

Virialsatz: "Nachtrag" zur Newtonschen Mechanik (keine Zwangskräfte)

[L 90]

Gelegentlich/häufig ist die Lösung von Systemen mit vielen Freiheitsgraden schwierig bis unmöglich. Nützliche Information kann dann der Virialsatz liefern.

URG 12.6.08

Def. Zeitlicher Mittelwert einer Größe: $\bar{O} := \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{T} \int_0^T dt \quad O(\vec{r}_1(t), \dots, \vec{r}_N(t), \dot{\vec{r}}_1(t) \dots \dot{\vec{r}}_N(t)) \quad (1)$

Satz (Virialsatz): Falls alle \vec{r}_i und $\dot{\vec{r}}_i$ im Verlauf der Zeit endlich bleiben, gilt:

$$\bar{T} = -\frac{1}{2} \sum_{i=1}^N \overline{\vec{r}_i \cdot \vec{F}_i} \quad \left[\begin{array}{l} \text{z.B. für Planeten} \\ \text{auf Ellipsen, oder} \\ \text{Gasteilchen im Behälter} \end{array} \right] \quad (2)$$

Beweis:

$$\bar{T} = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{T} \int_0^T \vec{r}_i \cdot \vec{F}_i dt = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{T} \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N m_i \int_0^T dt \vec{r}_i \cdot \ddot{\vec{r}}_i \quad (3)$$

$$\begin{aligned} & \text{part. Integration} \\ & = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{T} \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N m_i \left[\vec{r}_i \cdot \dot{\vec{r}}_i \Big|_0^T - \int_0^T dt \vec{r}_i \cdot \ddot{\vec{r}}_i \right] \quad (4) \\ & \qquad \qquad \qquad \underbrace{\text{endlich}}_{\Rightarrow 0 \text{ wenn } T \rightarrow \infty} \qquad \qquad \qquad \vec{F}_i / m_i \end{aligned}$$

$$\bar{T} = -\frac{1}{2} \sum_{i=1}^N \overline{\vec{r}_i \cdot \vec{F}_i} = (2) \quad \square \quad (5)$$

Lemma: Für Potentialkräfte mit einem Potential, das eine homogene Funktion

[L 91]

n-ten Grades ist,

$$V(\lambda \vec{r}_1, \dots, \lambda \vec{r}_N) = \lambda^n V(\vec{r}_1, \dots, \vec{r}_N) \quad (1) \quad \left[\begin{array}{l} \text{z.B.: } V = \sum_{i,j} \frac{V_0}{|\vec{r}_i - \vec{r}_j|^\alpha} \\ n = -\alpha \end{array} \right]$$

besagt der Virialsatz:

$$2\bar{T} = n\bar{V} \quad (2)$$

Beweis: Für homogene Funktionen gilt:

$$\begin{aligned} & \text{einerseits: (1)} \\ & \frac{d}{d\lambda} V(\lambda \vec{r}_1, \dots) = \left\{ \begin{array}{l} \lambda^{n-1} V(\vec{r}_1, \dots, \vec{r}_N) \\ \sum_{i=1}^N \frac{\partial V(\lambda \vec{r}_1, \dots, \lambda \vec{r}_N)}{\partial (\lambda \vec{r}_i)} \cdot \frac{\partial (\lambda \vec{r}_i)}{\partial \lambda} \end{array} \right. \quad (3a) \quad (3b) \\ & \text{anderverseits: (1)} \end{aligned}$$

Einsetzen: $\lambda = 1$:

$$n \lambda^{n-1} V(\vec{r}_1, \dots, \vec{r}_N) = \sum_{i=1}^N \frac{\partial V(\vec{r}_1, \dots, \vec{r}_N)}{\partial \vec{r}_i} \cdot \vec{r}_i \quad (3a) = (3b) \quad (4)$$

Wow!

$$\begin{aligned} \text{Spezielle für Virialsatz: } 2\bar{T} &= \sum_{i=1}^N \overline{\vec{r}_i \cdot (-\vec{F}_i)} = \sum_{i=1}^N \overline{\vec{r}_i \cdot \frac{\partial V}{\partial \vec{r}_i}} = \sum_{i=1}^N -\vec{r}_i \cdot \frac{\partial V}{\partial \vec{r}_i} = n\bar{V} \quad (5) \\ & = (2) \quad \square \end{aligned}$$

Beispiele:

$$V = \frac{1}{2} k (\vec{r}_1 - \vec{r}_2)^2 \quad (4,5)$$

(i) Harmonischer Oszillator: $n = 2 \Rightarrow \bar{T} = \bar{V}$ (1)

L92

Energieerhaltung gilt immer:

$$\bar{T} + \bar{V} = E \quad (2)$$

$$(1), (2) \Rightarrow \Rightarrow \bar{T} = \bar{V} = \frac{E}{2} \quad (3)$$

$$(ii) \text{ Kepler-Problem: } V = \frac{V_0}{|\vec{r}_1 - \vec{r}_2|} \quad n = -1 \quad \Rightarrow \quad \bar{T} = -\frac{1}{2} \bar{V} \quad (4)$$

$$(4), (2) \Rightarrow \bar{T} = -E, \quad \bar{V} = 2\bar{E} \quad (5)$$

Bemerkung: Ein Satellit, der durch Reibung Energie verliert (E wird negativer), gewinnt an kinetischer Energie (fliegt schneller)!

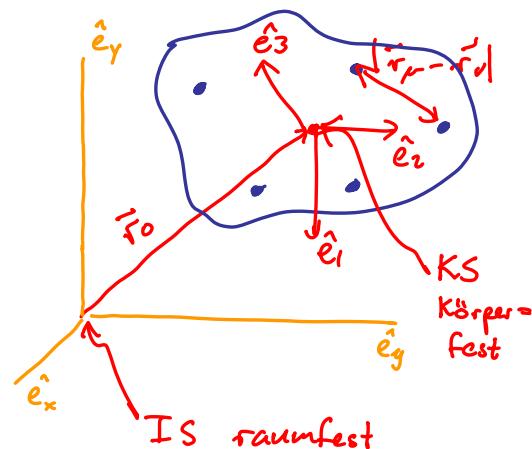
Starrer Körper (SK) (Fliessbach, Kap. 19)

W18-12.6.08

SK

Def. SK = System v. Massenpunkten m_i , deren Abstände

$|\vec{r}_i - \vec{r}_j|$ konstant sind.



Zur Beschreibung benötigt:

Raumfestes IS: $x, y, z, \hat{e}_x, \hat{e}_y, \hat{e}_z$

Körperfestes KS: $x_1, x_2, x_3, \hat{e}_1, \hat{e}_2, \hat{e}_3$

SK hat 6 Freiheitsgrade: 3 Koordinaten für Ursprung u. KS

relativ zu Ursprung eines IS

3 Winkel für Orientierung v.

3 Körperfesten Achsen v. KS ($\hat{e}_1, \hat{e}_2, \hat{e}_3$) rel. zu

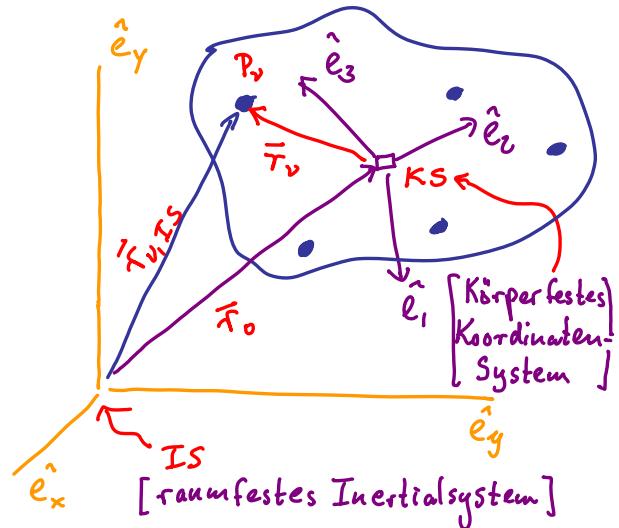
3 raumfesten Achsen eines IS ($\hat{e}_x, \hat{e}_y, \hat{e}_z$)

Def: Kreisel ist ein starrer Körper, bei dessen Bewegung ein Punkt festgehalten wird (nur Winkelfreiheitsgrade) SK2

Es sei:

$\vec{r}_o(t)$ Ortsvektor, $\vec{v}_o = \dot{\vec{r}}_o(t)$ Geschw.
des Ursprungs v. KS rel zum Ursprung v. IS.

\vec{r}_v die Koordinaten eines
Punktes P_v in $\begin{cases} \text{KS} \\ \text{IS} \end{cases}$



KS rotiert mit
Winkelgeschw.
relativ zu IS: $\vec{\omega}$

$$\dot{\hat{e}}_i = \vec{\omega} \times \hat{e}_i, \quad i = 1, 2, 3 \quad (1)$$

$$\vec{r}_{v,IS}(t) = \vec{r}_o + \vec{r}_v \quad (1)$$

$$\dot{\vec{r}}_{v,IS}(t) = \frac{d}{dt} \vec{r}_{v,IS} = \vec{v}_o + (\dot{\vec{r}}_v + \vec{\omega} \times \vec{r}_v) \quad (2)$$

Zeitableitung
bezieht sich auf's IS;
also auf x, y, z .

(Ableitung bez. Koord. x_1, x_2, x_3 in KS)
 \Rightarrow in einem starren Körper, denn alle Punkte ruhen bezüglich KS

$$\dot{\vec{r}}_v = \left(\frac{dx_1}{dt} \right) \hat{e}_1 + \left(\frac{dx_2}{dt} \right) \hat{e}_2 + \left(\frac{dx_3}{dt} \right) \hat{e}_3 \quad (3)$$

$$\boxed{\vec{v}_{v,IS} = \vec{v}_o + \vec{\omega} \times \vec{r}_v} \quad (2)$$

Falls Ursprung v.
KS bei O' (\vec{r}_o')
gewählt wird.

$$\vec{r}_o' = \vec{r}_o - \vec{a}, \quad \vec{r}_v' = \vec{a} + \vec{r}_v, \quad (4)$$

Analog zu (3):

$$\vec{v}_{v,IS} = \vec{v}_o' + \vec{\omega}' \times \vec{r}_v' \quad (5)$$

(3) = (5) :
gilt für alle v

$$\underline{\vec{v}_o + \vec{\omega} \times \vec{r}_v} = \underline{\vec{v}_o' + \vec{\omega}' \times \vec{a} + \vec{\omega}' \times \vec{r}_v} \quad (6)$$

(3.6) gilt für alle $\vec{r}_y \in \{\text{SK}\} \Rightarrow$

SK4

$$\vec{\omega}' = \vec{\omega} \quad (1)$$

$$\vec{v}_o' = \vec{v}_o - \vec{\omega} \times \vec{a} \quad (2)$$

(2) \Rightarrow Geschr. \vec{v}_o' ist abhängig v. Wahl des KS.

(1) \Rightarrow Winkelgeschw. ist unabhängig v. Wahl des KS !!

(charakterisiert Drehbewegung an sich)

Wahl von KS

Fazit: O darf nach Belieben/Zweckmäßigkeit gewählt werden.

Im Folgenden: wie beschreibt man $\vec{\omega}$ explizit?

Addition v. Winkelgeschw.:

$$\vec{\omega} = \frac{d\vec{\varphi}}{dt}$$

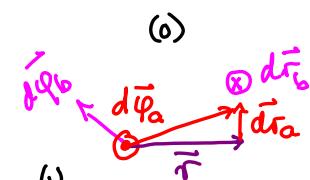
SK5

Warum lassen sich Winkelgeschw. addieren wie Vektoren?

Betrachte 2 aufeinander folgende Drehungen:

$$d\vec{\varphi}_a = \vec{\omega}_a dt \text{ und } d\vec{\varphi}_b = \vec{\omega}_b dt$$

$$d\vec{\varphi}_a \text{ angewandt auf } \vec{r} \rightarrow \vec{r} + d\vec{r}_a, \quad d\vec{r}_a = d\vec{\varphi}_a \times \vec{r} \quad (1)$$



$$d\vec{\varphi}_b \text{ angewandt auf } \vec{r} + d\vec{r}_a \rightarrow (\vec{r} + d\vec{r}_a) + \underbrace{d\vec{r}_b}_{d\vec{r}}, \quad d\vec{r}_b = d\vec{\varphi}_b \times (\vec{r} + d\vec{r}_a) \quad (2)$$

$$\text{ignoriere } (d\vec{\varphi}_b \times d\vec{r}_a) \quad \simeq d\vec{\varphi}_b \times \vec{r} \quad (3)$$

$$\text{Insgesamt: } \vec{r} \rightarrow \vec{r} + d\vec{r}, \quad \text{mit} \quad d\vec{r} = d\vec{r}_a + d\vec{r}_b$$

$$\text{Infinitesimale Drehg. sind offenbar vertauschbar} \quad = (d\vec{\varphi}_a + d\vec{\varphi}_b) \times \vec{r} \quad (4)$$

(endliche nicht!)

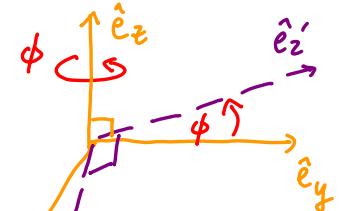
$$\text{Fazit: Gleichzeitiges Drehen mit } \vec{\omega}_a \text{ und } \vec{\omega}_b \text{ liefert} \quad \stackrel{(5)}{=} \underbrace{(\vec{\omega}_a + \vec{\omega}_b) dt}_{\vec{\omega}} \times \vec{r}$$

„Gesamtwinkelgeschw.“

Euler'sche Winkel (EW) Wie beschreibt man Drehung von $\hat{e}_x \perp \hat{e}_y \perp \hat{e}_z$ auf $\hat{e}_3 \perp \hat{e}_1 \perp \hat{e}_2$?? SK6

(a) ϕ -Drehung um \hat{e}_z :

$$\hat{e}_x \perp \hat{e}_y \perp \hat{e}_z$$

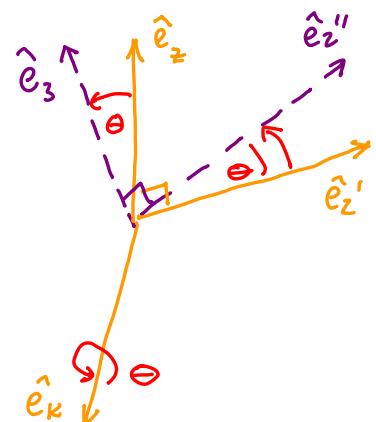


[ϕ : Winkel zwischen \hat{e}_x und \hat{e}_k]

$$\hat{e}_k \perp \hat{e}_2 \perp \hat{e}_z$$

(b) θ -Drehung um \hat{e}_k :

$$\downarrow \quad \downarrow \quad \downarrow$$



[θ : Winkel zwischen \hat{e}_z und \hat{e}_3]

$$\hat{e}_k \perp \hat{e}_2'' \perp \hat{e}_3$$

(c) ψ -Drehung um \hat{e}_3 :

$$\downarrow \quad \downarrow \quad \downarrow$$

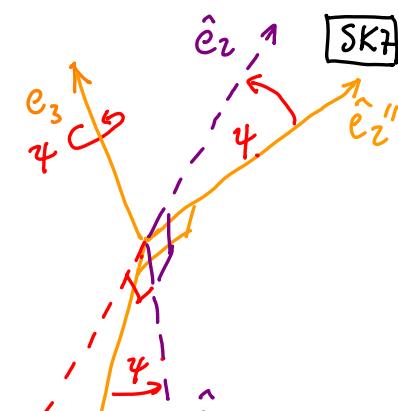
[ψ : Winkel zwischen \hat{e}_k und \hat{e}_1]

$$\hat{e}_1 \perp \hat{e}_2 \perp \hat{e}_3$$

Also: $\hat{e}_z \stackrel{(b)}{=} \cos \theta \hat{e}_3 + \sin \theta \hat{e}_2'' \quad (1a)$

$$\hat{e}_2'' \stackrel{(c)}{=} \cos \psi \hat{e}_2 + \sin \psi \hat{e}_1 \quad (1b)$$

$$\hat{e}_k \stackrel{(a)}{=} \cos \psi \hat{e}_1 - \sin \psi \hat{e}_2 \quad (1c)$$

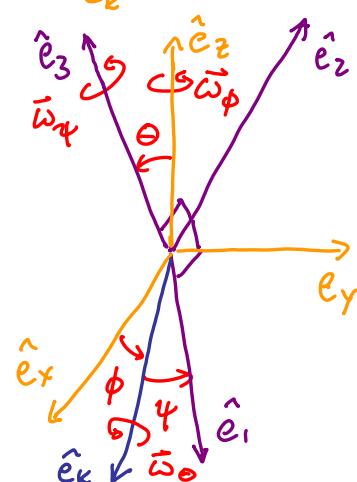


Netto Endergebnis:
Winkeländerungen pro dt definieren
Winkelgeschwindigkeiten:
(WG)

$$\bar{\omega}_\phi \stackrel{(a)}{=} \dot{\phi} \hat{e}_z \quad (2a)$$

$$\bar{\omega}_\theta \stackrel{(b)}{=} \dot{\theta} \hat{e}_k \quad (2b)$$

$$\bar{\omega}_\psi \stackrel{(c)}{=} \dot{\psi} \hat{e}_3 \quad (2c)$$



$$\vec{\omega} = \vec{\omega}_\phi + \vec{\omega}_\theta + \vec{\omega}_\psi \stackrel{(7.2)}{=} \dot{\phi} \hat{e}_z + \dot{\theta} \hat{e}_k + \dot{\psi} \hat{e}_3 \Rightarrow \boxed{SK8}$$

wobei (siehe 7.1):

$$\hat{e}_K = \cos \psi \hat{e}_1 - \sin \psi \hat{e}_2 \stackrel{(7.1c)}{=} \hat{e}_2'' \quad (2a)$$

$$\hat{e}_z = \cos \theta \hat{e}_3 + \sin \theta [\cos \psi \hat{e}_2 + \sin \psi \hat{e}_1] \stackrel{(7.1b)}{=} \hat{e}_2'' \quad (2b)$$

Zerlegung nach Komponenten: $\vec{\omega} = \omega_x \hat{e}_x + \omega_y \hat{e}_y + \omega_z \hat{e}_z := (\omega_x, \omega_y, \omega_z)$ in IS (3a)

$$\hat{e}_1 \cdot \hat{e}_K = \cos \psi \quad (5a) \quad = \omega_1 \hat{e}_1 + \omega_2 \hat{e}_2 + \omega_3 \hat{e}_3 := (\omega_1, \omega_2, \omega_3) \text{ in KS} \quad (3b)$$

$$\hat{e}_2 \cdot \hat{e}_K = -\sin \psi \quad (5b)$$

$$\hat{e}_3 \cdot \hat{e}_K = 0 \quad (5c) \quad \omega_j = \sum_i \omega_i \hat{e}_i \cdot \hat{e}_j = \hat{e}_j \cdot \vec{\omega} \stackrel{(3b)}{=} \hat{e}_j \cdot (\dot{\phi} \hat{e}_z + \dot{\theta} \hat{e}_k + \dot{\psi} \hat{e}_3) \stackrel{(1)}{=} \downarrow \hat{e}_j \cdot \hat{e}_z \quad (4)$$

$$\hat{e}_1 \cdot \hat{e}_z = \sin \theta \sin \psi \quad (6a)$$

$$\hat{e}_2 \cdot \hat{e}_z = \sin \theta \cos \psi \quad (6b)$$

$$\hat{e}_3 \cdot \hat{e}_z = \cos \theta \quad (6c)$$

Nun kennen wir WG als Funktion von ϕ, θ, ψ und $\dot{\phi}, \dot{\theta}, \dot{\psi}$

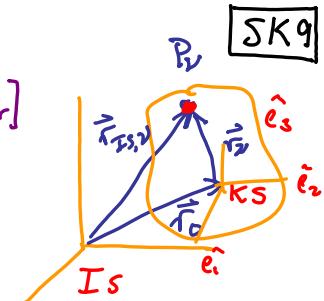
$$\begin{aligned} \omega_1 &= \hat{e}_1 \cdot \vec{\omega} = \dot{\phi} \underbrace{\sin \theta \sin \psi}_{\hat{e}_1 \cdot \hat{e}_z} + \dot{\theta} \underbrace{\cos \psi}_{\hat{e}_1 \cdot \hat{e}_K} + \dot{\psi} \underbrace{0}_{\hat{e}_1 \cdot \hat{e}_3} \quad (5a) \\ \omega_2 &= \hat{e}_2 \cdot \vec{\omega} = \dot{\phi} \underbrace{\sin \theta \cos \psi}_{\hat{e}_2 \cdot \hat{e}_z} + \dot{\theta} \underbrace{(-\sin \psi)}_{\hat{e}_2 \cdot \hat{e}_K} + \dot{\psi} \cdot 0 \quad (5b) \\ \omega_3 &= \hat{e}_3 \cdot \vec{\omega} = \dot{\phi} \underbrace{\cos \theta}_{\hat{e}_3 \cdot \hat{e}_z} + \dot{\theta} \cdot 0 + \dot{\psi} \cdot 1 \quad (5c) \end{aligned}$$

Trägheitstensor eines SK (Fliessbach, Kap.20)

$$[\ddot{\tau}_{vv} = 0 \text{ für starren Körper}]$$

$$\vec{\tau}_{IS,v} = \vec{\tau}_o + \vec{\tau}_v, \quad (1a) \quad \vec{\omega}_{IS,v} \stackrel{(7.2)}{=} \vec{\omega}_o + \vec{\omega} \times \vec{\tau}_v, \quad (1b)$$

$$\text{Kinetische Energie: } 2T = \sum_{v=1}^N m_v \vec{\omega}_{v,IS}^2 \quad (2)$$



$$\stackrel{(1)}{=} \underbrace{\sum_{v=1}^N m_v}_{M} \left[\underbrace{\vec{\omega}_o^2}_{(a)} + \underbrace{(\vec{\omega} \times \vec{\tau}_v)^2}_{(b)} + \underbrace{2(\vec{\omega} \times \vec{\tau}_v) \cdot \vec{\omega}_o}_{(c)} \right] \quad (3)$$

Term (c):

$$= 2 \sum_v m_v (\vec{\omega} \times \vec{\tau}_v) \cdot \vec{\omega}_o = (\vec{\omega}_o \times \vec{\omega}) \cdot 2 \sum_v m_v \vec{\tau}_v \quad (4)$$

$$(\vec{A} \times \vec{B}) \cdot \vec{C} = (\vec{C} \times \vec{A}) \cdot \vec{B}$$

$$= 0, \text{ falls entweder } \begin{cases} \vec{\omega}_o = 0 & (\vec{\tau}_v \text{ ruht}), \text{ oder} \\ \vec{R}_S = 0 & (\text{Ursprung v. KS am SP}) \end{cases} \quad (5a) \quad (5b)$$

Fortan gelte (9.56):

$$T = \frac{1}{2} M \bar{\omega}_0^2 + \frac{1}{2} \sum_{\nu=1}^M m_\nu (\bar{\omega}_\nu \cdot \vec{r}_\nu)^2 \quad (1)$$

SK10

$$=: T_{\text{trans}} + T_{\text{rot}} \quad (2)$$

Kinetische Energie des SP, der Rotationsbewegung

Im körperfesten KS seien (x_1, x_2, x_3) die Koordinaten bezüglich $\hat{e}_1, \hat{e}_2, \hat{e}_3$:

In besondere: Für m_ν : $\vec{r}_\nu = (r_1^\nu, r_2^\nu, r_3^\nu)$; für WG: $\bar{\omega}^{(g.s)} = (\omega_1, \omega_2, \omega_3)$

Vektoridentität: $(\bar{\omega} \times \vec{r})^2 = (\bar{\omega}^2)(\vec{r}^2) - (\bar{\omega} \cdot \vec{r})^2$ (3)

Beweis: $\sum_{i=1}^3 (\bar{\omega} \times \vec{r})_i (\bar{\omega} \times \vec{r})_i = \sum_{ijkmn} (\varepsilon_{ijk} \omega_j r_n) (\varepsilon_{imn} \omega_m r_n) [\delta_{jm} \delta_{kn} - \delta_{jn} \delta_{km}]$ (4)

$$= \sum_{jmn} \omega_j \omega_m (\vec{r}^2 \delta_{jm} - r_j r_m) \quad (5)$$

Kinetische Energie der Rotation:

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \sum_{\nu=1}^M m_\nu (\bar{\omega} \times \vec{r}_\nu)^2 \quad (1)$$

SK11

$$= \frac{1}{2} \sum_{jmn} \omega_j \left(\sum_\nu m_\nu [(\vec{r}_\nu)^2 \delta_{jm} - r_\nu^j r_\nu^m] \omega_m \right) \quad (2)$$

$I_{jm} := \Theta_{jm} = \Theta_{jm}$ "Trägheits-Tensor"

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \sum_{jmn} \omega_j \Theta_{jm} \omega_m$$

enthält Information über
 { Drehbewegung (ω)
 Massenverteilung (Θ) } (3)

Matrix-Notation:

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} (\omega_1, \omega_2, \omega_3) \begin{pmatrix} \Theta_{11} & \Theta_{12} & \Theta_{13} \\ \Theta_{21} & \Theta_{22} & \Theta_{23} \\ \Theta_{31} & \Theta_{32} & \Theta_{33} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \omega_1 \\ \omega_2 \\ \omega_3 \end{pmatrix} \quad (4)$$

Dyade-Notation:

$$= \frac{1}{2} \bar{\omega}^T \hat{\Theta} \cdot \bar{\omega}$$

Trägheitstensor für kontinuierliche Massenverteilung:

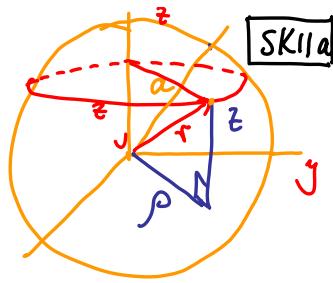
$$\Theta_{jm} = \int d^3 \vec{r} \rho_0(\vec{r}) [\vec{r}^2 \delta_{jm} - r_j r_m] \quad (5)$$

↑ Masseadichte

Beispiel: Trägheitstensor einer Kugel v. Radius a :

$$\Theta_{im} \stackrel{(11.5)}{=} \int dz \int dy \int dx \rho_D(r) [r^2 \delta_{im} - r_i r_m] \quad (1)$$

$$(r < a) \quad = \rho_D = \frac{M}{V_{\text{Vol}}} = M / \left(\frac{4}{3} \pi a^3 \right) \quad (2)$$



Nichtdiagonal
Elemente:

$$\Theta_{im} = 0 \quad \text{falls } i \neq m \quad (3)$$

$$\text{z.B. } \Theta_{12} = \rho_D \int dz \int dy \int dx \underset{\text{Symmetrisches Intervall}}{y} \underset{x=0}{x=0} \quad (4) \quad (\text{siehe S. 16})$$

$$\begin{aligned} \text{Zylinder-Koordinaten} \\ r^2 = p^2 + z^2, \\ p = \sqrt{r^2 - z^2} \end{aligned}$$

Diagonalelemente:

Benutze Zylinder-Koordinaten, mit z -Achse in i -Richtung
wegen Rotationssymmetrie:

$$\Theta_{ii} = \Theta_{zz} = \Theta_{yy} = \\ \text{wegen Kugelsymmetrie}$$

$$1 - \frac{2}{3} + \frac{1}{5} \\ = \frac{15 - 10 + 3}{15} = \frac{8}{15}$$

$$\Theta_{ii} \stackrel{(1)}{=} \int_{-a}^a dz \int_0^{2\pi} d\phi \int_0^{\sqrt{a^2 - z^2}} dp p \rho_D \left[p^2 + z^2 - z \cdot z \right] \quad (5)$$

$$= 2\pi \rho_D \int_{-a}^a dz \frac{1}{4} p^4 \Big|_0^{\sqrt{a^2 - z^2}} = \frac{2\pi \rho_D}{4} \int_0^a (a^2 - z^2)^2 dz \quad (6)$$

$$= \pi \rho_D \left[a^4 - 2a^2 \frac{1}{3} a^3 + \frac{1}{5} a^5 \right] = \frac{8}{15} \pi \rho_D a^5 \stackrel{(2)}{=} \frac{2}{5} M a^2 \quad (7)$$

Ausführlicher:

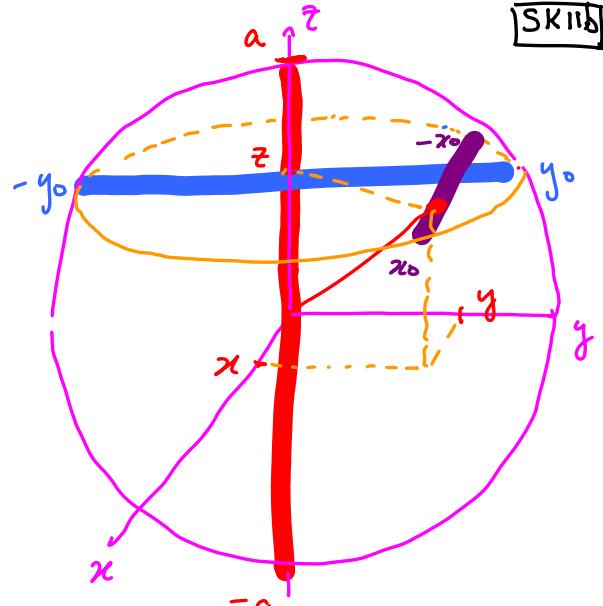
$$\Theta_{12} = \int dz \int dy \int dx \underset{x=0}{x} y \quad (1)$$

Cartesische Koordinaten: $= 0$

$$\Theta_{12} = \int_{-a}^a dz \int_{-y_0}^{y_0} dy \int_{-x_0}^{x_0} dx \quad (2)$$

$$y_0 = \sqrt{a^2 - z^2} \quad (3)$$

$$x_0 = \sqrt{a^2 - z^2 - y^2} \quad (4)$$



Kugelkoordinaten:

$$\Theta_{12} = \int_0^a dr r^2 \int_0^{2\pi} d\phi \int_0^\pi d\theta \sin\theta \quad (5)$$

$$\underbrace{dV}_{dr}$$

$$\underset{x y}{x y} = 0 \quad (5)$$

$$(r \sin\theta \cos\varphi)(r \sin\theta \sin\varphi) \quad . \checkmark$$