

CHALMERS

Formelsamling i mekanik

M.M. Japp
Teknisk mekanik, Chalmers

September 2003



Innehåll

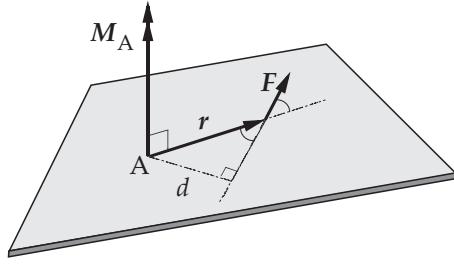
1 Statik	3
1.1 Moment	3
1.2 Jämviktsvillkor	3
1.3 Masscentrum (MC)	3
1.4 Friktion	4
2 Partikeldynamik	5
2.1 Kinematik	5
2.2 Kinetik	5
3 Partikelsystem	7
3.1 Kinetik	7
3.2 Stöt	8
4 Plan stelkroppsdy namik	9
4.1 Rotation kring fix axel	9
4.2 Allmän plan rörelse, kinematik	9
4.3 Allmän plan rörelse, kinetik	9
5 Tredimensionell stelkroppsdy namik	10
5.1 Kinematik	10
5.2 Kinetik	10
5.3 Tidsderivatan i roterande koordinatsystem	10
6 Svängningar	11
6.1 Fria svängningar	11
6.2 Påtvingade svängningar	12
6.3 Rörelseekvationen som ett första ordningens system	12
7 Massfördelningars kvadratiska moment	13
7.1 Tröghetsmoment	13
7.2 Tröghetsprodukter (deviationsmoment)	14
8 Tabeller	15
8.1 Masscentrum och masströghetsmoment	15
8.2 Konstanter	20

1 Statik

1.1 Moment

Kraften \mathbf{F} :s moment m.a.p. punkten A:

$$\begin{aligned} \mathbf{M}_A &= \mathbf{r} \times \mathbf{F} \\ &= (y F_z - z F_y, z F_x - x F_z, x F_y - y F_x) \\ M_A &= r F \sin \alpha = F d \end{aligned}$$



där $\mathbf{F} = (F_x, F_y, F_z)$ och $\mathbf{r} = (x, y, z)$.

Samband mellan två momentsummor m.a.p. punkten A ($\Sigma \mathbf{M}_A$) respektive punkten B ($\Sigma \mathbf{M}_B$) på en kropp:

$$\Sigma \mathbf{M}_B = \Sigma \mathbf{M}_A + \overrightarrow{BA} \times \Sigma \mathbf{F}$$

där $\Sigma \mathbf{F}$ är kraftsumman som verkar på kroppen.

1.2 Jämviktsvillkor

Ett materiellt system förblir i jämvikt om de yttre krafterna på varje del av systemet uppfyller jämviktsekvationerna

$$\Sigma \mathbf{F} = \mathbf{0}, \quad \Sigma \mathbf{M}_A = \mathbf{0}$$

där A är en godtycklig punkt.

1.3 Masscentrum (MC)

- Masscentrum för kontinuerliga system:

$$\bar{\mathbf{r}} = \frac{\int \mathbf{r} dm}{\int dm} = \frac{\int \mathbf{r} \rho dV}{\int \rho dV}$$

- Masscentrum för sammansatta system:

$$\bar{\mathbf{r}} = \frac{\sum_{i=1}^N \bar{\mathbf{r}}_i m_i}{\sum_{i=1}^N m_i}$$

1.4 Friktion

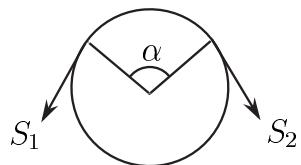
Vid vila gäller: $\frac{|\mathbf{F}|}{|\mathbf{N}|} < \mu_s$, vid glidning gäller: $\frac{|\mathbf{F}|}{|\mathbf{N}|} = \mu_k$

där

\mathbf{F} = friktionskraft , \mathbf{N} = normalkraft
 μ_s = statisk friktionskoefficient , μ_k = kinetisk friktionskoefficient

Lina lindad kring fix, sträv cylinder:

$$S_1 e^{-\mu \alpha} < S_2 < S_1 e^{\mu \alpha}$$



2 Partikeldynamik

2.1 Kinematik

Omskrivning av accelerationen längs banan:

$$a_s = v \frac{dv}{ds}$$

Naturliga koordinater

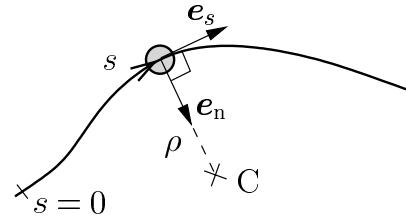
$$v_s = v = \dot{s},$$

$$v_n = 0$$

$$a_s = \dot{v} = \ddot{s},$$

$$a_n = \frac{v^2}{\rho} = \frac{\dot{s}^2}{\rho}$$

där ρ är krökningsraden.



Cirkelrörelse

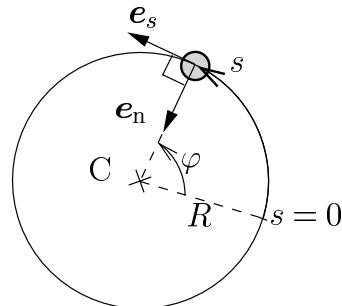
$$v_s = R\omega = R\dot{\varphi},$$

$$v_n = 0$$

$$a_s = R\dot{\omega} = R\ddot{\varphi},$$

$$a_n = R\omega^2 = R\dot{\varphi}^2$$

där $\omega = \dot{\varphi}$ är vinkelhastigheten.



2.2 Kinetik

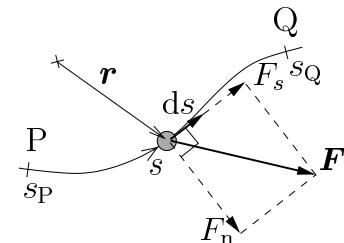
- Newtons andra lag:

$$\Sigma \mathbf{F} = m \mathbf{a}$$

- Arbete:

Infinitesimal förflyttning: $dW = F_s ds = \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r}$

Ändlig förflyttning: $W_{PQ} = \int_{s_P}^{s_Q} F_s ds$



- Effekt:

$$P = \frac{dW}{dt} = F_s v = \mathbf{F} \cdot \mathbf{v}$$

- Potentiell energi: Tre viktiga exempel

Tyngdkraften:

$$\mathbf{F} = -mg\mathbf{e}_z$$

$$V(z) = mgz$$

Fjäderkraften:

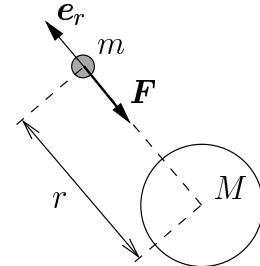
$$\mathbf{F}(x) = -kxe_x, \quad k = \text{fjäderkonstanten}$$

$$V(x) = \frac{1}{2}kx^2, \quad x = \text{fjäderförslängningen}$$

Gravitationskraften:

$$\mathbf{F}(r) = -\frac{GmM}{r^2}\mathbf{e}_r$$

$$V(r) = -\frac{GmM}{r}$$



- Kinetisk energi:

$$T = \frac{1}{2}mv^2$$

- Lagen för kinetiska energin:

$$W = \Delta T \quad \text{eller} \quad W^{(ik)} = \Delta T + \Delta V$$

$W =$ arbetet som samtliga krafter uträttar

$W^{(ik)}$ = arbetet som samtliga icke-konservativa krafter uträttar

- Rörelsemängd:

$$\mathbf{p} = m\mathbf{v}$$

- Impulslagen:

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \mathbf{F} dt = \mathbf{p}_2 - \mathbf{p}_1$$

- Rörelsemängdsmomentet
m.a.p. punkten O:

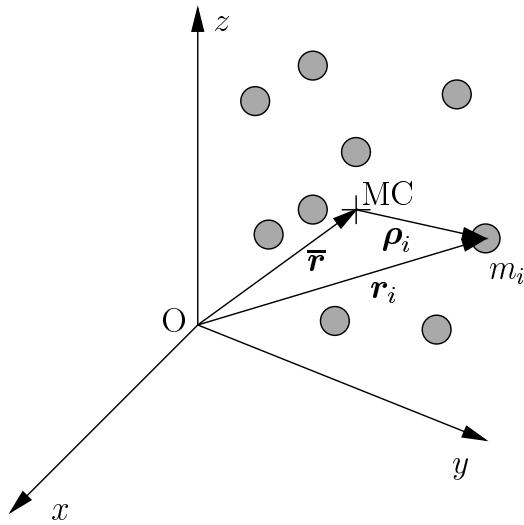
$$\mathbf{L}_O = \mathbf{r} \times \mathbf{p}$$

- Impulsmomentlagen m.a.p.
en fix punkt O:

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \mathbf{M}_O dt = \mathbf{L}_{O,2} - \mathbf{L}_{O,1}$$

3 Partikelsystem

System av N stycken partiklar med total massa $m = \sum_i m_i$. Storheter med streck över refererar till masscentrum.



3.1 Kinetik

- Lagen för masscentrums rörelse:

$$\Sigma \mathbf{F} = \sum_i m_i \mathbf{a}_i = m \bar{\mathbf{a}}$$

- Kinetisk energi:

$$T = \sum_i \frac{1}{2} m_i v_i^2$$

- Lagen för kinetiska energin:

$$W = \Delta T \quad \text{eller} \quad W^{(\text{ik})} = \Delta T + \Delta V$$

- Rörelsemängd:

$$\mathbf{p} = \sum_i m_i \mathbf{v}_i = m \bar{\mathbf{v}}$$

- Impulslagen:

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \mathbf{F} dt = \mathbf{p}_2 - \mathbf{p}_1$$

- Rörelsemängdsmomentet m.a.p.

punkten O:

$$\mathbf{L}_O = \sum_i \mathbf{r}_i \times \mathbf{p}_i = \sum_i \mathbf{r}_i \times m_i \mathbf{v}_i$$

- Rörelsemängdsmomentlagen

m.a.p. en fix punkt O:

$$\Sigma \mathbf{M}_O = \dot{\mathbf{L}}_O$$

- Impulsmomentlagen m.a.p. en

fix punkt O:

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \mathbf{M}_O dt = \mathbf{L}_{O,2} - \mathbf{L}_{O,1}$$

- Rörelsemängdsmomentet m.a.p.

masscentrum:

$$\overline{\mathbf{L}} = \sum_i \rho_i \times m_i \mathbf{v}_i = \sum_i \rho_i \times m_i \dot{\mathbf{p}}_i$$

- Rörelsemängdsmomentlagen

m.a.p. masscentrum:

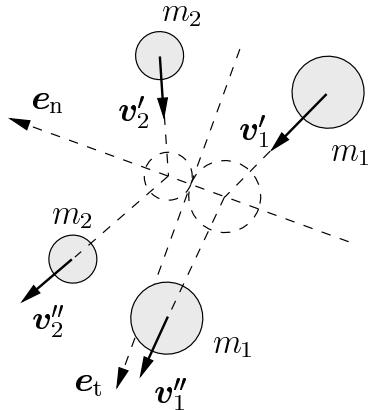
$$\Sigma \overline{\mathbf{M}} = \dot{\overline{\mathbf{L}}}$$

- Impulsmomentlagen m.a.p.

masscentrum:

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \overline{\mathbf{M}} dt = \overline{\mathbf{L}}_2 - \overline{\mathbf{L}}_1$$

3.2 Stöt



Stötkoefficient:

$$e = \frac{v''_{2n} - v''_{1n}}{v'_{1n} - v'_{2n}}$$

4 Plan stelkroppsdymanik

4.1 Rotation kring fix axel

- Lagen för masscentrums rörelse: $\Sigma F_n = m\bar{r}\omega^2, \quad \Sigma F_s = m\bar{r}\dot{\omega}$

- Rörelsemängdsmomentet: $L_O = I_O\omega$

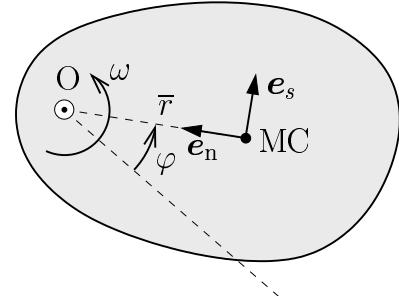
- Rörelsemängdsmomentlagen: $\Sigma M_O = I_O\dot{\omega}$

- Kinetiska energin: $T = \frac{1}{2}I_O\omega^2$

- Vinkelhastigheten: $\omega = \dot{\varphi}$

- Arbetet: $dW = M_O d\varphi$

- Effekten: $P = M_O\omega$



4.2 Allmän plan rörelse, kinematik

Om A och B är kroppsfixa punkter, $\mathbf{r} = \overrightarrow{AB}$ och $\boldsymbol{\omega}$ är kroppens vinkelhastighetsvektor så fås

$$\mathbf{v}_B = \mathbf{v}_A + \mathbf{v}_{B/A} = \mathbf{v}_A + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}$$

$$\mathbf{a}_B = \mathbf{a}_A + \mathbf{a}_{B/A} = \mathbf{a}_A + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}) + \dot{\boldsymbol{\omega}} \times \mathbf{r}$$

Storleken på $\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}$ är $c\omega$, där c är komponenten av \mathbf{r} vinkelrät mot $\boldsymbol{\omega}$. Storleken på $\boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r})$ är $c\omega^2$ och storleken på $\dot{\boldsymbol{\omega}} \times \mathbf{r}$ är $c\dot{\omega}$.

4.3 Allmän plan rörelse, kinetik

- Lagen för masscentrums rörelse: $\Sigma \mathbf{F} = m\bar{\mathbf{a}}$

- Rörelsemängdsmomentlagen: $\Sigma \overline{M} = \bar{I}\dot{\omega}$

- Kinetiska energin: $T = \frac{1}{2}m\bar{v}^2 + \frac{1}{2}\bar{I}\omega^2$ eller $T = \frac{1}{2}I_C\omega^2$

där \bar{I} är tröghetsmomentet m.a.p. masscentrum och C är momentancentrum.

5 Tredimensionell stelkroppsdymanik

5.1 Kinematik

Se kinematik för allmän plan rörelse 4.2.

5.2 Kinetik

- Lagen för masscentrums rörelse: $\Sigma \mathbf{F} = m \bar{\mathbf{a}}$

$$\bullet \text{ Rörelsemängdsmomentlagen m.a.p. masscentrum: } \Sigma \bar{\mathbf{M}} = \dot{\bar{\mathbf{L}}}$$

$$\bullet \text{ Rörelsemängdsmomentlagen m.a.p. fix punkt O: } \Sigma \mathbf{M}_O = \dot{\mathbf{L}}_O$$

Om kroppen roterar kring en fix punkt bör denna användas som momentpunkt. Annars används lämpligen masscentrum.

- Rotation kring den fixa punkten O:

$$\text{Rörelsemängdsmomentet: } \mathbf{L}_O = \mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega}$$

$$\text{Kinetiska energin: } T = \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}^T \mathbf{I}_O \boldsymbol{\omega}$$

där \mathbf{I}_O är tröghetsmatrisen m.a.p. O, $\boldsymbol{\omega}$ är vinkelhastighetsvektorn på kolonnmatrixförma och $\boldsymbol{\omega}^T$ är dess transponat.

- Allmän rörelse:

$$\text{Rörelsemängdsmomentet: } \mathbf{L}_O = \bar{\mathbf{r}} \times m \bar{\mathbf{v}} + \bar{\mathbf{L}}, \quad \bar{\mathbf{L}} = \bar{\mathbf{I}} \boldsymbol{\omega}$$

$$\text{Kinetiska energin: } T = \frac{1}{2} m \bar{\mathbf{v}}^2 + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}^T \bar{\mathbf{I}} \boldsymbol{\omega}$$

där $\bar{\mathbf{I}}$ är tröghetsmatrisen m.a.p. masscentrum.

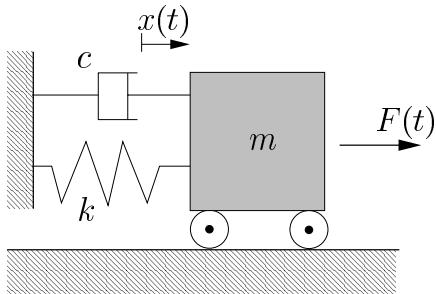
5.3 Tidsderivatan i roterande koordinatsystem

Tidsderivatan av en vektor \mathbf{b} i ett roterande koordinatsystem:

$$\dot{\mathbf{b}} = \frac{\delta \mathbf{b}}{\delta t} + \boldsymbol{\Omega} \times \mathbf{b}, \quad \frac{\delta \mathbf{b}}{\delta t} = \frac{db_x}{dt} \mathbf{e}_x + \frac{db_y}{dt} \mathbf{e}_y + \frac{db_z}{dt} \mathbf{e}_z$$

där $\boldsymbol{\Omega}$ är koordinatsystemet xyz:s vinkelhastighetsvektor.

6 Svängningar



Principfigur för enfrihetsgradssystem

Rörelseekvationen för systemet kan skrivas om till standardformen

$$\ddot{x}(t) + 2\zeta\omega\dot{x}(t) + \omega^2x(t) = Q(t)$$

där \$\omega\$ är den odämpade egenvinkelfrekvensen, \$\zeta\$ är dämpningskoefficienten och \$Q(t)\$ är den yttre exciteringen.

6.1 Fria svängningar

Ingen excitering:

$$Q(t) = 0$$

- Ingen eller svag dämpning, \$0 \leq \zeta < 1\$:

$$x(t) = e^{-\zeta\omega t} [C_1 \sin(\omega_d t) + C_2 \cos(\omega_d t)] = A e^{-\zeta\omega t} \sin(\omega_d t + \delta)$$

där \$\omega_d = \omega\sqrt{1 - \zeta^2}\$, \$A = \sqrt{C_1^2 + C_2^2}\$ och \$\tan(\delta) = C_2/C_1\$

Speciellt fås i det odämpade fallet, \$\zeta = 0\$:

$$x(t) = C_1 \sin(\omega t) + C_2 \cos(\omega t) = A \sin(\omega t + \delta)$$

- Kritisk dämpning, \$\zeta = 1\$:

$$x(t) = e^{-\omega t} [C_3 t + C_4]$$

- Stark dämpning, \$\zeta > 1\$:

$$x(t) = e^{-\zeta\omega t} \left[C_1 e^{\omega t\sqrt{\zeta^2-1}} + C_2 e^{-\omega t\sqrt{\zeta^2-1}} \right]$$

6.2 Påtvingade svängningar

Harmonisk excitering:

$$Q(t) = Q_0 \sin(\Omega t)$$

Lösningen ges av $x(t) = x_{\text{hom}}(t) + x_{\text{part}}(t)$, där x_{hom} ges av föregående avsnitt.

Partikulärlösningen (den stationära lösningen) x_{part} ges av

- Utan dämpning, $\zeta = 0$:

$$x_{\text{part}}(t) = C \sin(\Omega t), \quad C = \frac{Q_0}{\omega^2 - \Omega^2}$$

- Med dämpning, $\zeta > 0$:

$$x_{\text{part}}(t) = \lambda \frac{Q_0}{\omega^2} \sin(\Omega t - \psi)$$

$$\tan \psi = \frac{2\zeta\Omega\omega}{\omega^2 - \Omega^2}, \quad \lambda = \frac{\omega^2}{\sqrt{(\omega^2 - \Omega^2)^2 + 4\zeta^2\Omega^2\omega^2}}$$

6.3 Rörelseekvationen som ett första ordningens system

Vid numerisk lösning är det lämpligt att skriva rörelseekvationen på formen

$$\dot{\mathbf{y}}(t) = \mathbf{f}(\mathbf{y}, t)$$

där $\mathbf{y} = [y_1 \ y_2]^T = [x \ \dot{x}]^T$ och

$$\mathbf{f}(\mathbf{y}, t) = \begin{bmatrix} y_2(t) \\ -\omega^2 y_1(t) - 2\zeta\omega y_2(t) + Q(t) \end{bmatrix}$$

med begynnelsevillkor

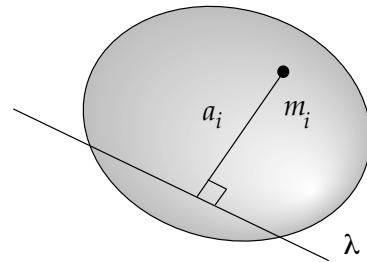
$$\mathbf{y}(0) = \begin{bmatrix} y_1(0) \\ y_2(0) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x(0) \\ \dot{x}(0) \end{bmatrix}$$

7 Massfördelningars kvadratiska moment

7.1 Tröghetsmoment

Tröghetsmomentet m.a.p. axeln λ definieras som

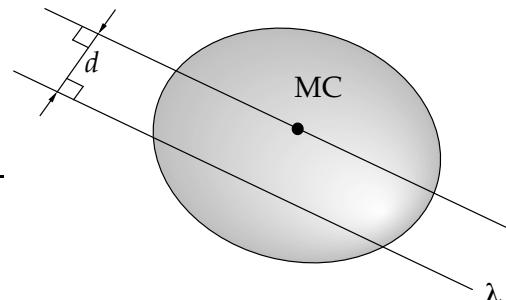
$$I_\lambda = \sum_i m_i a_i^2 = \int a^2 dm$$



Steiners sats:

$$I_\lambda = \bar{I}_\lambda + md^2$$

där \bar{I}_λ är tröghetsmomentet m.a.p. den med λ parallella axeln genom kroppens masscentrum (MC).



Tunn plan skiva i xy -planet:

$$I_z = I_x + I_y$$

Definition av tröghetsradien m.a.p. axeln λ :

$$k_\lambda = \sqrt{\frac{I_\lambda}{m}}$$

7.2 Tröghetsprodukter (deviationsmoment)

Tröghetsprodukterna definieras som

$$I_{xy} = \sum_i m_i x_i y_i = \int xy \, dm$$

$$I_{yz} = \sum_i m_i y_i z_i = \int yz \, dm$$

$$I_{zx} = \sum_i m_i z_i x_i = \int zx \, dm$$

Parallelldräiflyttningssatser:

$$I_{xy} = \bar{I}_{xy} + m\bar{x}\bar{y}$$

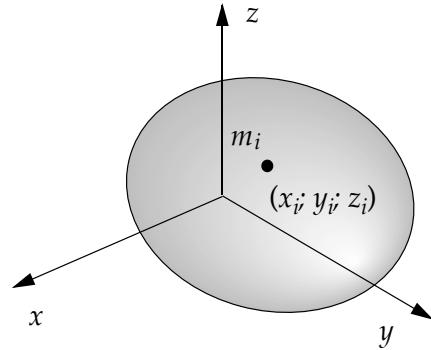
$$I_{yz} = \bar{I}_{yz} + m\bar{y}\bar{z}$$

$$I_{zx} = \bar{I}_{zx} + m\bar{z}\bar{x}$$

där symboler med streck över avser tröghetsprodukter m.a.p. axlar genom kroppens masscentrum med koordinaterna $(\bar{x}, \bar{y}, \bar{z})$.

Tröghetsmatrisen ges av

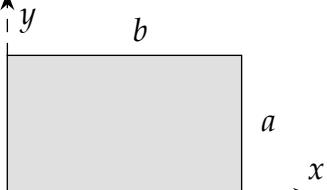
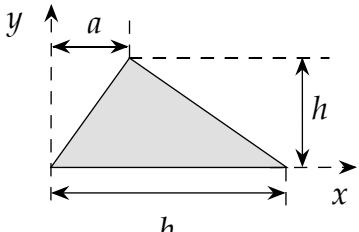
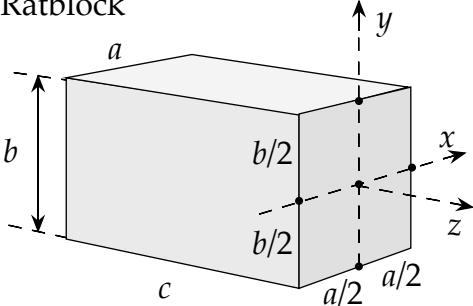
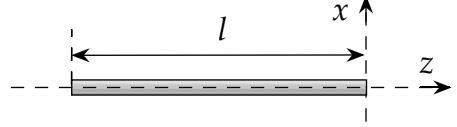
$$\mathbf{I} = \begin{pmatrix} I_x & -I_{xy} & -I_{xz} \\ -I_{yx} & I_y & -I_{yz} \\ -I_{zx} & -I_{zy} & I_z \end{pmatrix}$$



8 Tabeller

8.1 Masscentrum och masströghetsmoment

KROPP	MASS-CENTRUM	MASSTRÖGHETSMOMENT
Cirkelbåge	$\bar{x} = \frac{r \sin \alpha}{\alpha}$	$I_x = \frac{mr^2}{2} \left(1 - \frac{\sin 2\alpha}{2\alpha} \right)$ $I_y = \frac{mr^2}{2} \left(1 + \frac{\sin 2\alpha}{2\alpha} \right)$
Kvartscirkelbåge	$\bar{x} = \bar{y} = \frac{2r}{\pi}$	$I_x = I_y = \frac{mr^2}{2}$ $I_{xy} = \frac{mr^2}{\pi}$
Cirkelsektor (yta)	$\bar{x} = \frac{2r \sin \alpha}{3\alpha}$	$I_x = \frac{mr^2}{4} \left(1 - \frac{\sin 2\alpha}{2\alpha} \right)$ $I_y = \frac{mr^2}{4} \left(1 + \frac{\sin 2\alpha}{2\alpha} \right)$
Kvartscirkelyta	$\bar{x} = \bar{y} = \frac{4r}{3\pi}$	$I_x = I_y = \frac{mr^2}{4}$ $I_{xy} = \frac{mr^2}{2\pi}$

KROPP	MASS-CENTRUM	MASSTRÖGHETSMOMENT
Rektangelyta 		$I_x = \frac{ma^2}{3}$ $\bar{I}_x = \frac{ma^2}{12}$ $\bar{I}_z = \frac{m}{12} (a^2 + b^2)$
Triangelyta 	$\bar{x} = \frac{a+b}{3}$ $\bar{y} = \frac{h}{3}$	$I_x = \frac{mh^2}{6}$ $\bar{I}_x = \frac{mh^2}{18}$
Rätblock 		$I_x = \frac{1}{12}mb^2 + \frac{1}{3}mc^2$ $I_y = \frac{1}{12}ma^2 + \frac{1}{3}mc^2$ $I_z = \frac{1}{12}m (a^2 + b^2)$ $\bar{I}_x = \frac{1}{12}m (b^2 + c^2)$
Smal rak stång 		$I_x = \frac{1}{3}ml^2$ $\bar{I}_x = \frac{1}{12}ml^2$

KROPP	MASS-CENTRUM	MASSTRÖGHETSMOMENT
Cirkulär cylinder		$I_x = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{3}mh^2$ $\bar{I}_x = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{12}mh^2$ $I_z = \frac{1}{2}mr^2$
Halvcirkulär cylinder	$\bar{x} = \frac{4r}{3\pi}$	$I_x = I_y = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{3}mh^2$ $I_z = \frac{1}{2}mr^2$ $\bar{I}_z = \left(\frac{1}{2} - \frac{16}{9\pi^2}\right)mr^2$
Tunt cylindriskt skal		$I_x = \frac{1}{2}mr^2 + \frac{1}{3}mh^2$ $\bar{I}_x = \frac{1}{2}mr^2 + \frac{1}{12}mh^2$ $I_z = mr^2$
Tunt halvcirkulärt cylindriskt skal	$\bar{x} = \frac{2r}{\pi}$	$I_x = I_y = \frac{1}{2}mr^2 + \frac{1}{3}mh^2$ $I_z = mr^2$ $\bar{I}_z = \left(1 - \frac{4}{\pi^2}\right)mr^2$

KROPP	MASS-CENTRUM	MASSTRÖGHETSMOMENT
Sfär		$I_z = \frac{2}{5}mr^2$
Halvsfär	$\bar{z} = \frac{3r}{8}$	$I_x = I_y = I_z = \frac{2}{5}mr^2$ $\bar{I}_x = \bar{I}_y = \frac{83}{320}mr^2$
Tunt sfäriskt skal		$I_z = \frac{2}{3}mr^2$
Tunt halvsfäriskt skal	$\bar{z} = \frac{r}{2}$	$I_x = I_y = I_z = \frac{2}{3}mr^2$ $\bar{I}_x = \bar{I}_y = \frac{5}{12}mr^2$

KROPP	MASS-CENTRUM	MASSTRÖGHETSMOMENT
Rak cirkulär kon	$\bar{z} = \frac{h}{4}$	$I_x = \frac{3}{20}mr^2 + \frac{1}{10}mh^2$ $I_z = \frac{3}{10}mr^2$ $\bar{I}_x = \frac{3}{20}mr^2 + \frac{3}{80}mh^2$
Rak halvcirkulär kon	$\bar{z} = \frac{h}{4}$ $\bar{y} = \frac{r}{\pi}$	$I_x = I_y = \frac{3}{20}mr^2 + \frac{1}{10}mh^2$ $I_z = \frac{3}{10}mr^2$ $\bar{I}_z = \left(\frac{3}{10} - \frac{1}{\pi^2}\right)mr^2$ $I_{yz} = \frac{1}{5\pi}mrh$
Tunt cirkulärt koniskt skal	$\bar{z} = \frac{h}{3}$	$I_x = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{6}mh^2$ $I_z = \frac{1}{2}mr^2$ $\bar{I}_x = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{18}mh^2$
Tunt halvcirkulärt koniskt skal	$\bar{z} = \frac{h}{3}$ $\bar{y} = \frac{4r}{3\pi}$	$I_x = I_y = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{6}mh^2$ $I_z = \frac{1}{2}mr^2$ $\bar{I}_z = \left(\frac{1}{2} - \frac{16}{9\pi^2}\right)mr^2$

8.2 Konstanter

Allmänna gravitationskonstanten	$G = 6,673 \cdot 10^{-11} \text{ m}^3/\text{kgs}^2$
Jordens massa	$5,976 \cdot 10^{24} \text{ kg}$
Jordens radie (medelvärde)	6371 km
Jordens periodtid	23,9344 h
Tyngdaccelerationen vid jordens yta (medelvärde)	$g = 9,81 \text{ m/s}^2$
Månens massa	$7,350 \cdot 10^{22} \text{ kg}$
Månens radie (medelvärde)	1738 km
Tyngdaccelerationen vid månens yta (medelvärde)	$1,62 \text{ m/s}^2$
Solens massa	$1,99 \cdot 10^{30} \text{ kg}$
Månens avstånd till jorden	$0,3844 \cdot 10^6 \text{ km}$
Jordens avstånd till solen (medelvärde)	$149,6 \cdot 10^6 \text{ km}$