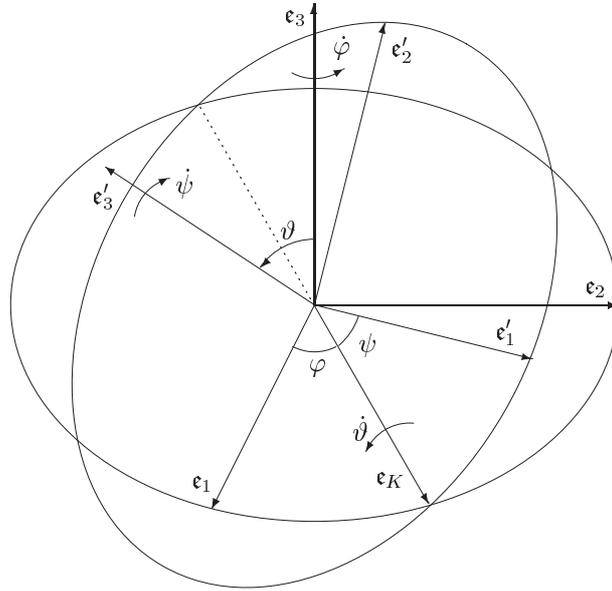


Abbildung 5.4: *Eulersche Winkel*

und führen den Drehvektor

$$\mathfrak{w} = \omega_a \mathbf{e}_a = \omega'_a \mathbf{e}'_a, \quad \omega_a = R_{ab} \omega'_b$$

ein, dann hat der Punkt des starren Körpers mit Ortsvektor \mathbf{r}_i die Geschwindigkeit

$$\dot{\mathbf{r}}_i = \mathfrak{w} \wedge \mathbf{r}_i. \quad (5.10)$$

Je nach Situation ist es vorteilhaft die rechte Seite im Schwerpunktsystem oder im körperfesten System auszuwerten.

5.1.3 Eulersche Winkel

Jede Drehung ist durch die drei *Eulerschen Winkel* φ , ψ und ϑ , die die Richtung der Achsen des körperfesten Systems relativ zu einem Inertialsystem festlegen, bestimmt. Zur Definition der EULERSchen Winkel betrachten wir die Abbildung (5.4). Die von \mathbf{e}_1 und \mathbf{e}_2 aufgespannte Ebene und die von \mathbf{e}'_1 und \mathbf{e}'_2 aufgespannte Ebene schneiden sich in der *Knotenlinie* K ; ihrer Richtung wird der Einheitsvektor \mathbf{e}_K zugeordnet. Die Winkel sind dann folgendermaßen definiert:

$$\begin{aligned} \varphi &: \text{Winkel zwischen } x_1\text{-Achse und } K \\ \psi &: \text{Winkel zwischen } K \text{ und der } x'_1\text{-Achse} \\ \vartheta &: \text{Winkel zwischen } x_3 \text{ und } x'_3 \text{ Achse.} \end{aligned} \quad (5.11)$$

Jede Drehung der Inertialbasis in die körperfeste Basis kann also in drei Schritten vorgenommen werden:

1. einer Drehung um die \mathbf{e}_3 -Achse mit dem Winkel φ ,
2. einer anschließenden Drehung um die neue \mathbf{e}_1 Achse mit dem Winkel ϑ ,
3. und einer darauffolgenden Drehung um die neue \mathbf{e}_3 Achse mit Winkel ψ .

Die erste Drehung um $\mathbf{n} = \mathbf{e}_3$ mit dem Winkel φ transformiert nach (2.44) die Basisvektoren gemäß

$$\mathbf{e}'_1 = \mathbf{e}_1 \cos \varphi + \mathbf{e}_2 \sin \varphi \quad , \quad \mathbf{e}'_2 = -\mathbf{e}_1 \sin \varphi + \mathbf{e}_2 \cos \varphi \quad , \quad \mathbf{e}'_3 = \mathbf{e}_3.$$

Die zweite Drehung um \mathbf{e}'_1 mit Winkel ϑ gemäß

$$\mathbf{e}''_1 = \mathbf{e}'_1 \quad , \quad \mathbf{e}''_2 = \mathbf{e}'_2 \cos \vartheta + \mathbf{e}'_3 \sin \vartheta \quad , \quad \mathbf{e}''_3 = -\mathbf{e}'_2 \sin \vartheta + \mathbf{e}'_3 \cos \vartheta,$$

und die dritte um \mathbf{e}''_3 mit Winkel ψ

$$\mathbf{e}'''_1 = \mathbf{e}''_1 \cos \psi + \mathbf{e}''_2 \sin \psi \quad , \quad \mathbf{e}'''_2 = -\mathbf{e}''_1 \sin \psi + \mathbf{e}''_2 \cos \psi \quad , \quad \mathbf{e}'''_3 = \mathbf{e}''_3$$

Diese drei Drehungen definieren nach (5.6) entsprechende Drehmatrizen $R(\mathbf{e}_3, \varphi)$, $R(\mathbf{e}_1, \vartheta)$ und $R(\mathbf{e}_3, \psi)$ und führen, da die Gesamtdrehung als Produkt der drei Drehungen definiert wurde, auf die Drehmatrix

$$\begin{aligned} R(\varphi, \vartheta, \psi) &= R(\mathbf{e}_3, \varphi)R(\mathbf{e}_1, \vartheta)R(\mathbf{e}_3, \psi) \\ &= \begin{pmatrix} \cos \varphi & -\sin \varphi & 0 \\ \sin \varphi & \cos \varphi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & \cos \vartheta & -\sin \vartheta \\ 0 & \sin \vartheta & \cos \vartheta \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \cos \psi & -\sin \psi & 0 \\ \sin \psi & \cos \psi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \quad (5.12) \\ &= \begin{pmatrix} \cos \varphi \cos \psi - \sin \varphi \cos \vartheta \sin \psi & -\sin \varphi \cos \vartheta \cos \psi - \cos \varphi \sin \psi & \sin \varphi \sin \vartheta \\ \sin \varphi \cos \psi + \cos \varphi \cos \vartheta \sin \psi & \cos \varphi \cos \vartheta \cos \psi - \sin \varphi \sin \psi & -\cos \varphi \sin \vartheta \\ \sin \vartheta \sin \psi & \sin \vartheta \cos \psi & \cos \vartheta \end{pmatrix}. \end{aligned}$$

Die erste Drehung steht links, die zweite in der Mitte und die dritte rechts. Diese Reihenfolge rührt daher, daß in (5.6) die Drehmatrix von rechts auf die Basisvektoren wirkt.

Jede Bewegung des starren Körpers im Schwerpunktsystem ist durch die Zeitabhängigkeit der EULERSchen Winkel gegeben. Zu jedem Zeitpunkt ist dies eine Drehung um die Achse, definiert durch den momentanen Drehvektor \mathfrak{w} (Vektor der Winkelgeschwindigkeit). Der Betrag ω von \mathfrak{w} bestimmt wie schnell um diese Achse gedreht wird. Mit Hilfe von (5.7) können wir nun die infinitesimalen Drehungen Ω oder äquivalent dazu die Komponenten \mathfrak{w} im Schwerpunktsystem beziehungsweise im körperfesten System berechnen. Wir finden folgenden Zusammenhang zwischen dem Komponenten des Drehvektors \mathfrak{w} einerseits und den Eulerschen Winkeln und deren Zeitableitungen andererseits,

$$(\omega_a) = \begin{pmatrix} \cos \varphi \dot{\vartheta} + \sin \varphi \sin \vartheta \dot{\psi} \\ \sin \varphi \dot{\vartheta} - \cos \varphi \sin \vartheta \dot{\psi} \\ \dot{\varphi} + \cos \vartheta \dot{\psi} \end{pmatrix} \quad , \quad (\omega'_a) = \begin{pmatrix} \cos \psi \dot{\vartheta} + \sin \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ -\sin \psi \dot{\vartheta} + \cos \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ \dot{\psi} + \cos \vartheta \dot{\varphi} \end{pmatrix} \quad (5.13)$$

Die drei speziellen Drehungen, bei denen jeweils zwei EULERSche Winkel festgehalten werden, haben die Form,

$$\begin{aligned} d\varphi = d\psi = 0 & : \quad \mathfrak{w}_\vartheta = \dot{\vartheta} \mathbf{e}_K \\ d\psi = d\vartheta = 0 & : \quad \mathfrak{w}_\varphi = \dot{\varphi} \mathbf{e}_3 \\ d\vartheta = d\varphi = 0 & : \quad \mathfrak{w}_\psi = \dot{\psi} \mathbf{e}'_3. \end{aligned} \quad (5.14)$$

Im ersten Fall drehen wir um die Knotenlinie, also um den Vektor

$$\mathbf{e}_K = \cos \psi \mathbf{e}'_1 - \sin \psi \mathbf{e}'_2, \quad (5.15)$$

im zweiten Fall um die \mathbf{e}_3 -Achse und im dritten um die \mathbf{e}'_3 -Achse.

5.2 Rotationsenergie und Trägheitstensor

Es ist zu vermuten, daß das Trägheitsverhalten eines starren Körpers, der ja eine unveränderliche Gestalt hat, nicht nur von seiner Gesamtmasse M bestimmt wird, sondern auch von Größen, in welche die relative Lage und die Massenzahlen der einzelnen Massenpunkte des Körpers eingehen. Wir werden sehen, daß zusätzlich zu M nur sechs solcher von der Gestalt und Massenverteilung des starren Körpers abhängigen Zahlen nötig sind, um seine Trägheitseigenschaften vollständig in einem beliebigen körperfesten Koordinatensystem zu beschreiben.

Für die kinetische Energie im Schwerpunktsystem finden wir mit (5.10) den einfachen Ausdruck

$$T_{\text{rot}} \equiv \frac{1}{2} \sum m_i \mathbf{v}_i^2 = \frac{1}{2} \sum m_i (\mathbf{w} \wedge \mathbf{r}_i)^2. \quad (5.16)$$

Die gesamte kinetische Energie des starren Körpers ist dann die Summe aus der kinetischen Energie T_{trans} seiner Schwerpunktsbewegung und der Energie T_{rot} der Drehbewegung seiner Konstituenten um den gemeinsamen Schwerpunkt, $T = T_{\text{trans}} + T_{\text{rot}}$. Wir werten T_{rot} im körperfesten KS mit den kartesischen Koordinaten x'_a aus. Wegen

$$(\mathbf{w} \wedge \mathbf{r})^2 = \sum_{ab} (r^2 \delta_{ab} - x'_a x'_b) \omega'_a \omega'_b,$$

schreibt sich die kinetische Energie der Rotation wie folgt

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \sum_{ab} \Theta'_{ab} \omega'_a \omega'_b, \quad \text{wobei} \quad \Theta'_{ab} = \sum_i m_i (r_i'^2 \delta_{ab} - x'_{ia} x'_{ib}) \quad (5.17)$$

offenbar die Trägheit des starren Körpers gegenüber Drehungen beschreibt. Diese Trägheit ist also nicht wie bei der Translationsbewegung einzelner Massenpunkte durch *eine* Zahl, nämlich die träge Masse, charakterisiert, sondern man benötigt auch die Lagen der Massenpunkte bezüglich des Ursprungs und hat die neun Größen Θ'_{ab} zu bilden, von denen allerdings nur sechs voneinander unabhängig sind. Wir nennen deshalb Θ'_{ab} den *Trägheitstensor* des starren Körpers.

Zur Verdeutlichung stellen wir den Trägheitstensor noch in Matrixschreibweise dar,

$$(\Theta'_{ab}) = \sum_{i=1}^N m_i \begin{pmatrix} y_i^2 + z_i^2 & -x_i y_i & -x_i z_i \\ -y_i x_i & x_i^2 + z_i^2 & -y_i z_i \\ -z_i x_i & -z_i y_i & x_i^2 + y_i^2 \end{pmatrix}', \quad (5.18)$$

wobei der Strich bedeutet, daß die Koordinaten im körperfesten System gemeint sind. Er ist ein Tensor, da er sich bei Transformationen des Koordinatensystems wie das Produkt zweier Vektoren verhält, was sich aus seiner Definition (5.17) ergibt.

Man kann die kinetischen Energie natürlich auch im Schwerpunktsystem auswerten. Das entsprechende Resultat lautet

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \sum_{ab} \Theta_{ab} \omega_a \omega_b, \quad \text{mit} \quad \Theta_{ab} = \sum_i m_i (r_i^2 \delta_{ab} + x_{ia} x_{ib}).$$

Die beiden Koordinatensysteme sind über eine t -abhängige Drehung verbunden, $x_a = R_{ac} x'_c$, so daß

$$\Theta_{ab}(t) = R_{ac}(t) R_{ad}(t) \Theta'_{cd} \quad \text{bzw.} \quad \Theta(t) = R(t) \Theta' R^T(t). \quad (5.19)$$

Im Schwerpunktsystem ist der Trägheitstensor zeitabhängig, da die Drehungen zeitabhängig sind. Deshalb ist es meist vorteilhaft im körperfesten System zu rechnen.

Für einen Festkörper bestehend aus etwa 10^{24} Teilchen sind in einem makroskopisch kleinen aber mikroskopisch großen Volumen ΔV mit einem Durchmesser von $\sim 10^{-6}$ cm etwa 10^5 Atome enthalten. Wie in Abschnitt (4.1.1) gehen wir deshalb von der diskreten zur makroskopisch kontinuierlichen Beschreibung des starren Körpers über und ersetzen die Massen im kleinen Volumen ΔV_i durch $\rho(\mathbf{r}_i) \Delta V_i$, wobei $\rho(\mathbf{r}_i)$ die mittlere Massendichte im betrachteten Volumenelement ist. Dann ist der Trägheitstensor durch folgendes Integral über das Volumen des starren Körpers gegeben,

$$\Theta'_{ab} = \int_{V'} d^3 r' \rho(\mathbf{r}') (r'^2 \delta_{ab} - x'_a x'_b). \quad (5.20)$$

Das Element Θ'_{11} nennt man *Trägheitsmoment* der Massenverteilung um die \mathbf{e}'_1 -Achse; entsprechend Θ'_{22} und Θ'_{33} . Für die nichtdiagonalen Elemente sind die Namen *Trägheitsprodukte*, *Zentrifugalmomente* oder *Deviationsmomente* im Gebrauch.

Wenn das Schwerpunktsystem relativ zum Laborsystem eine Geschwindigkeit $\dot{\mathbf{R}} = u_a \mathbf{e}_a$ aufweist, dann beträgt die gesamte kinetische Energie im Laborsystem

$$T = T_{\text{trans}} + T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} M u_a u_a + \frac{1}{2} \Theta_{ab} \omega_a \omega_b = \frac{1}{2} M u_a u_a + \frac{1}{2} \Theta'_{ab} \omega'_a \omega'_b.$$

Bei einem Objekt, das am Boden entlangrollt, gibt es einen geometrischen Zusammenhang zwischen u und ω . So ist für eine Rad mit Radius R die Geschwindigkeit des Schwerpunktes gleich ωR . In solchen Fällen kann die kinetische Energie auch über ω allein ausgedrückt werden.

Wenn ein rotations-symmetrischer Körper, zum Beispiel ein homogener Kreiszyylinder, eine Rampe mit Neigung θ herunterrollt, können wir seine Beschleunigung aus der Energieerhaltung berechnen. Es zeige \mathbf{e}'_3 in Richtung der Symmetrieachse des Körpers, welche mit der

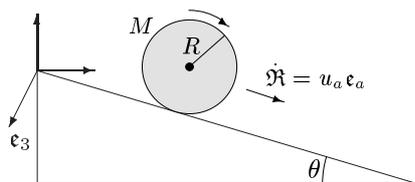


Abbildung 5.5: Zylinder, der eine geneigte Ebene herunterrollt

Drehachse übereinstimme. Dann ist die kinetische Energie der Rotation

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2}\omega^2 \sum_i m_i r_i^2 = \frac{1}{2}C\omega^2, \quad (5.21)$$

wobei r_i der Abstand des Massenelementes m_i von der Drehachse bezeichnet. Wir werden später sehen, wie das Trägheitsmoment $C \equiv \Theta_{33}$ zu berechnen ist. Ist u der Betrag der Schwerpunkts-geschwindigkeit, dann ist für einen rollenden Zylinder $\omega = u/R$ und deshalb

$$T = \frac{1}{2}C\omega^2 + \frac{1}{2}Mu^2 = \frac{1}{2}\left(\frac{C}{R^2} + M\right)u^2.$$

In einem kurzen Zeitintervall dt verändert sich dann die kinetische Energie um

$$dT = \left(\frac{C}{R^2} + M\right)udu.$$

Eine entsprechende Änderung erfährt auch die potentielle Energie im Schwerfeld. Während dt legt der rollende Zylinder eine Strecke udt parallel zur Oberfläche der schiefen Ebene zurück, was mit einer Verringerung der Höhe um $-u \sin \theta dt$ verbunden ist. Also folgt

$$dV = -Mgu \sin \theta dt.$$

Mit der Energieerhaltung $d(T + V) = 0$ gilt dann

$$\left(\frac{C}{R^2} + M\right)udu - Mgu \sin \theta dt = 0,$$

also

$$\frac{du}{dt} = \frac{MR^2}{C + MR^2} g \sin \theta.$$

Für einen homogene Zylinder ist $C = \frac{1}{2}MR^2$ und für eine homogene Kugel $\frac{2}{5}MR^2$, so daß

$$\left.\frac{du}{dt}\right|_{\text{Kreiszyliner}} = \frac{2}{3}g \sin \theta \quad \text{und} \quad \left.\frac{du}{dt}\right|_{\text{Kugel}} = \frac{5}{7}g \sin \theta.$$

Interessanterweise hängen diese Ergebnisse weder von der Masse des Zylinders oder der Kugel noch von ihren Radien ab. Die Notwendigkeit des Aufbringens von kinetischer Energie der Rotation führt immer zu einer geringeren translatorischen Beschleunigung, als wenn das Objekt einfach reibungsfrei die schiefe Ebene hinunterrutscht. Die Rotationsträgheit wirkt effektiv wie eine Art Bremse für die Bewegung.

In den zwanziger Jahren verwendete man Motorgeneratoren mit großen Schwungrädern, die ILGNER-Umformer, zum Abfangen von Lastspitzen in Walzwerken und bei Fördermaschinen. 1924 lieferte die AEG einen ILGNER-Umformer, dessen Schwungrad einen Durchmesser von 4 m, eine Breite von 1 m und ein Gewicht von 50 t hatte. Das Trägheitsmoment von $C = 193\,760 \text{ kg m}^2$ kam demjenigen eines Kreisrings mit demselben Radius nahe, da für einen Kreisring mit Radius R gilt

$$C = \sum m_i r_i^2 \stackrel{r_i \equiv R}{=} MR^2 = 200\,000 \text{ kg m}^2$$

Die maximale Drehzahl des Schwungrads betrug 750 rpm (revolutions per minute, Umdrehungen je Minute), was einem maximalen Energieinhalt von

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2}C\omega^2 = 0.5 \cdot 193\,760 \cdot (2\pi \cdot 750/60)^2 \text{J} = 5.9810^8 \text{ J} \sim 166 \text{ kWh}$$

entspricht. Ein weiteres eindruckvolles Beispiel eines Schwungradenergiespeichers befindet sich am National Magnetic Laboratory des MIT. Dort gibt es zwei Schwungräder, jedes mit einer Masse von 77 t und einem Radius von 2.4 m. Die Umdrehungsgeschwindigkeit jedes der Schwungräder liegt bei 390 rpm. Die Schwungräder am MIT können in guter Näherung als homogene Scheiben behandelt werden, so daß jedes Rad ein Trägheitsmoment von

$$C = \frac{1}{2}MR^2 \sim 2 \times 10^5 \text{ kg m}^2$$

hat. 390 rpm entsprechen etwa 40 rad/s und man errechnet für jedes Rad eine kinetische Rotationsenergie von

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2}C\omega^2 \sim 1.6 \times 10^8 \text{ J} \sim 44 \text{ kWh.}$$

Die Räder sind so konzipiert, daß sie in 5 s von 390 auf 300 rpm abgebremst werden können um als Kraftquelle zu dienen. Dem entspricht eine Leistungsausbeute von etwa 15 MW.

Nicht unerwähnt bleiben soll die Verwendung des Schwungrades bei Spielzeugen wie zum Beispiel Kreisel, Jo-Jo und Diabolo. Bevor die handelsüblichen Trockenbatterien auf dem Markt waren, wurden Spielzeugautos neben Speicherfedern vorwiegend mit Schwungradenergiespeichern angetrieben.

5.2.1 Eigenschaften des Trägheitstensors, Beispiele

Der Trägheitstensor hat folgende Eigenschaften:

- Es handelt sich um einen symmetrischen Tensor. Damit kann er auf *Hauptachsen* transformiert werden, d. h. es gibt ein körperfestes kartesisches Basissystem, die Hauptachsen des Tensors, in dem er Diagonalgestalt hat:

$$(\Theta'_{ab}) = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix}. \quad (5.22)$$

Die reellen Eigenwerte A, B und C heißen *Hauptträgheitsmomente*.

- Die Hauptträgheitsmomente sind nichtnegativ und genügen der Ungleichung

$$A + B \geq C \quad (5.23)$$

und zyklisch. Dies folgt unmittelbar nach Transformation auf die Hauptachsen,

$$A + B = \sum_i m_i(x_i'^2 + y_i'^2 + 2z_i'^2) \quad \text{und} \quad C = \sum_i m_i(x_i'^2 + y_i'^2).$$

Die Ungleichung (5.23) wird zu einer Gleichung genau dann, wenn der starre Körper in einer Ebene senkrecht zur dritten Hauptachse liegt. Die Gleichung

$$A + B = C \quad \text{für flache Objekte} \quad (5.24)$$

ist als *Theorem der senkrechten Achsen* bekannt.

Als einfaches Beispiel betrachten wir eine homogene Scheibe mit Masse M und Radius R und berechnen ihr Trägheitsmoment in Bezug auf eine Rotationsachse in Richtung eines Durchmessers, sagen wir der ϵ_1 - Achse in der Abbildung (5.6).

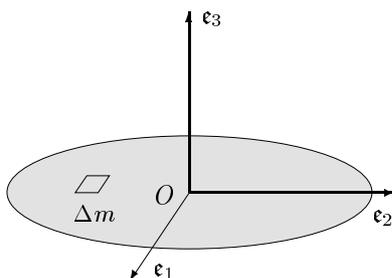


Abbildung 5.6: Ein flacher Körper, für den $C = A + B$ gilt.

Wir wissen, daß das Trägheitsmoment in Bezug auf jeden Durchmesser denselben Wert hat. Das Trägheitsmoment C bei Rotation der Scheibe um die Achse senkrecht zur Scheibe durch ihren Mittelpunkt ist leicht zu berechnen: Ist ρ die Flächenmassendichte der Scheibe, so folgt

$$C = \rho \int_0^R r'^2 \underbrace{r' dr' d\varphi'}_{dx'_1 dx'_2} = \frac{\pi}{2} \rho R^4 = \frac{1}{2} M R^2.$$

Damit können wir ansetzen

$$A + B = 2A = C = \frac{1}{2} M R^2 \implies A = \frac{1}{4} M R^2.$$

- Der Trägheitstensor ist additiv, d.h. er ist die Summe der Trägheitstensoren seiner Teile, freilich bezogen auf den gleichen Punkt.
- Im Allgemeinen unterscheiden sich die Trägheitstensoren im mitbewegten und raumfesten System. Sind aber alle Hautträgheitsmomente gleich, $A = B = C$, so ist $\Theta' = A \mathbb{1}$ und entsprechend

$$\Theta = R \Theta' R^T = \Theta' = A \mathbb{1}.$$

Insbesondere haben starre Körper mit $A = B = C$ auch im Schwerpunktsystem einen zeitunabhängigen Trägheitstensor. Sind zwei Hauptträgheitsmomente gleich, $A = B \neq C$, dann ist

$$\Theta = \Theta' = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & A & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix} \iff R = \begin{pmatrix} \cos \varphi & -\sin \varphi & 0 \\ \sin \varphi & \cos \varphi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix},$$

d.h. der Trägheitstensoren im mitbewegten und raumfesten System sind genau dann gleich, wenn der Körper um die dritte Achse mit Hauptträgheitsmoment C dreht. Beim

Beweis benutzt man die allgemeine Beziehung (5.19) zwischen den Trägheitstensoren Θ und Θ' . Die Forderung nach Gleichheit der Trägheitstensoren lautet dann $\Theta'R = R\Theta = R\Theta'$. Mit der obigen Form für die Matrix Θ' folgt dann, daß R eine Drehung um die dritte Achse sein muß. Wir haben diese Eigenschaft schon früher bei der Behandlung des die schiefe Ebene hinunterrollenden Zylinders benutzt, siehe (5.21).

Oft benötigt man den Trägheitstensor Θ'^c bezüglich eines Punktes $\mathfrak{R} + \mathfrak{c}$, der gegenüber dem Schwerpunkt um den Vektor \mathfrak{c} verschoben ist.

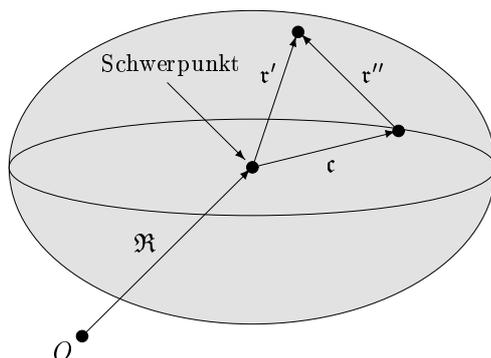


Abbildung 5.7: Zum STEINERSchen Satz.

Es gilt der *Steinersche Satz*

$$\Theta'^c_{ab} = \Theta'_{ab} + M(c^2\delta_{ab} - c_a c_b). \quad (5.25)$$

Daraus folgt, daß das Trägheitsmoment eines Körpers um eine Achse durch den beliebigen Punkt O gleich seinem Trägheitsmoment um die parallele Achse durch den Schwerpunkt ist, vermehrt um $M s^2$, wobei s der Abstand der beiden Achsen ist. Das Trägheitsmoment wird bei fester Achsenrichtung minimal wenn die Achse durch den Schwerpunkt geht.

Der Beweis von (5.25) ist einfach: Gemäß Abbildung (5.7) ist $x''_a = x'_a - c_a$ und entsprechend gilt

$$\Theta'^c_{ab} = \sum m_i (x''_{ip} x''_{ip} \delta_{ab} - x''_{ia} x''_{ib}) = \sum m_i (x'_{ip} x'_{ip} \delta_{ab} - x'_{ia} x'_{ib}) + M(c^2\delta_{ab} - c_a c_b),$$

wobei wir wieder einmal von $\sum m_i x'_{ia} = 0$ Gebrauch machten. Wir legen nun \mathfrak{e}'_1 in die Rotationsachse. Liegt der Schwerpunkt in der Rotationsachse, dann ist das Trägheitsmoment Θ'_{11} . Geht sie durch $\mathfrak{R} + \mathfrak{c}$, dann ist das Trägheitsmoment gleich $\Theta'_{11} + M(c_2^2 + c_3^2)$. Aber $s^2 \equiv c_2^2 + c_3^2$ ist genau das Quadrat des Abstands der beiden Drehachsen voneinander.

Für Körper mit Symmetrieachsen ist es oft möglich die Hauptachsen und Trägheitsmomente explizit anzugeben. In der folgenden Abbildung haben wir einige typische Beispiele skizziert.

Die Körper haben eine homogene Massendichte ρ , eine Gesamtmasse M und die angegebenen Trägheitsmomente beziehen sich auf den Schwerpunkt. Die Größen A, B und C sind die Hauptträgheitsmomente um die in der Abbildung (5.8) eingezeichneten Achsen 1, 2 und 3.

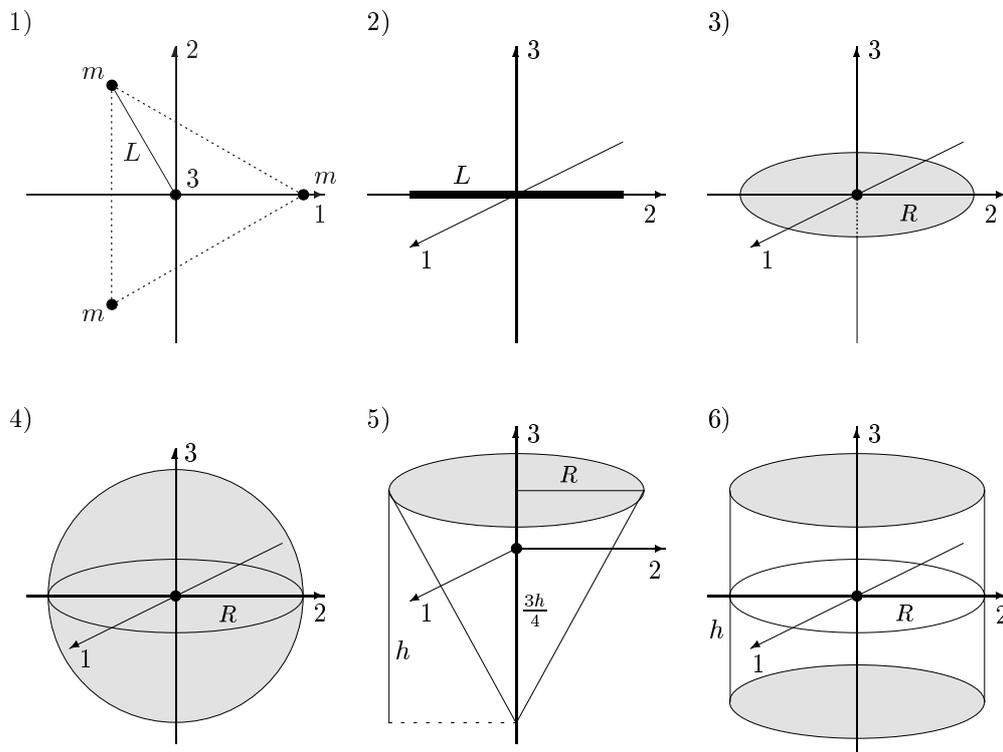


Abbildung 5.8: Zu den Trägheitsmomenten ausgewählter Körper.

1. Drei gleichschwere Massenpunkte an den Ecken eines gleichseitigen Dreiecks:

$$(A, B, C) = \frac{ML^2}{2}(1, 1, 2).$$

2. Dünner Stab der Länge L :

$$(A, B, C) = \frac{ML^2}{12}(1, 0, 1).$$

3. Dünne Scheibe mit Radius R :

$$(A, B, C) = \frac{MR^2}{4}(1, 1, 2).$$

4. Vollkugel mit Radius R :

$$(A, B, C) = \frac{2MR^2}{5}(1, 1, 1).$$

5. Gerader Kreiskegel mit Grundfläche πR^2 und Höhe h :

$$(A, B, C) = \frac{3MR^2}{20} \left(1 + \frac{h^2}{4R^2}, 1 + \frac{h^2}{4R^2}, 2 \right).$$

6. Gerader Kreiszyylinder mit Radius R und Höhe h :

$$(A, B, C) = \frac{MR^2}{12} \left(3 + \frac{h^2}{R^2}, 3 + \frac{h^2}{R^2}, 6 \right).$$

7. Kubus mit Kantenlänge L :

$$(A, B, C) = \frac{ML^2}{6} (1, 1, 1).$$

8. Quader mit Kantenlängen L_1, L_2, L_3 :

$$(A, B, C) = \frac{M}{12} (L_2^2 + L_3^2, L_1^2 + L_3^2, L_1^2 + L_2^2).$$

Wir skizzieren die Berechnung des Trägheitsmomentes A für den Kreiskegel. Wir setzen den Koordinatenursprung in den Schwerpunkt, so daß die Kegeloberfläche durch die Gleichung

$$r \equiv \sqrt{x^2 + y^2} = \frac{R}{h} \left(z + \frac{3h}{4} \right) \quad (5.26)$$

definiert ist. Bei konstanter Massenbelegung ist die Kegelmasse

$$M = \rho \cdot V = \frac{\pi}{3} \rho h R^2.$$

Wir berechnen zuerst den Beitrag einer Schicht mit konstantem z zum Trägheitsmoment A ,

$$\rho \int (y^2 + z^2) r' dr' d\varphi = \rho \int (r'^2 \sin^2 \varphi + z^2) r' dr' d\varphi = \rho \pi \left(\frac{r^4}{4} + z^2 r^2 \right),$$

wobei wir die obere Integrationsgrenze r aus (5.26) eingesetzt haben. Die anschließende Integration über z von $-3h/4$ bis $h/4$ ergibt

$$\rho \pi \frac{R^2 h}{80} (4R^2 + h^2).$$

Mit dem obigen Ausdruck für die Masse des Kreiskegels erhalten wir folgende Hauptträgheitsmomente bezüglich des Schwerpunktes,

$$A = B = \frac{3M}{80} (4R^2 + h^2),$$

wie in der obigen Liste angegeben. Verschieben wir die Drehachse 1 parallel zu sich selbst bis sie durch den Kegelspitze geht, dann ist nach dem STEINERSchen Satz das entsprechende Trägheitsmoment

$$A = \frac{3MR^2}{20} \left(1 + \frac{4h^2}{R^2} \right).$$

Für alle angebenen Körper mit Ausnahme des Quaders sind mindestens zwei Hauptträgheitsmomente gleich. Solche Körper nennt man *symmetrische Kreisel*. Für einen symmetrischen Kreisel mit $A = B$ vereinfacht sich die kinetische Energie der Rotation,

$$T_{\text{rot}} = \frac{A}{2} (\dot{\varphi}^2 + \sin^2 \vartheta \dot{\varphi}^2) + \frac{C}{2} (\dot{\psi} + \cos \vartheta \dot{\varphi})^2. \quad (5.27)$$

Sind alle drei Hauptträgheitsmomente voneinander verschieden, dann spricht man vom *unsymmetrischen Kreisel*, sind dagegen alle drei gleich, dann handelt es sich um den *Kugelkreisel*. Die Vollkugel oder der Kubus sind Kugelkreisel. Für $A = B = C$ ist die Rotationsenergie

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \Theta'_{ab} \omega'_a \omega'_b = \frac{A}{2} (\dot{\varphi}^2 + \dot{\vartheta}^2 + \dot{\psi}^2 + 2 \cos \vartheta \dot{\varphi} \dot{\psi}) \quad (5.28)$$

5.3 Drehimpuls und kräftefreie symmetrische Kreisel

Wir sehen uns jetzt den Drehimpulssatz genauer an. Im allgemeinen ist der Trägheitstensor nur im körperfesten Koordinatensystem konstant, so daß es notwendig ist, die Bewegungsgleichung, d.h. in erster Linie die Zeitableitung des Drehimpulses $\mathfrak{L}_{\text{rot}}$ auf das körperfeste System umzurechnen.

Der Drehimpuls des Kreisels bezüglich seines Schwerpunktes ist

$$\mathfrak{L}_{\text{rot}} = \sum m_i \mathbf{r}_i \wedge \dot{\mathbf{r}}_i, \quad (5.29)$$

und kann mit Hilfe von $\dot{\mathbf{r}}_i = \mathbf{w} \wedge \mathbf{r}_i$ und

$$\mathbf{r} \wedge (\mathbf{w} \wedge \mathbf{r}) = \sum_{ab} \mathbf{e}_a (r^2 \delta_{ab} - x_a x_b) \omega_b = \sum_{ab} \mathbf{e}'_a (r'^2 \delta_{ab} - x'_a x'_b) \omega'_b$$

wie folgt geschrieben werden,

$$\mathfrak{L}_{\text{rot}} = \mathbf{e}_a \Theta_{ab} \omega_b = \mathbf{e}'_a \Theta'_{ab} \omega'_b. \quad (5.30)$$

Die Komponenten des Drehimpulses im Schwerpunkt- bzw. mitrotierenden System hängen linear von den Kreisfrequenzen ab,

$$L_a = \Theta_{ab} \omega_b \quad \text{und} \quad L'_a = \Theta'_{ab} \omega'_b, \quad L_a = R_{ab}(t) L'_b(t). \quad (5.31)$$

5.3.1 POINSON-Darstellung der Trägheitsdrehbewegung

Sind die äußeren Kräfte von der Winkelgeschwindigkeit und das Drehmoment von der Translationsgeschwindigkeit unabhängig, so lassen sich Translations- und Drehbewegung gesondert behandeln. Wir beschäftigen uns hier hauptsächlich mit der letzteren. Wir betrachten zunächst den im Raum frei beweglichen starren Körper oder den im Schwerpunkt unterstützten Kreisel im homogenen Schwerfeld. In beiden Fällen verschwindet das Drehmoment bezüglich des Schwerpunktes. Wenn wir auch den Luftwiderstand und die Reibung vernachlässigen, haben wir das Problem des *kräftefreien Kreisels* vor uns. Für einen kräftefreien Kreisel ist die kinetische Energie der Rotation konstant,

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \omega_a \Theta_{ab} \omega_b = \frac{1}{2} \omega'_a \Theta'_{ab} \omega'_b \quad (5.32)$$

und die Spitze von \mathbf{w} liegt auf dem beweglichen POINSONSchen Energieellipsoid,

$$\mathcal{E}(t) = \{ \omega_a \mid \omega_a \Theta_{ab}(t) \omega_b = 2T_{\text{rot}} \},$$

das kongruent zum Trägheitsellipsoid \mathcal{E}_0 ist

$$\mathcal{E}(t) = R(t) \mathcal{E}_0, \quad \mathcal{E}_0 = \{ \omega'_b \mid \omega'_b \Theta'_{ab} \omega'_b = 2T_{\text{rot}} \}.$$

Aus der Erhaltung des Drehimpulses im Schwerpunktsystem und

$$\mathbf{w} \cdot \mathfrak{L}_{\text{rot}} = 2T_{\text{rot}} = \text{const.}, \quad (5.33)$$

folgt, daß die Spitze des Drehvektors \mathbf{w} auch noch in einer invariablen Ebene liegt welche senkrecht zu $\mathfrak{L}_{\text{rot}}$ ist, siehe die Abbildung (5.9).

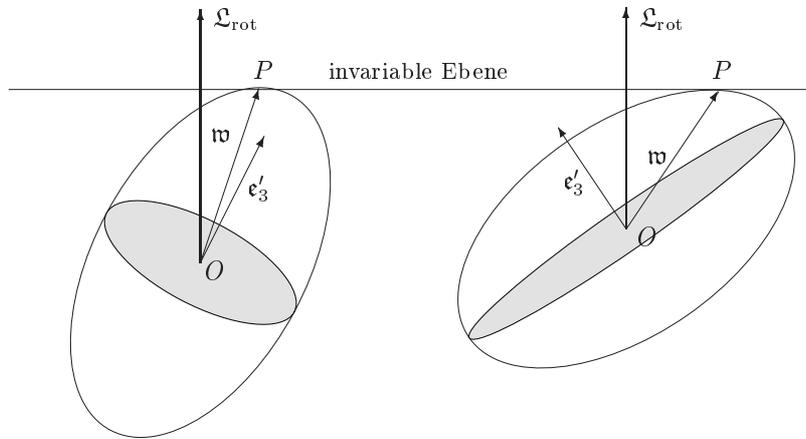


Abbildung 5.9: Zur POINSONSchen Darstellung der Bewegung für den verlängerten und abgeplatteten Trägheitsellipsoid. ϵ'_3 zeigt in Richtung der Figurenachse.

Wir zeigen nun, daß die invariable Ebene und der POINSONSche Ellipsoid genau einen gemeinsamen Punkt haben und sich deshalb in diesem Punkte berühren müssen. Dazu nehmen wir an, daß \mathfrak{w} und \mathfrak{m} beide in der Schnittmenge von Ebene und Ellipsoid liegen,

$$\mathfrak{w}, \mathfrak{m} \in \text{invariabler Ebene} \cap \mathcal{E}(t),$$

und beweisen, daß dann $\mathfrak{w} = \mathfrak{m}$ gelten muß. Es seien ω_a und m_a die zu \mathfrak{w} und \mathfrak{m} gehörigen Koordinatentripel. Dann gilt

$$\begin{aligned} (\omega_a - m_a)\Theta_{ab}(\omega_b - m_b) &= \omega_a\Theta_{ab}\omega_b - 2\omega_a\Theta_{ab}m_b + m_a\Theta_{ab}m_b \\ &\stackrel{(5.33)}{=} 2T_{rot} - 2\mathfrak{w} \cdot \mathcal{L}_{rot} + 2T_{rot} = 0. \end{aligned}$$

Sind alle Hauptträgheitsmomente positiv, so ist Θ invertierbar und damit folgt in der Tat $\mathfrak{w} = \mathfrak{m}$. Die Spitze von \mathfrak{w} ist der Berührungspunkt zwischen invariabler Ebene und Energieellipsoid. Die Größe der Winkelgeschwindigkeit ist durch den Abstand zwischen dem festen Punkt O und dem Berührungspunkt P gegeben. Der Berührungspunkt hat als Punkt auf der Drehachse die Geschwindigkeit Null, und die Bewegung von \mathfrak{w} kann deshalb durch das Abrollen des Energieellipsoids auf der invariablen Ebene erhalten werden. Der kräftefreie Kreisel bewegt sich so, daß das körperfeste POINSONSche Ellipsoid auf der invariablen Ebene abrollt, ohne zu gleiten. Man nennt die Bahn, welche die Spitze von \mathfrak{w} auf der invariablen Ebene beschreibt die *Spurbahn*, die entsprechende Bahn auf dem Energieellipsoid bezeichnet man als *Polbahn*.

5.3.2 Kräftefreie symmetrische Kreisel

Für den symmetrischen Kreisel sind zwei Hauptträgheitsmomente gleich, zum Beispiel $A = B$. Der körperfeste Basisvektor ϵ'_3 zeige in Richtung der Figurenachsen des symmetrischen Kreisels, also in Richtung der dritten Hauptachse mit Hauptträgheitsmoment C .

Wegen $A = B$ ist der Trägheitsellipsoid \mathcal{E}_0 rotationssymmetrisch. Beim Abrollen des Ellipsoids auf der invariablen Ebene entstehen deshalb Kreise, d.h. \mathfrak{w} hat einen konstanten Betrag

und beschreibt einen Kegel um \mathfrak{L} , der als *Spurkegel* oder *Rastpolkegel* bezeichnet wird. Die Bewegung der Symmetrieachse des Kreisels nennt man *Nutation*. \mathfrak{w} beschreibt einen Kegel um diese Symmetrieachse, der als *Gangpolkegel* bezeichnet wird.

Wir wählen \mathfrak{e}_3 in Richtung des konstanten Drehimpulses $\mathfrak{L}_{\text{rot}}$,

$$\mathfrak{L}_{\text{rot}} = \ell \mathfrak{e}_3 \quad \text{bzw.} \quad L_a = \ell \delta_{a3}. \quad (5.34)$$

Dann finden wir für die (zeitabhängigen) Komponenten des Drehimpulses im körperfesten System

$$(L'_a) = (L_b R_{ba}) \stackrel{(5.34)}{=} (\ell R_{3a}) = \ell \begin{pmatrix} \sin \vartheta \sin \psi \\ \sin \vartheta \cos \psi \\ \cos \vartheta \end{pmatrix}. \quad (5.35)$$

Der Zusammenhang zwischen den Komponenten des Drehvektors und denjenigen des Drehimpulses ist $L'_a = \Theta'_{ab} \omega'_b$ und hat ausgeschrieben folgende Form

$$\begin{aligned} \ell \sin \vartheta \sin \psi &= A \omega'_1 = A \cos \psi \dot{\vartheta} + A \sin \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ \ell \sin \vartheta \cos \psi &= A \omega'_2 = -A \sin \psi \dot{\vartheta} + A \cos \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ \ell \cos \vartheta &= C \omega'_3 = C \dot{\psi} + C \cos \vartheta \dot{\varphi}. \end{aligned} \quad (5.36)$$

Multiplizieren wir die erste Gleichung mit $\cos \psi$ und die zweite mit $\sin \psi$ und bilden die Differenz der entstehenden Gleichungen, so erhalten wir $A \dot{\vartheta} = 0$, oder

$$\vartheta = \vartheta_0 = \text{const.} \quad (5.37)$$

Benutzen wird dies wieder in den ersten beiden Gleichungen, so ergibt sich $\ell = A \dot{\varphi}$, also

$$\varphi(t) = \frac{\ell}{A} t + \varphi_0. \quad (5.38)$$

Setzen wir diese Resultate für φ und ϑ in die letzte Gleichung in (5.36) ein, dann folgt

$$\psi(t) = \ell t \cos \vartheta_0 \left(\frac{1}{C} - \frac{1}{A} \right) + \psi_0. \quad (5.39)$$

Deshalb sind für den kräftefreien symmetrischen Kegel alle EULERSchen Winkel, und damit die Drehung vom Schwerpunktsystem ins körperfeste System, als Funktionen der Zeit bestimmt. Das körperfeste System dreht sich um das raumfeste, wobei der Winkel ϑ_0 zwischen \mathfrak{e}_3 und \mathfrak{e}'_3 konstant bleibt. Die Winkel φ und ψ nehmen linear mit der Zeit zu.

Wie schaut die Bewegung *im Schwerpunktsystem* aus? In diesem System sind die Komponenten des Drehimpulses fest. Mit (5.13) erhalten wir den Drehvektor

$$\begin{aligned} \mathfrak{w} = \omega_a \mathfrak{e}_a &= \ell \sin \vartheta_0 \cos \vartheta_0 \left(\frac{1}{C} - \frac{1}{A} \right) (\mathfrak{e}_1 \sin \varphi(t) - \mathfrak{e}_2 \cos \varphi(t)) \\ &+ \ell \left(\frac{\cos^2 \vartheta_0}{C} + \frac{\sin^2 \vartheta_0}{A} \right) \mathfrak{e}_3, \end{aligned} \quad (5.40)$$

wobei wir (5.13) und (5.37-5.39) benutzten. Der Drehvektors \mathfrak{w} hat die quadrierte Länge

$$\omega^2 = \ell^2 \left(\frac{\sin^2 \vartheta_0}{A^2} + \frac{\cos^2 \vartheta_0}{C^2} \right) \quad (5.41)$$

und schließt mit der raumfesten Drehimpulsachse einen konstanten Winkel ein,

$$\mathbf{e}_3 \cdot \mathbf{w} = \omega \cos \angle(\mathbf{w}, \mathbf{e}_3) = \ell \left(\frac{\sin^2 \vartheta_0}{A} + \frac{\cos^2 \vartheta_0}{C} \right).$$

Dies ist der analytische Beweis, daß die momentane Drehachse einen geraden Kreiskegel, den so-geannten *Rastpolkegel*, um die feste Drehimpulsachse beschreibt. Die Winkelgeschwindigkeit der Drehachse auf diesem Kegel ist $\dot{\varphi} = \ell/A$, wie man aus (5.40) ablesen kann.

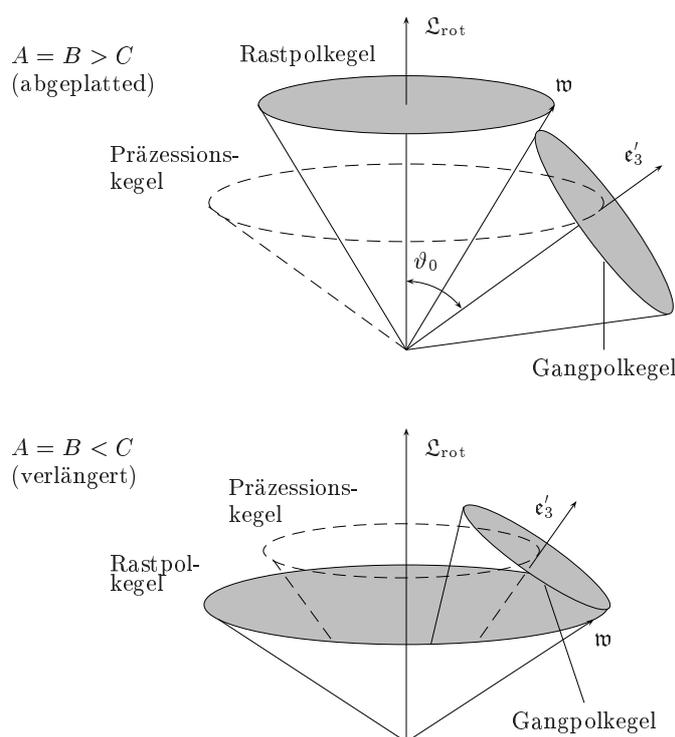


Abbildung 5.10: *Bewegungsverhältnisse des freien symmetrischen Kreisels: Die momentane Drehachse, gegeben durch \mathbf{w} , bewegt sich mit konstanter Winkelgeschwindigkeit $\dot{\varphi}$ auf dem Rastpolkegel um die raumfeste Drehimpulsachse, während die Figurenachse mit derselben Winkelgeschwindigkeit auf dem Präzessionskegel um die Drehimpulsachse präzediert. Im körperfesten Bezugssystem beschreibt die momentane Drehachse mit der konstanten Winkelgeschwindigkeit ω den Gangpolkegel um die Figurenachse \mathbf{e}'_3 .*

Die körperfeste \mathbf{e}'_3 -Achse, die Symmetrieachse des Körpers, hat im raumfesten Schwerpunktsystem die Darstellung

$$\mathbf{e}'_3 = \mathbf{e}_b R_{b3} = \sin \vartheta_0 (\mathbf{e}_1 \sin \varphi - \mathbf{e}_2 \cos \varphi) + \cos \vartheta_0 \mathbf{e}_3,$$

und nimmt gegen die raumfeste Drehimpulsachse den konstanten Winkel ϑ_0 ein. Sie beschreibt damit einen Kegel, den man als *Präzessionskegel* bezeichnet. Die konstante Winkelgeschwindigkeit der Figurenachse um die Drehimpulsachse ist ebenfalls $\dot{\varphi} = \ell/A$. Die

Vektoren \mathbf{e}'_3 , \mathfrak{w} und $\mathfrak{L}_{\text{rot}}$ liegen wegen

$$\mathfrak{L}_{\text{rot}} = A\mathfrak{w} + (C - A)\omega'_3\mathbf{e}'_3$$

in einer Ebene, die sich mit der Winkelgeschwindigkeit $\dot{\psi}$ um den Drehimpulsvektor dreht. Für abgeplattete Rotationskörper mit $A > C$ liegt der Drehvektor \mathfrak{w} zwischen Drehimpulsvektor und Symmetrieachse. Für verlängerte Rotationskörper mit $A < C$ liegt die Figuren- achse zwischen Drehimpulsvektor und momentaner Drehachse, siehe Abbildung (5.10).

Wie sieht nun die Bewegung *im körperfesten System* aus. Wir entwickeln den Drehvektor nach der körperfesten Basis und erhalten

$$\mathfrak{w} = \omega'_a\mathbf{e}'_a = \frac{\ell}{A}\sin\vartheta_0(\mathbf{e}'_1\sin\psi(t) + \mathbf{e}'_2\cos\psi(t)) + \frac{\ell}{C}\cos\vartheta_0\mathbf{e}'_3. \quad (5.42)$$

Vom mitbewegten Bezugssystem aus betrachtet, umkreist \mathfrak{w} die Figuren- achse auf dem *Gang- polkegel* mit konstanter Kreisfrequenz $-\dot{\psi}$. Figuren- achse und \mathfrak{w} schließen einen festen Winkel ein. Für den Drehimpuls erhalten wir

$$\mathfrak{L}_{\text{rot}} = \ell\sin\vartheta_0(\sin\psi\mathbf{e}'_1 + \cos\psi\mathbf{e}'_2) + \ell\cos\vartheta_0\mathbf{e}'_3. \quad (5.43)$$

Im körperfesten System rotiert also auch $\mathfrak{L}_{\text{rot}}$ mit der konstanten Kreisfrequenz $(-\dot{\psi})$ auf einem Kegel, dessen Achse mit der Figuren- achse \mathbf{e}'_3 zusammenfällt. Die einfache Bewegung der gleichförmigen Rotation um eine feste Achse tritt nur auf, wenn die Richtung von $\mathfrak{L}_{\text{rot}}$ mit einer Hauptachse zusammenfällt. Dagegen ist die allgemeine Bewegungsform die Präzession.

Für den kräftefreien *Kugelkreisel* ist $(\Theta'_{ab}) = A\mathbb{1}_3$, und wegen

$$\mathfrak{L}_{\text{rot}} = A\mathfrak{w}$$

ist \mathfrak{w} konstant. Die Drehachse fällt dauernd mit der raumfesten Drehimpulsachse zusammen und alle Punkte des Körpers beschreiben einen Kreis mit konstanter Umlaufgeschwindigkeit.

Die obige Beschreibung der Bewegung vom Standpunkt des sich auf dem Kreisel befindlichen Beobachters ist gerade im Fall der Erde angemessen. Die momentane Rotationsachse fällt nach der besprochenen EULERSchen Theorie mit der Figuren- achse der Erde nicht zusammen, sondern führt eine *Nutation* um sie aus. Wenn man den Durchstoßpunkt der Figuren- achse bzw. der Drehachse der Erde durch die Erdoberfläche *geometrischen Nordpol* bzw. *kinematischen Nordpol* nennt, so läßt sich auch sagen, der kinematische Nordpol beschreibt um den geometrischen Nordpol einen Kreis. Die (reguläre) Präzession oder Nutation erfolgt nach (5.42) mit der Winkelgeschwindigkeit

$$-\dot{\psi} = \ell\cos\vartheta_0\left(\frac{1}{A} - \frac{1}{C}\right) = \omega'_3\left(\frac{C}{A} - 1\right),$$

oder, da für die Erde

$$\frac{C - A}{A} \sim \frac{1}{300} \quad \text{und} \quad \omega'_3 = \frac{2\pi}{\text{Tag}}$$

ist, etwa mit der EULERSchen Periode von

$$T = \frac{2\pi}{\omega'_3} \frac{A}{|C - A|} \sim 300 \text{ Tagen.}$$

Tatsächlich wandert der kinematische Nordpol mit der durchschnittlichen Umlaufzeit 433 Tage (CHANDLERSche Periode) auf einer spiralförmigen Bahn innerhalb eines Kreises von 10 m Radius im Sinne der Erddrehung. Die Verlängerung der Periode läßt sich durch die elastische Deformation der Erde (und nicht mit dem von Sonne und Mond erzeugten Drehmoment) erklären.

5.4 Eulersche Gleichungen und Stabilitätsanalyse

Im System mit dem Ursprung im Schwerpunkt gilt der Drehimpulssatz,

$$\frac{d}{dt}\mathfrak{L}_{\text{rot}} = \mathbf{e}'_a \Theta'_{ab} \dot{\omega}'_b + \dot{\mathbf{e}}'_a \Theta'_{ab} \omega'_b = \mathbf{e}'_a (\Theta'_{ab} \dot{\omega}'_b + (\Omega' \Theta')_{ab} \omega'_b) = \mathfrak{M}.$$

Wir entwickeln das Drehmoment nach der körperfesten Basis, $\mathfrak{M} = M'_a \mathbf{e}'_a$, und legen die Basisvektoren \mathbf{e}'_a in die Hauptachsenrichtungen. Dann nehmen diese Gleichungen folgende elegante Form an:

$$A\dot{\omega}'_1 + (C - B)\omega'_2\omega'_3 = M'_1 \quad (5.44)$$

$$B\dot{\omega}'_2 + (A - C)\omega'_3\omega'_1 = M'_2 \quad (5.45)$$

$$C\dot{\omega}'_3 + (B - A)\omega'_1\omega'_2 = M'_3. \quad (5.46)$$

Diese EULERSchen *Kreiselgleichungen* sind nichts anderes als die Bilanzgleichungen für die Komponenten des Drehimpulses im mitrotierenden Hauptachsensystem des Körpers, angeheftet am Schwerpunkt. Hat man aus diesem gekoppelten nichtlinearen Differentialgleichungssystem die zeitliche Entwicklung der Kreisfrequenzen ω'_a bestimmt, so kann man im Prinzip die EULERSchen Winkel aus

$$(\omega'_a) = \begin{pmatrix} \cos \psi \dot{\vartheta} + \sin \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ -\sin \psi \dot{\vartheta} + \cos \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ \dot{\psi} + \cos \vartheta \dot{\varphi} \end{pmatrix}$$

berechnen und die Drehung des Kreisels bestimmen.

Die gleichförmige Rotation um eine Hauptachse ist offenbar eine Lösung der EULERSchen Gleichungen für den *freien Kreisel*. Wir untersuchen jetzt, ob diese einfachen Lösungen stabil unter kleinen Störungen sind. Seien also $\omega'_2, \omega'_3 \ll \omega'_1$. Nehmen wir nun an, dies sei für die gesamte Bewegung erfüllt, so können wir die kleinen Größen zweiter Ordnung in den EULERSchen Kreiselgleichungen vernachlässigen. Dann folgt zunächst

$$A\dot{\omega}'_1 = 0 \quad \text{oder} \quad \omega'_1 = \text{const.} \quad (5.47)$$

Damit reduzieren sich die EULERSchen Gleichungen für die kleinen Komponenten des Drehvektors auf ein lineares Differentialgleichungssystem,

$$\begin{pmatrix} \dot{\omega}'_2 \\ \dot{\omega}'_3 \end{pmatrix} = M \begin{pmatrix} \omega'_2 \\ \omega'_3 \end{pmatrix}, \quad M = \omega'_1 \begin{pmatrix} 0 & \frac{1}{B}(C - A) \\ \frac{1}{C}(A - B) & 0 \end{pmatrix}.$$

Die Eigenwerte der Matrix M sind

$$\lambda_{\pm} = \pm \omega'_1 \left(\frac{(C - A)(A - B)}{BC} \right)^{1/2}.$$

Sie sind offensichtlich imaginär für

$$A < \min(B, C) \quad \text{oder} \quad A > \max(B, C) \quad (5.48)$$

und reell für

$$\min(B, C) < A < \max(B, C). \quad (5.49)$$

Im ersten Fall ist die (linearisierte) Drehung um die erste Hauptachse stabil, im zweiten Fall instabil. Damit haben wir den Satz:

Stabilität der Drehungen um die Hauptachsen: *Die Rotation eines freien Kreisels um eine Hauptträgheitsachse ist stabil, wenn es sich um eine Achse mit minimalen oder maximalen Trägheitsmoment handelt. Ist die Achse diejenige mit dem mittleren Trägheitsmoment, so ist die Drehung instabil.*

Insbesondere hat die Figurenachse beim *symmetrischen* Kiesel immer einen stabilen Charakter.

5.5 Kräftefreie unsymmetrische Kiesel

Wir legen die Basisvektoren \mathbf{e}'_a in Richtung der Hauptachsen des starren Körpers. Für den kräftefreien Kiesel sind die kinetische Energie und der Drehimpuls der Drehbewegung um den Schwerpunkt konstant,

$$\begin{aligned} 2T_{\text{rot}} &= A\omega_1'^2 + B\omega_2'^2 + C\omega_3'^2 = \text{const.} \\ \ell^2 &= \mathfrak{L}_{\text{rot}}^2 = A^2\omega_1'^2 + B^2\omega_2'^2 + C^2\omega_3'^2 = \text{const.} \end{aligned} \quad (5.50)$$

Stellt man die EULERSchen Kieselgleichungen für die Bewegung eines freien Kreisels (Annahme: $A < B < C$) neben die Gleichungen für Ableitungen der JACOBischen elliptischen Funktionen

$$\begin{aligned} \dot{\omega}'_1 + \frac{C-B}{A} \omega'_2 \omega'_3 &= 0 & \text{cn}'(u, k) + \text{sn}(u, k) \text{dn}(u, k) &= 0 \\ \dot{\omega}'_2 - \frac{C-A}{B} \omega'_1 \omega'_3 &= 0 & \text{sn}'(u, k) - \text{cn}(u, k) \text{dn}(u, k) &= 0 \\ \dot{\omega}'_3 + \frac{B-A}{C} \omega'_1 \omega'_2 &= 0 & \text{dn}'(u, k) + k^2 \text{sn}(u, k) \text{cn}(u, k) &= 0, \end{aligned} \quad (5.51)$$

wobei $' = d/du$ ist, so liegt es nahe, folgenden Lösungsansatz für die Komponenten des Drehvektors im körperfesten System zu wählen

$$\begin{aligned} \omega'_1(t) &= \alpha_1 \text{cn}(\mu(t-t_0), k) \\ \omega'_2(t) &= \alpha_2 \text{sn}(\mu(t-t_0), k) \\ \omega'_3(t) &= \alpha_3 \text{dn}(\mu(t-t_0), k) \end{aligned} \quad (5.52)$$

Die JACOBischen elliptischen Funktionen sind *normiert*,

$$\text{sn}^2 + \text{cn}^2 = k^2 \text{sn}^2 + \text{dn}^2 = 1 \quad (5.53)$$

und erfüllen die Anfangsbedingungen

$$\operatorname{dn}(0, k) = \operatorname{cn}(0, k) = 1 \quad \text{und} \quad \operatorname{sn}(0, k) = 0. \quad (5.54)$$

Trägt man den Lösungsansatz (5.52) in die EULERSchen Kreisgleichungen ein, so erhält man folgende notwendigen Bedingungen an die Koeffizienten α_a und μ :

$$\begin{aligned} \mu \frac{\alpha_1}{\alpha_2 \alpha_3} &= \frac{C - B}{A} \\ \mu \frac{\alpha_2}{\alpha_3 \alpha_1} &= \frac{C - A}{B} \\ \mu k^2 \frac{\alpha_3}{\alpha_1 \alpha_2} &= \frac{B - A}{C}. \end{aligned} \quad (5.55)$$

Multiplizieren wir je zwei dieser Gleichungen, dann finden wir

$$\alpha_1^2 = \frac{\mu^2 k^2 BC}{(C - A)(B - A)}, \quad \alpha_2^2 = \frac{\mu^2 k^2 AC}{(C - B)(B - A)}, \quad \alpha_3^2 = \frac{\mu^2 AB}{(C - A)(C - B)}. \quad (5.56)$$

Es verbleiben noch die 2 Integrationskonstanten μ und k . Wir bestimmen sie, indem wir die Erhaltungssätze für die kinetische Energie und $\mathcal{L}_{\text{rot}}^2$ bei $t = t_0$ auswerten:

$$\begin{aligned} 2T_{\text{rot}} &\stackrel{(5.54)}{=} A\alpha_1^2 + C\alpha_3^2 = \frac{ABC\mu^2}{(C - A)(C - B)(B - A)} [(C - B)k^2 + (B - A)] \\ \ell^2 &\stackrel{(5.54)}{=} A^2\alpha_1^2 + C^2\alpha_3^2 = \frac{ABC\mu^2}{(C - A)(C - B)(B - A)} [(C - B)Ak^2 + (B - A)C]. \end{aligned} \quad (5.57)$$

Dividiert man die erste durch die zweite Gleichung dann gewinnt man eine Gleichung nur für k^2 und findet

$$k^2 = \frac{B - A}{C - B} \left[\frac{2T_{\text{rot}}C - \ell^2}{\ell^2 - 2AT_{\text{rot}}} \right], \quad \mu^2 = \frac{C - B}{ABC} [\ell^2 - 2AT_{\text{rot}}]. \quad (5.58)$$

$$\alpha_1^2 = \frac{2T_{\text{rot}}C - \ell^2}{A(C - A)}, \quad \alpha_2^2 = \frac{2T_{\text{rot}}C - \ell^2}{B(C - B)}, \quad \alpha_3^2 = \frac{\ell^2 - 2T_{\text{rot}}A}{C(C - A)}. \quad (5.59)$$

Mit den Formeln (5.50) für die Energie und den Drehimpuls folgt sofort

$$\begin{aligned} 2T_{\text{rot}}C - \ell^2 &= (C - A)A\omega_1'^2 + (C - B)B\omega_2'^2 \geq 0 \\ \ell^2 - 2T_{\text{rot}}A &= (B - A)B\omega_2'^2 + (C - A)C\omega_3'^2 \geq 0, \end{aligned} \quad (5.60)$$

oder daß die Quadrate k^2 und μ^2 , und mit (5.56) auch die Quadrate α_a^2 , positiv sind. Damit sind die Konstanten μ, k , und α_a alle reell.

Weiter unten werden wir sehen, daß $\operatorname{sn}(u, k)$ und $\operatorname{cn}(u, k)$ periodisch mit Periode $4K$ und $\operatorname{dn}(u, k)$ periodisch mit Periode $2K$ sind, wobei K das vollständige Integral erster Art ist,

$$K = \int_0^{\pi/2} \frac{d\theta}{\sqrt{1 - k^2 \sin^2 \theta}}. \quad (5.61)$$

Die Periodizität der Lösung in μt entspricht in der physikalischen Zeit t eine Periodizität

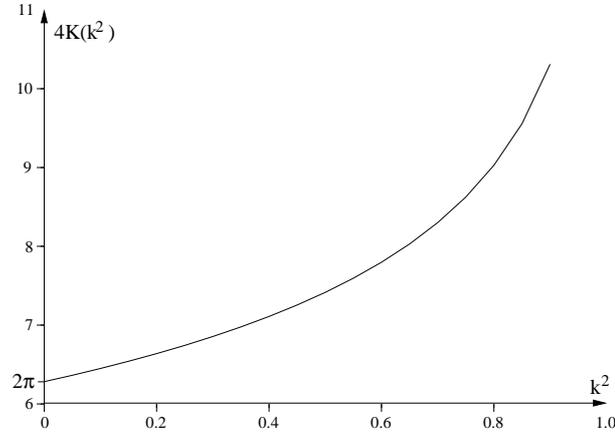


Abbildung 5.11: Das vollständige elliptische Integral erster Art.

der Periodenlänge

$$T = \frac{4K}{\mu} = 4K \sqrt{\frac{ABC}{(C-B)(\ell^2 - 2AT_{\text{rot}})}}.$$

Nach Ablauf der Zeit $T = 4K/\mu$ kehrt der Drehvektor $\mathfrak{w}(t)$ im körperfesten System wieder in seine Ausgangslage zur Zeit t_0 zurück. Im Fall des symmetrischen Kreisels ($A = B$) verschwindet nach (5.58) der Modulus k der JACOBI'schen elliptischen Funktionen. Diese entarten dann zu Kreisfunktionen und wir erhalten die früheren Resultate für den kräftefreien symmetrischen Kreisel.

5.5.1 Die elliptischen Funktionen von JACOBI und Theta-Funktionen

Die elliptischen Funktionen von JACOBI sind doppelt periodische Verallgemeinerungen der trigonometrischen Funktionen. Wegen

$$\text{cn}(u, k) = \sqrt{1 - \text{sn}^2(u, k)} \quad \text{und} \quad \text{dn}(u, k) = \sqrt{1 - k^2 \text{sn}^2(u, k)} \quad (5.62)$$

lautet die Differentialgleichung für sn

$$\frac{d \text{sn}}{du} = \sqrt{(1 - \text{sn}^2)(1 - k^2 \text{sn}^2)} \quad \text{oder} \quad du = \frac{d \text{sn}}{\sqrt{(1 - \text{sn}^2)(1 - k^2 \text{sn}^2)}}. \quad (5.63)$$

Damit ist u als Funktion von sn durch ein elliptisches Integral erster Gattung, nämlich durch

$$u = \int_0^{\text{sn}(u)} \frac{dy}{\sqrt{(1-y^2)(1-k^2y^2)}} \stackrel{y=\sin \theta}{=} \int_0^{\phi} \frac{d\theta}{\sqrt{1-k^2 \sin^2 \theta}}, \quad \text{sn}(u) = \sin \phi, \quad (5.64)$$

gegeben. Dabei haben wir stillschweigend $0 < k < 1$ vorausgesetzt. Noch etwas expliziter: die elliptischen Funktionen von JACOBI können als Inverse des elliptischen Integrals erster Gattung,

$$u(\phi, k) = \int_0^\phi \frac{d\theta}{\sqrt{1 - k^2 \sin^2 \theta}}, \quad \text{mit } k \in [0, 1], \quad (5.65)$$

wie folgt definiert werden:

$$\text{sn}(u, k) = \sin \phi, \quad \text{cn}(u, k) = \cos \phi \quad \text{und} \quad \text{dn}(u, k) = \sqrt{1 - (k \sin \phi)^2}. \quad (5.66)$$

Insbesondere für $k = 0$ und $k = 1$ sind es die wohlbekannteren Kreis- und Hyperbelfunktionen,

$$\begin{aligned} \text{sn}(u, 0) &= \sin u, & \text{cn}(u, 0) &= \cos u, & \text{dn}(u, 0) &= 1 \\ \text{sn}(u, 1) &= \tanh u, & \text{cn}(u, 1) &= \text{dn}(u, 1) = 1/\cosh u. \end{aligned} \quad (5.67)$$

Die Konstanten

$$K = K(k) = \int_0^{\pi/2} \frac{d\theta}{\sqrt{1 - k^2 \sin^2 \theta}} \quad \text{und} \quad K' = K(k'), \quad (5.68)$$

wobei k' das Komplement des Modulus k ist, $k^2 + k'^2 = 1$, spielen eine ähnliche Rolle wie $\pi/2$ für die Kreisfunktionen Sinus und Cosinus, und treten in den Verwandlungsformeln für die JACOBI'schen Funktionen auf:

	$u + K$	$u + iK'$	$u + K + iK'$	$u + 2K$	$u + 2iK'$	$u + 2K + 2iK'$
sn	$\text{cn } u / \text{dn } u$	$1 / k \text{sn } u$	$\text{dn } u / k \text{cn } u$	$-\text{sn } u$	$\text{sn } u$	$-\text{sn } u$
cn	$-k' \text{sn } u / \text{dn } u$	$-i \text{dn } u / k \text{sn } u$	$-ik' / k \text{cn } u$	$-\text{cn } u$	$-\text{cn } u$	$\text{cn } u$
dn	$-k' / \text{dn } u$	$-i \text{cn } u / \text{sn } u$	$ik' \text{sn } u / \text{cn } u$	$\text{dn } u$	$-\text{dn } u$	$-\text{dn } u$

Die Tabelle ist so zu verstehen, daß man, um zum Beispiel $\text{cn}(u + K + iK')$ durch eine Funktion von u auszudrücken, in die zweite Zeile und dritte Spalte eingeht und dann

$$\text{cn}(u + K + iK') = -i \frac{k'}{k \text{cn}(u)}$$

findet. Die Nullstellen, Pole und primitiven Perioden der elliptischen Funktionen sind bei

	Nullstellen	Pole	primitive Perioden
sn	$2nK + 2imK'$	$2nK + (2m + 1)iK'$	$4K, 2iK'$
cn	$(2n + 1)K + 2imK'$	$2nK + (2m + 1)iK'$	$4K, 2K + 2iK'$
dn	$(2nK + 1) + (2m + 1)iK'$	$2nK + (2m + 1)iK'$	$2K, 4iK'$

wobei n und m alle ganzen Zahlen durchlaufen. Es gelten folgende *Additionstheoreme*,

$$\begin{aligned} \text{sn}(u + v) &= \frac{\text{sn}(u)\text{cn}(v)\text{dn}(v) + \text{sn}(v)\text{cn}(u)\text{dn}(u)}{1 - k^2 \text{sn}^2(u)\text{sn}^2(v)} \\ \text{cn}(u + v) &= \frac{\text{cn}(u)\text{cn}(v) - \text{sn}(u)\text{sn}(v)\text{dn}(v)\text{dn}(u)}{1 - k^2 \text{sn}^2(u)\text{sn}^2(v)} \\ \text{dn}(u + v) &= \frac{\text{dn}(u)\text{dn}(v) - k^2 \text{sn}(u)\text{sn}(v)\text{cn}(u)\text{cn}(v)}{1 - k^2 \text{sn}^2(u)\text{sn}^2(v)}, \end{aligned} \quad (5.69)$$

welche für $k = 0$ in die bekannten Additionstheoreme für die Sinus- und Cosinus-Funktionen übergehen. Die Taylorentwicklungen bei $u = 0$ bis zur Ordnung 3 lauten

$$\begin{aligned}\operatorname{sn}(u, k) &= u - (1 + k^2) \frac{u^3}{3!} + \dots \\ \operatorname{cn}(u, k) &= 1 - \frac{u^2}{2!} + \dots \\ \operatorname{dn}(u, k) &= 1 - k^2 \frac{u^2}{2!} + \dots\end{aligned}\tag{5.70}$$

Bekannter als die meromorphen JACOBI'schen Funktionen sind die analytischen *Thetafunktionen*

$$\begin{aligned}\vartheta_1(v) &= i \sum_{n=-\infty}^{\infty} (-1)^n q^{(n-1/2)^2} e^{(2n-1)i\pi v} \\ &= 2q^{1/4} \sin i\pi v \prod_1^{\infty} (1 - q^{2n})(1 - q^{2n}e^{2i\pi v})(1 - q^{2n}e^{-2i\pi v})\end{aligned}\tag{5.71}$$

$$\begin{aligned}\vartheta_2(v) &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} q^{(n-1/2)^2} e^{(2n-1)i\pi v} \\ &= 2q^{1/4} \cos i\pi v \prod_1^{\infty} (1 - q^{2n})(1 + q^{2n}e^{2i\pi v})(1 + q^{2n}e^{-2i\pi v})\end{aligned}\tag{5.72}$$

$$\begin{aligned}\vartheta_3(v) &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} q^{n^2} e^{2ni\pi v} \\ &= \prod_1^{\infty} (1 - q^{2n})(1 + q^{2n-1}e^{2i\pi v})(1 + q^{2n-1}e^{-2i\pi v})\end{aligned}\tag{5.73}$$

$$\begin{aligned}\vartheta_0(v) &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} (-1)^n q^{n^2} e^{2ni\pi v} \\ &= \prod_1^{\infty} (1 - q^{2n})(1 - q^{2n-1}e^{2i\pi v})(1 - q^{2n-1}e^{-2i\pi v})\end{aligned}\tag{5.74}$$

Die Verwandlungstabelle für die Thetafunktionen hat die Form

	$v + \frac{1}{2}$	$v + \frac{\tau}{2}$	$v + \frac{1}{2} + \frac{\tau}{2}$	$v + 1$	$v + \tau$	$v + 1 + \tau$
ϑ_1	ϑ_2	$iA\vartheta_0$	$A\vartheta_3$	$-\vartheta_1$	$-B\vartheta_1$	$B\vartheta_1$
ϑ_2	$-\vartheta_1$	$A\vartheta_3$	$-iA\vartheta_0$	$-\vartheta_2$	$B\vartheta_2$	$-B\vartheta_2$
ϑ_3	ϑ_0	$A\vartheta_2$	$iA\vartheta_1$	ϑ_3	$B\vartheta_3$	$B\vartheta_3$
ϑ_0	ϑ_3	$iA\vartheta_1$	$A\vartheta_2$	ϑ_0	$-B\vartheta_0$	$-B\vartheta_0$

In dieser Tabelle haben wir

$$q = e^{i\pi\tau}, \quad A = e^{-i\pi(\tau/4+v)} \quad \text{und} \quad B = e^{-i\pi(\tau+2v)}$$

gesetzt. Die folgende Tabelle enthält die Nullstellen der Thetafunktionen und die zugehörigen

Werte von $e^{2i\pi v}$:

	v	$e^{2i\pi v}$
ϑ_1	$m + n\tau$	q^{2n}
ϑ_2	$(m + \frac{1}{2}) + n\tau$	$-q^{2n+1}$
ϑ_3	$(m + \frac{1}{2}) + (n + \frac{1}{2})\tau$	$-q^{2n+1}$
ϑ_0	$m + (n + \frac{1}{2})\tau$	q^{2n+1}

Wie oben durchlaufen m und n in der Tabelle alle ganzen Zahlen. Der Zusammenhang zwischen den Thetafunktionen und JACOBI's elliptischen Funktionen ist

$$\begin{aligned} \operatorname{sn}(2Kv) &= \frac{\vartheta_3(0) \vartheta_1(v)}{\vartheta_2(0) \vartheta_0(v)} \\ \operatorname{cn}(2Kv) &= \frac{\vartheta_0(0) \vartheta_2(v)}{\vartheta_2(0) \vartheta_0(v)} \\ \operatorname{dn}(2Kv) &= \frac{\vartheta_0(0) \vartheta_3(v)}{\vartheta_3(0) \vartheta_0(v)} \end{aligned} \quad (5.75)$$

Das vollständige Integral erster Gattung hat die Darstellung

$$K = \frac{\pi}{2} \vartheta_3^2(0) \quad \text{und} \quad iK' = \tau K. \quad (5.76)$$

Der Modulus und sein Komplement sind gegeben durch

$$\sqrt{k} = \frac{\vartheta_2(0)}{\vartheta_3(0)} \quad \text{und} \quad \sqrt{k'} = \frac{\vartheta_0(0)}{\vartheta_3(0)}, \quad (5.77)$$

so daß $k^2 + k'^2 = 1$ ist. Für weitere Eigenschaften der doppelperiodischen Funktionen sn , cn und dn verweise ich auf die Literatur [8]. In den Abbildungen 5.12 und (5.13) sind die elliptischen Funktionen von JACOBI für einige Werte von k geplottet. Der dabei benutzte

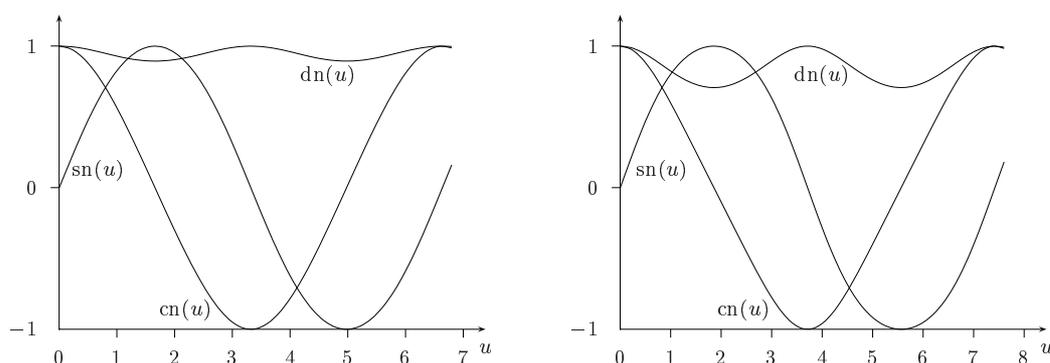


Abbildung 5.12: sn , cn und dn für $k^2 = 0.2$ und $4K = 6.6385$ (links) und für $k^2 = 0.5$ und $4K = 7.4163$ (rechts).

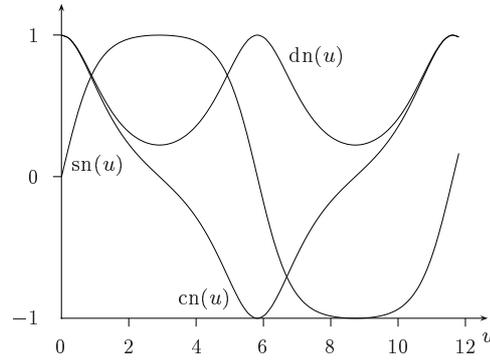


Abbildung 5.13: sn , cn und dn für $k^2 = 0.95$ und $4K = 11.6333$.

SCILAB-Code lautet:

```
x=0:0.2:8; y=real(%sn(x,0.2));
z=(1-y.*y)**(1/2); w=(1-0.2*y.*y)**(1/2);
X=[x;x;x]; Y=[y;z;w];
plot2d(X',Y');
```

5.5.2 Trägheitsdrehbewegung in den EULERSchen Winkeln

Wir wählen wieder \mathbf{e}_3 in Richtung des konstanten Drehimpulses, $\mathcal{L}_{\text{rot}} = \ell \mathbf{e}_3$, und benutzen die Relationen (5.36), also

$$(L'_a) = \ell \begin{pmatrix} \sin \vartheta \sin \psi \\ \sin \vartheta \cos \psi \\ \cos \vartheta \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} A\omega'_1 \\ B\omega'_2 \\ C\omega'_3 \end{pmatrix} \quad (5.78)$$

zwischen den Komponenten des Drehimpulses und denjenigen des Drehvektors im körperfesten System. Wir finden

$$\begin{aligned} \cos \vartheta &= \frac{C\omega'_3}{\ell} = \frac{C\alpha_3}{\ell} \operatorname{dn}(\mu(t-t_0), k) = \sqrt{\frac{C(\ell^2 - 2AT_{\text{rot}})}{\ell^2(C-A)}} \operatorname{dn}(\mu(t-t_0), k) \\ \tan \psi &= \frac{A\omega'_1}{B\omega'_2} = \frac{A\alpha_1}{B\alpha_2} \frac{\operatorname{cn}(\mu(t-t_0), k)}{\operatorname{sn}(\mu(t-t_0), k)} = \sqrt{\frac{A(C-B)}{B(C-A)}} \frac{\operatorname{cn}(\mu(t-t_0), k)}{\operatorname{sn}(\mu(t-t_0), k)}. \end{aligned} \quad (5.79)$$

Im Grenzfall $A = B$, d.h. für den symmetrischen Kreisel erhalten wir

$$\ell \cos \vartheta = \sqrt{\frac{C(\ell^2 - 2AT_{\text{rot}})}{C-A}} \cos \mu(t-t_0) \quad \text{und} \quad \tan \psi = \tan \mu(t-t_0).$$

Also ist $\psi = \mu t + \psi_0$. Berücksichtigt man noch (5.58) mit $A = B$ so finden wir die früheren Resultate (5.37) und (5.39) für den symmetrischen Kreisel.

Die Funktionen auf den rechten Seiten in (5.79) sind periodisch mit der Periode $2K$. $\operatorname{cn}/\operatorname{sn}$ hat Nullstellen bei $(2n+1)K$ und Pole bei $2nK$. Danach sind die EULERSchen Winkel ψ

und ϑ periodisch in der Zeit t . Den dritten EULERSchen Winkel $\varphi(t)$ bestimmt man, indem man ω'_1 in

$$(\omega'_a) = \begin{pmatrix} \cos \psi \dot{\vartheta} + \sin \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ -\sin \psi \dot{\vartheta} + \cos \psi \sin \vartheta \dot{\varphi} \\ \dot{\psi} + \cos \vartheta \dot{\varphi} \end{pmatrix} \quad (5.80)$$

mit $\sin \psi$ und ω'_2 mit $\cos \psi$ multipliziert und die resultierenden Gleichungen addiert,

$$\sin \psi \omega'_1 + \cos \psi \omega'_2 = \sin \vartheta \dot{\varphi}.$$

Wir lösen nach $\dot{\varphi}$ auf, erweitern mit $\ell^2 \sin \vartheta$ und erhalten dann

$$\dot{\varphi} = \ell \frac{\ell \sin \vartheta \sin \psi \omega'_1 + \ell \sin \vartheta \cos \psi \omega'_2}{\ell^2 \sin^2 \vartheta} \stackrel{(5.78)}{=} \ell \frac{A\omega_1'^2 + B\omega_2'^2}{A^2\omega_1'^2 + B^2\omega_2'^2} = \ell \frac{A\alpha_1^2 \operatorname{cn}^2 + B\alpha_2^2 \operatorname{sn}^2}{A^2\alpha_1^2 \operatorname{cn}^2 + B^2\alpha_2^2 \operatorname{sn}^2},$$

wobei wir bei der letzten Gleichung für die Winkelgeschwindigkeiten die Lösungen (5.52) einsetzen. Benutzen wir die Beziehung $\operatorname{sn}^2 + \operatorname{cn}^2 = 1$ und die Formeln (5.56) für die Konstanten α_1 und α_2 , so finden wir schlußendlich

$$\dot{\varphi} = \ell \frac{(C - B) + (B - A) \operatorname{sn}^2}{A(C - B) + C(B - A) \operatorname{sn}^2}. \quad (5.81)$$

Für den symmetrischen Kreisel mit $A = B$ erhalten wir wieder das Resultat $\varphi = \ell t/A + \varphi_0$ in (5.38). Für den unsymmetrischen Kreisel ergibt die unbestimmte Integration über die Zeit

$$\varphi(t) = \ell \int \frac{(C - B) + (B - A) \operatorname{sn}^2(\mu(t' - t_0), k)}{A(C - B) + C(B - A) \operatorname{sn}^2(\mu(t' - t_0), k)} dt'.$$

Der Winkel $\varphi(t)$ mit der sich die Knotenlinie in der raumfesten 1 – 2-Ebene dreht kann zerlegt werden in einen konstanten Anteil φ_0 , einen zeitproportionalen Anteil $\varphi_1 t$ und eine periodischen Anteil,

$$\varphi(t) = \varphi_0 + \varphi_1 t + \varphi_{\text{per}}(t).$$

Während sich $\varphi_1 t$ in der Zeitspanne $T' = 2\pi/\varphi_1$ um den vollen Winkel 2π ändert, ist die Periode T von φ_{per} gleich derjenigen von $\dot{\varphi}$, also

$$T = \frac{2K}{\mu} = 2K \sqrt{\frac{ABC}{(C - B)(\ell^2 - 2AT_{\text{rot}})}}.$$

Sie ist kommensurabel mit den Perioden der EULERSchen Winkel ϑ und ψ , hingegen im allgemeinen nicht mit T' . Das hat zur Folge, daß der asymmetrische Kreisel im allgemeinen nicht mehr in eine vorgegebene Anfangslage zurückkehrt.

Wir berechnen, wie sich die Drehmatrix (5.12), welche die raumfeste in die körperfeste Basis überführt, ändert, wenn $t \rightarrow t + T$ geht. Wegen

$$\varphi \longrightarrow \varphi + T\varphi_1, \quad \vartheta \longrightarrow \vartheta \quad \text{und} \quad \psi \longrightarrow \psi - \pi$$

folgt

$$\begin{aligned} R_3(\varphi)R_1(\vartheta)R_3(\psi) &\stackrel{t \rightarrow T + t}{\longrightarrow} R_3(T\varphi_1 + \varphi)R_1(\vartheta)R_3(\psi - \pi) \\ &= -R_3(T\varphi_1)R_3(\varphi)R_1(\vartheta)R_3(\psi), \end{aligned}$$

beziehungsweise

$$R(\varphi, \vartheta, \psi) \xrightarrow{t \rightarrow t+T} -R_3(T\varphi_1)R(\varphi, \vartheta, \psi). \quad (5.82)$$

Als Beispiel betrachten wir einen Quader mit Kantenlängen $L_1 = 3 \text{ cm}$, $L_2 = 2 \text{ cm}$ und $L_3 = 1 \text{ cm}$ und einer Massendichte von 2 g/cm^3 . Dieser hat die Hauptträgheitsmomente

$$(A, B, C) = \text{diag}(5, 10, 13) \text{ g cm}^2. \quad (5.83)$$

Neben den Hauptträgheitsmomenten geben wir die kinetische Energie und den Drehimpuls der Rotation vor. Wir messen ℓ in gcm^2/s , T_{rot} in gcm^2/s^2 und die Zeit in s. Anstelle der Energie und des Drehimpulses können wir nach (5.58) auch den Modulus k und μ vorgeben. Gemäß unseren Resultaten lauten die Lösungen

$$\begin{aligned} \cos \vartheta &= \frac{C\alpha_3}{\ell} \text{dn} \\ \tan \psi &= \sqrt{\frac{A(C-B) \text{cn}}{B(C-A) \text{sn}}} \\ \dot{\varphi} &= \ell \frac{(C-B) + (B-A) \text{sn}^2}{A(C-B) + C(B-A) \text{sn}^2}, \end{aligned} \quad (5.84)$$

wobei

$$\mu^2 = \frac{(C-B)(C-A)}{AB} \alpha_3^2, \quad k^2 = \frac{A}{C} \frac{B-A}{C-B} \frac{\alpha_1^2}{\alpha_3^2}, \quad \ell^2 = A^2 \alpha_1^2 + C^2 \alpha_3^2. \quad (5.85)$$

Für die Darstellung der numerischen Resultate ist es hilfreich $\mu = c \cdot K(k^2)$ zu wählen, so daß die Komponenten von \mathfrak{w} im körperfesten System eine feste Periode haben. Wir wählen $c = 1$ und äquivalent dazu $\mu = K(k^2)$. Dann ist die Periode 4. In der numerischen Berechnung gibt man neben μ und den Hauptträgheitsmomenten noch k und $t_0 = 0$ an. Daraus sind (bis auf φ_0) alle Elemente der Bewegung des freien Kreisels bestimmt:

$$(A, B, C, \mu, k, t_0 = 0) \longrightarrow K(k) \longrightarrow \alpha_a \longrightarrow \ell.$$

In der folgenden Abbildung (5.14) sind einige typische Bewegungen der EULERSchen Winkel während des Zeitintervalls $[t, t+T]$ für verschiedene Parameter geplottet. Neben den Werten für die Hauptträgheitsmomente in (5.83) haben wir auch die Bewegung des Kreisels für die Werte

$$(A, B, C) = \text{diag}(5, 25, 29) \text{ g cm}^3$$

untersucht.

Der Abbildung entnehmen wir, daß sich der Winkel ϑ zwischen dem raumfesten Drehimpuls und der dritten Hauptachsenrichtung \mathbf{e}'_3 wie erwartet periodisch mit der Periode T ändert. Der Winkel ψ nimmt während der Zeitspanne T um π ab. Der Kiesel dreht sich also mit der Kreisfrequenz π/T im Uhrzeigersinn um die bewegliche \mathbf{e}'_3 -Achse. Hätten wir $A > C$ gewählt, so würde er in die entgegengesetzte Richtung drehen. Wenn sie Bewegungen des unsymmetrischen kräftefreien Kreisels für verschiedene Parameter studieren wollen, so dürfte der folgende SCILAB/MATLAB-CODE von Nutzen sein⁴:

⁴// steht vor Kommentaren.

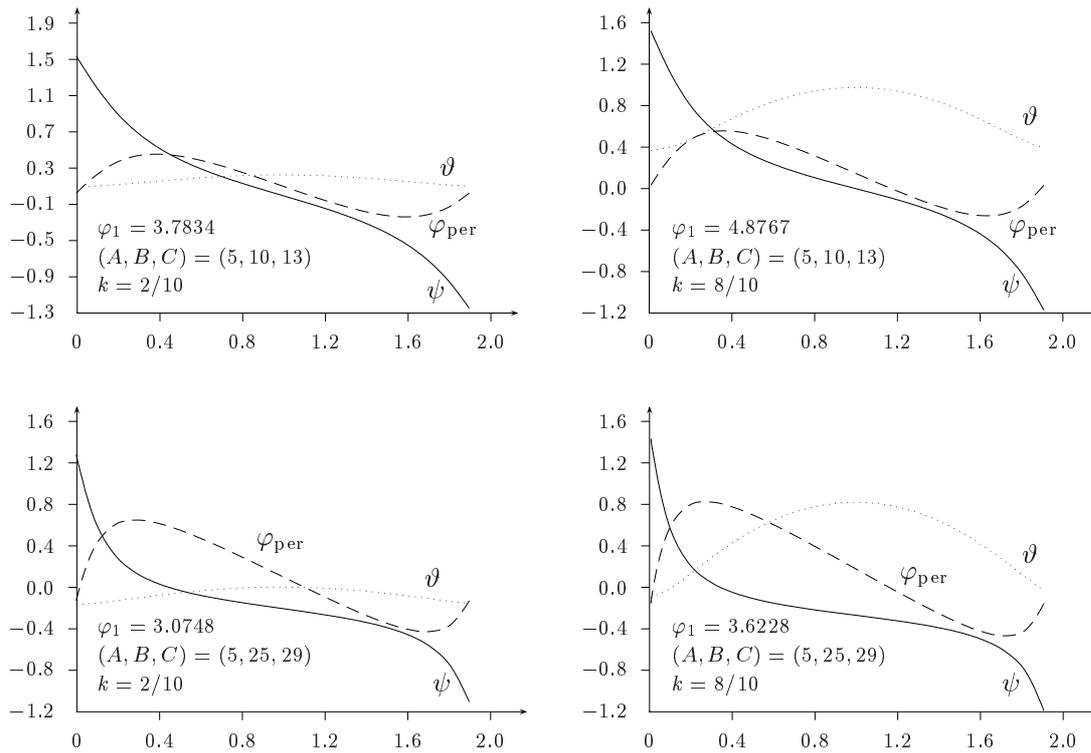


Abbildung 5.14: Die Zeitentwicklung der Eulerschen Winkel für verschiedene Hauptträgheitsmomente und Werte von k . Die oberen zwei Abbildungen gehören zu $(A, B, C) = (5, 10, 13)$ und die unteren zu $(A, B, C) = (5, 25, 29)$. Jeweils eingetragen ist die Steigung φ_1 des zeitproportionalen Anteils $\varphi_1 t$ zu $\varphi(t)$. Der Winkel ϑ ist periodisch und $\psi(0) - \psi(T) = \pi$.

SCILAB-Code zum Studium der Kreiselbewegung:

```

a=5;b=13;c=13;k=2/10; //  $\beta = \alpha_1/\alpha_3$ 
beta=sqrt(c*(c-b)/(a*(b-a)))*k;
ks=k*k;
// Vollständiges ell. Integral
K=%k(ks);
//  $\alpha_3, \alpha_1$  und  $\ell$ 
aldrei=sqrt(a*b/((c-b)*(c-a)))*K;
aleins=beta*aldrei;
ell=sqrt(a**2*aleins**2+c**2*aldrei**2);
// Koeffizienten berechnen
apsi=sqrt(a*(c-b)/(b*(c-a)));
atheta=c*aldrei/ell;
// Die Zeitpunkte berechnen
x=0.01:0.03:1.99;
// elliptische Funktionen und Winkel  $\psi, \vartheta$ 
sn=real(%sn(K*x,ks));
cn=sign((1-x)).*(1-sn.*sn)**(1/2);
u=apsi*cn./sn;
psi=atan(u);
dn=(1-ks*sn.*sn)**(1/2);

```

```

w=atheta*dn;
theta=acos(w);
// Lösung der Differentialgleichung für φ
deff('[ydot]=f(t,y)', 'ydot=ell*((c-b) + (b-a)*(real(%sn(K*t,ks)))**2)./. . .
(a*(c-b)+c*(b-a)*(real(%sn(K*t,ks)))**2)');
phi=ode(0,0,x,f);
// Berechnung des periodischen Anteils von φ
[min,max]=size(x);
xmin=x(min);xmax=x(max);
phimin=phi(min);phimax=phi(max);
steigung=(phimax-phimin)/(xmax-xmin);
phip=phi-steigung*x;
// Vorbereitung der Ausgabe
X=[x;x;x];Y=[psi;theta;phip];
// Figur setzen und plotten
xsetech([0,0,0.5,0.5]);
plot2d(X',Y');
// Beschriftung
xstring(0.1,-1.2,'(A,B,C)=(5,10,13), k=8/10');
// Zur nachträglichen Bearbeitung
xset();

```

5.6 Der schwere symmetrische Kreisel I

Als weiteres Beispiel für die Anwendung der Methoden der Dynamik starrer Körper betrachten wir die Bewegung eines symmetrischen Kreisels, der sich in einem Gravitationsfeld befindet und von dem ein Punkt auf der Symmetrieachse im Raum fixiert ist. Einen solchen schweren Kreisel bezeichnet man als *LAGRANGE-Kreisel*. Eine Vielzahl physikalischer Systeme vom Kinderkreisel bis zu komplizierten gyroskopischen Navigationsinstrumenten werden durch einen schweren symmetrischen Kreisel näherungsweise beschrieben. Sowohl wegen seiner praktischer Anwendungen als auch wegen der Illustration der entwickelten Verfahren verdient die Bewegung des schweren symmetrischen Kreisels eine ausführliche Erläuterung. In diesem Abschnitt werden die Konstanten der Bewegung abgeleitet. Die Bewegungsformen des Kreisels werden dann später im Rahmen des LAGRANGE-Formalismus diskutiert.

Wir wählen als Ursprung des Koordinatensystems den Stützpunkt anstelle des Schwerpunktes. Der Ortsvektor des Schwerpunktes sei

$$\mathfrak{R} = s\mathbf{e}'_3 \quad (5.86)$$

Wir wollen hier den symmetrischen Kreisel untersuchen mit $A = B \neq C$ wobei A, B und C die Hauptträgheitsmomente bezüglich des Stützpunktes seien. Das Moment C bezüglich dieses Punktes ist gleich dem Moment C bezüglich des Schwerpunktes. Die beiden Hauptträgheitsmomente A und B sind nach dem Satz von STEINER gleich denjenigen bezüglich des Schwerpunktes plus $M s^2$.

Ganz analog wie in Abschnitt (5.4) zeigt man, daß auch für den gestützten Kreisel die

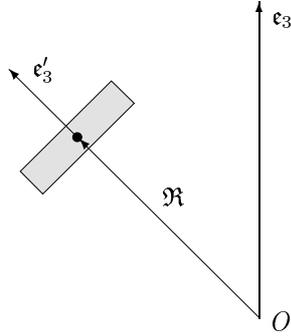


Abbildung 5.15: Der schwere symmetrische Kreisel.

Eulerschen Bewegungsgleichungen

$$\dot{\mathcal{L}}_{\text{rot}} = \mathfrak{M} \quad (5.87)$$

gelten, wobei sich hier der Drehimpuls und das Drehmoment der äußeren Kräfte auf den ruhenden Stützpunkt beziehen. Der dritte Basisvektor \mathbf{e}_3 zeige nach oben. Dann berechnet sich das vom homogenen Schwerfeld herrührende Drehmoment gemäß

$$\mathfrak{M} = \sum \mathbf{r}_i \wedge \mathfrak{F}_i^{(a)} = -g \sum m_i \mathbf{r}_i \wedge \mathbf{e}_3 = -g \left(\sum m_i \mathbf{r}_i \right) \wedge \mathbf{e}_3 = -gM \mathfrak{R} \wedge \mathbf{e}_3. \quad (5.88)$$

Also steht \mathfrak{M} senkrecht auf \mathbf{e}_3 und senkrecht auf \mathbf{e}'_3 . Entsprechend ist $\mathbf{e}_3 \cdot \mathcal{L}_{\text{rot}} = L_3$ eine Konstante der Bewegung,

$$\dot{L}_3 = 0 \quad \text{oder} \quad L_3 = \text{const.} \quad (5.89)$$

Für den schweren symmetrischen Kreisel ist aber auch die Komponente des Drehimpulses in Richtung der zeitabhängigen Figurenachse \mathbf{e}'_3 konstant:

$$\dot{L}'_3 + \underbrace{(B - A) \omega'_1 \omega'_2}_{=0} \stackrel{(5.46)}{=} M'_3 = 0.$$

Damit ergibt sich die weitere Konstante der Bewegung

$$\dot{L}'_3 = 0 \quad \text{oder} \quad L'_3 = \text{const.} \quad (5.90)$$

Neben L_3 und L'_3 ist auch die Energie des Kreisels zeitunabhängig. Diese ist die Summe der kinetischen Energie der Drehbewegung um den Stützpunkt und der potentiellen Energie im konstanten Schwerfeld,

$$\begin{aligned} E &= T + V = \text{const.} \\ T &= \frac{1}{2} A (\omega_1'^2 + \omega_2'^2) + \frac{1}{2} C \omega_3'^2 \\ V &= g \sum m_i \mathbf{e}_3 \cdot \mathbf{r}_i = gM \mathbf{e}_3 \cdot \mathfrak{R} = Mgs \mathbf{e}_3 \cdot \mathbf{e}'_3. \end{aligned} \quad (5.91)$$

Wiederum benutzen wir EULERwinkel, um die Orientierung des körperfesten Systems \mathbf{e}'_a bezüglich des Raumfesten Systems \mathbf{e}_a festzulegen. Mit $L'_3 = C\omega'_3$ schreibt sich wegen (5.13) die erste Konstante der Bewegung gemäß

$$L'_3 = C(\dot{\psi} + \cos \vartheta \dot{\varphi}). \quad (5.92)$$

Die zweite Konstante der Bewegung kann wie folgt berechnet werden,

$$L_3 = \mathbf{e}_3 \cdot \mathcal{L}_{\text{rot}} = \mathbf{e}_3 \cdot \mathbf{e}'_a L'_a = R_{3a} L'_a = A(R_{31}\omega'_1 + R_{32}\omega'_2) + C\omega'_3 R_{33}.$$

Der letzte Term ist proportional zu L'_3 und der erste ist leicht zu berechnen, wenn man $AR_{33}\omega'_3$ addiert und wieder subtrahiert. Man findet

$$L_3 = A\omega_3 + (C - A) \cos \vartheta \omega'_3 = A \sin^2 \vartheta \dot{\varphi} + L'_3 \cos \vartheta. \quad (5.93)$$

Die kinetische Energie des symmetrischen Kreisels haben wir früher in (5.27) berechnet. Mit $\mathbf{e}_3 \cdot \mathbf{e}'_3 = \cos \vartheta$ ist auch die potentielle Energie als Funktion des EULERwinkels ϑ bekannt, so daß

$$E = \frac{A}{2} (\dot{\vartheta}^2 + \sin^2 \vartheta \dot{\varphi}^2) + \frac{C}{2} (\dot{\psi} + \cos \vartheta \dot{\varphi})^2 + Mgs \cos \vartheta. \quad (5.94)$$

Für die weitere Diskussion des schweren symmetrischen Kreisels ist es vorteilhaft, den LAGRANGESchen Formalismus zu benutzen. Diesen werden wir in den folgenden Kapiteln kennenlernen.