

## Kapitel 10: Der starre Körper

Wir kehren nun wieder zur nichtrelativistischen Physik zurück und wenden uns **starrten Körpern**, d.h. ausgedehnten Körpern, die (näherungsweise) nicht deformiert werden, zu.

**Beispiele:** Kinderkreisel, Tennisschläger, Bumerang, Frisbee, Flugzeug  
Himmelskörper: Erde, Mond, Raumstation, ...

Vernachlässigung: innere Freiheitsgrade, insbesondere Schwingungen (auch Gezeiten auf Erde)

### 10.1 Anzahl der Freiheitsgrade

Offensichtlich kann die Lage eines starren Körpers durch die Position eines beliebigen körperfesten Punktes sowie die Orientierung des Körpers angegeben werden, wobei letztere durch eine Drehmatrix relativ zu einer Ausgangsorientierung zu parametrisieren ist.

Insgesamt ergeben sich  $3 + 3 = 6$  **Freiheitsgrade**

Im Folgenden verwenden wir eine **diskrete Notation**, d.h. denken uns den starren Körper aus  $N$  Teilchen mit Massen  $m_i$  (und ggf. Ladungen  $q_i$ ) zusammengesetzt.

Bemerkungen: (i) Zur realistischen Beschreibung müsste man Grenzübergänge wie  $\sum_i \vec{x}_i m_i \rightarrow \int d^3x \vec{x} \rho(\vec{x})$  durchführen.

(ii) Für  $N > 2$  müssen  $3N - 6$  unabhängige innere Zwangsbedingungen der Form  $|\vec{x}_i - \vec{x}_j| = l_{ij}$  vorliegen.

Standard-Parametrisierung:

$$\vec{x}_i(t) = \vec{x}_M(t) + D(\vec{\mathcal{J}}(t)) [\vec{x}_i(0) - \vec{x}_M(0)]$$

mit dem Schwerpunkt  $\vec{x}_M(t) \equiv \frac{1}{M} \sum_{i=1}^N m_i \vec{x}_i(t)$ ;  $M \equiv \sum_{i=1}^N m_i$

und der Drehmatrix  $D$ , die durch die 3 „Winkel“  $\vec{\mathcal{J}} = (\mathcal{J}_1, \mathcal{J}_2, \mathcal{J}_3)$  festgelegt wird.

( $\leadsto$  6 verallgemeinerte Koordinaten  $\vec{q} \equiv (\vec{x}_M, \vec{\mathcal{J}})$ )

Beachte: die Definition der Drehmatrix kann zwar, wie in Theorie I eingeführt als

(i)  $\vec{\mathcal{J}} = (\alpha, \vartheta, \varphi)$ ;  $D(\vec{\mathcal{J}}) = R(\vec{u}) = R(\alpha \hat{\alpha})$ ;  $\hat{\alpha} = \begin{pmatrix} \sin(\vartheta) \cos(\varphi) \\ \sin(\vartheta) \sin(\varphi) \\ \cos(\vartheta) \end{pmatrix}$   
erfolgen. Alternativ hat sich jedoch

(ii) die Parametrisierung

$$D(\vec{\mathcal{J}}) \mathcal{O} \equiv R(\vartheta_3 \hat{e}_3) R(\vartheta_2 \hat{e}_1) R(\vartheta_1 \hat{e}_3) \equiv R_3 R_2 R_1$$

(mit zeitunabhängiger orthogonaler Transformation  $\mathcal{O}$ ) bewährt.  $\vec{\mathcal{J}} = (\vartheta_1, \vartheta_2, \vartheta_3)$  heißen Euler-Winkel.

Die nachfolgenden Überlegungen sind weitgehend unabhängig von der Parametrisierung der Drehmatrix.

Durch externe Zwangsbedingungen kann die Zahl der Freiheitsgrade weiter (auf  $f < 6$ ) reduziert werden:

bei dem starren Rotator wird ein Punkt  $\vec{x}_0$  des Körpers festgehalten  $\rightarrow \vec{x}_i(t) = \vec{x}_0 + D/U(t)[\dot{x}_i(0) - \dot{x}_0]$   
 $\rightarrow f = 3$  Freiheitsgrade; unter Einwirkung der Schwerkraft heisst dieser (hier) **Kreisel**.

$f = 2$  Freiheitsgrade sind möglich, wenn z.B. bei dem starren Rotator zusätzlich die Rotation um eine körperfeste Achse unterbunden ist.

Falls der starre Rotator / Kreisel nur um eine Achse (durch  $\vec{x}_0$ ) drehbar ist, erhält man das **physikalische Pendel**.

## 10.2 Kinetische Energie und Drehimpuls

Um die volle Lagrange-Funktion  $L(\dot{q}, \ddot{q}, t)$  zu konstruieren, betrachten wir zunächst die kinetische

Energie. Wir definieren  $\vec{\xi}_i(t) \equiv \vec{x}_i(t) - \vec{x}_m(t)$  (für Massenschwerpunkt  $\vec{x}_m$ ), sowie  $\vec{\xi}_i \equiv \vec{\xi}_i(0)$

$$\rightarrow \vec{x}_i(t) = \vec{x}_m(t) + \vec{\xi}_i(t) = \vec{x}_m(t) + D(U(t)) \vec{\xi}_i$$

(Nach Definition gilt:  $\sum_i m_i \vec{\xi}_i = \sum_i m_i \vec{\xi}_i(0) = 0$ )

Für die **kinetische Energie** finden wir mit  $\dot{x}_i = \dot{x}_m + D \dot{\xi}_i$

$$T = \sum_{i=1}^N \frac{1}{2} m_i |\dot{x}_i|^2 = \sum_{i=1}^N \frac{1}{2} m_i (\dot{x}_m + D \dot{\xi}_i)^2$$

$$= \frac{1}{2} M \dot{\vec{x}}_M^2 + \sum_{i=1}^N \frac{1}{2} m_i |\dot{\vec{\xi}}_i|^2 + \underbrace{\sum_{i=1}^N m_i \dot{\vec{x}}_M \cdot \dot{\vec{\xi}}_i}_{= \dot{\vec{x}}_M \cdot \dot{D} \sum_{i=1}^N m_i \vec{\xi}_i = 0}$$

$$\equiv T_{tr}(\dot{\vec{x}}_M) + T_{rot}(\vec{V}, \vec{J})$$

Die Translations- und Rotationsanteile von  $T$  entkoppeln also (nur!), falls als Bezugspunkt der Schwerpunkt  $\vec{x}_M$  gewählt wird.

Wegen  $DD^T = \mathbb{1} = D^T D$  können wir umschreiben:

$$\dot{D} \vec{\xi}_i = (\dot{D} D^T) D \vec{\xi}_i = \dot{D} D^T \vec{\xi}_i$$

$$T_{rot} = \sum_i \frac{1}{2} m_i |\dot{D} \vec{\xi}_i|^2 = \sum_i \frac{1}{2} m_i |\underline{\dot{D} D^T} \vec{\xi}_i|^2 = \sum_i \frac{1}{2} m_i |\underline{\dot{D} D^T} \vec{\xi}_i|^2$$

Die Produkte  $D^T \dot{D}$  und  $\dot{D} D^T$  sind antisymmetrisch:

$$\mathbb{1} = D^T D \Rightarrow \dot{D}^T D + D^T \dot{D} = (D^T \dot{D})^T + D^T \dot{D} = 0$$

$$\mathbb{1} = D D^T \Rightarrow \dot{D} D^T + D \dot{D}^T = \dot{D} D^T + (\dot{D} D^T)^T = 0$$

Mit den Bezeichnungen  $\Omega \equiv -\dot{D} D^T$ ,  $\bar{\Omega} \equiv -D^T \dot{D}$  können wir also schreiben:  $\Omega_{\alpha\beta} = \varepsilon_{\alpha\beta\gamma} \omega_\gamma$  bzw.

$\bar{\Omega}_{\alpha\beta} = \varepsilon_{\alpha\beta\gamma} \bar{\omega}_\gamma$ , wobei die Vektoren  $\vec{\omega}$ ,  $\vec{\bar{\omega}}$  durch

$$\omega_\alpha \equiv \frac{1}{2} \varepsilon_{\alpha\beta\gamma} \Omega_{\beta\gamma}; \quad \bar{\omega}_\alpha \equiv \frac{1}{2} \varepsilon_{\alpha\beta\gamma} \bar{\Omega}_{\beta\gamma}$$

definiert sind (bei  $\alpha, \beta, \gamma \in \{1, 2, 3\}$ ).

Es folgen die Eigenschaften

$$(\Omega \vec{\xi})_\alpha = \varepsilon_{\alpha\beta\gamma} \xi_\beta \omega_\gamma = (\vec{\xi} \times \vec{\omega})_\alpha$$

$$\Rightarrow \Omega \vec{\xi} = -\vec{\omega} \times \vec{\xi} \quad \text{bzw.} \quad \bar{\Omega} \vec{\xi} = -\vec{\bar{\omega}} \times \vec{\xi}$$

für beliebige Vektoren  $\vec{\xi}_i, \vec{\xi}_j$ .

(Insbesondere gilt:  $\Omega \vec{w} = \vec{0} = \bar{\Omega} \vec{w}$ ).

Aus der Identität  $\dot{\vec{\xi}}_i(t) = \dot{D} D^T \vec{\xi}_i = -\Omega \vec{\xi}_i = \vec{w} \times \vec{\xi}_i$  schliessen wir, dass  $\vec{w}$  die (momentane) Winkelgeschwindigkeit der Rotation darstellt.

**Achtung:** i.A. ist  $\vec{w} \neq \dot{\vec{J}}$ !

**Beachte:** die ungestrichenen Größen  $\vec{\xi}_i, \vec{w}, \Omega$  beziehen sich auf das „raumfeste“ Koordinatensystem, ein Inertialsystem. Die gestrichenen Größen  $\vec{\xi}_i, \vec{w}, \bar{\Omega}$  beziehen sich dagegen auf das „körperfeste“ Koordinatensystem, das i.A. beschleunigt ist.

Die Drehmatrix  $D$  transformiert zwischen beiden Koordinatensystemen: Ähnlichkeitsrafo

$$\vec{w} = D \vec{w}; \quad \Omega = -\dot{D} D^T = D(-D^T \dot{D}) D^T = \overbrace{D \bar{\Omega} D^T}^{22.09}$$

Allgemein werden Vektoren wie  $\vec{v} = D \vec{v}$  und Matrizen (Tensoren 2. Stufe) wie  $M = D \bar{M} D^T$  transformiert.

**Spezialfall:**  $\Omega$  zeitunabhängig  $\leadsto \vec{w} = \vec{w}, \Omega = \bar{\Omega}$   
und  $D = e^{-\Omega t} = R(\vec{w}t)$  (s. Skript)

# Theorie II: Vorlesung 28

Notiztitel

04.02.2009

(Fortsetzung 10.2)

Die kinetische Energie lässt sich nun mit  $\vec{\omega}$  schreiben:

$$\begin{aligned} T_{\text{rot}} &= \sum_i \frac{1}{2} m_i |\dot{D} D^T \vec{\xi}_i|^2 = \sum_i \frac{1}{2} m_i |\vec{\omega} \times \vec{\xi}_i|^2 \\ &= \sum_i \frac{1}{2} m_i [\vec{\omega}^2 \xi_i^2 - (\vec{\omega} \cdot \vec{\xi}_i)^2] = \frac{1}{2} \vec{\omega}^T \mathbf{I} \vec{\omega} \end{aligned}$$

mit Trägheitstensor  $\mathbf{I}(t) \equiv \sum_{i=1}^N m_i (\xi_i^2 \mathbb{1} - \vec{\xi}_i \vec{\xi}_i^T)$  Dyade

Für eine beschränkte Massenverteilung ( $|\vec{\xi}_i| \leq \xi_{\text{max}} \forall i$ )

gilt die Ungleichung:  $0 \leq \text{Sp}(\mathbf{I}) = 2 \sum_i m_i \xi_i^2 \leq 2M \xi_{\text{max}}^2$

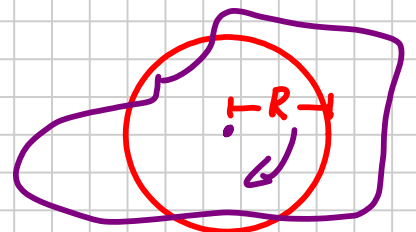
Aus dem Trägheitstensor lässt sich das **Trägheitsmoment** für Rotationen um eine beliebige feste Achse (durch den Bezugspunkt, hier  $\vec{x}_m$ ) gewinnen:

$$\begin{aligned} \mathcal{J}_{\vec{x}_m + \lambda \vec{e}} &= \vec{e}^T \mathbf{I} \vec{e} = \sum_{i=1}^N m_i |\vec{e} \times \vec{\xi}_i|^2 = \sum_i m_i |\xi_{i\perp}|^2 \\ \text{wobei } \vec{\xi}_{i\perp} &\equiv \vec{\xi}_i - (\vec{\xi}_i \cdot \vec{e}) \vec{e} \end{aligned}$$

$$\leadsto T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \omega^2 \mathcal{J}_{\vec{x}_m + \lambda \vec{e}}$$

Wir definieren noch den **Gyrationsradius**  $R_{\vec{x}_m + \lambda \vec{e}}$

durch  $\mathcal{J}_{\vec{x}_m + \lambda \vec{e}} = M R_{\vec{x}_m + \lambda \vec{e}}^2$



Wichtig: mithilfe von  $\mathbf{I}$  und  $\vec{\omega}$  lässt sich (neben  $T_{\text{rot}}$ ) auch der Drehimpuls ausdrücken:

$$\begin{aligned}\vec{L} &= \sum_{i=1}^N m_i \vec{x}_i \times \dot{\vec{x}}_i = \sum_{i=1}^N m_i (\vec{x}_m + \vec{\xi}_i) \times (\dot{\vec{x}}_m + D D \dot{\vec{\xi}}_i) \\ &= M \vec{x}_m \times \dot{\vec{x}}_m + \sum_{i=1}^N m_i \vec{\xi}_i \times (\dot{\vec{\omega}} + \dot{\vec{\xi}}_i) \\ &\equiv \vec{L}_{\text{tr}} + \vec{L}_{\text{rot}}\end{aligned}$$

mit  $\underline{\vec{L}}_{\text{rot}} = \sum_{i=1}^N m_i (\xi_i^2 \vec{\omega} - \vec{\xi}_i (\vec{\xi}_i \cdot \vec{\omega})) = \underline{\mathbf{I}} \vec{\omega}$

Der Massentensor  $\mathbf{I}$  enthält also genau die Eigenschaften des starren Körpers, die für beliebige (freie) Rotationen um den Schwerpunkt wichtig sind (mit nur 6 Parametern). **Problem:**  $\mathbf{I} = \mathbf{I}(t)$

Deswegen Transformation auf körperfeste Koordinaten:

$$\begin{aligned}\mathbf{I} &= \sum_{i=1}^N m_i [ (D \vec{\xi}_i)^2 \mathbb{1} - D (\vec{\xi}_i \vec{\xi}_i^T) D^T ] \\ &= D \left[ \sum_{i=1}^N m_i (\xi_i^2 \mathbb{1} - \xi_i \xi_i^T) \right] D^T \equiv D \bar{\mathbf{I}} D^T\end{aligned}$$

(normale Trafo für Matrizen:  $M = D \bar{M} D^T$ )

Offensichtlich ist  $\bar{\mathbf{I}}$  zeitunabhängig. Einsetzen von  $\vec{\omega} = D \bar{\omega}$  liefert nun:

(Skalar)  $T_{\text{rot}} = \bar{T}_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \bar{\omega}^T \bar{\mathbf{I}} \bar{\omega}$

(Vektor)  $\vec{L}_{\text{rot}} = D \bar{\vec{L}}_{\text{rot}}$  mit  $\bar{\vec{L}}_{\text{rot}} \equiv \bar{\mathbf{I}} \bar{\omega}$

Es gilt:  $\bar{L}_{\text{rot}} = \frac{\partial \bar{T}_{\text{rot}}}{\partial \bar{\omega}}$ ;  $\bar{L}_{\text{rot}} = \frac{\partial T_{\text{rot}}}{\partial \bar{\omega}}$

Eine weitere Vereinfachung kann durch eine **Diagonalisierung** des Trägheitstensors  $\bar{I}$  mittels einer orthogonalen Transformation  $\mathcal{O}$  erreicht werden:

$$\mathcal{O}^T \bar{I} \mathcal{O} = \bar{\bar{I}} = \begin{pmatrix} j_1 & 0 & 0 \\ 0 & j_2 & 0 \\ 0 & 0 & j_3 \end{pmatrix}; \quad \bar{I} = \mathcal{O} \bar{\bar{I}} \mathcal{O}^T$$

Die Diagonalelemente  $j_1, j_2, j_3$  heißen **Hauptträgheitsmomente**, die zugehörigen Achsen (d.h. die Eigenvektoren von  $\bar{I}$  bzw.  $\bar{\bar{I}}$ ) **Hauptträgheitsachsen**.

Wir führen einen zweiten Satz von körperfesten Koordinaten ein:  $\bar{\bar{\xi}}_i = \mathcal{O}^T \bar{\xi}_i$  ( $\leadsto \bar{\xi}_i = D \bar{\bar{\xi}}_i = D \mathcal{O} \bar{\xi}_i$ )

Offensichtlich gelten obige Aussagen für einfach gestrichelte Größen auch für den spezielleren Fall der neuen ortsfesten Koordinaten, z.B.:

$$\bar{\bar{I}} = \sum_{i=1}^3 m_i (\bar{\bar{\xi}}_i^2 \mathbb{1} - \bar{\bar{\xi}}_i \bar{\bar{\xi}}_i^T); \quad \bar{\bar{L}}_{\text{rot}} = \frac{\partial \bar{\bar{T}}_{\text{rot}}}{\partial \bar{\bar{\omega}}}$$

Zusätzlich finden wir aber:

$$T_{\text{rot}} = \bar{T}_{\text{rot}} = \bar{\bar{T}}_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \bar{\bar{\omega}}^T \bar{\bar{I}} \bar{\bar{\omega}} = \frac{1}{2} (j_1 \bar{\omega}_1^2 + j_2 \bar{\omega}_2^2 + j_3 \bar{\omega}_3^2)$$

und  $\bar{\bar{L}}_{\text{rot}} = \bar{\bar{I}} \bar{\bar{\omega}} = (j_1 \bar{\omega}_1, j_2 \bar{\omega}_2, j_3 \bar{\omega}_3)$

Speziell gilt für einen generischen starren Körper mit  $j_1 \neq j_2 \neq j_3 \neq j_1$ :

$$\vec{L} \parallel \vec{\omega} \quad \text{falls} \quad \vec{\omega} = |\vec{\omega}| \hat{e}_{i_0} = |\omega| \hat{e}_{i_0} \quad \text{für } i_0 \in \{1, 2, 3\}$$

$$\Leftrightarrow \vec{L} \parallel \vec{\omega}$$

$$\vec{L} \nparallel \vec{\omega} \quad \text{bzw.} \quad \vec{L} \nparallel \vec{\omega} \quad \text{sonst.}$$

Im freien Fall ist  $\vec{L}$  erhalten  $\leadsto \vec{\omega}$  ist nur dann erhalten, falls es parallel zu einer Hauptträgheitsachsen liegt.

Insgesamt:  $\xi(t) = D(t) \circ \overset{\text{genauer: } D(\vec{V}(t))}{\xi}; \quad \vec{\omega}(t) = D(t) \circ \vec{\omega}(t)$

$$\Omega(t) = (D(t) \circ) \vec{\Omega}(t) (D(t) \circ)^T$$

Konkrete Parametrisierung von DO z.B. mit Eulerwinkeln (siehe 10.1, 10.4).

Für einen allgemeinen Lagrange-Formalismus benötigen wir noch  $T(\dot{x}_m, \vec{V}, \vec{V})$ , statt  $T(\dot{x}_m, \vec{V}, \vec{\omega})$ . Dazu

$$\begin{aligned} \omega_\alpha &= \frac{1}{2} \epsilon_{\alpha\beta\gamma} \Omega_{\beta\gamma} = \frac{1}{2} \epsilon_{\alpha\beta\gamma} D_{\beta\delta} (\dot{V}^T)_{\delta\gamma} \\ &= \frac{1}{2} \epsilon_{\alpha\beta\gamma} D_{\beta\delta} \frac{\partial V_{\gamma\delta}}{\partial V_\eta} \dot{V}_\eta \end{aligned}$$

$$\leadsto \vec{\omega} = W(\vec{V}) \dot{V} \quad \text{mit} \quad W_{\alpha\eta}(\vec{V}) \equiv \frac{1}{2} \epsilon_{\alpha\beta\gamma} D_{\beta\delta} \frac{\partial V_{\gamma\delta}}{\partial V_\eta}$$

Mithilfe des (Teil)\* Massentensors

$$M(\vec{v}) = W(\vec{v})^T I W(\vec{v})$$

erhalten wir den vertrauten Ausdruck für die kinetische Energie:

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \vec{w}^T I \vec{w} = \frac{1}{2} \dot{\vec{v}}^T M(\vec{v}) \dot{\vec{v}}$$

Dieser lässt sich wiederum transformieren:

$$\vec{w} = \bar{W} \dot{\vec{v}} \quad \text{mit} \quad \bar{W}(\vec{v}) \equiv D^T W(\vec{v})$$

$$\leadsto M(\vec{v}) = \bar{W}(\vec{v})^T \bar{I} \bar{W}(\vec{v}) \quad (= \bar{W}(\vec{v})^T \bar{I} \bar{W}(\vec{v}))$$

(s. Skript)

Mit  $\vec{q} = (\vec{x}_m, \vec{v})$ ;  $\dot{\vec{q}} = (\dot{\vec{x}}_m, \dot{\vec{v}})$  lautet der (Gesamt-) Massentensor also:

$$M_{\text{ges}}(\vec{q}, t) = M_{\text{ges}}(\vec{v}(t)) = \begin{pmatrix} M & 0 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & m & 0 & \dots & 0 \\ 0 & 0 & m' & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & \dots & \dots & \dots & M(\vec{v}) \end{pmatrix}$$

$$\leadsto T(\vec{q}, \dot{\vec{q}}, t) = \frac{1}{2} \dot{\vec{q}}^T M_{\text{ges}}(\vec{v}(t)) \dot{\vec{q}}$$

4.2.09

# Theorie II: Vorlesung 29

Notiztitel

08.02.2009

## 10.3 Die Bewegungsgleichungen des starren Körpers

Die Lagrange-Funktion des starren Körpers hat i.A. die Form

$$L(\vec{x}_m, \dot{\vec{x}}_m, \vec{V}, \dot{\vec{V}}, t) = \frac{1}{2} M \dot{\vec{x}}_m^2 + \frac{1}{2} \dot{\vec{V}}^T M(\vec{V}) \dot{\vec{V}} - V(\vec{x}_m, \dot{\vec{x}}_m, \vec{V}, \dot{\vec{V}}, t)$$

Dabei kann das Potential als  $V = V_{ex}^K(\{\vec{x}_i\}, t) + V_{cor}^K(\{\vec{x}_i\}, \{\dot{\vec{x}}_i\}, t)$  geschrieben werden.

**Vereinfachung:** keine Ladungen bzw. Felder  $\leadsto V = V(\vec{x}_m, \dot{\vec{V}}, t)$

Damit lauten die **Lagrange-Gleichungen**

$$M \ddot{\vec{x}}_m = - \frac{\partial V}{\partial \vec{x}_m}(\vec{x}_m, \dot{\vec{V}}, t) \stackrel{\text{s. Skript}}{=} \sum_i \vec{F}_i$$

$$\frac{d}{dt} [M(\vec{V}) \dot{\vec{V}}] = - \frac{\partial V}{\partial \vec{V}}(\vec{x}_m, \dot{\vec{V}}, t) + \frac{\partial}{\partial \dot{\vec{V}}} \left[ \frac{1}{2} \dot{\vec{V}}^T M(\vec{V}) \dot{\vec{V}} \right] *$$

Das sind 6 Bewegungsgleichungen, die die 6 Freiheitsgrade  $\vec{q} = (\vec{x}_m, \vec{V})$  des starren Körpers festlegen.

Offensichtlich ist der Winkelanteil der L-Gleichungen kompliziert. Oft bequemer: direkte Herleitung von Bewegungsgleichungen für  $\vec{\omega}$  bzw.  $\vec{L}$ . Betrachte dazu die **Gesamt drehimpulsänderung:**

$$\frac{d}{dt} \vec{L} = \vec{N} \triangleq \sum_i \vec{x}_i \times \vec{F}_i$$

mit **Gesamtdrehmoment**  $\vec{N}$ . Letzteres lässt sich leicht aufteilen und umschreiben:

$$\begin{aligned}\vec{N} &= \sum_i [\dot{\vec{x}}_m(t) + D(\vec{V}(t) \vec{\xi}_i)] \times \vec{F}_i \\ &= \dot{\vec{x}}_m \times \left( \sum_i \vec{F}_i \right) + \sum_i (D \vec{\xi}_i) \times (D D^T \vec{F}_i) = \dot{\vec{x}}_m \times \vec{F} + \vec{N}_{\text{rot}}\end{aligned}$$

Aufgrund der Identität  $(D\vec{A}) \times (D\vec{B}) = D(\vec{A} \times \vec{B})$  gilt:

$$\vec{N}_{\text{rot}} = D \sum_i \vec{\xi}_i \times (D^T \vec{F}_i) \equiv D \vec{N}_{\text{rot}}$$

Der linke Term in  $\Delta$  lässt sich analog umschreiben:

$$\frac{d}{dt} \vec{L} = \frac{d}{dt} (M \dot{\vec{x}}_m \times \dot{\vec{x}}_m + \vec{L}_{\text{rot}}) = M \dot{\vec{x}}_m \times \ddot{\vec{x}}_m + \frac{d}{dt} D \vec{L}_{\text{rot}}$$

Einsetzen in  $\Delta$  liefert  $\dot{\vec{x}}_m \times \vec{F} = \dot{\vec{x}}_m \times (M \ddot{\vec{x}}_m)$  sowie die

Euler-Gleichung

$$\begin{aligned}\vec{N}_{\text{rot}} &= D^T \frac{d}{dt} D \vec{L}_{\text{rot}} = D^T \frac{d}{dt} D \bar{I} \bar{\omega} \\ &= \bar{I} \dot{\bar{\omega}} + D^T \dot{D} \bar{I} \bar{\omega} = \bar{I} \dot{\bar{\omega}} - \bar{\Omega} \bar{I} \bar{\omega} \\ &= \bar{I} \dot{\bar{\omega}} + \bar{\omega} \times (\bar{I} \bar{\omega})\end{aligned}$$

**Wichtig:** Trägheitsmoment  $\bar{I}$  ist zeitunabhängig.

Die Euler-Gleichungen sind besonders nützlich, wenn  $\vec{N}_{\text{rot}}$  eine einfache Form hat.

Beispiel / Spezialfall:  $\vec{N}_{\text{rot}} = 0$

$$\leadsto \bar{I} \dot{\bar{\omega}} = -\bar{\omega} \times (\bar{I} \bar{\omega})$$

falls zusätzlich  $\bar{\omega} \parallel$  Hauptträgheitsachse

$$\leadsto \bar{I} \bar{\omega} \parallel \bar{\omega} \Rightarrow \dot{\bar{\omega}} = 0$$

Also: Rotationen um Hauptträgheitsachsen stabil!

Oft werden die Euler-Gleichungen direkt für das (körperfeste) Bezugssystem formuliert, in dem der Trägheitstensor diagonal ist; mit  $\bar{I} = O \bar{I} O^T$ ,  $O^T \bar{\omega} = \bar{\omega}$  erhalten wir:

$$\begin{aligned} \bar{N}_{rot} &\equiv O^T \vec{N}_{rot} = \bar{I} (O^T \dot{\bar{\omega}}) + O^T [(O \bar{\omega}) \times (O \bar{I} \bar{\omega})] \\ &= \bar{I} \dot{\bar{\omega}} + \bar{\omega} \times (\bar{I} \bar{\omega}) \end{aligned}$$

(oberer Ausdruck mit  $- \rightarrow =$ ); in Komponenten gilt jetzt:

Euler-Gleichungen  
für diagonalen  
Trägheitstensor  
 $\bar{I}$

$$\begin{aligned} \bar{N}_{rot,1} &= j_1 \dot{\bar{\omega}}_1 + (j_3 - j_2) \bar{\omega}_2 \bar{\omega}_3 \\ \bar{N}_{rot,2} &= j_2 \dot{\bar{\omega}}_2 + (j_1 - j_3) \bar{\omega}_3 \bar{\omega}_1 \\ \bar{N}_{rot,3} &= j_3 \dot{\bar{\omega}}_3 + (j_2 - j_1) \bar{\omega}_1 \bar{\omega}_2 \end{aligned}$$

Bemerkung: Die Euler-Gleichung  $\diamond$  ist äquivalent zur Winkel-Lagrange-Gleichung  $*$ , genauer zu

$$-(\bar{\omega}^T)^{-1} \frac{\partial V}{\partial \bar{\omega}} = (\bar{\omega}^T)^{-1} \left[ \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial T}{\partial \dot{\bar{\omega}}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \bar{\omega}} \right]$$

Beweis: teilweise im Skript.

## 10.4 Explizite Form von $D, \Omega, \bar{\Omega}, \bar{\omega}, \bar{v}$

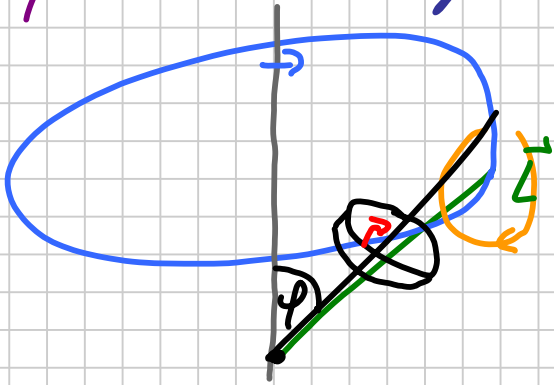
Jetzt wählen wir eine konkrete Parametrisierung  $D(\vec{\psi})$  mittels der Euler-Winkel

$$D(\vec{\psi}) O \equiv R(\psi_3 \hat{e}_3) R(\psi_2 \hat{e}_1) R(\psi_1 \hat{e}_3), \quad (\diamond)$$

wobei  $O$  den Trägheitstensor im körperfesten System

diagonalisiert (z. B. mit  $\vec{j}_3 \neq j_1 = j_2$ )

Beispiel: rotationssymmetrischer „schneller“ Kreisel

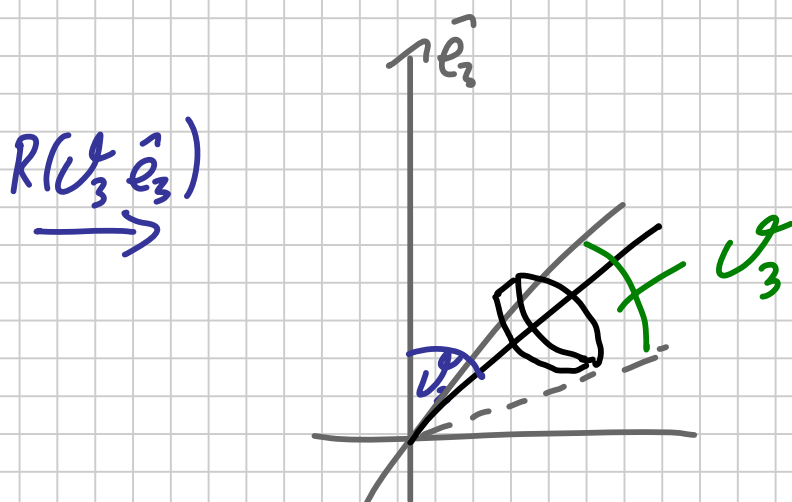
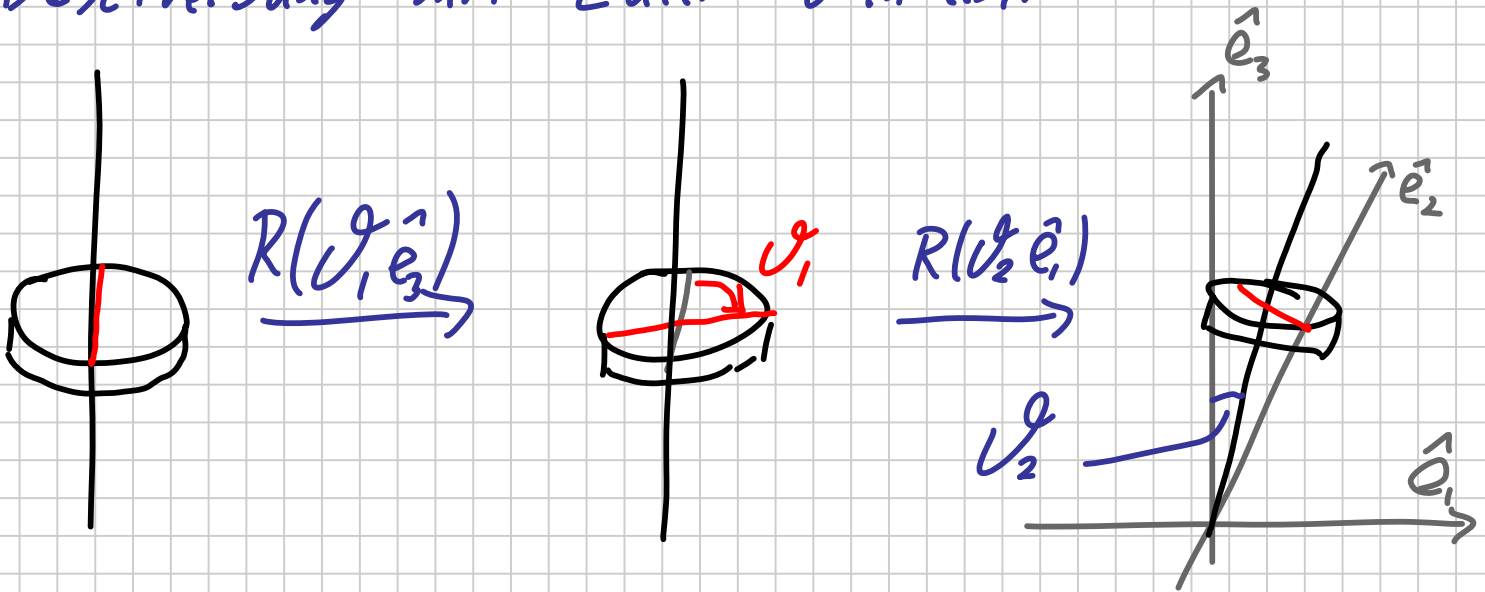


- schnelle Rotation um Figurenachse
- langsame Präzession von  $\vec{L}$  um  $\hat{e}_3$
- zusätzlich Nutation der Figuren achse um  $\vec{L}$

Animation: siehe

<http://faculty.ifmo.ru/butikov/Applets/Gyroscope.html>

Beschreibung mit Euler - Winkeln:



Es gilt:

$U_2 =$  Neigungswinkel

schnelle Rotation  $\approx \dot{U}_1$

Präzession  $\approx \dot{U}_3$

09.02.09

# Theorie II: Vorlesung 30

Notiztitel

09.02.2009

(Fortsetzung 10.4) Ausmultiplizieren von

$$D(\dot{\mathcal{O}})\mathcal{O} \equiv R(\mathcal{U}_3 \hat{e}_3) R(\mathcal{U}_2 \hat{e}_1) R(\mathcal{U}_1 \hat{e}_3) \equiv R_3 R_2 R_1 \quad (\triangleright)$$

liefert ( $c_i \equiv \cos(\mathcal{U}_i)$ ,  $s_i \equiv \sin(\mathcal{U}_i)$ ):

$$R_3 R_2 R_1 = \begin{pmatrix} c_1 c_3 - s_1 c_2 s_3 & -s_1 c_3 - c_1 c_2 s_3 & s_2 s_3 \\ c_1 s_3 + s_1 c_2 c_3 & -s_1 s_3 + c_1 c_2 c_3 & -s_2 c_3 \\ s_1 s_2 & c_1 s_2 & c_2 \end{pmatrix} \quad *$$

Mit der Definition  $\Omega_i \equiv \dot{R}_i R_i^T$  ( $i=1,2,3$ ) gilt:

$$\begin{aligned} \Omega &= -\dot{D} D^T = -(\dot{D}\mathcal{O})(D\mathcal{O})^T \\ &= -(\dot{R}_3 R_2 R_1 + R_3 \dot{R}_2 R_1 + R_3 R_2 \dot{R}_1) R_1^T R_2^T R_3^T \\ &= -(\dot{R}_3 R_3^T + R_3 \dot{R}_2 R_2^T R_3^T + R_3 R_2 \dot{R}_1 R_1^T R_2^T R_3^T) \\ &= \Omega_3 + R_3^T \Omega_2 R_3 + R_3 R_2 \Omega_1 R_2^T R_3^T \end{aligned}$$

Die Matrizen  $\Omega_i$  haben eine einfache Form:

$$\Omega_{1,3} = -\dot{\mathcal{U}}_{1,3} \begin{pmatrix} 0 & -1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}; \quad \Omega_2 = -\dot{\mathcal{U}}_2 \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow \vec{\omega} = \begin{pmatrix} s_2 s_3 & c_3 & 0 \\ -s_2 c_3 & s_3 & 0 \\ c_2 & 0 & 1 \end{pmatrix} \dot{\mathcal{J}}$$

Mit der Drehmatrix  $\triangleright$  lässt sich die momentane Drehachse auch im körperfesten System angeben:

$$\bar{\bar{\omega}} = (D\mathcal{U})^T \bar{\omega} = \begin{pmatrix} 0 & c_1 & s_1 s_2 \\ 0 & -s_1 & c_1 s_2 \\ 1 & 0 & c_2 \end{pmatrix} \dot{\mathcal{J}} \equiv \bar{\bar{\omega}}(\dot{\mathcal{J}}) \dot{\mathcal{J}}$$

Damit sind alle Ausdrücke für die **kinetische Energie** bekannt (insbesondere Massentensor  $M = \bar{\bar{\omega}}^T \bar{\bar{I}} \bar{\bar{\omega}}$ ).

Die **potentielle Energie** ist einfach im homogenen Schwerkraftfeld:

$$\begin{aligned} V &= \sum_{i=1}^N m_i g \vec{x}_i \cdot \vec{e}_3 = \sum_{i=1}^N m_i g (\vec{x}_m + \vec{\xi}_i) \cdot \vec{e}_3 \\ &= M g x_{m3} + g \left( \sum_{i=1}^N m_i \vec{\xi}_i \right) \cdot \vec{e}_3 = M g x_{m3} \end{aligned}$$

In diesem Fall folgt für die Lagrange-Funktion

$$L = \frac{1}{2} M \dot{\vec{x}}_m^2 + \frac{1}{2} \dot{\mathcal{J}}^T M(\dot{\mathcal{J}}) \dot{\mathcal{J}} - M g x_{m3}$$

so dass Translations- und Rotationsfreiheitsgrade entkoppelt sind: freier Fall des Schwerpunkts + kräftefreie (genauer: Drehmoment-freie) Rotation.

**Achtung:** dies gilt nur ohne externe Zwangsbedingungen!

(Skript: Harmonisches Potential)

### 10.4.1 Zusätzliche Zwangsbedingungen

Bei dem **starreren Rotator** wählen wir den Fixpunkt (Aufhängepunkt, Unterstützungspunkt) mit  $\vec{x}_0(t) = \vec{x}_0 \forall t$

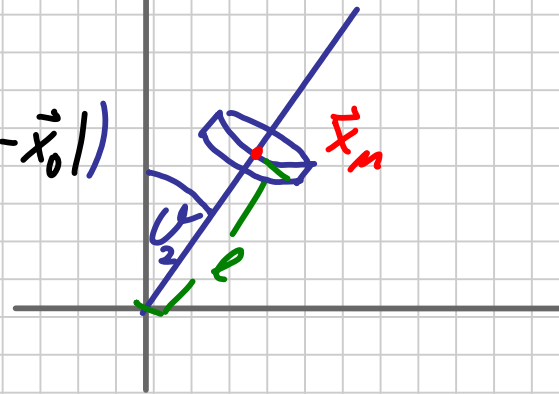
als Bezugspunkt (statt  $\vec{x}_m$ ):  $\vec{\xi}_i \equiv \vec{x}_i(t) - \vec{x}_0$

Mit der Euler-Parametrisierung  $\triangleright$  ist dann die

gesamte kinetische Energie als  $T = \frac{1}{2} \dot{\vec{v}}^T M(\vec{v}) \dot{\vec{v}}$  gegeben. Auch die potentielle Energie im homogenen Schwerkraftfeld ist bequem darstellbar:

Z.B. gilt für einen **symmetrischen** Kreisel mit  $|\vec{x}_m(0) - \vec{x}_0| = l (= |\vec{x}_m(t) - \vec{x}_0|)$

$$\vec{x}_m(t) - \vec{x}_0 = l D(\vec{v}(t)) \hat{e}_3$$



$$\leadsto V = \sum_{i=1}^n m_i g (\vec{x}_i - \vec{x}_0) \cdot \hat{e}_3$$

$$= M g (\vec{x}_m(t) - \vec{x}_0) \cdot \hat{e}_3 = M g l \hat{e}_3^T D(\vec{v}) \hat{e}_3$$

$$\stackrel{*}{=} M g l \cos(\vartheta_2)$$

$$\Rightarrow L = \frac{1}{2} \dot{\vec{v}}^T M(\vec{v}) \dot{\vec{v}} - M g l \cos(\vartheta_2)$$

Für  $l \rightarrow 0$  (d.h.  $\vec{x}_0 \rightarrow \vec{x}_m$ ) ergibt sich natürlich der kräftefreie Kreisel.

(Skript: Fall ohne Drehungen um  $\vec{x}_0 - \vec{x}_m$ , d.h.  $f=2$  sowie starrer Rotator, d.h. physikalisches Pendel)

## 10.5 Anwendung der Euler'schen Bewegungsgleichung

Wir betrachten die Euler-Gleichung

$$\vec{N}_{rot} = \bar{I} \dot{\vec{\omega}} + \vec{\omega} \times (\bar{I} \vec{\omega}) \quad (\text{auch } \bar{\phantom{x}} \rightarrow \hat{\phantom{x}})$$

ohne Drehmoment, d.h. für  $\vec{N}_{rot} = \vec{N}_{rot} = \vec{N}_{rot} = 0$

In diesem Fall ist  $L(\vec{x}_m, \vec{v}, \vec{v}) = \frac{1}{2} M \dot{\vec{x}}_m^2 + \frac{1}{2} \vec{v}^T M(\vec{v}) \vec{v}$

→ • Translation + Rotation entkoppelt

• Gesamtimpuls  $\vec{P}$  erhalten

• Gesamtenergie  $E$  sowie  $E_{tr}$ ,  $E_{rot}$  erhalten

• Drehimpulse  $\vec{L}_{tr}$ ,  $\vec{L}_{rot}$ ,  $\vec{L}$  erhalten

a) 3 gleiche Trägheitsmomente: Kugelkreisel

$$\vec{I} \vec{\omega} = j \vec{\omega} \rightarrow \dot{\vec{\omega}} = 0 \rightsquigarrow \vec{\omega} = \vec{\omega} = \vec{\omega} = \frac{\vec{L}}{j} \text{ konstant}$$

langweilig!

b) 2 gleiche Trägheitsmomente:  $j_1 = j_2 \neq j_3$

„symmetrischer Kreisel“

→ Euler-Gleichungen

$$0 = j_1 \dot{\omega}_1 + (j_3 - j_1) \omega_2 \omega_3$$

$$0 = j_1 \dot{\omega}_2 - (j_3 - j_1) \omega_1 \omega_3$$

$$0 = j_3 \dot{\omega}_3$$

⇒  $\omega_3 \equiv \omega_{||}$  konstant. Mit  $\alpha \equiv \omega_{||} \frac{j_3 - j_1}{j_1}$

gilt:  $\dot{\omega}_1 = -\alpha \omega_2$ ;  $\dot{\omega}_2 = \alpha \omega_1$

⇒  $\ddot{\omega}_{1,2} = -\alpha^2 \omega_{1,2}$

$$\omega_1(t) = \omega_{\perp} \cos(\alpha t + \varphi_0); \quad \omega_2(t) = \omega_{\perp} \sin(\alpha t + \varphi_0)$$

Die Winkelgeschwindigkeit  $\vec{\omega}(t)$  beschreibt also einen

Kreiskegel mit Öffnungswinkel  $\beta = \arctan(\omega_{\perp}/\omega_{\parallel})$   
um die  $\hat{e}_3$ -Achse: reguläre Präzession / Nutation.

(Skript: Anwendung auf reguläre Präzession der Erde  
mit  $T_0 = \frac{2\pi}{\alpha} \approx 427$  Sterntage, etwa 40% größer  
als Rechnung für starren Körper ergibt).

(Skript: •  $\omega_{\parallel}, \omega_{\perp}$  als Funktion von  $\dot{\varphi}, \dot{\theta}$   
• Zeitabhängigkeit der Euler-Winkel  
 $\leadsto$  Winkelgeschwindigkeit  $\vec{\omega}$  und Figurenachse  
rotieren gemeinsam (in einer Ebene) im  
Inertialsystem um ortsfestes  $\vec{L}$ )

## 10.6 Anwendung der Lagrange'schen Bewegungsgleichung

### 10.6.1 Der (symmetrische) schwere Kreisel

Wir können die Trägheitsmomente bezüglich des Fixpunktes aus dem bezüglich  $\vec{x}_M$  mit dem Steinerschen Satz gewinnen:

$$j_1' = j_2' = j_1 + Ml^2; \quad j_3' = j_3$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow T = T_{\text{rot}} &= \frac{1}{2} \vec{\omega}^T \vec{I} \vec{\omega} = \frac{1}{2} j_1' (\bar{\omega}_1^2 + \bar{\omega}_2^2) + \frac{1}{2} j_3' \bar{\omega}_3^2 \\ &= \frac{1}{2} j_1' \left[ (c_1 \dot{\varphi}_2 + s_1 s_2 \dot{\varphi}_3)^2 + (-s_1 \dot{\varphi}_2 + c_1 s_2 \dot{\varphi}_3)^2 \right] \\ &\quad + \frac{1}{2} j_3' (\dot{\varphi}_1 + c_2 \dot{\varphi}_3)^2 \\ &= \frac{1}{2} j_1' (\dot{\varphi}_2^2 + s_2^2 \dot{\varphi}_3^2) + \frac{1}{2} j_3' (\dot{\varphi}_1 + c_2 \dot{\varphi}_3)^2 \end{aligned}$$

$$\Rightarrow L = T - V = T - Mgl c_2$$

Beachte:  $\varphi_1, \varphi_3$  zyklisch

$$\rightarrow p_1 \equiv \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}_1} = j_3 (\dot{\varphi}_1 + c_2 \dot{\varphi}_3) \quad \text{und}$$

$$p_3 \equiv \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}_3} = (j_1 s_2^2 + j_3 c_2^2) \dot{\varphi}_3 + j_3 c_2 \dot{\varphi}_1$$

sind beide erhalten, ebenso wie die Energie.

$\rightarrow$  effektives 1-dimensionales Problem für Neigungswinkel  $\varphi_2 \dots$  (s. Skript)

Anwendung: Levitron

$\rightarrow$  Mechanik, E-Dynamik  
Quantenmechanik, Vielteilchentheorie  
Statistische Physik / Thermodynamik

11.02.09

Diese Notizen zur Vorlesung "Theoretische Physik II: Allgemeine Mechanik" (Prof. Dr. Nils Blümer, Universität Mainz, WS 2008/09) basieren auf einem Skript von Prof. Dr. Peter van Dongen; sie dürfen ohne Genehmigung in keiner Form weiterverbreitet werden.

Weitere Informationen zur Vorlesung: [http://komet337.physik.uni-mainz.de/Bluemer/lectures\\_WS2008](http://komet337.physik.uni-mainz.de/Bluemer/lectures_WS2008)

Kommentare/Korrekturen bitte an Nils Blümer, <mailto:Nils.Bluemer@uni-mainz.de>