

Tentamen

i

Mekanik MI f.k.

TMMI39/Ten 1

Lördagen den 17 dec kl 14-19

SAL: TER1

Examinator: Joakim Holmberg
Tentajour: Joakim Holmberg tel 282338 eller
070-5556050
Besöker salen: Kl 14.30 och kl 16.30
Antal uppgifter: 5
Antal sidor: 6 (inkl försättsblad)
Hjälpmedel: Räknedosa (formelblad medföljer)

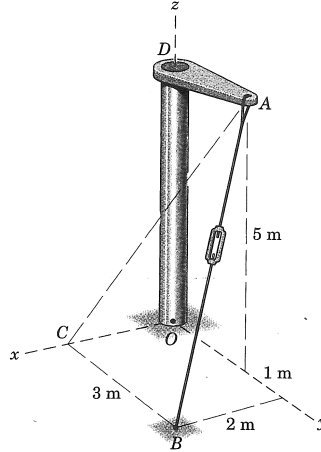
Rättning:	<u>Summa poäng</u>	<u>Betyg</u>
	0 -5	UK
	6-8	3
	9-11	4
	12-15	5

Svar anslås på Mekaniks anslagstavla
kl. 19.00 skrivningsdagen

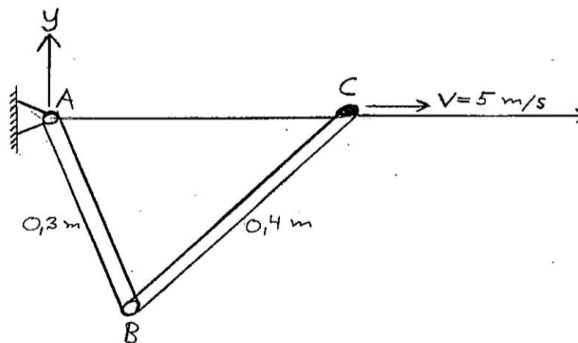
Kursadministratör: Anna Wahlund tel 281157
anna.wahlund@liu.se

TENTAMEN I MEKANIK F.K. (TMMI39)

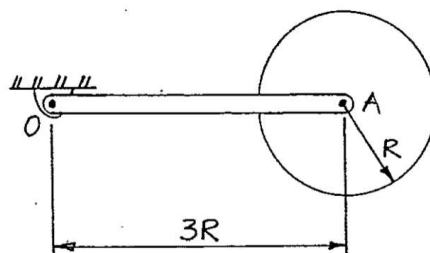
- 1 Stagsträckaren åtskruvas tills dragkraften T i kabeln AB blir 2.4 kN. Bestäm vektorn \vec{T} som verkar på staget AD (i punkten A). Bestäm även storleken på projektionen av \vec{T} längs linjen AC . (3p)



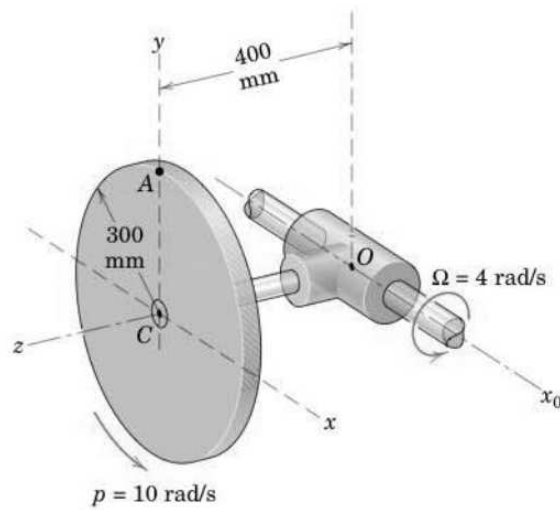
- 2 Två stänger AB och BC är friktionsfritt ledade i ändpunkterna A och B . C kan glida på x-axeln och ges en konstant fart $v = 5$ m/s i positiv x-led. Bestäm båda stängernas vinkelhastigheter (ω_{AB} och ω_{BC}) då vinkeln ABC blir 90° . (3p)



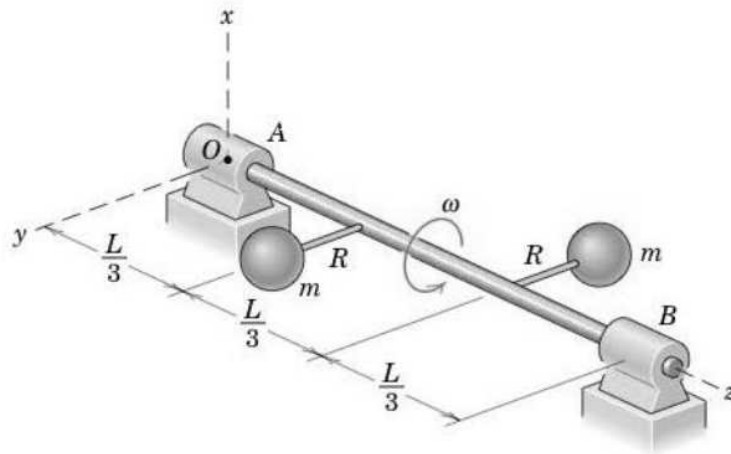
- 3 En skiva med radien R och massan m sitter fast i ena änden A av en stång OA , vars massa kan försummas. Skivan är fastlåst vid A , så den kan ej rotera kring sitt centrum. Stången OA kan rotera omkring en horisontell axel genom O . Konstruktionen släpps från vila från det horisontella läge som figuren visar. Bestäm vinkelaccelerationen α samt kraften P på skivan i punkten A direkt efter det man släppt konstruktionen. (3p)



- 4 Om skivans spinnhastighet p ökar med 6 rad/s och om precessionen Ω håller konstant 4 rad/s, bestäm skivans vinkelacceleration $\bar{\alpha}$ vid tidpunkten då p når 10 rad/s. (3p)

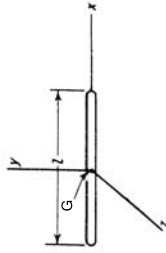


- 5 På en tunn stång sitter två små kulor som vardera har massan m . Systemet roterar med vinkelhastigheten ω runt z -axeln. Kulornas vinkelräta avstånd från rotationsaxeln är R och det vinkelräta avståndet från y -axeln är $\frac{1}{3}L$ respektive $\frac{2}{3}L$. Bestäm, i det läge som figuren visar, dels systemets rörelseenergi T och dels systemets rörelsemängdsmoment \overline{H}_O . (3p)



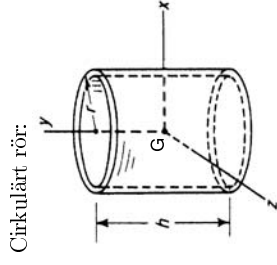
Masströghetsmoment

Stång:

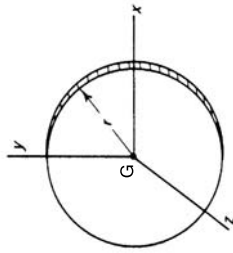


$$I_{G_{xx}} = 0, \quad I_{G_{yy}} = I_{G_{zz}} = \frac{ml^2}{12}$$

$$I_{G_{xx}} = I_{G_{zz}} = \frac{m}{12}(6r^2 + h^2), \quad I_{G_{yy}} = mr^2$$



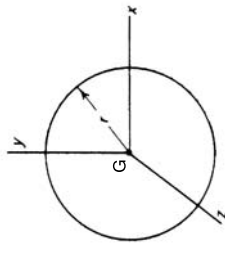
Cirkelskiva:



$$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = \frac{mr^2}{4}, \quad I_{G_{zz}} = \frac{mr^2}{2}$$

$$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = I_{G_{zz}} = \frac{2}{3}mr^2$$

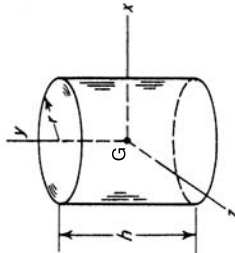
Ring:



$$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = \frac{mr^2}{2}, \quad I_{G_{zz}} = mr^2$$

$$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = I_{G_{zz}} = \frac{2}{3}mr^2$$

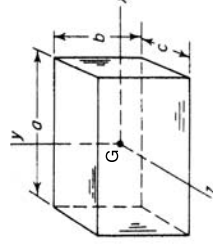
Cirkulär cylinder:



$$I_{G_{xx}} = I_{G_{zz}} = \frac{m}{12}(3r^2 + h^2), \quad I_{G_{yy}} = \frac{mr^2}{2}$$

$$I_{G_{xx}} = \frac{m}{12}(b^2 + c^2), \quad I_{G_{yy}} = \frac{m}{12}(a^2 + c^2), \quad I_{G_{zz}} = \frac{m}{12}(a^2 + b^2)$$

Rektangulärt block:



FORMELBLAD TMMI39

Beteckningar:

\mathcal{A}, \mathcal{B} : godtyckliga punkter

\mathcal{P} : fix punkt i rummet

\mathcal{O} : fix punkt i kroppen och i rummet

\mathcal{G} : masscentrum

\bar{V} : godtycklig vektor

$d_{\perp v}$: vinkelräta avståndet mellan \mathcal{A} och $\bar{v}_{\mathcal{G}}$

$d_{\perp a}$: vinkelräta avståndet mellan \mathcal{A} och $\bar{a}_{\mathcal{G}}$

$I_{\mathcal{G}-\mathcal{G}}$: masströghetsmoment m.a.p. axeln $\mathcal{G}-\mathcal{G}$ genom masscentrum

$I_{\mathcal{D}-\mathcal{D}}$: masströghetsmoment m.a.p. axeln $\mathcal{D}-\mathcal{D}$ parallell med axeln $\mathcal{G}-\mathcal{G}$

d : vinkelräta avståndet mellan axlarna $\mathcal{G}-\mathcal{G}$ och $\mathcal{D}-\mathcal{D}$

Kinematik

- Polära koordinater:

$$\bar{v} = \dot{r}\bar{e}_r + r\dot{\theta}\bar{e}_\theta, \quad \bar{a} = (\ddot{r} - r\dot{\theta}^2)\bar{e}_r + (r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta})\bar{e}_\theta$$

- Derivering i roterande koordinatsystem (xyz)

$$\dot{\bar{V}} \equiv \left(\frac{d\bar{V}}{dt} \right)_{/XYZ} = \left(\frac{d\bar{V}}{dt} \right)_{/xyz} + \bar{\Omega} \times \bar{V}$$

där $\bar{\Omega}$ är vinkelhastigheten hos xyz relativt XYZ

- Hastighet och accelerationssamband: Låt \mathcal{A} och \mathcal{B} vara fixa punkter i en stel kropp. Då gäller

$$\begin{aligned} \bar{v}_{\mathcal{B}} &= \bar{v}_{\mathcal{A}} + \bar{\omega} \times \overline{\mathcal{A}\mathcal{B}} \\ \bar{a}_{\mathcal{B}} &= \bar{a}_{\mathcal{A}} + \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \overline{\mathcal{A}\mathcal{B}}) + \dot{\bar{\omega}} \times \overline{\mathcal{A}\mathcal{B}} \end{aligned}$$

Kinetik

- Kraft- och momentlagar

$$\begin{aligned} \Sigma \bar{F} &= \dot{\bar{G}} = m\bar{a}_{\mathcal{G}} \\ \Sigma \bar{M}_{\mathcal{G}} &= \dot{\bar{H}}_{\mathcal{G}}, \quad \Sigma \bar{M}_{\mathcal{P}} = \dot{\bar{H}}_{\mathcal{P}}, \quad \Sigma \bar{M}_{\mathcal{A}} = \dot{\bar{H}}_{\mathcal{G}} + \overline{\mathcal{A}\mathcal{G}} \times m\bar{a}_{\mathcal{G}} \end{aligned}$$

- Momentlagar (2D)

$$\Sigma M_{\mathcal{G}} = I_{\mathcal{G}}\alpha, \quad \Sigma M_{\mathcal{O}} = I_{\mathcal{O}}\alpha, \quad \Sigma M_{\mathcal{A}} = I_{\mathcal{G}}\alpha \pm ma_{\mathcal{G}}d_{\perp a}$$

- Förflyttningssatser

$$\begin{aligned} \bar{H}_{\mathcal{B}} &= \bar{H}_{\mathcal{A}} + \overline{\mathcal{B}\mathcal{A}} \times m\bar{v}_{\mathcal{G}} \\ \Sigma \bar{M}_{\mathcal{B}} &= \Sigma \bar{M}_{\mathcal{A}} + \overline{\mathcal{B}\mathcal{A}} \times \Sigma \bar{F} \end{aligned}$$

- Rörelsemängdsmoment

$$\begin{aligned} \bar{H}_{\mathcal{G}} &= \bar{I}_{\mathcal{G}}\bar{\omega}, \quad \bar{H}_{\mathcal{O}} = \bar{I}_{\mathcal{O}}\bar{\omega} \\ H_{\mathcal{A}} &= I_{\mathcal{G}}\omega \pm mv_{\mathcal{G}}d_{\perp v} \quad (2D) \end{aligned}$$

- Arbete och energi

Energibalans

$$U = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

där En kraft \bar{F} resp. ett kraftparsmoment \bar{C} utför arbetet

$$U = \int \bar{F} \cdot d\bar{r} \quad \text{resp.} \quad U = \int \bar{C} \cdot \bar{\omega} dt$$

$$U = \int \bar{F} \cdot d\bar{r} \quad \text{resp.} \quad U = \int C d\theta \quad (2D)$$

Plan rörelse

$$T = \frac{1}{2} m v_G^2 + \frac{1}{2} I_G \omega^2$$

$$T = \frac{1}{2} I_O \omega^2$$

Tredimensionell rörelse

$$T = \frac{1}{2} m \bar{v}_G \cdot \bar{v}_G + \frac{1}{2} \bar{\omega} \cdot \bar{H}_G$$

$$T = \frac{1}{2} \bar{\omega} \cdot \bar{H}_O$$

- Impuls och impulsmoment

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{F} dt = \bar{G}_2 - \bar{G}_1 = m \bar{v}_{G_2} - m \bar{v}_{G_1}$$

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{M}_P dt = \bar{H}_{P_2} - \bar{H}_{P_1}, \quad \int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{M}_G dt = \bar{H}_{G_2} - \bar{H}_{G_1}$$

- Tröghetssamband

$$\bar{I} = \begin{pmatrix} I_{xx} & -I_{xy} & -I_{xz} \\ -I_{xy} & I_{yy} & -I_{yz} \\ -I_{xz} & -I_{yz} & I_{zz} \end{pmatrix}$$

$$I_{xx} = \int (y^2 + z^2) dm, \quad I_{xy} = \int xy dm$$

$$\bar{I}_A = \bar{I}_G + m \begin{pmatrix} d_y^2 + d_z^2 & -d_x d_y & -d_x d_z \\ -d_x d_y & d_x^2 + d_z^2 & -d_y d_z \\ -d_x d_z & -d_y d_z & d_x^2 + d_y^2 \end{pmatrix}$$

$$\text{där} \quad \begin{pmatrix} d_x \\ d_y \\ d_z \end{pmatrix} = \bar{\mathcal{G}}\bar{\mathcal{A}} \quad (\text{eller } \bar{\mathcal{A}}\bar{\mathcal{G}})$$

$$I_{D-D} = I_{G-G} + m d^2, \quad I_{D_{xy}} = I_{G_{xy}} + m d_x d_y$$

Algebra

$$\bar{a} \cdot (\bar{b} \times \bar{c}) = \bar{b} \cdot (\bar{c} \times \bar{a})$$

$$\bar{a} \times (\bar{b} \times \bar{c}) = \bar{b} (\bar{a} \cdot \bar{c}) - \bar{c} (\bar{a} \cdot \bar{b})$$

$$|\bar{a} \times \bar{b}| = |\bar{a}| |\bar{b}| \sin \varphi$$