Vorlesung 18

Integrationsgrenzen:

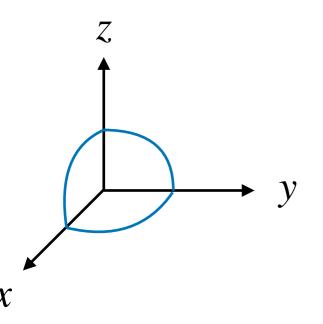
$$r' : 0 ... r$$
 $\theta : 0 ... \pi$
 $\varphi : 0 ... 2\pi$

$$\Rightarrow \int dV = \int_0^r dr' r'^2 \int_0^{\pi} d\theta \sin \theta \int_0^{2\pi} d\phi = \frac{4}{3}\pi r^3$$

$$= \frac{4}{3}\pi r^3$$

$$= 4\pi$$

Viel komplizierter in kart. Koordinaten:



Berechne einen Oktanten : $\frac{1}{8}V$

Integrationsgrenzen gegeben durch Kugeloberfläche

$$x^2 + y^2 + z^2 = r^2$$

$$(z) : 0 \dots r$$
 $(z) : 0 \dots \sqrt{r^2 - z^2}$

$$x(y,z)$$
 : 0 ... $\sqrt{r^2 - y^2 - z^2}$

$$\frac{1}{8}V = \int_0^r dz \int_0^{\sqrt{r^2 - z^2}} dy \int_0^{\sqrt{r^2 - y^2 - z^2}} dx$$

$$= \int_0^r dz \int_0^{\sqrt{r^2 - z^2}} dy \sqrt{r^2 - y^2 - z^2}$$

$$= \int_{0}^{r} dz \dots \text{ nur noch mit Integraltafel } \dots$$

Volumenelement in bel. Koordinaten u, v, w: $dx dy dz = J \cdot du dv dw$

J: Jacobi-Determinante

$$J := \begin{bmatrix} \frac{\partial x}{\partial u} & \frac{\partial y}{\partial u} & \frac{\partial z}{\partial u} \\ \frac{\partial x}{\partial v} & \frac{\partial y}{\partial v} & \frac{\partial z}{\partial v} \\ \frac{\partial x}{\partial w} & \frac{\partial y}{\partial w} & \frac{\partial z}{\partial w} \end{bmatrix} = \frac{\partial \vec{r}}{\partial u} \cdot \left(\frac{\partial \vec{r}}{\partial v} \times \frac{\partial \vec{r}}{\partial w} \right) \quad \frac{\partial \vec{r}}{\partial k} := \left(\frac{\partial x}{\partial k}, \frac{\partial y}{\partial k}, \frac{\partial z}{\partial k} \right)$$

 $x = r \sin \theta \cos \varphi$

 $x = \rho \cos \varphi$

Polarkoordinaten :
$$dV = r^2 \sin \theta \, dr \, d\varphi \, d\theta$$
 $\qquad \qquad y = r \sin \theta \sin \varphi$ $z = r \cos \theta$

Zylinderkoordinaten:
$$dV = \rho d\rho d\phi dz$$
 $\qquad \qquad \qquad y = \rho \sin \varphi$

Notation!

6.2 Schwerpunkt

Wir hatten SP für MPe definiert als:

$$\vec{r}_{s} = \frac{\sum_{i} \vec{r}_{i} \Delta m_{i}}{\sum_{i} \Delta m_{i}} = \frac{1}{M} \sum_{i} \vec{r}_{i} \rho_{i}(\vec{r}_{i}) \Delta V_{i}$$

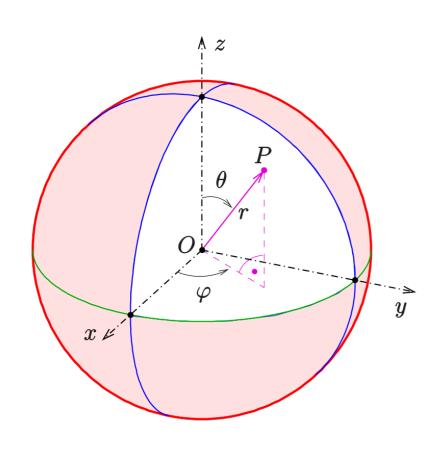
$$\vec{r}_{S} = \frac{1}{M} \int_{V} \vec{r} \, \rho_{i}(\vec{r}) \, \mathrm{d}V = \frac{1}{M} \int_{V} \vec{r} \, \mathrm{d}m \qquad \text{(kein 1D-Integral !)}$$

Drei Komponenten : $\vec{r}_s = (x_s, y_s, z_s)$

$$x_s = \frac{1}{M} \int_V x \, \rho(\vec{r}) \, dV \quad y_s = \frac{1}{M} \int_V y \, \rho(\vec{r}) \, dV \quad z_s = \frac{1}{M} \int_V z \, \rho(\vec{r}) \, dV$$

Homogener Körper: $\rho(\vec{r}) = \text{const "uber } V \implies \vec{r}_s = \frac{\rho}{M} \int_V \vec{r} \, \mathrm{d}V = \frac{1}{V} \int \vec{r} \, \mathrm{d}V$

Bsp. homogene **Halbkugel**
$$x_s = y_s = 0$$
 (Symmetrieüberlegungen)



$$z_{s} = \frac{1}{M} \int_{V} z \rho \, dV = \frac{1}{V} \int z \, dV$$

$$\int_{M = \rho \cdot V} z \rho \, dV = \frac{1}{V} \int z \, dV$$

$$z = r \cos \theta$$

$$= \frac{1}{V} \cdot \int_{r=0}^{R} \int_{\theta=0}^{\pi/2} \int_{\varphi=0}^{2\pi} r \cos \theta \cdot r^2 \cdot \sin \theta \, dr \, d\theta \, d\varphi$$

$$= \frac{1}{V} \cdot 2\pi \cdot \frac{1}{4} R^4 \int_0^{\pi/2} \cos \theta \sin \theta \, d\theta = \frac{1}{V} \cdot 2\pi \cdot \frac{1}{4} R^4 \frac{1}{2}$$

$$\left. \frac{1}{2} \sin^2 \theta \right|_0^{\pi/2} = \frac{1}{2}$$

$$= \frac{3}{8}R \qquad \text{(Mit } V = \frac{2}{3}R^3\pi \text{, Halbkugel)}$$

$$\rightarrow x_s, y_s$$
 analog $\rightarrow \vec{r}_s = (x_s, y_s, z_s)$

$$\rightarrow x_s, y_s \text{ analog } \rightarrow \vec{r}_s = (x_s, y_s, z_s) \qquad x_s \sim \int_0^{2\pi} \cos \varphi \, \mathrm{d}\varphi = 0 \,, \qquad y_s \sim \int_0^{2\pi} \sin \varphi \, \mathrm{d}\varphi = 0$$

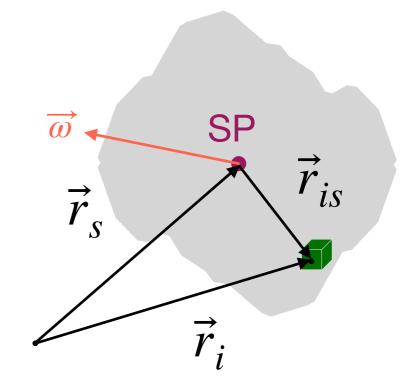
6.3 Bewegung des starren Körpers

Zerlege den starren Körper in Volumenelemente ΔV_i mit Ortsvektoren \vec{r}_i

$$\vec{r}_{is} = \vec{r}_i - \vec{r}_s$$

$$\rightarrow \frac{d\vec{r}_{is}}{dt} = \overrightarrow{v}_{is} = \overrightarrow{v}_i - \overrightarrow{v}_s$$

Starrer Körper $\leftrightarrow |\vec{r}_{is}| = \text{const.} \leftrightarrow \vec{r}_{is}^2 = \text{const.}$



$$\rightarrow \frac{\mathrm{d}\vec{r}_{is}^2}{\mathrm{d}t} = 2\,\vec{r}_{is}\cdot\vec{v}_{is} = 0 \longrightarrow \vec{r}_{is}\perp\vec{v}_{is} \qquad (\Rightarrow \text{Kreisbewegung!})$$
(Produktregel)

Wir können deshalb \overrightarrow{v}_{is} schreiben als $\overrightarrow{v}_{is} = \overrightarrow{\omega} \times \overrightarrow{r}_{is}$

 \overrightarrow{w} : Achse durch SP $\perp \overrightarrow{r}_{is}$ und $\perp \overrightarrow{v}_{is}$



Rotation um

Schwerpunkt



Bewegung eines beliebigen Punktes i:

(des st. K)

 $\overrightarrow{v}_{i} = \overrightarrow{v}_{s} + (\overrightarrow{\omega} \times \overrightarrow{r}_{is})$

Aber **Achtung** : $\overrightarrow{\omega} = \overrightarrow{\omega}(t)$

(kann sich zeitlich ändern!)

Translation

(Geschw. Schwerpunkt)

Freiheitsgrade:

MP: 3 Raumkoordinaten $\vec{r}(t)$

: 3 FG

st. K: 3 Raumkoordinaten + 3 Winkel

: 6 FG

bei festem SP:

: 3 FG

+ 1 feste Drehachse

: 1 FG

Angriffspunkt

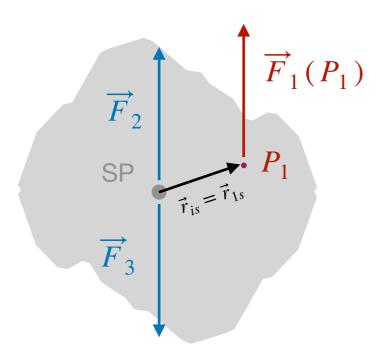
6.4 Kräfte und Kräftepaare

MP: Angabe der Kraft genügt um Bewegungsgleichungen zu lösen

st. K: Bewegung hängt davon ab, **wo** die Kraft angreift $\overrightarrow{F}_i(P_i)$

→ Versuch: Holzbrett und Garnrolle

Um die Bewegungsänderung zu untersuchen wenden wir einen Trick an



Wir lassen am SP zwei Kräfte angreifen, die sich vektoriell aufheben : $\overrightarrow{F}_2 \uparrow \downarrow \overrightarrow{F}_3$ (i.e. $|\overrightarrow{F}_2| = |\overrightarrow{F}_3|$)

Die Richtung ist so gewählt, dass $\overrightarrow{F}_2 | | \overrightarrow{F}_1 | \&$ wir wählen die Beträge $| \overrightarrow{F}_1 | = | \overrightarrow{F}_2 | = | \overrightarrow{F}_3 |$

 \rightarrow Wir betrachten nun den **Effekt** von $\overrightarrow{F}_1 + \overrightarrow{F}_3$ und \overrightarrow{F}_2

 $\overrightarrow{F}_1 + \overrightarrow{F}_3$ setzt sich aus gleichgroßen, antiparallele Kräfte zusammen, die an unterschiedlichen Punkten (SP, P_1) angreifen \leftrightarrow bilden sog. **Kräftepaar**



Bewirken **Drehmoment** bezogen auf SP: $D_s = (\vec{r}_{1s} \times \vec{F}_1)$ $\vec{F}_1 + \vec{F}_3$ bewegt SP nicht (!)

Aber \overrightarrow{F}_2 : beschleunigt SP

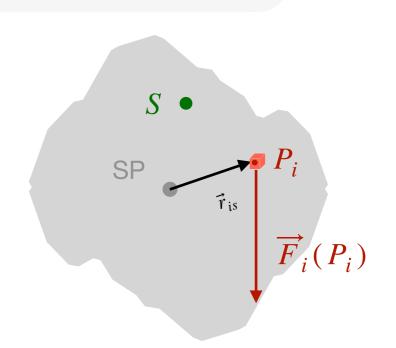


Eine nicht am SP angreifende Kraft $\overrightarrow{F}_i(P_i)$ bewirkt ein Drehmoment, bezogen auf den SP und eine Beschleunigung des SPs.

Beispiel: Holzbrett (aufgehängt an beliebigem Punkt S)

Kraft, welche auf einen Punkt P_i wirkt mit Masse Δm_i :

$$\overrightarrow{F}_i(P_i) = \Delta m_i \cdot \overrightarrow{g}$$



 \rightarrow Drehmoment am Punkt P_i : $\Delta \overrightarrow{D}_s = (\overrightarrow{r}_{is} \times \overrightarrow{F}_i) = \overrightarrow{r}_{is} \times \overrightarrow{g} \Delta m_i$

Gesamtdrehmoment:
$$\overrightarrow{D}_s = \int_V (\overrightarrow{r} \times \overrightarrow{g}) dm = -\overrightarrow{g} \times \int_V \overrightarrow{r} dm = -M \overrightarrow{g} \times \overrightarrow{r}_s$$

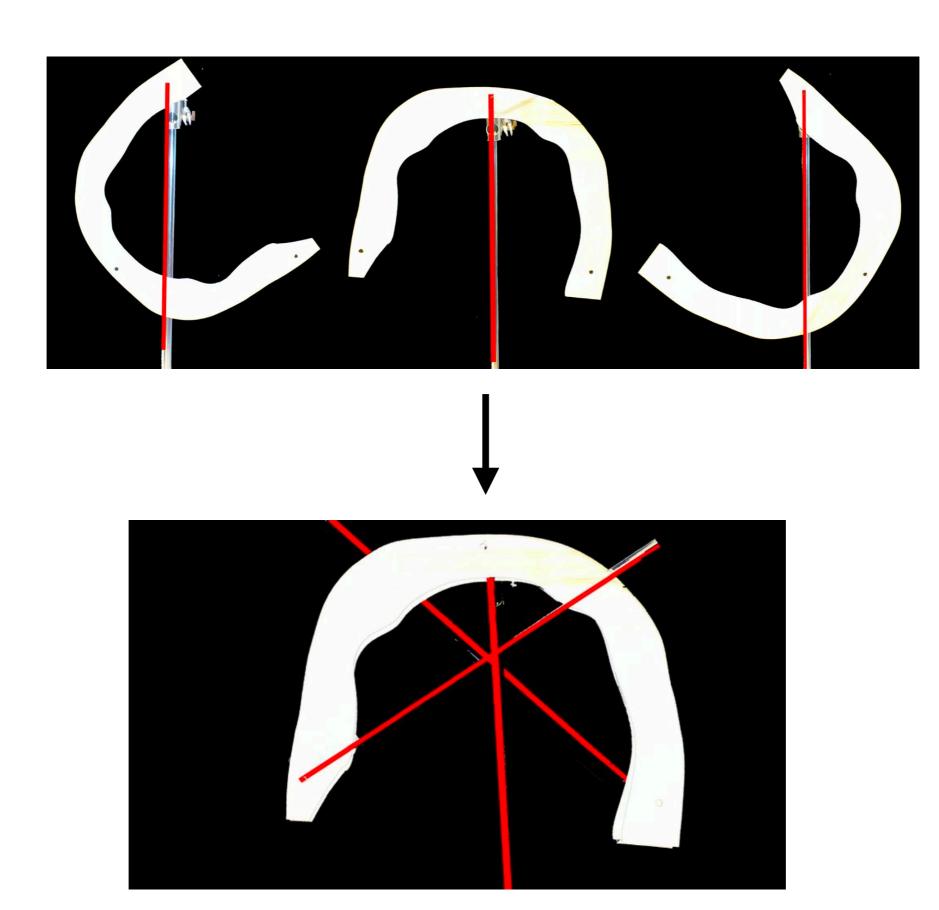
Definition des Schwerpunkts mal die Masse des st. K!

Wähle Ursprung als Aufhängepunkt S um das Drehmoment zu bestimmen

- \rightarrow Drehmoment: $\overrightarrow{D} = -M \cdot \overrightarrow{g} \times \overrightarrow{r}_{s}$ (wie MP mit M bei \overrightarrow{r}_{s})
- → Rotation

 \rightarrow Aufhängen in S: Lot geht durch SP

Versuch: SP-Bestimmung Holzbrett



Gleichgewicht wenn
$$\sum_{i} \overrightarrow{D}_{i} = 0$$
 (und $\sum_{i} \overrightarrow{F}_{i} = 0$)

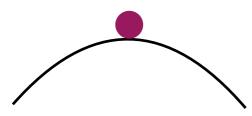
stabil :
$$E_{\rm pot} = \text{(lokales)} \text{ minimum}$$
 Auslenkung $\rightarrow \text{rücktreibende Kraft}$

Versuch: Uhrglas und Holzbrett (stabil wenn SP unter Aufhängepunkt)



labil: $E_{\text{pot}} = \text{maximum}$





Versuch: Besen balancieren

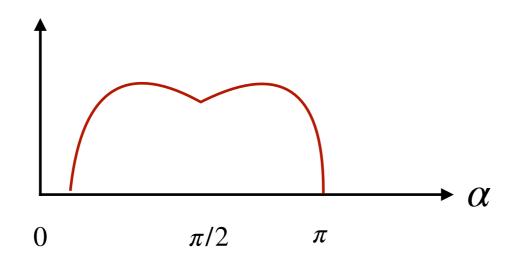
indifferent:

 $E_{\rm pot} = {\rm const}$

Versuch: Holzbrett im SP

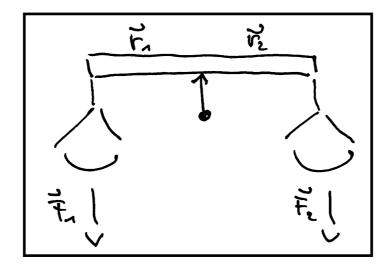
metastabil: $E_{
m pot}$

hat nur **lokales** Minimum; Stabilität hängt von Größe der Auslenkung ab



Quader

Versuch: Balkenwaage



Gleichgewicht wenn:

$$\overrightarrow{F}_1 \times \overrightarrow{r}_1 = \overrightarrow{F}_2 \times \overrightarrow{r}_2$$

"Hebelgesetz"