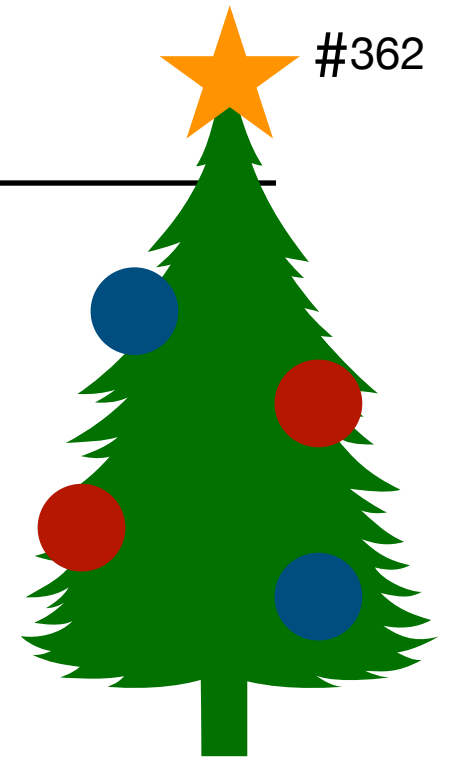


Vorlesung 19



Nächste Woche :

21.12. Weihnachtsvorlesung

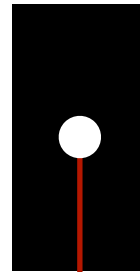
Zur Vorbereitung auf die Klausur
werden wir am **23.12** eine
Probeklausur auf ecampus hochladen

Die Lösungen zu den Aufgaben gibt es
im neuen Jahr.

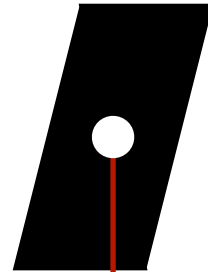


Beispiel **Kippen**:

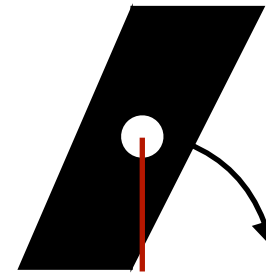
Lot durch SP muss durch Auflagefläche (= Drehachse!) zeigen



stabil



stabil



instabil

Nochmal Flaschenhalter

Schwerpunkt liegt **unter**
der Auflagefläche, sonst
ist das System instabil



6.5 Rotation : Trägheitsmoment + Rot.-Energie

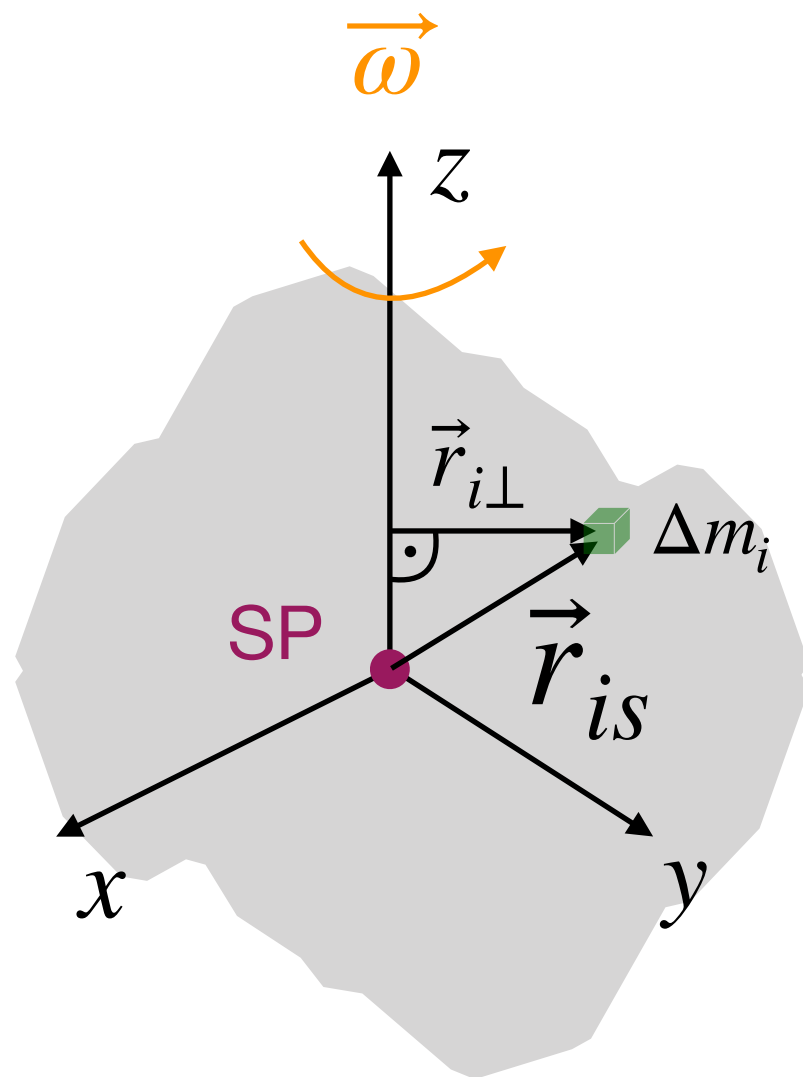
#364

Betrachte Rotation um **feste** Achse (keine Translation, nur ein Drehwinkel)



1 Freiheitsgrad

Wähle Rotationsachse als z -Achse



Kinetische Energie eines
Massenelements Δm_i im
senkrechten Abstand $\vec{r}_{i\perp}$:

$$\Delta E_{\text{kin},i} = \frac{1}{2} \Delta m_i v_{i\perp}^2 = \frac{1}{2} \Delta m_i r_{i\perp}^2 \omega^2$$



Kreisbewegung : $\vec{v}_{i\perp} = \vec{\omega} \times \vec{r}_{i\perp} \rightarrow v_{i\perp}^2 = \omega^2 r_{i\perp}^2$

Gesamte kin. Energie :

$$E_{\text{rot}} = \lim_{N \rightarrow \infty, \Delta V_i \rightarrow 0} \left(\frac{1}{2} \sum_{i=1}^N \Delta m_i r_{i\perp}^2 \omega^2 \right)$$
$$= \frac{1}{2} \omega^2 \int_V r_{\perp}^2 dm$$

→ **Trägheitsmoment :**

$$I := \int_V r_{\perp}^2 dm = \int_V r_{\perp}^2 \varrho dV \quad [I] = \text{kg m}^2$$

TM des Körpers immer definiert bzgl. der Drehachse (Abstand r_{\perp})

Damit ist die **Rotationsenergie :**

$$E_{\text{rot}} = \frac{1}{2} I \omega^2$$

→ vgl. Translation $E_{\text{kin}} = \frac{1}{2}mv^2$

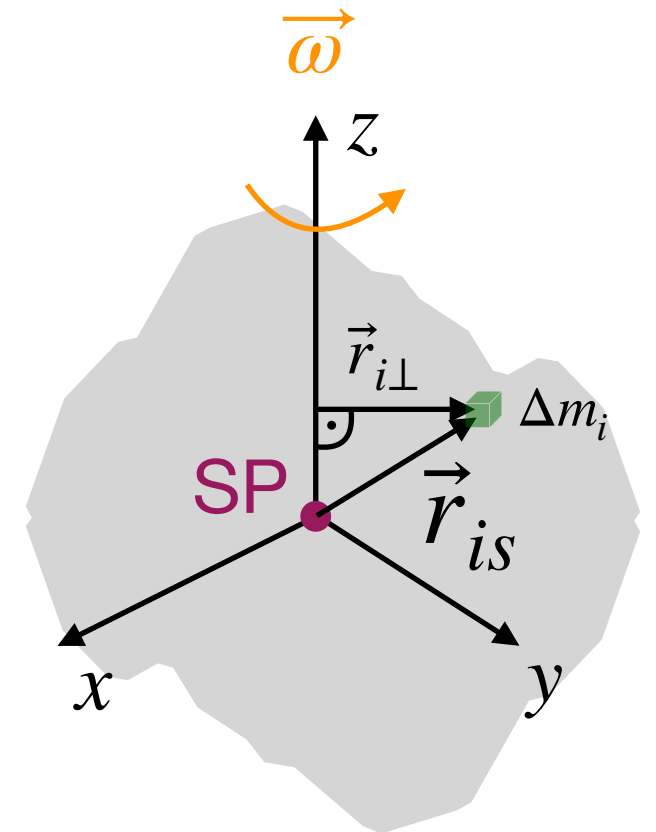
Vergleich Translation & Rotation :

Translation ↔ Rotation	
m	I
v	ω
$\vec{p} = m \vec{v}$	$\vec{L} = I \vec{\omega}$
\vec{p}	\vec{L}
$E = \frac{p^2}{2m}$	$E = \frac{L^2}{2I}$

Drehimpuls des Massenelements Δm_i :

$$\vec{L}_i = \vec{r}_{i\perp} \times (\Delta m_i \vec{v}_{i\perp}) = r_{i\perp}^2 \Delta m_i \vec{\omega}$$

$$\Delta m_i \vec{r}_{i\perp} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_{i\perp}) = \Delta m_i r_{i\perp}^2 \vec{\omega} - \underbrace{\Delta m_i \vec{r}_{i\perp} (\vec{r}_{i\perp} \cdot \vec{\omega})}_{=0}$$



→ **Gesamtdrehimpuls** : ($\Delta m_i \rightarrow dm$ & Integration über Volumen)

$$\vec{L}_{\text{ges}} = \int_V r_{\perp}^2 \vec{\omega} dm = \vec{\omega} \int r_{\perp}^2 dm = I \vec{\omega}$$

$$\text{und } E_{\text{rot}} = \frac{L^2}{2I} \quad \left(\text{mit } \omega^2 = \frac{L^2}{I^2} \right)$$

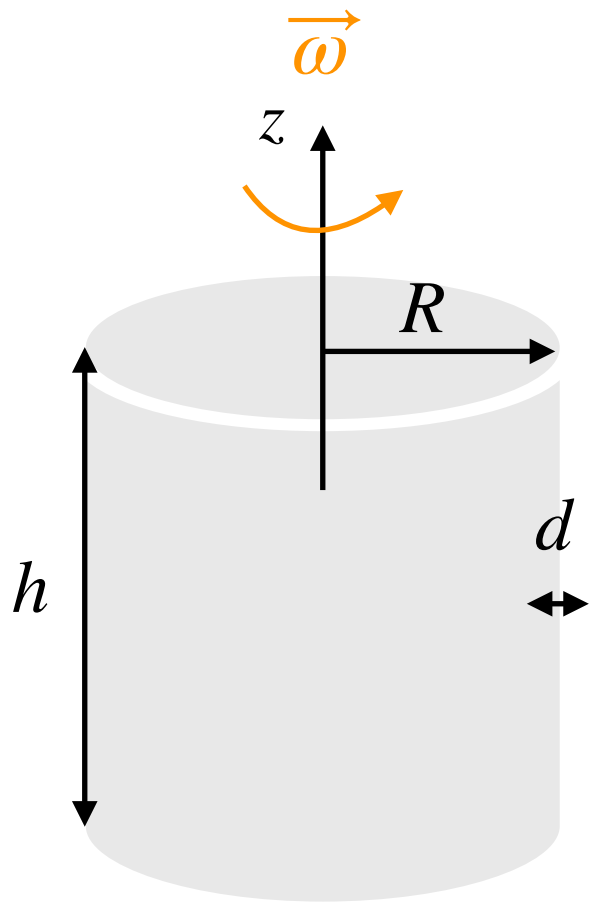
Berechnung von Trägheitsmomenten :

Möglichst für einfache Körper, alternativ direkte Bestimmung durch Messung

Hohlzylinder :

Rotation um die Symmetrieachse (z)

Wanddicke $d \ll R$:



Volumenelement in Zylinderkoordinaten ($dV = r \, dr \, d\theta \, dz$),
Integration über φ von $0 - 2\pi$; Integration über z von $0 - h$

$$I_z = \varrho \int_V r^2 dV = 2\pi \varrho h \int_{R-d}^R r^2 \boxed{r \, dr}$$

Wir wählen Koordinaten in denen R die Distanz von der Achse bis zur äußeren Wand ist

$$\rightarrow I_z = \frac{\pi}{2} \varrho h \left[R^4 - (R - d)^4 \right] = 2\pi \varrho h R^3 d + \mathcal{O}(d^2)$$

\uparrow
 $-6d^2R^2 + 4d^3R - d^4$

$$I_z \approx 2\pi \varrho h R^3 d$$

\uparrow
 $d \ll R$

Mit $M = 2\pi R d h \varrho \quad \Rightarrow \quad I_z = M R^2$

(Hätte man auch raten können)

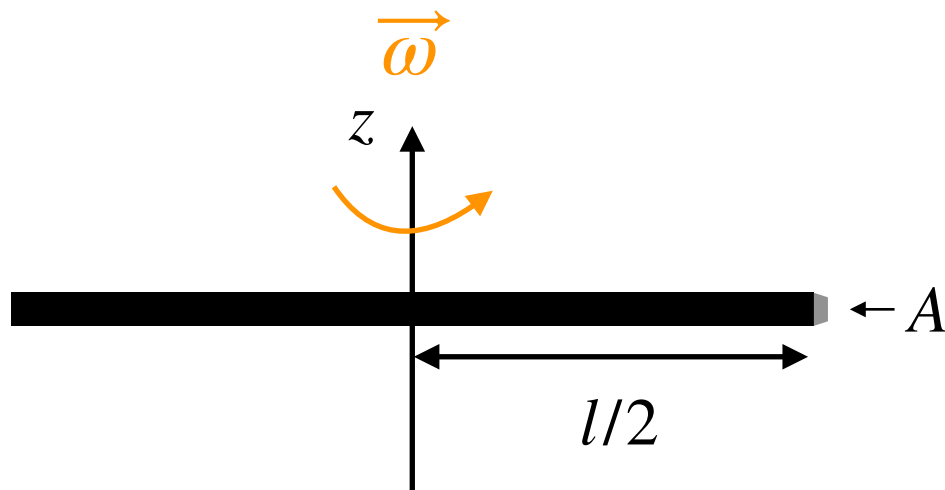
Vollzylinder :

$$I_z = 2 \pi \varrho h \int_0^R r^3 \mathrm{d}r = \frac{\pi}{2} h \varrho R^4 = \frac{M}{2} R^2$$

Dünner Stab :

Mit Drehachse bei $l/2$

Volumenelement $\mathrm{d}V = A \mathrm{d}x$



$$I_z = \varrho \int_{-l/2}^{l/2} x^2 A \mathrm{d}x = 2\varrho \int_0^{l/2} x^2 A \mathrm{d}x$$

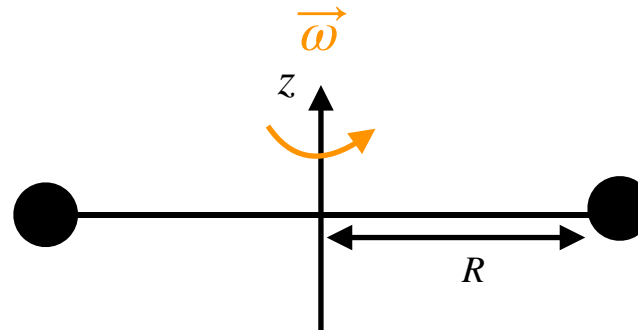
$$\rightarrow I_z = 2 \varrho \int_0^{l/2} x^2 A \mathrm{d}x = 2 \varrho A \frac{1}{3} \left(\frac{l}{2} \right)^3 = \frac{1}{12} \underbrace{\varrho A l}_M l^2 = \frac{1}{12} M l^2$$

Weitere Fälle :

homogene Kugel : $I = \frac{2}{5} MR^2$

Hohlkugel : $I = \frac{2}{3} MR^2$

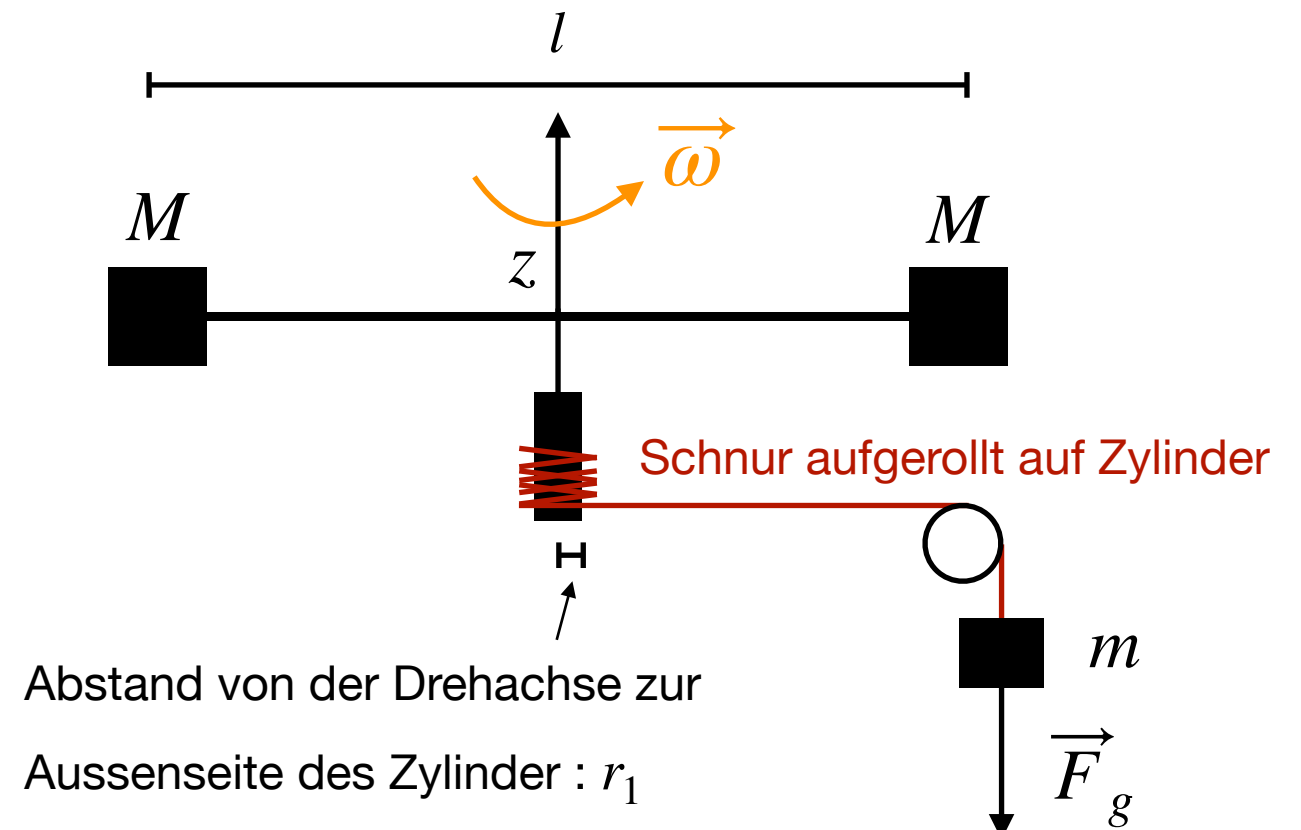
Hantel : $I_z = 2 MR^2$



Messung des Trägheitsmoments :

Wie können wir experimentell das Trägheitsmoments eines Körpers bestimmen?

Versuch : **Drehapparat**



$$I_z = 2M \left(\frac{l}{2} \right)^2 = \frac{1}{2} M l^2$$

$$\rightarrow L = I_z \omega, \quad \dot{L} = I_z \dot{\omega} = I_z \frac{\dot{v}}{r_1} = I_z \frac{a}{r_1}$$

Drehmoment durch \vec{F}_g : $D = m g r_1 = \dot{L}$

$$\Rightarrow I_z \frac{a}{r_1} = m g r_1 \quad \Rightarrow \quad I_z = \frac{m g r_1^2}{a}$$

Messung von a : $a = \frac{2s}{t^2} = \frac{2 \cdot (2\pi r_1) \cdot n}{t^2} \Rightarrow$ **Messe t für festes n**

Anzahl Umdrehungen

$s = \frac{1}{2} a t^2$

Experimenteller Aufbau:

1.

Das Trägheitsmoment der Apparatur ohne weitere Gewichte wird gemessen



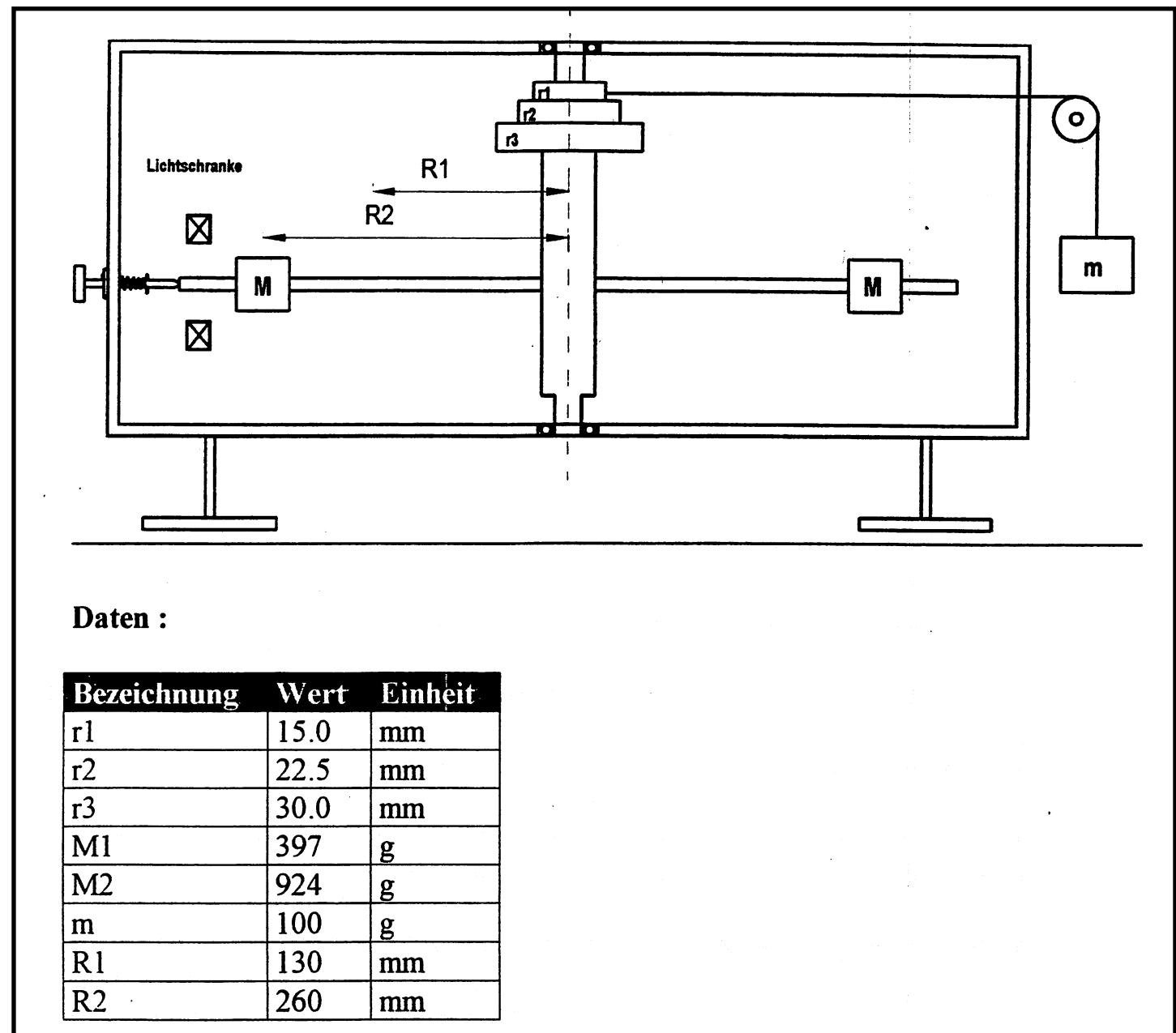
Trägheitsmoment des Stabes

2.

Gewichte M_1 wird auf den Radius R_1 (130 mm) angebracht und wir wiederholen die Messung

3.

Gewichte M_1 wird auf den Radius R_2 (260 mm) angebracht und wir wiederholen die Messung



Das Trägheitsmoment der 1. Messung wird von der Messung 2 und 3 subtrahiert.

I_z von **Messung 2** ist $\frac{1}{4}$ der **Messung 3**, da sich der Radius

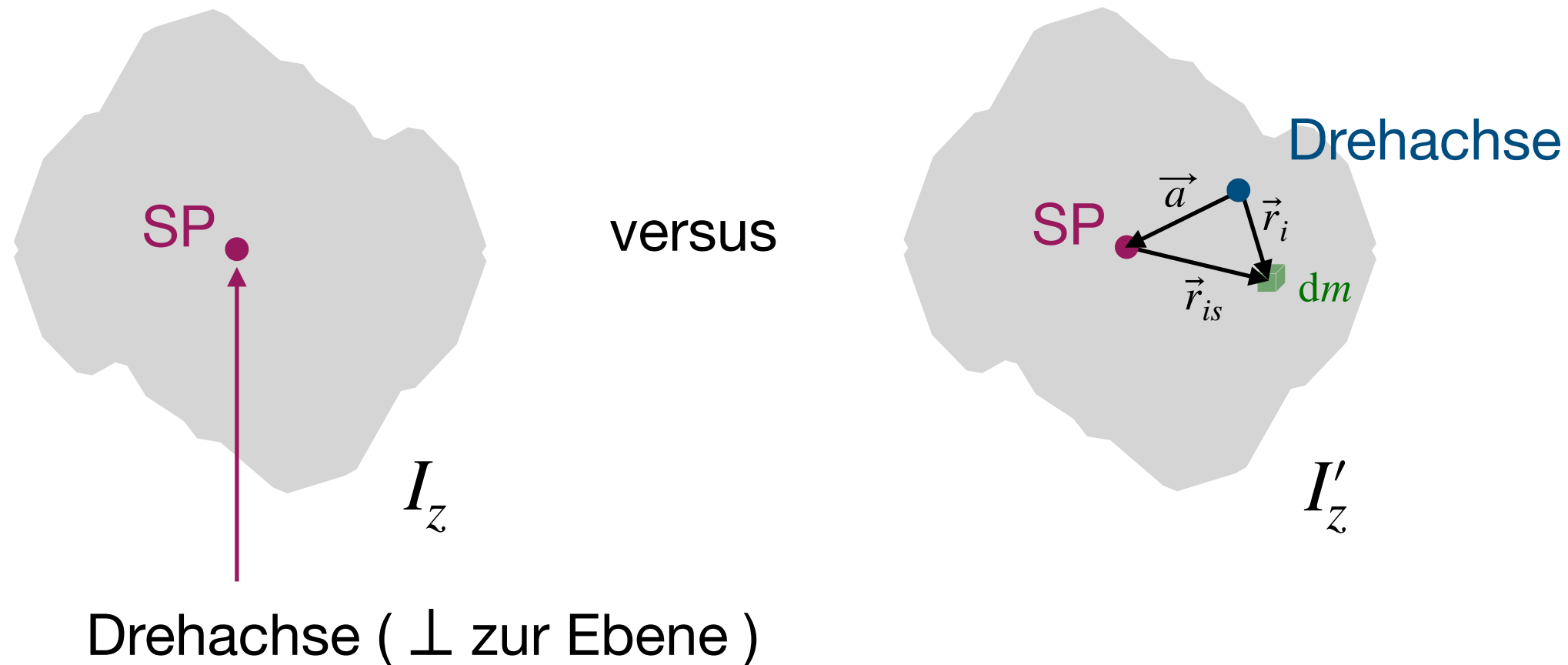
verdoppelt hat , denn $I_z = \frac{1}{2} M l^2$

Trägheitsmoment	Drehmoment	Zeit [s]	$a = 1 / t^2$	$1/a$	$1/a - 1/a_{\text{Rest}}$
$I_{\text{Rest } r1}$	$r1 * mg$	2,35	,181	5,52	0
$I(13) + I_{\text{Rest } r1}$	$r1 * mg$	4,42	,051	19,61	14,09
$I(26) + I_{\text{Rest } r1}$	$r1 * mg$	7,86	,016	62,5	56,98
$I_{\text{Rest } r2}$	$r2 * mg$	3,33	,09	11,11	0
$I(13) + I_{\text{Rest } r2}$	$r2 * mg$	6,36	,025	40	28,89
$I(26) + I_{\text{Rest } r2}$	$r2 * mg$	11,3	,008	125	113,89
		$I(26) / I(13) \text{ bei } r1 * mg$		4	
		$I(26) / I(13) \text{ bei } r2 * mg$		3,9	

6.6 Steinerscher Satz

#375

Trägheitsmoment bezüglich Achse, die nicht durch SP geht.



Wir legen den Ursprung unseres Koordinatensystems in den **SP** : $\vec{r}_s = 0$

$$\frac{1}{M} \int_V \vec{r}_{is} dm = \vec{r}_s = 0$$

$$\rightarrow I'_z = \int_V r_i^2 dm = \int_V (\vec{a} + \vec{r}_{is})^2 dm$$

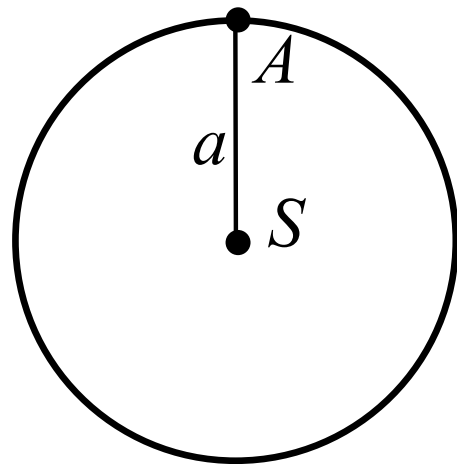
$$= \underbrace{a^2 \int_V dm}_{a^2 M} + \underbrace{\int_V r_{is}^2 dm}_{I_z} + 2 \vec{a} \cdot \underbrace{\int_V \vec{r}_{is} dm}_0$$

$$\int_V \vec{r}_{is} dm = M \vec{r}_s = 0$$

Steinerscher Satz : $I'_z = I_z + a^2 M$

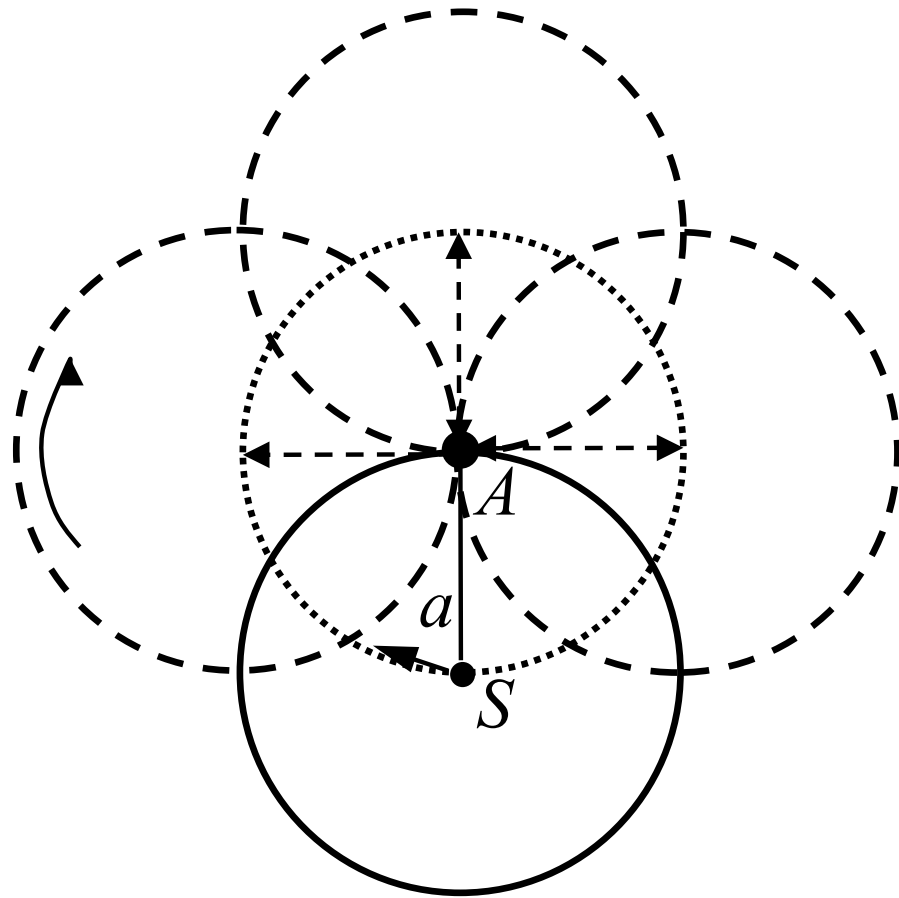
Wichtig: Achse von I'_z ist **parallel** zu I_z !

z.B. Fahrradreifen



Bei Rotation um
Schwerpunkt

$$I_z$$



Bei Rotation um
Achse A

$$I'_z = I_z + a^2 M$$

6.7 Bewegungsgleichung des starren Rotators

#378

Rotation um **raumfeste Achse**, betrachten Massenelement Δm_i :

$$\vec{L}_i = (\vec{r}_{i\perp} \times \vec{p}_i) = \Delta m_i (\vec{r}_{i\perp} \times \vec{v}_i) = \Delta m_i r_{i\perp}^2 \vec{\omega}$$

$$\vec{\omega} = \frac{\vec{r}_{i\perp} \times \vec{v}_i}{r_{i\perp}^2}$$

$$\rightarrow \dot{\vec{L}}_i = \Delta m_i (\vec{r}_{i\perp} \times \dot{\vec{v}}_i) = (\vec{r}_{i\perp} \times \vec{F}_i) = \vec{D}_{i\parallel}$$

$D_i = |\vec{D}_{i\parallel}|$: Komponente des äußeren Drehmoments, das an Δm_i angreift **parallel** zur Drehachse.

Andere Komponenten werden von den Lagern der Drehachse abgefangen \rightarrow **Umwuchtung** (später)

$$\Rightarrow D_i = \Delta m_i r_{i\perp}^2 \frac{d\omega}{dt}$$

Volumenintegral: $D = I \frac{d\omega}{dt} = I \frac{d^2\varphi}{dt^2} = I \ddot{\varphi}$

(vgl. $F = m \ddot{x}$)

Spezialfall : **konstantes Drehmoment** $D \neq D(t) = \text{const}$

Gleiche Differentialgleichung wie freier Fall :

$$\varphi(t) = \frac{D}{2I} t^2 + A t + B$$

Integrationskonstanten A, B