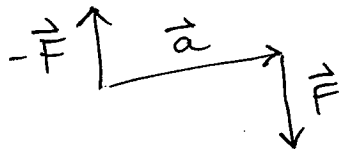
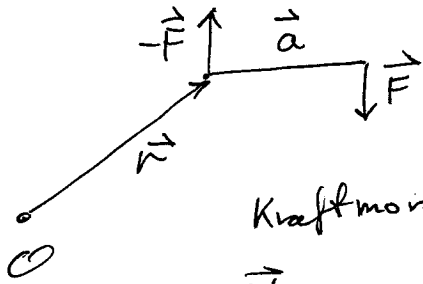


4. mars 09  
Kraftpar



Kraftmomentet til Kraftparet er  $\vec{M} = \vec{a} \times \vec{F}$   
(her: retninger til  $\vec{M}$  er inn mot arket).  
Dette er uavhengig av referansepunktet  $\odot$ .



Kraftmomentet (om  $\odot$ )

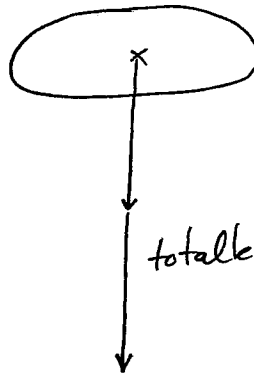
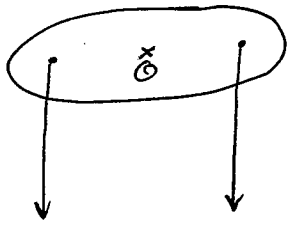
$$\begin{aligned}\vec{M} &= \vec{r} \times (-\vec{F}) + (\vec{r} + \vec{a}) \times \vec{F} \\ &= \underbrace{-\vec{r} \times \vec{F} + \vec{r} \times \vec{F}}_{\vec{0}} + \vec{a} \times \vec{F}\end{aligned}$$

$$\underline{\vec{M} = \vec{a} \times \vec{F}}$$

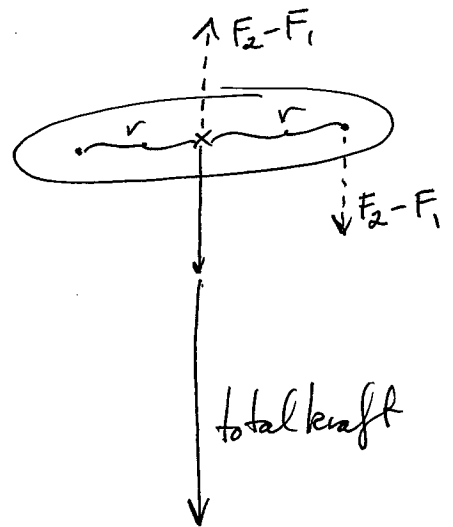
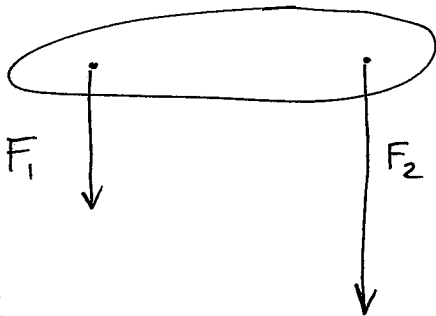
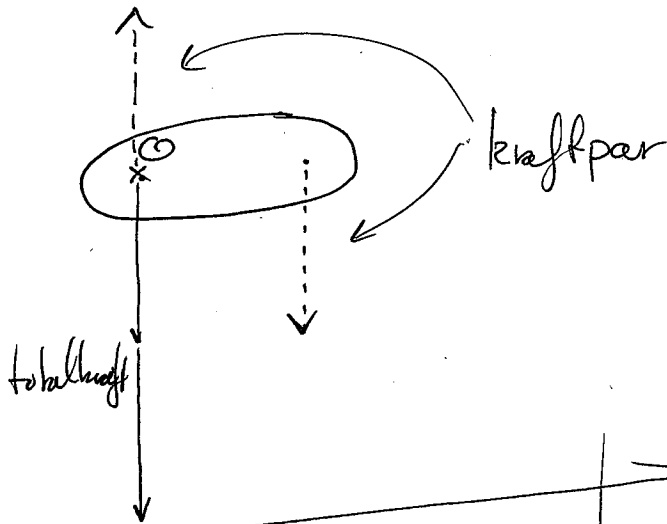
Resultat Et system av krefter som virker på et stive legemet kan forenkles til en totalkraft som virker på et utvalgt punkt  $\odot$  og et kraftpar.

Typisk velges  $\odot$  til å være massesenteret.

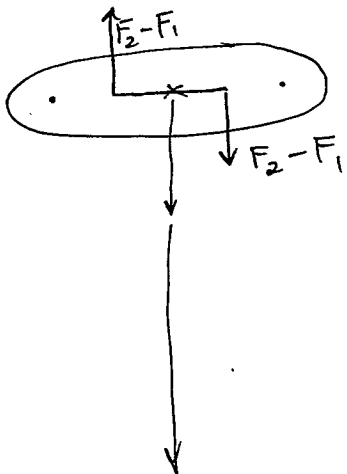
eksempler →



(kraftpaar  
er null-  
kraftpaar)



Alternativt



Rotasjon av et stivt legeme rundt en fast akse.

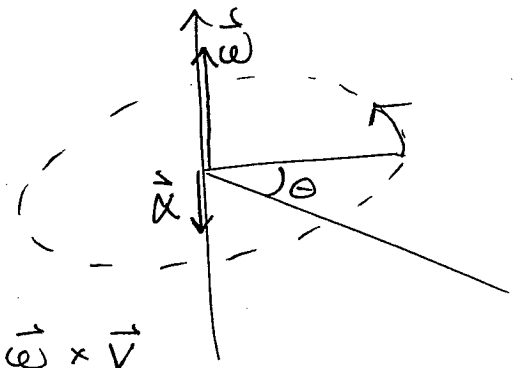
$$\vec{M} = I \cdot \vec{\alpha} \leftarrow \text{vinkelakselerasjon}$$

$\uparrow$  treghetsmoment  
 $\uparrow$  Kraftmoment

$$\vec{\alpha} = \frac{d\vec{\omega}}{dt} = \frac{d^2\vec{\theta}}{dt^2}$$

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

$$\vec{\omega} \times \vec{r} = \vec{v}$$



Akselerasjonen  $\vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \left(\frac{d}{dt}\vec{\omega}\right) \times \vec{r} + \vec{\omega} \times \vec{v}$

$$= \vec{\alpha} \times \vec{r} + \vec{\omega} \times \vec{v}$$

$(\vec{a}_T)$                        $(\vec{a}_N)$

$$\left( \begin{aligned} \vec{\omega} \times (\vec{v}) &= \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}) = -|\vec{\omega}|^2 \vec{r} + (\vec{\omega} \cdot \vec{r}) \vec{\omega} \\ &= -|\vec{\omega}|^2 \vec{r} \quad \text{hvis } \vec{\omega} \text{ og } \vec{r} \\ &\quad \text{er ortogonale} \end{aligned} \right)$$

( $\vec{\omega} \cdot \vec{r} = 0$ )  
Plant legeme

$$\vec{M} = \sum_i \vec{r}_i \times \vec{F}_i = \sum_i \vec{r}_i \times \vec{a}_i \cdot m_i$$

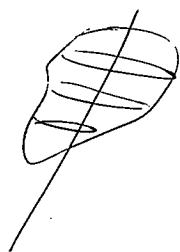
$$\vec{M} = \sum_i \vec{F}_i \times (\vec{\alpha}_i \times \vec{r}_i + \vec{\omega}_i \times \vec{v}_i) m_i$$

$\alpha = \alpha_i$   
for alle  $i$ .

$$= \sum_i r_i^2 m_i \cdot \alpha$$

$$= I \cdot \alpha$$

Generelt:



Deler opp i skiver.

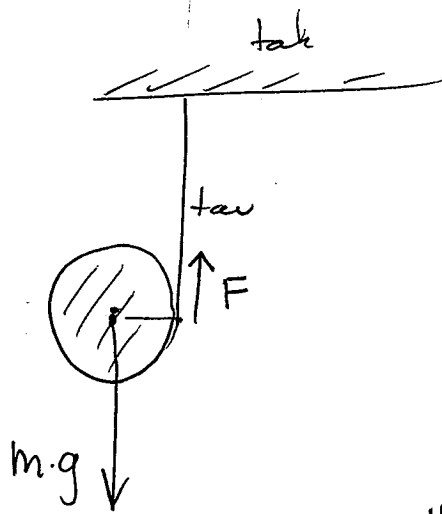
Hver skive er et plant legeme.

Treghetsmomentet er summen av treghetsmomentene til skivene.

# Eksempel

positiv  
retning ↑

Massiv  
sylinder  
med  
masse  $m$   
og radius  
 $R$



Tauet er viklet rundt  
sylinderen.  
Vi fester tauet i taket  
og slipper sylinderen.  
Hvor raskt akselererer  
sylinderen nedover.

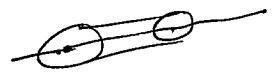
Kraft momentet på sylinderen  $M = F \cdot R$

Vinkelakselerasjonen til sylinderen  $\alpha$  tilfredstiller:

$$I \cdot \alpha = M = F \cdot R$$

$$\alpha = |\vec{\alpha}| = \frac{F \cdot R}{I} \quad \text{positiv}$$

Treghetsmomentet for en sylinder med masse  $m$   
og radius  $R$  er  $\frac{m}{2} R^2$



Total kraft på sylinderen er:

$$F - mg$$

$$a < 0$$

Newtons 2. lov

$$F - mg = +m \cdot a$$

$$|\vec{\alpha}R| = |\vec{a}|$$

$$\alpha \cdot R = -a$$

siden  $a < 0$

og  $\alpha \cdot R > 0$

$$|\alpha R| = |a|$$

$$F = \frac{\alpha \cdot I}{R} = \left(\frac{-a}{R}\right) \cdot \frac{I}{R} = -\frac{aI}{R^2}$$

Vi får at:

$$F = mg + ma$$

$$-\frac{aI}{R^2} = m(g + a)$$

$$-\frac{aI}{R^2} + a \cdot m = m \cdot g, \quad -a\left(m + \frac{I}{R^2}\right) = m \cdot g$$

setter inn  $I = \frac{m \cdot R^2}{2}$

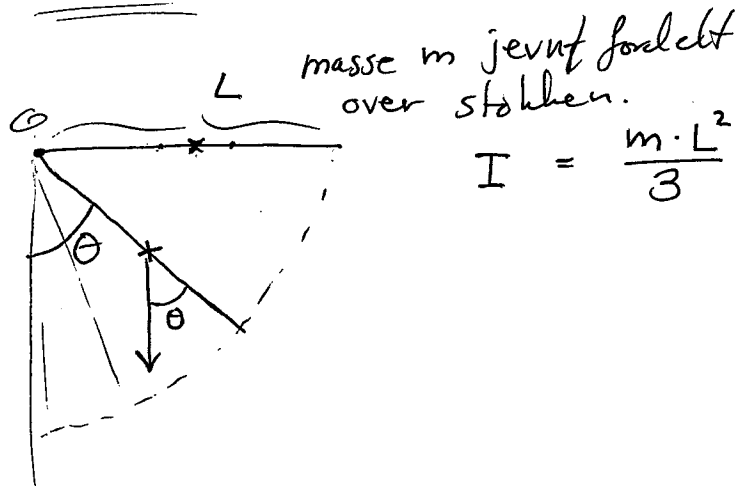
$$a = - \frac{m \cdot g}{\left( m + \frac{m \cdot R^2/2}{R^2} \right)} = \frac{-g}{1 + 1/2} = \frac{-g}{3/2}$$

$$a = \frac{-g \cdot 2}{3} = \underline{\underline{\frac{-2g}{3}}}$$

6.5 kontrolloppg 2.

$$\omega = \frac{d\theta}{dt}$$

$$\alpha = \frac{d\omega}{dt} = \frac{d^2\theta}{dt^2}$$



Hva er vinkelakselerasjonene for  $\theta = 90^\circ, 30^\circ, 0^\circ$

Bruker kraftmoment.

$$M = I \cdot \alpha$$

$$= m \cdot g \cdot \frac{L}{2} \sin \theta \quad (\text{negativ z-retning})$$

$$\alpha = \frac{M}{I} = \frac{m \cdot g \cdot L \sin \theta / 2}{m \cdot L^2 / 3}$$

$$\alpha = \frac{3g \sin \theta}{2L} \quad (\text{negativ retning})$$

1)  $\theta = 90$

$$\alpha = \frac{3g}{2L}$$

2)  $\theta = 30^\circ$

$$\alpha = \frac{3g}{4L}$$

3)  $\theta = 0^\circ$

$$\alpha = 0$$

( $\sin 30^\circ = 1/2$ )  
 vinkel-  
 akselerasjonene  
 er i negativ  
 retning:  
 med urviseren)

Alternativ løsning av oppg 2 (6.5)

Bevaring av energi

Potensiell energi endring

$$-\frac{L}{2} \cos \theta \cdot m \cdot g$$

Endring av kinetisk energi

$$\frac{I}{2} \omega^2$$

$$\Delta E = 0 = -\frac{L}{2} \cos \theta \cdot m \cdot g + \frac{I}{2} \omega^2$$

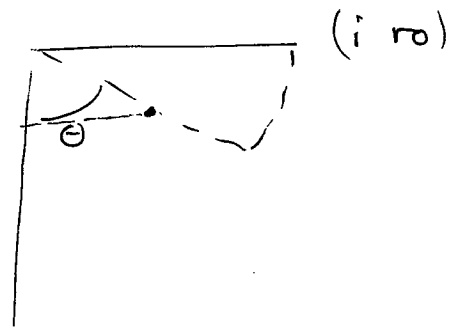
$$\frac{L}{2} \cos \theta \cdot m \cdot g = \frac{I}{2} \omega^2$$

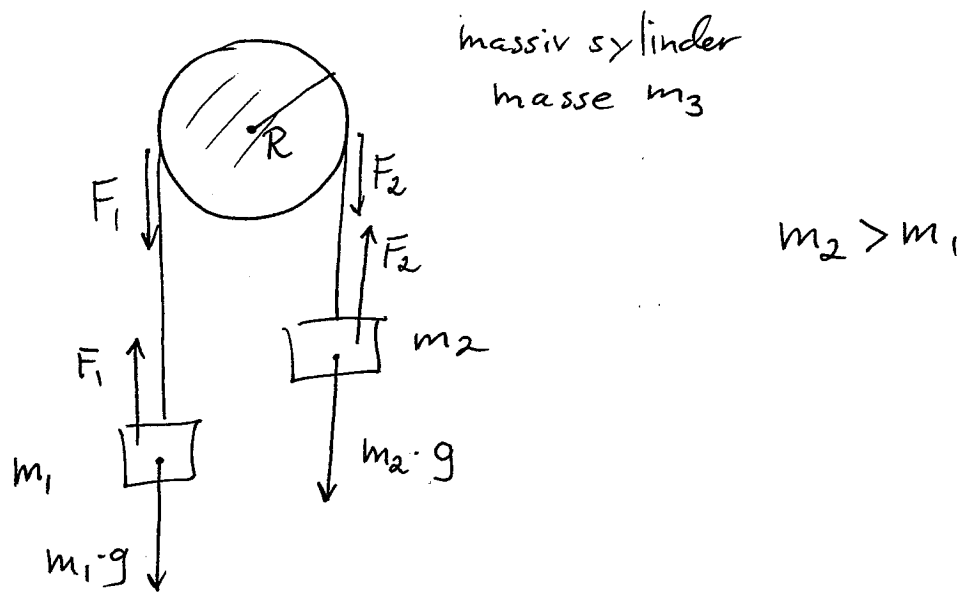
Deriverer med hensyn på tiden:

$$\frac{L \cdot m \cdot g}{2} (-\sin \theta) \cdot \frac{d\theta}{dt} = \frac{I}{2} 2\omega \cdot \frac{d\omega}{dt}$$

kansellerer

$$-\frac{Lmg}{2} \sin \theta = I \alpha$$





Dreiemoment til cylinderen

$$M = F_1 \cdot R - F_2 \cdot R$$

$$= I \cdot \kappa = I \frac{a}{R}$$

Boks 2  $m_2 \cdot a = -m_2 \cdot g + F_2$

Boks 1  $m_1(-a) = -m_1 \cdot g + F_1$

$$F_2 = m_2(a+g), \quad F_1 = m_1(g-a)$$

$$R(F_1 - F_2) = R(m_1 g - m_1 a - m_2 a - m_2 g)$$

$$= I \cdot \frac{a}{R} \quad \left( I = \frac{m_3 \cdot R^2}{2} \right)$$

$$R(m_1 g - m_2 g) = I \cdot \frac{a}{R} + R m_1 a + R m_2 a$$

$$R(m_1 - m_2)g = a \left( \frac{I}{R} + R \cdot m_1 + R \cdot m_2 \right)$$

$$a = \frac{R(m_1 - m_2)g}{\left( \frac{m_3 R}{2} + R m_1 + R m_2 \right)}$$

$$a = \frac{(m_1 - m_2)g}{\left( \frac{m_3}{2} + m_1 + m_2 \right)}$$