

1) Rörelseekvationen för bilens masscentrums position i vertikalled, x , är på formen

$$m\ddot{x} = -k(x - x_0 - h(t)) - b \frac{dx}{dt} - mg$$

där $h(t)$ är markens höjd under bilen,
 k = fjäderkonstant, b = dämpkonstant, x_0 = konstant.
 Efter trottoarkants passagen är $h(t) = \text{konstant}$.
 Med lämpligt val av origo har man då ekv.

$$m\ddot{x} + b\dot{x} + kx = 0, \text{ som kan skrivas}$$

$$\ddot{x} + 2\zeta\omega_n\dot{x} + \omega_n^2 x = 0, \quad \omega_n^2 = \frac{k}{m}, \quad 2\zeta\omega_n = \frac{b}{m}.$$

$$\text{Allm. lösning: } x(t) = (A \cos(\omega_d t) + B \sin(\omega_d t)) e^{-\zeta\omega_n t}$$

$$\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}$$

Antag passagen sker vid tiden $t=0$.

För $t < 0$ har man samma ekvation, fast med jämviktsläget $x = -h$, h = trottoarkantens höjd. \Rightarrow Randvillkor: $x(0) = -h$ $\dot{x}(0) = 0$.

$$\text{dvs } A = -h, \quad -\zeta\omega_n A + \omega_d B = 0 \quad B = -\zeta \frac{\omega_n}{\omega_d} h$$

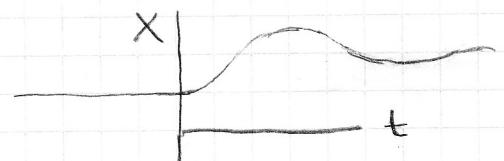
Enligt min erfarenhet av bilfärden är svängningsrörelsen nägot underdämpad och periodtiden ≈ 1 s.

Realistiska parametervärden kan vara

$$m = 10^3 \text{ kg} \quad h = 0,1 \text{ m} \quad \omega_n = 10 \text{ s}^{-1} \quad \zeta = 0,5$$

$$\omega_d = \omega_n \sqrt{\frac{3}{4}} \quad k = 10^5 \text{ N/m} \quad b = 2 \cdot 10^3 \text{ Ns/m}$$

Efter passagen består rörelsen i insvängning mot nytt jämviktsläge:



Anm: En kuriositet: Om rörelseekvationen ovan gäller hela tiden säger termen b händig acceleration vid tiden $t=0$. Jag tror att detta antyder en brist hos modellen, men vet för lite om bilar för att säga var den består.

2) Jag inför inertialsystem \bar{X}, \bar{Y} i vila relativt skivans mittpunkt. (Som skivan roterar kring). Inga horisontella krafter på kulan \Rightarrow kulan har hastighet = konstant.

Den måste då vara riktad radialt.

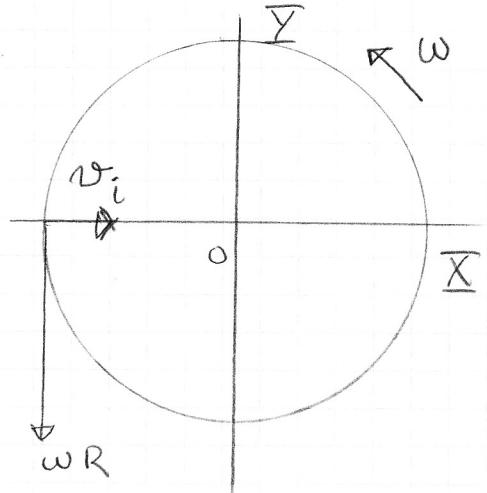
Vi kan välja tid och system så att $(\bar{X}(t), \bar{Y}(t)) = (v_i; t, 0)$.

$$\underline{v} = \underline{v}_{kula} - \underline{v}_{skiva} = (v_i, R\omega)$$

(se fig), bildar vinkel θ med axeln $\hat{\bar{X}}$

$$R\omega = v \sin(\theta)$$

$$v_i = v \cos(\theta)$$



a) Svar: sökta vinkeln θ ges av $\sin\theta = R\omega/v$, orienterad enl fig.

b) Antag nu $(\bar{X}(t), \bar{Y}(t)) = (-R, 0)$.

Skiv fixa koordinater (x, y) ges av

$$x = \bar{X} c(\omega t) + \bar{Y} s(\omega t)$$

$$y = -\bar{X} s(\omega t) + \bar{Y} c(\omega t)$$

$$\text{För kulan: } (x, y) = -R(c(\omega t), s(\omega t))$$

$$(\dot{x}, \dot{y}) = R\omega(s(\omega t), -c(\omega t))$$

$$(\ddot{x}, \ddot{y}) = R\omega^2(c(\omega t), s(\omega t))$$

$$E_{kor} = -2m\omega \hat{z} \times (\dot{x}, \dot{y}) = -2m\omega(\dot{y}, -\dot{x}) = 2mR\omega^2(c(\omega t), s(\omega t))$$

$$E_{cf} = -m\omega \hat{z} \times (\omega \hat{z} \times (x, y)) = m\omega^2(x, y) = -m\omega^2 R(c(\omega t), s(\omega t))$$

$$\text{Rörelseekv. } m(\ddot{x}, \ddot{y}) = E_{kor} + E_{cf}$$

$$\text{stämmer, för } m(\ddot{x}, \ddot{y}) - E_{kor} - E_{cf}$$

$$= (mR\omega^2 - 2mR\omega^2 + mR\omega^2)(c(\omega t), s(\omega t)) = 0.$$

Lösningsskisser, tentamen i mekanik

del 2 den 11/1 - 2006.

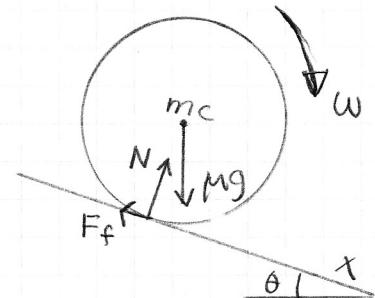
3) Ingen glidning $\Rightarrow \dot{a}\omega = \dot{x}$

Rörelselagarna för vridning
kring m_c och m_c 's rörelse

utför planet är

$$I\ddot{\omega} = aF_f, \quad I = \frac{2}{3}\mu a^2$$

$$\mu\ddot{x} = \mu g s(\theta) - F_f.$$



$$0 = \ddot{x} - a\dot{\omega} = g s(\theta) - \frac{F_f}{\mu} - a^2 \frac{F_f}{I} = g s(\theta) - \left(1 + \frac{3}{2}\right) \frac{F_f}{\mu}$$

$$\Rightarrow F_f = \frac{2}{5}\mu g s(\theta)$$

$$\ddot{x} = \left(1 - \frac{2}{5}\right) g s(\theta) = \underline{\underline{\frac{3}{5} g \sin \theta}}$$

Energimetod: $V = -\mu g x s(\theta)$

$$E_k = \frac{1}{2}\mu \dot{x}^2 + \frac{1}{2}I\omega^2 = \frac{1}{2}\mu \dot{x}^2 \left(1 + \frac{2}{3}\right)$$

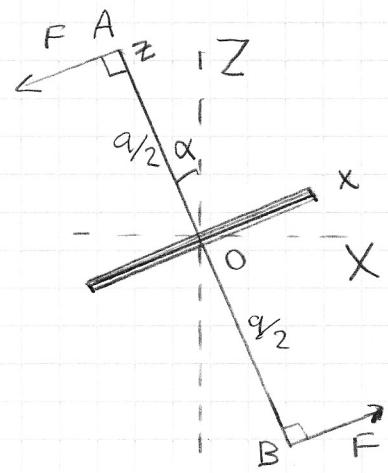
$$E = E_k + V = \frac{1}{2} \frac{5}{3} \mu \dot{x}^2 - \mu g x s(\theta)$$

Energikonservering: $0 = \dot{E} = \frac{5}{3}\mu \ddot{x}\dot{x} - \mu g \dot{x} s(\theta)$

$$\Rightarrow \frac{5}{3} \ddot{x} - g s(\theta) = 0$$

$$\ddot{x} = \underline{\underline{\frac{3}{5} g \sin \theta}}.$$

4) Använd rörelsemängdsmomentlagen $\dot{L} = N$
 ramfixa koordinaterna (X, Y, Z) och (x, y, z) eul. fig.



$$\omega_{tot} = v \hat{z} + w \hat{z}$$

$$= (v + w \cos(\alpha)) \hat{z} + w \sin(\alpha) \hat{x}$$

$$\underline{L} = I_{11} (v + w \cos(\alpha)) \hat{z} + I_{\perp} w \sin(\alpha) \hat{x}$$

$$= L_z \hat{z} + L_x \hat{x} \text{ såg}$$

$$L_x = -I_{11} v \sin(\alpha) - (I_{11} - I_{\perp}) w \cos(\alpha) \sin(\alpha)$$

$$\dot{L} = L_x \hat{x} = L_x \omega \hat{z} \times \hat{x} = L_x \omega \hat{y}$$

$$\underline{N} = -a F \hat{y}$$

Skrivans tröghetsmoment $I_{11} = \frac{1}{2} m r^2$ $I_{\perp} = \frac{1}{2} I_{11}$

Sökta lagerkrafterna eul. fig. med

$$F = -L_x \omega / a =$$

$$= \frac{1}{2} m r^2 \frac{\omega}{a} (v \sin(\alpha) + \frac{1}{2} w \cos(\alpha) \sin(\alpha))$$

5] cylinderns, haluklotets och kroppens massor, masscentra, och tröghetsmoment m.a.p. sina masscentra ges av

$$m_c = \pi r^2 h p \quad m_h = \frac{2}{3} \pi r^3 p$$

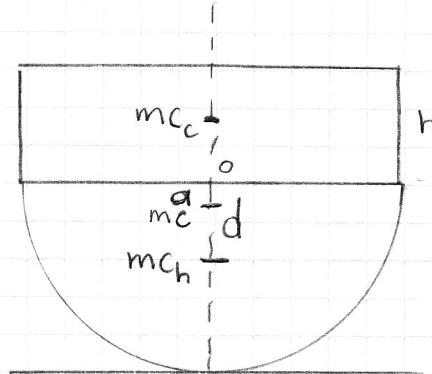
$$m = m_c + m_h \quad d = \frac{3}{8} r$$

$$a = (m_h d - m_c \frac{h}{2}) / m = \frac{\pi}{4} r^2 (r^2 - 2h^2) P/m$$

$$I_c = m_c (\frac{1}{4} r^2 + \frac{1}{12} h^2)$$

$$I_h = \frac{83}{320} m_h r^2$$

$$I = I_c + (h/2 + a)^2 m_c + I_h + (d-a)^2 m_h$$



När kroppen vrider sig rör sig mc bara vertikalt (pga inga horisontella krafter), och o bara horisontellt (pga geometri).

Potentiella energin beror därför av vridningsvinkeln θ eul. $V = -mga \cos \theta$.

För små svängningar gäller $E_k \approx \frac{1}{2} I \dot{\theta}^2$

(Masscentrums hastighet $a \sin \theta$ ger ett försunbart bidrag till E_k).

Energikonservering ger rörelseekvationen

$I \ddot{\theta} + mga \dot{\theta} = 0$, som ger sökta vinkel frekvensen $\omega^2 = mga/I$.

\Rightarrow villkor för stabilitet: $a > 0$, dvs $r^2 > 2h^2$.