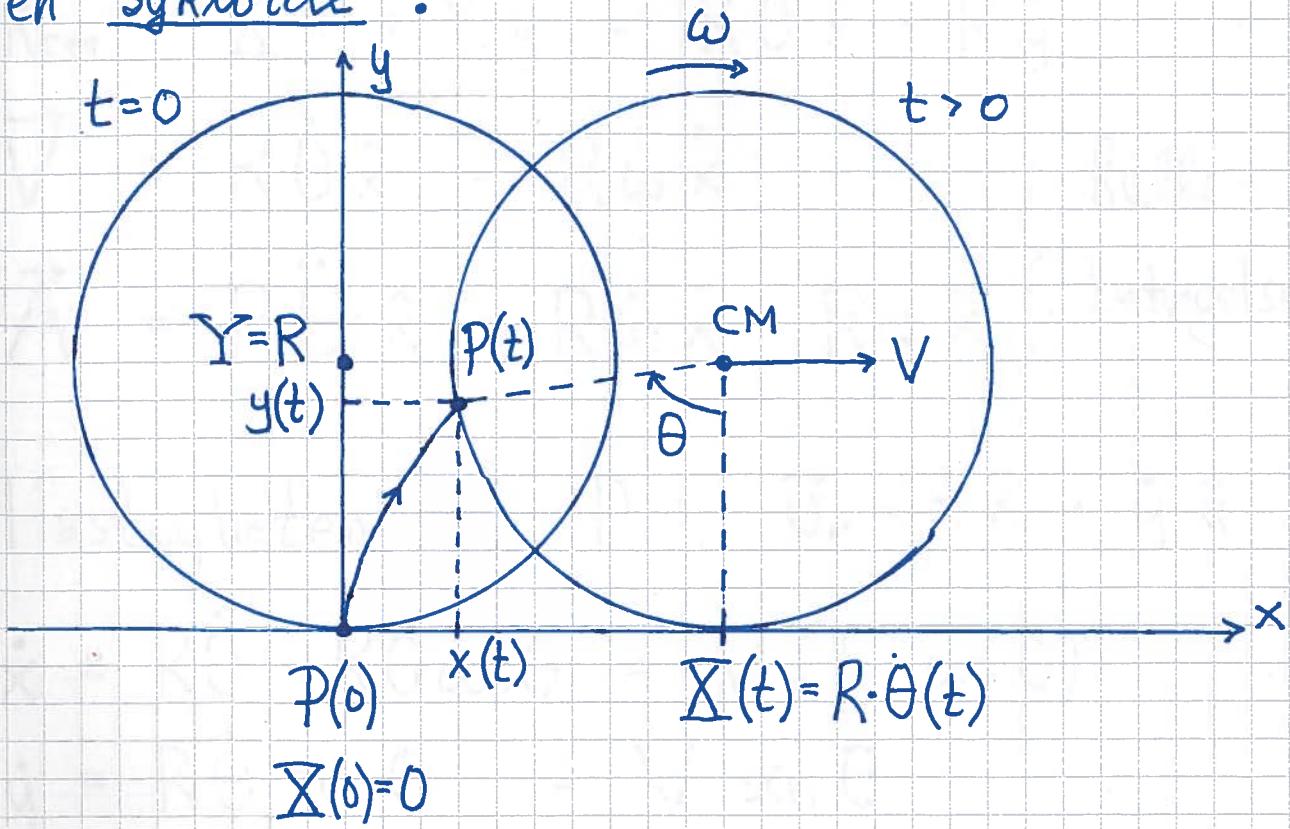
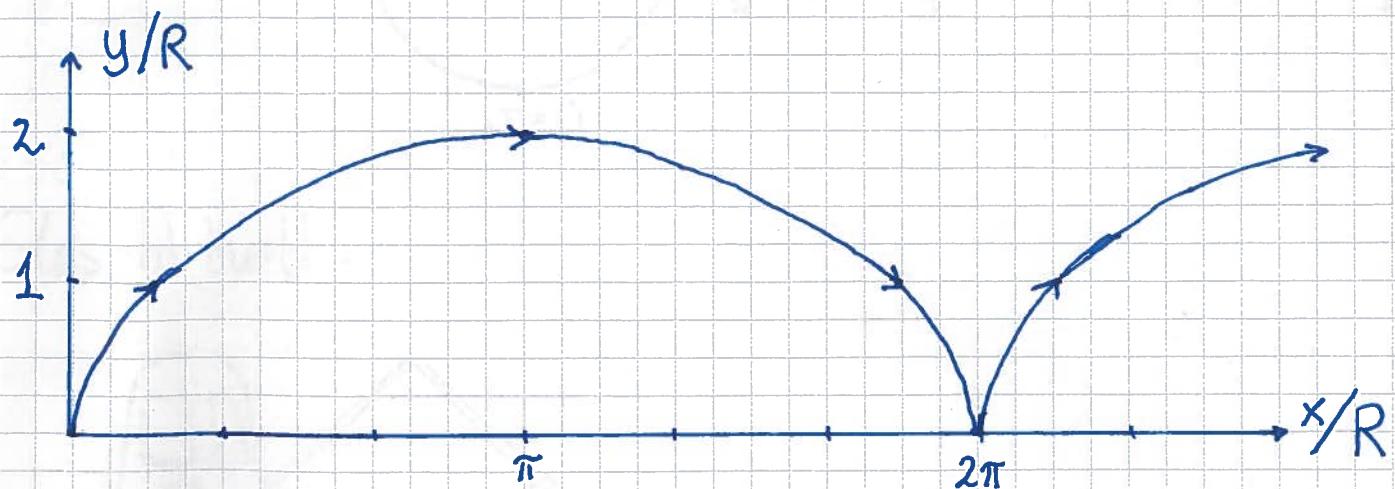


Banen til et punkt P på periferien er
en sykloide:

(60)



Fra figuren: $x = X - R \sin \theta = R\theta - R \sin \theta$
 $y = Y - R \cos \theta = R - R \cos \theta$



Bewegelsen til CM:

$$\vec{R}_{CM} = X\hat{x} + Y\hat{y} = R\theta\hat{x} + R\dot{\theta}\hat{y}$$

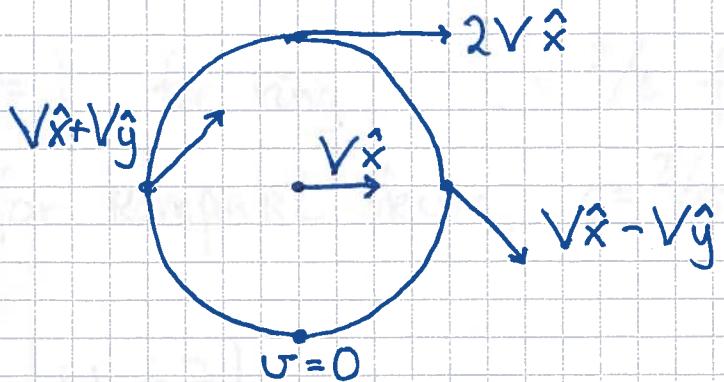
$$\Rightarrow \vec{V} = R\dot{\theta}\hat{x} = R\omega\hat{x} \quad \left. \begin{array}{l} \\ \end{array} \right\} \text{Rulle-}$$

$$\Rightarrow \vec{A} = R\ddot{\theta}\hat{x} = R\ddot{\omega}\hat{x} = R\alpha\hat{x} \quad \left. \begin{array}{l} \\ \end{array} \right\} \text{betingelse(r)}$$

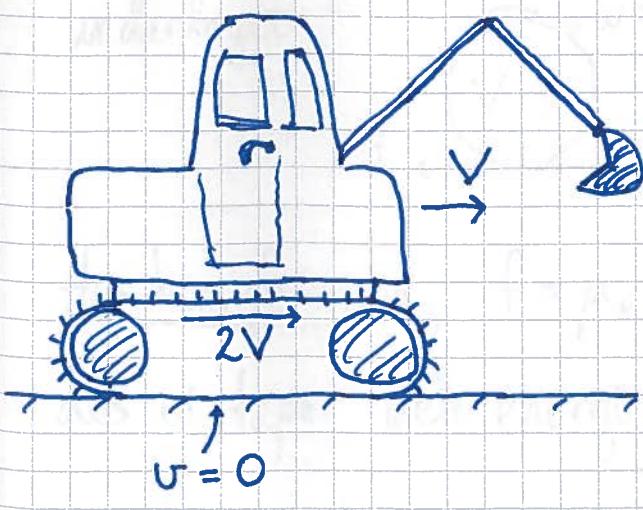
Hastigheten til P: $\vec{v}_P = \dot{x}\hat{x} + \dot{y}\hat{y}$

$$\dot{x} = R\ddot{\theta} - R\dot{\theta}\cos\theta = V(1 - \cos\theta)$$

$$\dot{y} = R\dot{\theta}\sin\theta = V\sin\theta$$



Gloss-aktuelt:



(62)

Ser at $v=0$ for $\theta = 0, 2\pi, 4\pi, \dots$,

dvs når P er i kontakt med underlaget.

Da er effekttapet pga friksjon

$$P_f = \vec{f} \cdot \vec{v} = 0 \quad (\text{som nevnt s. 36})$$

Kinetisk energi ved ren rulling:

$$K = \frac{1}{2}MV^2 + \frac{1}{2}I_0\omega^2 = \frac{1}{2}MV^2 + \frac{1}{2} \cdot cMR^2 \cdot \frac{V^2}{R^2}$$

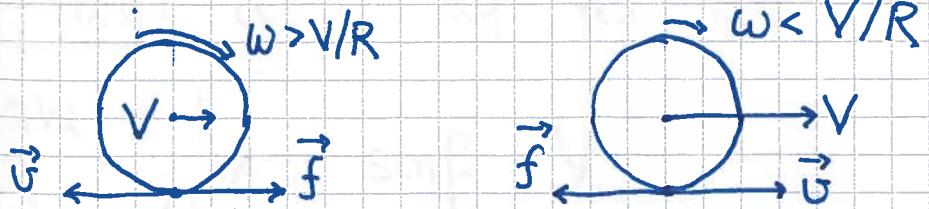
$$\Rightarrow K = (1+c)\frac{1}{2}MV^2$$

med $c=1$ for ring, $c=\frac{2}{3}$ for kuleskall,

$c=\frac{1}{2}$ for kompakt skive, $c=\frac{2}{5}$ for kompakt kule.

Sluring [LL 6.7]

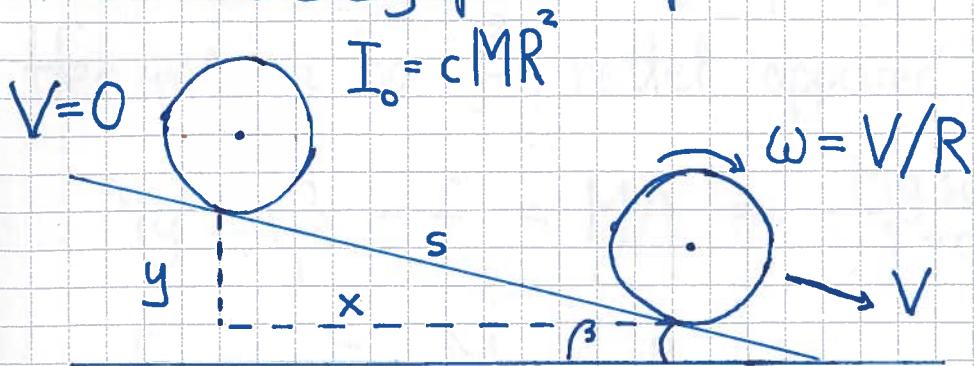
Hvis $\omega \neq \frac{V}{R}$, er $v = V - \omega R \neq 0$, dvs objektet gir på underlaget:



Har kin. friksjon, $f = \mu_k N$, og effekttap, $P_f = \vec{f} \cdot \vec{v} < 0$, dvs vi taper mek. energi pr tidsenhet lik $|P_f|$.

Eks: Ren rulling på skråplan [RF 10.3; LL 6.8]

(63)



Finn V , A , friksjonskraften f , og minste μ_s (evt største β) som gir ren rulling.

$$\text{Energibehovelse: } Mgy = (1+c) \frac{1}{2} MV^2$$

$$\Rightarrow V = \left\{ \frac{2gy}{1+c} \right\}^{1/2} ; \text{ averter med økende } c$$

$$\Rightarrow V(\text{kule}) > V(\text{skive}) > V(\text{kuleskall}) > V(\text{hul cylinder})$$

Akselerasjon:

$$A = \frac{dV}{dt} = \frac{dV}{dy} \cdot \frac{dy}{dt} = \frac{dV}{dy} \cdot \frac{dy}{ds} \cdot \frac{ds}{dt}$$

$$= \left\{ \frac{2g}{1+c} \right\}^{1/2} \cdot \frac{1}{2y^{1/2}} \cdot \sin\beta \cdot V$$

$$= \left\{ \frac{2g}{1+c} \right\}^{1/2} \cdot \frac{\sin\beta}{2y^{1/2}} \cdot \left\{ \frac{2gy}{1+c} \right\}^{1/2} = \underline{\underline{\frac{g \sin\beta}{1+c}}}$$

(64)

Uten friksjon er $F_{\parallel} = Mg \sin \beta$ og $A\ddot{x} = g \sin \beta$.

\Rightarrow Her må vi ha \vec{f} , rettet oppover skråplanet

$$\Rightarrow Mg \sin \beta - f = MA = \frac{Mg \sin \beta}{1+c}$$

$$\Rightarrow f = \frac{c}{1+c} Mg \sin \beta$$

Maksimal statisk friksjon er $f_{\max} = \mu_s N$, og $N = Mg \cos \beta$. Må derfor, for å ha ren nulling, oppfylle ulikheten $f \leq f_{\max}$, dus

$$\frac{c}{1+c} Mg \sin \beta \leq \mu_s Mg \cos \beta$$

$$\Rightarrow \underline{\mu_s \geq \frac{c}{1+c} \tan \beta}, \text{ evt. } \underline{\beta \leq \arctan \left\{ \mu_s \cdot \frac{1+c}{c} \right\}}$$

Lab : Krum bane. Ren nulling gir fortsatt energibevarelse og

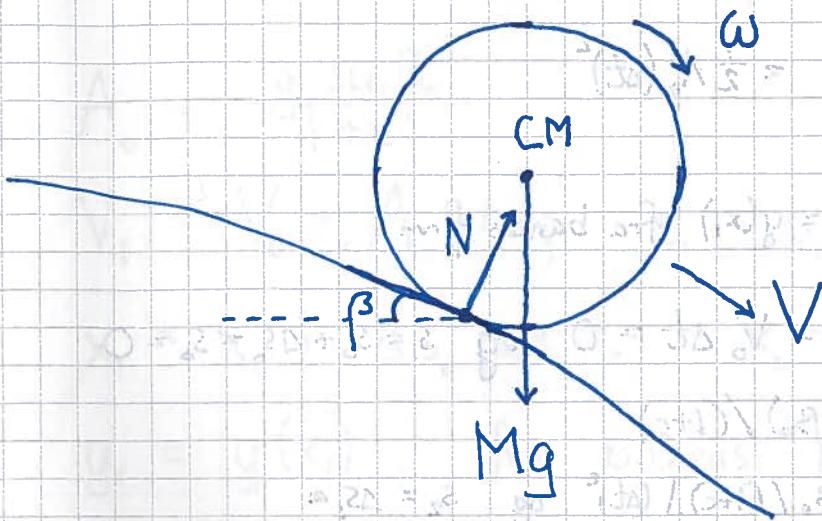
$$A = -\frac{g \sin \beta}{1+c}$$

Tangentelt med banen, men ikke lenger konstant.

Har også akselerasjon normalt på banen,

$$A_{\perp} = V^2/g ; g = [1 + (y')^2]^{3/2} / |y''|$$

slik at normalkraften N varierer langs banen $y(x)$.



$N^2 \perp$ banen gir

$$MA_{\perp} = \pm (Mg \cos \beta - N) ; \begin{array}{l} \text{krumming nedover} \\ \text{oppover} \end{array}$$

dermed N kan beregnes når V og $y(x)$ er kjent. Merk at $y' = dy/dx = \tan \beta$.

Målt bevegelse gir $x(t)$ og $y(t)$.

Beregnet / Teoretisk bevegelse fås ved å løse "N²" langs banen numerisk, f.eks med Euler-metoden:

$$\frac{\Delta V}{\Delta t} = \frac{g \sin \beta}{1+c} \Rightarrow \Delta V = \frac{g \sin \beta}{1+c} \Delta t = A \Delta t$$

$$\frac{\Delta s}{\Delta t} = V \Rightarrow \Delta s = V \Delta t$$

Med f.eks. $t_0 = 0$, $V_0 = V(t_0) = 0$ og $s_0 = s(t_0) = 0$:

$$A_0 = \frac{g \sin \beta_0}{1+c}$$

$$V_1 = V_0 + A_0 \Delta t; \quad s_1 = s_0 + V_0 \Delta t;$$

$$x_1 = x_0 + \Delta s_0 \cos \beta_0 = x_0 + V_0 \Delta t \cos \beta_0$$

$y_1 = y(x_1)$, fra banens kjente form

$$A_1 = \frac{g \sin \beta_1}{1+c}$$

$$V_2 = V_1 + A_1 \Delta t; \quad s_2 = s_1 + V_1 \Delta t;$$

$$x_2 = x_1 + \Delta s_1 \cos \beta_1 = x_1 + (s_2 - s_1) \cos \beta_1$$

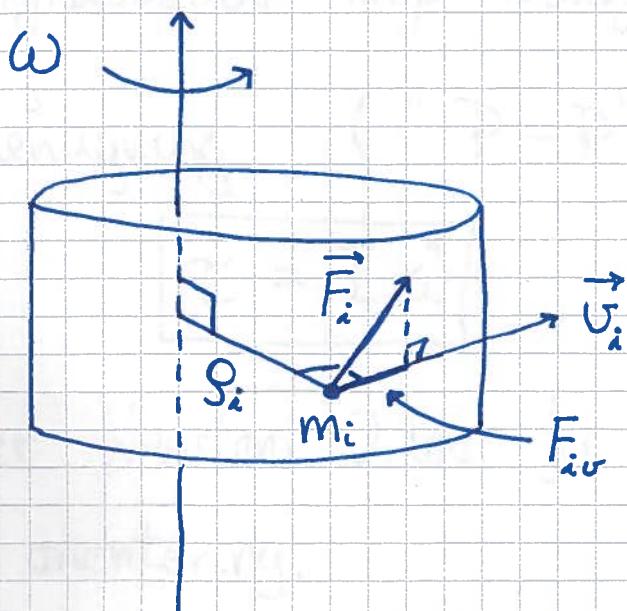
$$y_2 = y(x_2)$$

OSU

Krefter og rotasjon : Rotasjonsdynamikk

Aks med fast orientering [YF 10.1, 10.2; LL 6.2]

Dette er essensielt et endimensjonalt problem, der vi betrakter rotasjonsdelen av den totale bevegelsen.



$$v_i = \varrho_i \omega$$

$$(\vec{v}_i = \vec{\omega} \times \vec{r}_i)$$

F_{iv} = komponent langs \vec{v}_i av ytre kraft \vec{F}_i på m_i

"Triles": Vi beregner tilført effekt,

$$P = \sum_i \vec{F}_i \cdot \vec{v}_i = \sum_i F_{iv} v_i$$

på to måter og sammenligner uttrykkene vi finner.

(1) Bruker $v_i = \varrho_i \omega$:

$$P = \left\{ \sum_i F_{iv} \varrho_i \right\} \omega = \tau \omega$$

Her er $\tau = \sum_i F_{iv} \varrho_i$ = netto ytre dreiemoment på legemet, mhp rotasjonsaksen ("kraft ganget med arm")

(2) Bruker $\vec{F}_i = m_i \frac{d\vec{v}_i}{dt}$:

$$\begin{aligned} P &= \sum_i m_i \frac{d\vec{v}_i}{dt} \cdot \vec{v}_i = \frac{1}{2} \frac{d}{dt} \sum_i m_i v_i^2 = \\ &= \frac{1}{2} \frac{d}{dt} \left\{ \sum_i m_i g_i^2 \right\} \omega^2 = \frac{1}{2} I \frac{d}{dt} \omega^2 = \frac{1}{2} I \cdot 2\omega \cdot \frac{d\omega}{dt} \\ &= I \omega \dot{\omega} \quad (\text{der } I = \sum_i m_i g_i^2 \text{ er legemets} \\ &\quad \text{treghtsmoment mhp rotasjonsaksen}) \end{aligned}$$

Sammenligning (" $P = P'$ ") gir nå

$$\boxed{\tau = I \dot{\omega}}$$

som er Newtons 2. lov for rotasjon om akse med fast orientering.

Jf. N2 for translasjon: $F = m \ddot{x}$

Arbeid utført av dreiemomentet [YF 10.4 ; LL 6.4]

Vi har $P = \tau \omega = \tau d\varphi/dt$ og $P = dW/dt$, som gir

$$\boxed{dW = \tau d\varphi}$$

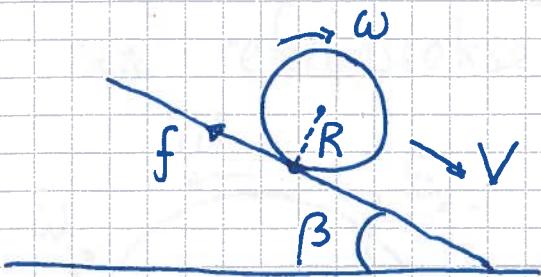
som er arbeid utført av τ ved en vinkelendring $d\varphi$

Jf. arbeid utført av kraft ved translasjon:

$$dW = \vec{F} \cdot d\vec{r}$$

Eks 1: Ren rulling på skråplan

(69)



$$\omega = V/R, \quad \dot{\omega} = \ddot{V}/R$$

$$N_2 \text{ langs skråplanet: } Mg \sin \beta - f = M \ddot{V}$$

N₂, rotasjon om akse gjennom CM (fast orientering):

$$\tau = I_o \dot{\omega}, \quad \text{med } I_o = c \cdot M R^2, \quad \dot{\omega} = \ddot{V}/R \quad \text{og}$$

$\tau = f \cdot R$ (siden \vec{N} og $M\vec{g}$ begge har null arm

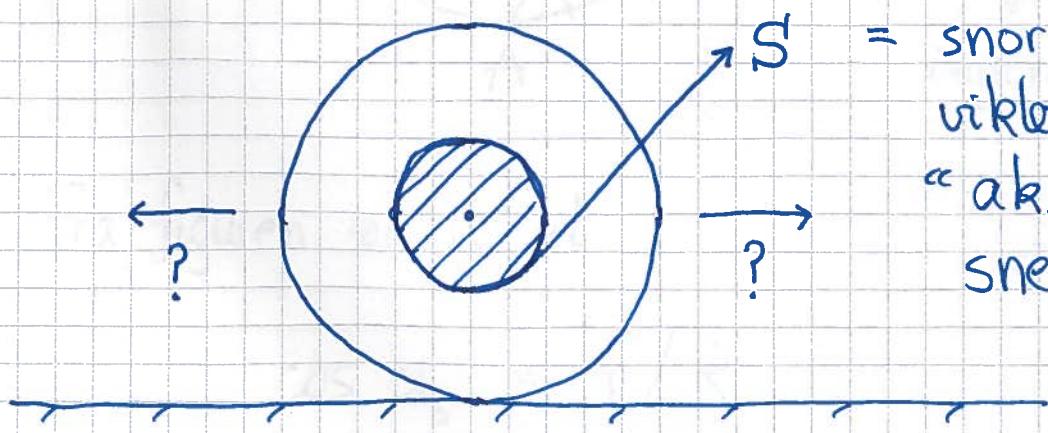
relativt aksen gjennom CM) gir

$$f \cdot R = c M R \ddot{V}, \quad \text{dvs } f = c M \ddot{V}$$

som innsatt i "translasjonslign." gir

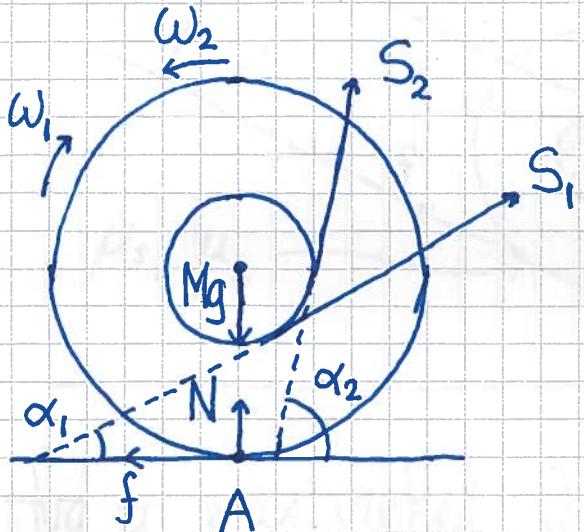
$$Mg \sin \beta - c M \ddot{V} = M \ddot{V}, \quad \text{dvs } \ddot{V} = \frac{g \sin \beta}{1 + c}, \quad \text{som s. 63.}$$

Eks 2: Rulling mot høyre eller venstre?



S = snordrag i snor
viklet opp rundt
"akslingen" på
snella

"Triks": Velg kontaktlinja mellom snelle og gulv som referanseakse A.

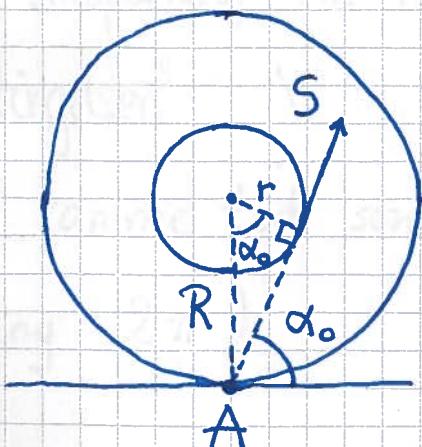


Mg, N og f har alle null
arm mhp aksen A
⇒ kun snordrag S har
dreiemoment mhp aksen A

S_1 : liten α , nulling mot høyre

S_2 : stor α , ———||—— venstre

Hvis \vec{S} går gjennom A, har vi statisk likevekt:



$$\sum \tau_A = 0$$

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

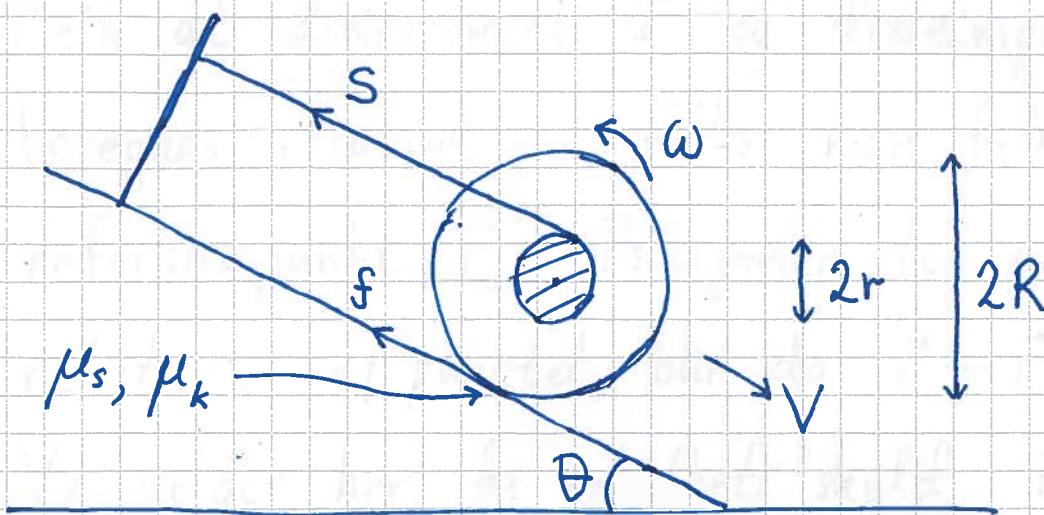
ingen rotasjon

Fra figuren ser vi at

$$\cos \alpha_0 = r/R$$

Eks 3: Snelle på skråplan (Øv. 6)

(71)



Hva er max vinkel θ_0 uten at snella slurer "baklengs" nedover?

Tips: $N_1 \parallel$ skråplanet, N_1 rot. om CM, $f = f_{\max} = \mu_s N$

Hvis $\theta > \theta_0$, hva blir snordraget S og akselerasjonen a?

Tips: $N_2 \parallel$ skråplanet, N_2 rot. om CM, $f = \mu_k N$,

og "nølebetingelsen" $V = \omega r$ (da translasjon $2\pi r$ tar samme tid som én omdreining, dus vinkelendring 2π).

Tredimensjonal rotasjonsdynamikk

(72)

Merk at dreiemoment $\vec{\tau}$ og dreieimpuls \vec{L} beregnes relativt et felles, men fritt valgt, referansepunkt \vec{r}_0 . Posisjonen til en punktmasse, relativt ref. punktet, blir da $\vec{r} - \vec{r}_0$.

Vi velger her, for enkelhets skyld, $\vec{r}_0 = 0$.

Dreiemoment [YF 10.1 ; LL 5.5, 6.4]



Kraftens dreiemoment på m :

$$\vec{\tau} = \vec{r} \times \vec{F}$$

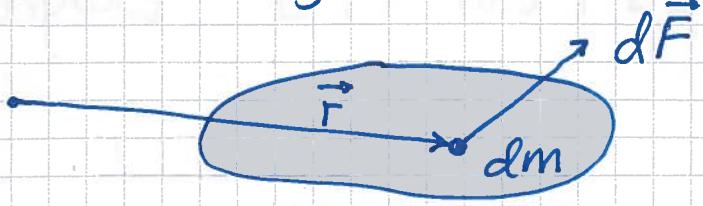
Retning: $\vec{\tau} \perp \vec{r}$ og \vec{F} ; her ut av planet

Abs. verdi: $\tau = r \cdot F \cdot \sin \theta = g \cdot F$;

som s. 67, "arm \times kraft".

For partikkelsystem:

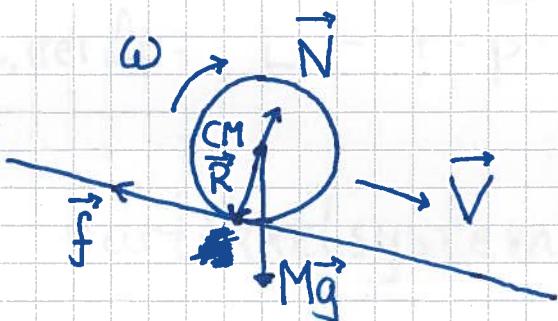
(73)



$$d\vec{\tau} = \vec{r} \times d\vec{F}$$

$$\vec{\tau} = \int d\vec{\tau} = \int \vec{r} \times d\vec{F} = \text{totalt dreiemoment på systemet}$$

Eks: Rullende kule (se s. 69)



Med CM som ref.punkt: $\vec{\tau}_N = \vec{\tau}_g = 0$

$\Rightarrow \vec{\tau} = \vec{\tau}_f = \cancel{R} \times \vec{f} = \text{vektor inn i planet,}$
med abs.verdi $\tau = R \cdot f$, da $\vec{R} \perp \vec{f}$.

Vå noterer oss at $\vec{\omega}$ og $\vec{\alpha} = d\vec{\omega}/dt$ her
også er vektorer inn i planet.