

Uitwerking Tentamen Mechanica II (TN4120TA)

16 juni 2005

Opgave 1

a) Neem een cilinderring met stralen tussen r en $r + dr$ ($R_0 < r < R$). De massa dm van deze cilinderring is $dm = \frac{2\pi r dr}{\pi R^2 - \pi R_0^2} m$. Hierin is $2\pi r dr$ de oppervlakte van de cilinderring en

$(\pi R^2 - \pi R_0^2)$ de oppervlakte van de hele cilinder. Het traagheidsmoment I_C t.o.v. de centrale as wordt hiermee

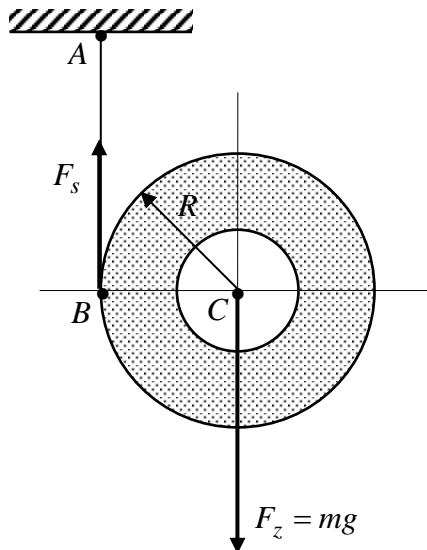
$$I_C = \int r^2 dm = \int_{R_0}^R r^2 \frac{2\pi r dr}{\pi R^2 - \pi R_0^2} m = \frac{2m}{R^2 - R_0^2} \int_{R_0}^R r^3 dr = \frac{1}{2} m \frac{R^4 - R_0^4}{R^2 - R_0^2} = \frac{1}{2} m (R^2 + R_0^2). \quad (1)$$

b) De kortste manier is om de beweging als een zuivere rotatie om het "vaste" punt B te

beschouwen \Rightarrow BWV $M_{z,B} = \frac{dL_{z,B}}{dt} = I_B \frac{d\omega}{dt}$. (2)

Uitwerken van deze BWV (definieër een rotatie met de klok mee als positief) en gebruikmakend van Steiner geeft (zie ook figuur)

$$mgR + F_s \cdot 0 = I_B \dot{\omega} = (I_C + mR^2) \dot{\omega} \quad (3)$$



De rolvoorwaarde $v_C = \omega R$ geeft $\dot{v}_C = a_C = \dot{\omega} R$ en invullen in (3) leidt tot

$$mgR = (I_C + mR^2) \frac{a_C}{R} \Rightarrow a_C = \frac{mgR^2}{I_C + mR^2}$$

Invullen van $I_C = \frac{1}{2} m (R^2 + R_0^2)$ in deze betrekking geeft voor de versnelling a_C

$$a_C = \frac{g}{1 + \frac{1}{2}(1 + R_0^2/R^2)} \quad (4)$$

Voor $R_0 \rightarrow 0$ wordt (4) $a_C = \frac{2}{3}g$ en voor $R_0 \rightarrow R$ wordt (4) $a_C = \frac{1}{2}g$.

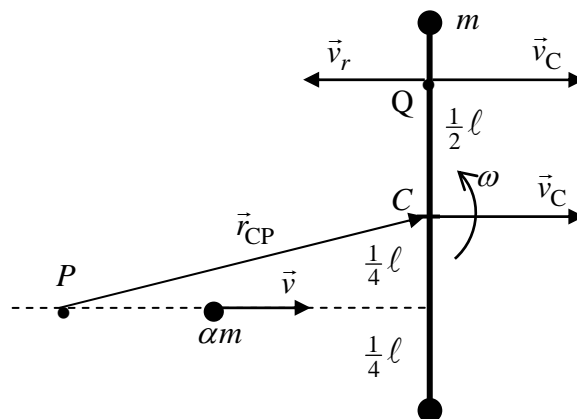
Ook is het mogelijk om de beweging te beschrijven als een translatie en een rotatie van het massamiddelpunt: $\vec{F} = \sum \vec{F}_{ext} = m\vec{a}_C$ en $M_{z,C} = \frac{dL_{z,C}}{dt} = I_C \frac{d\omega}{dt}$. Dit leidt tot hetzelfde resultaat.

- c) Gebruik $\vec{F} = \sum \vec{F}_{ext} = m\vec{a}_C \Rightarrow mg - F_s = ma_C$. Als $R_0 \rightarrow 0$ is $a_C = \frac{2}{3}g \Rightarrow F_s = \frac{1}{3}mg$ en als $R_0 \rightarrow R$ is $a_C = \frac{1}{2}g \Rightarrow F_s = \frac{1}{2}mg$.

Opgave 2

- a) Het impulsmoment \vec{L}_P van het systeem bestaat uit twee componenten $\vec{L}_P = \vec{L}_P(\alpha m) + \vec{L}_P(\text{staaf})$. Vóór de botsing geldt voor het impulsmoment $\vec{L}_P(\alpha m) = 0$, omdat punt P op de drager van \vec{v} ligt. Omdat de staaf voor de botsing stil ligt is ook $\vec{L}_P(\text{staaf}) = 0$. Dus $\vec{L}_P = 0$ voor de botsing. Verder is \vec{L}_P voor de botsing gelijk aan \vec{L}_P na de botsing, omdat $\vec{M}_P = 0$ (dan is $\frac{d\vec{L}_P}{dt} = 0$). Dus ook na de botsing geldt $\vec{L}_P = 0$.

- b) Het percussiepunt ligt boven het massamiddelpunt C , stel op afstand x van C (zie ook de figuur). Na de botsing is $\vec{L}_P(\alpha m) = 0$ en $\vec{L}_P = 0 \Rightarrow \vec{L}_P = \vec{L}_P(\text{staaf}) = \vec{L}_C + \vec{r}_{CP} \times (2m\vec{v}_C) = 0$. Dus voor de z -componenten van \vec{L}_P geeft dit: $-I_C\omega + \frac{1}{4}\ell 2mv_C = 0$ en samen met $I_C = 2m(\frac{1}{2}\ell)^2$ resulteert dit in de betrekking $v_C = \omega\ell$. Het percussiepunt Q doet mee aan twee soorten bewegingen: een translatie (v_C) en een rotatie (ω) waardoor het een snelheid $v_r = \omega x$ krijgt. Voor het percussiepunt geldt $v_r = v_C \Rightarrow \omega x = \omega\ell$ ofwel $x = \ell$. Het percussiepunt ligt dus niet op de staaf of met andere woorden de staaf heeft geen percussiepunt.



- c) De volgende behoudswetten kunnen worden toegepast:
- Behoud van kinetische energie, omdat de botsing volkomen elastisch is (BW1).
 - Behoud van impuls, omdat er geen externe krachten op het systeem werken (BW2).
 - Behoud van impulsmoment t.o.v. ieder punt, omdat er geen externe krachtmomenten op het systeem werken (BW3).

d) Toepassen BW1 geeft: $\frac{1}{2} \alpha m v^2 = \frac{1}{2} \alpha m u^2 + \frac{1}{2} 2 m v_C^2 + \frac{1}{2} \underbrace{\frac{1}{2} m \ell^2 \omega^2}_{I_C} \Rightarrow$

$$\alpha(v^2 - u^2) = \alpha(v+u)(v-u) = 2v_C^2 + \frac{1}{2} \omega^2 \ell^2 \quad (1)$$

Toepassen BW2 geeft: $\alpha m v = \alpha m u + 2 m v_C \Rightarrow$

$$\alpha(v-u) = 2v_C \quad (2)$$

Toepassen BW3 geeft: $\vec{L}_C(\text{voor}) = \vec{L}_C(\text{na}) \Rightarrow \alpha m v \frac{1}{4} \ell = \alpha m u \frac{1}{4} \ell + \frac{1}{2} m \ell^2 \omega \Rightarrow$

$$\frac{1}{2} \alpha(v-u) = \omega \ell \quad (3)$$

Substitutie van $\alpha(v-u)$ uit (2) in (1) geeft: $v_C = \omega \ell$ (dit is in overeenstemming met onderdeel b)) en substitutie in (1) geeft:

$$v+u = \frac{5}{4} v_C \quad (4)$$

Uit (2) en (4) kunnen v en u worden uitgedrukt in v_C en α : $2u = v_C(\frac{5}{4} - \frac{2}{\alpha})$ en $2v = v_C(\frac{5}{4} + \frac{2}{\alpha})$.

Gegeven is dat $u = 0 \Rightarrow \alpha = \frac{8}{5} \Rightarrow \boxed{v_C = \frac{4}{5} v}$ en uit $v_C = \omega \ell$ volgt dan $\boxed{\omega = \frac{4\ell}{5v}}$.

Opgave 3

a) In elke oplossing (zwak, kritisch en sterk gedempt) van de gedempte trilling komt de exponentiële term $e^{-\alpha t}$ voor. Omdat αt dimensieloos moet zijn, volgt dat $[\alpha] = [s^{-1}]$. Ook kan het aange- toond worden met de wrijvingskracht: $F_w = r \frac{dx}{dt} \Rightarrow [kg \frac{m}{s^2}] = [r][\frac{m}{s}] \Rightarrow [r] = [\frac{kg}{s}]$ en volgens de definitie is $\alpha = \frac{r}{2m} \Rightarrow [\alpha] = \frac{[r]}{[m]} = [\frac{kg}{s}]/[kg] = [s^{-1}]$.

$$r = 2\alpha m = 2 \text{ kgs}^{-1}, \omega_0 = \sqrt{\frac{b}{m}} = 10 \text{ s}^{-1} \text{ en } \omega_1 = \sqrt{\omega_0^2 - \alpha^2} = \sqrt{99} = 3\sqrt{11} = 9,9499 \text{ s}^{-1}.$$

b) De bewegingsvergelijking van een gedempt massa-veersysteem is $m\ddot{x} + r\dot{x} + bx = 0$.

Omdat $\omega_0^2 > \alpha^2$ is de trilling zwak gedempt waarvan de algemene oplossing gegeven wordt door

$$x(t) = Ae^{-\alpha t} \cos(\omega_1 t + \beta) \quad (1)$$

c) De amplitude van deze trilling is $Ae^{-\alpha t}$ en deze is A voor $t = 0$.

De factor volgt uit $\frac{Ae^{-\alpha t}|_{t=3}}{Ae^{-\alpha t}|_{t=0}} = e^{-3} = 0.0478$, dus de amplitude is na 3 s ongeveer 20 maal zo

klein geworden.

d) Uit (1) volgt $v = \dot{x}(t) = -A\alpha e^{-\alpha t} \cos(\omega_1 t + \beta) - A\omega_1 e^{-\alpha t} \sin(\omega_1 t + \beta)$. En met de beginvoor-

waarde $v = \dot{x}(0) = 0$ volgt $\alpha \cos(\beta) + \omega_1 \sin(\beta) = 0 \Rightarrow \tan \beta = -\frac{\alpha}{\omega_1} = -\frac{1}{9.9499} = -0.1005 \Rightarrow$

$\beta = -0.1002 \text{ rad}$. De beginvoorwaarde $x(0) = 0.1000$ geeft $A \cos \beta = 0.1000 \Rightarrow A = 0.1005 \text{ m}$.

Op $t = 0$ is de amplitude dus $A = 0.1005\text{m}$ en $x(0) = 0.1000 \Rightarrow A - x(0) = 0.0005\text{m}$.

e) Voor dit tijdstip t_0 geldt dus $x(t_0) = Ae^{-\alpha t_0}$ ofwel $\cos(\omega_1 t_0 + \beta) = 1 \Rightarrow \omega_1 t_0 + \beta = n2\pi$ met $n = 0, \pm 1, \pm 2, \dots$. De eerste keer dat dit gebeurt is $n = 0$ ofwel $\omega_1 t_0 = -\beta \Rightarrow t_0 = 0.0101\text{s}$.