

# Formelsammlung TM EI

## Mathematik

$x$	0	$\frac{\pi}{6}(30^\circ)$	$\frac{\pi}{4}(45^\circ)$	$\frac{\pi}{3}(60^\circ)$	$\frac{\pi}{2}(90^\circ)$
$\sin(x)$	0	$\frac{1}{2}$	$\frac{\sqrt{2}}{2}$	$\frac{\sqrt{3}}{2}$	1
$\cos(x)$	1	$\frac{\sqrt{3}}{2}$	$\frac{\sqrt{2}}{2}$	$\frac{1}{2}$	0
$\tan(x)$	0	$\frac{\sqrt{3}}{3}$	1	$\sqrt{3}$	$\pm\infty$

### Additionstheoreme:

$$\sin^2 \alpha + \cos^2 \alpha = 1$$

$$\tan \alpha = \frac{\sin \alpha}{\cos \alpha}$$

$$\sin(\alpha \pm \beta) = \sin \alpha \cos \beta \pm \cos \alpha \sin \beta$$

$$\cos(\alpha \pm \beta) = \cos \alpha \cos \beta \mp \sin \alpha \sin \beta$$

## Basisdrehung

Darstellung eines Vektors  ${}_1\mathbf{a}$  aus Koordinatensystem 1 (Index 1) in Koordinatensystem 2:

### Drehmatrix:

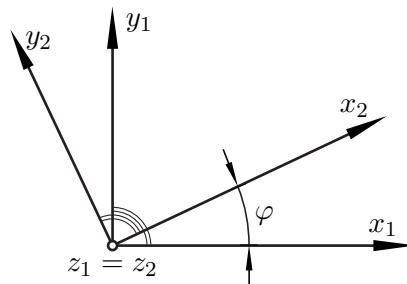
Basisvektoren des "alten" Koordinatensystems (1), dargestellt im "neuen" Koordinatensystem (2)

$$\mathbf{A}_{21} = \begin{pmatrix} \cos \varphi & \sin \varphi & 0 \\ -\sin \varphi & \cos \varphi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$${}_2\mathbf{a} = \mathbf{A}_{21} {}_1\mathbf{a}$$

### Rücktransformation:



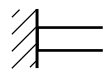

$$\mathbf{A}_{12} = \mathbf{A}_{21}^T = \mathbf{A}_{21}^{-1}$$



## Statisches Gleichgewicht

$$\sum_i \mathbf{F}_i = \mathbf{0} \quad \text{und} \quad \sum_i \mathbf{r}_{P_i} \times \mathbf{F}_i + \sum_j \mathbf{M}_j = \mathbf{0}$$

## Statische Bestimmtheit und Wertigkeit

					 (Hier: $s = 4$ )
$w_j$	eben	1	2	3	$2(s-1)$
	räumlich	1	3	6	$3(s-1)$

mit :

- $n$  : Anzahl der Lager und Knoten
- $w_j$  : Wertigkeit des j-ten Lagers
- $i$  : Anzahl der Körper
- $s$  : Anzahl der Stäbe

$$f = - \sum_{j=1}^n w_j + \begin{cases} 3i & \text{ebener Fall} \\ 6i & \text{räumlicher Fall} \end{cases}$$

- $f = 0$  Notwendige (aber nicht hinreichende) Bedingung für statische Bestimmtheit  $\rightarrow$  Stereo-Statik
- $f < 0$  System ist  $|f|$ -fach statisch unbestimmt  $\rightarrow$  Elastostatik
- $f > 0$  System ist  $f$ -fach statisch unterbestimmt / kinematisch unbestimmt  $\rightarrow$  Kinematik

## Schwerpunkt

Massenschwerpunkt:  $\mathbf{r}_S = \frac{1}{m} \int \mathbf{r} d\bar{m} \Rightarrow \mathbf{r}_S = \frac{\sum_i \mathbf{r}_{Si} m_i}{\sum_i m_i}$

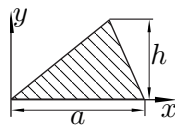
Flächenschwerpunkt:  $\mathbf{r}_S = \frac{1}{A} \int \mathbf{r} d\bar{A} \Rightarrow \mathbf{r}_S = \frac{\sum_i \mathbf{r}_{Si} A_i}{\sum_i A_i}$

### Schwerpunkte spezieller ebener Körper

Beliebiges  
Dreieck

$$y_s = \frac{1}{3} h$$

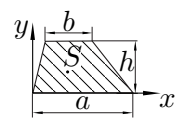
$$A = \frac{1}{2} a h$$



Trapez

$$y_s = \frac{1}{3} h \frac{a + 2b}{a + b}$$

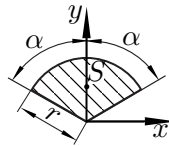
$$A = \frac{1}{2} h (a + b)$$



Kreisseg-  
ment

$$y_s = \frac{2}{3} r \frac{\sin \alpha}{\alpha}$$

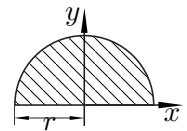
$$A = \alpha r^2$$



Halbkreis

$$y_s = \frac{4}{3} \frac{r}{\pi}$$

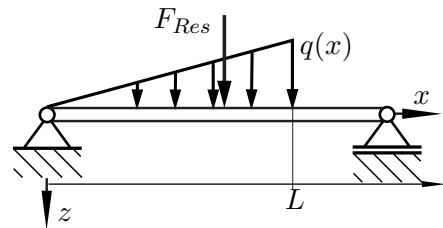
$$A = \frac{1}{2} \pi r^2$$



## Balkenstatik

### Streckenlasten

Resultierende Kraft:  $F_{Res} = \int_L q(x) d\bar{x}$



### Schnittgrößen

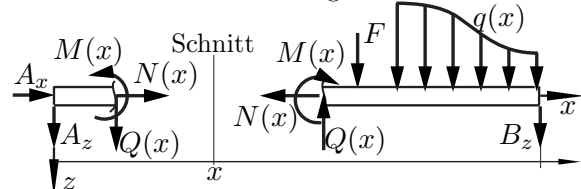
Normalkraft:  $N(x)$

Querkraft:  $Q(x)$  mit  $\frac{dQ(x)}{dx} = -q(x)$

Biegemoment:  $M(x)$  mit  $\frac{dM(x)}{dx} = Q(x)$

positives Schnittufer

negatives Schnittufer



## Coulombsche Reibung

Klotz haftet:  $-\mu_0 F_N \leq F_R \leq \mu_0 F_N$

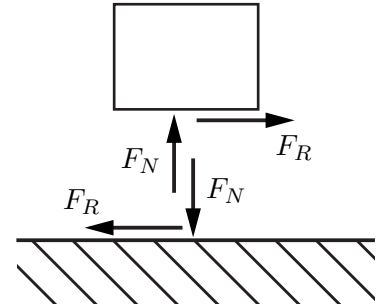
Klotz gleitet nach rechts:  $F_R = -\mu F_N$

Klotz gleitet nach links:  $F_R = \mu F_N$

Gleitreibungskraft immer entgegen Bewegungsrichtung

$\mu$  : Gleitreibungskoeffizient

$\mu_0$  : Haftreibungskoeffizient



## Elastostatik

### Grundbegriffe

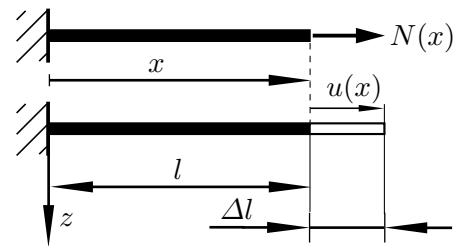
Spannung :  $\sigma(x) = \frac{N(x)}{A(x)}$

Globale Dehnung :  $\varepsilon = \frac{\Delta l}{l} = \frac{u(l) - u(0)}{l}$

Lokale Dehnung :  $\varepsilon = \frac{du(x)}{dx} = u'$

Thermische Dehnung :  $\varepsilon_T = \alpha_T \Delta T$

Stoffgesetz nach HOOKE :  $\sigma = E\varepsilon$



### Grundgleichung elastisch deformierbarer Stab

Elastizitätsgesetz (allgemein) :  $\frac{du(x)}{dx} = \frac{N}{EA} + \alpha_T \Delta T$

Elastizitätsgesetz (speziell) :  $\Delta l = \frac{Fl}{EA}$

dabei:  $F = N$  Stabbelastung nur durch Einzelkraft  $F = N$

$EA = \text{const.}$  konstante Dehnsteifigkeit

$\Delta T = 0$  keine Wärmedehnung

## Kinematik

### Eindimensionale (Punkt-)Bewegungen

Lage :  $x(t)$

Geschwindigkeit :  $v(t) = \frac{dx}{dt} = \dot{x}(t)$

Beschleunigung :  $a(t) = \frac{dv}{dt} = \frac{d^2x}{dt^2} = \ddot{x}(t)$

## Starrkörperformel

### Eulersche Beziehung

$$\mathbf{v}_Q = \mathbf{v}_P + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{PQ}$$

### Momentanpol $Q$

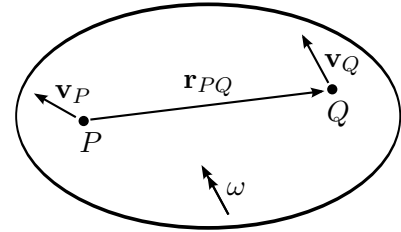
$$\mathbf{0} = \mathbf{v}_P + \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{PQ} \Rightarrow \mathbf{r}_{PQ} = \frac{\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{v}_P}{\omega^2}$$

$\boldsymbol{\omega}$  : absolute Winkelgeschwindigkeit des Körpers

$\mathbf{v}_Q$  : Geschwindigkeit des Punktes  $Q$

$\mathbf{v}_P$  : Geschwindigkeit des Punktes  $P$

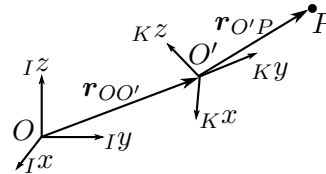
$\mathbf{r}_{PQ}$  : Vektor von Punkt  $P$  zu Punkt  $Q$



## Relativkinematik, bewegtes KOSY $K$

### Ortsvektor

$$I\mathbf{r}_{0P} = I\mathbf{r}_{00'} + I\mathbf{r}_{0'P} = I\mathbf{r}_{00'} + \mathbf{A}_{IK} \cdot K\mathbf{r}_{0'P}$$



### Geschwindigkeit

$$K\mathbf{v}_P = \mathbf{A}_{KI} I\mathbf{v}_P = K\mathbf{v}_{0'} + K\dot{\mathbf{r}}_{0'P} = K\mathbf{v}_{0'} + K\overset{\circ}{\mathbf{r}}_{0'P} + \underbrace{K\boldsymbol{\omega}_K \times K\mathbf{r}_{0'P}}_{\text{EULER-Ableitung}}$$

### Beschleunigung

$$K\mathbf{a}_P = K\dot{\mathbf{v}}_P = K\ddot{\mathbf{r}}_P = K\overset{\circ}{\mathbf{v}}_{0'P} + \underbrace{K\boldsymbol{\omega}_K \times K\mathbf{v}_P}_{\text{EULER-Ableitung}}$$

dabei ist  ${}_K\boldsymbol{\omega}_K = (\omega_x, \omega_y, \omega_z)^T$  die Winkelgeschwindigkeit des bewegten Koordinatensystems  $K$ , dargestellt im  $K$ -System. Der einfache Punkt ( $\dot{\phantom{x}}$ ) kennzeichnet die totale Ableitung nach der Zeit, der Krinkel ( $\overset{\circ}{\phantom{x}}$ ) die komponentenweise Ableitung.

## Kinetik

### Impuls

$$\mathbf{p} = \int_K \mathbf{v} \, dm = m \mathbf{v}_S$$

### Impulssatz

$$\dot{\mathbf{p}} = m \mathbf{a}_S = \mathbf{F} = \sum d\mathbf{F}_i$$

mit:

$\mathbf{v}_S$  : absolute Geschwindigkeit des Schwerpunktes

$\mathbf{a}_S$  : absolute Beschleunigung des Schwerpunktes

$m$  : Masse

$\sum \mathbf{F}_i$  : Summe aller angreifenden Kräfte

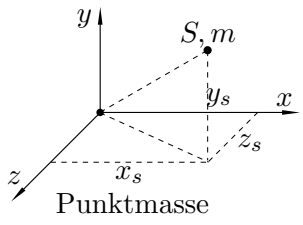
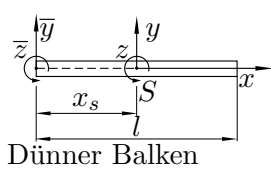
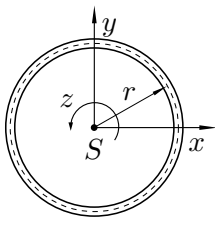
## Trägheitsmomente

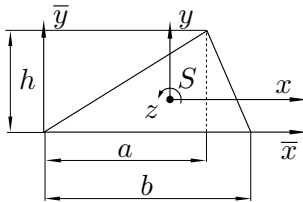
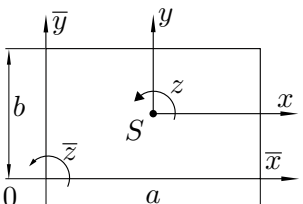
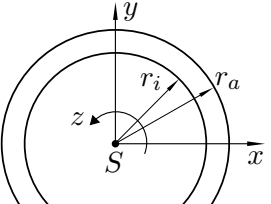
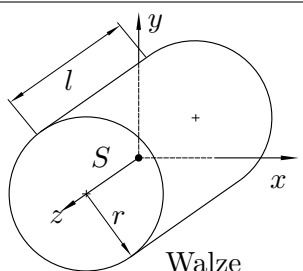
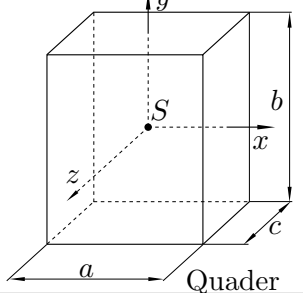
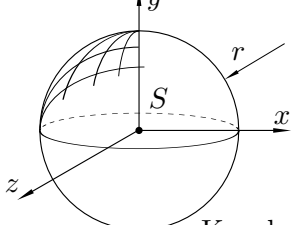
Trägheitsmomente eines Körpers im  $K$ -KOSY bzgl. des (Schwer-)Punktes  $S$ :

${}_K\Theta^S = \begin{pmatrix} \Theta_{xx}^S & -\Theta_{xy}^S & -\Theta_{xz}^S \\ -\Theta_{yx}^S & \Theta_{yy}^S & -\Theta_{yz}^S \\ -\Theta_{zx}^S & -\Theta_{zy}^S & \Theta_{zz}^S \end{pmatrix}$	Moment	Massenträgheit	Deviation
	um $x$ -Achse	$\Theta_{xx}^S = \int (y^2 + z^2) dm$	$\Theta_{yz}^S = \Theta_{zy}^S = \int (yz) dm$
	um $y$ -Achse	$\Theta_{yy}^S = \int (x^2 + z^2) dm$	$\Theta_{xz}^S = \Theta_{zx}^S = \int (xz) dm$
	um $z$ -Achse	$\Theta_{zz}^S = \int (x^2 + y^2) dm$	$\Theta_{xy}^S = \Theta_{yx}^S = \int (xy) dm$

Jeder starre Körper besitzt drei zueinander senkrechte Hauptträgheitsachsen, für die die Massenträgheitsmomente ( $A_0, B_0, C_0$ ) Extremwerte annehmen und die Deviationsmomente Null werden  $\rightarrow$  Hauptachsensystem.

$${}_K\Theta^S = \begin{pmatrix} A_0 & 0 & 0 \\ 0 & B_0 & 0 \\ 0 & 0 & C_0 \end{pmatrix}$$

Punkt- und linienförmige Körper:      Massenbelegung $\mu_l = \frac{m}{l}$ $[\mu_l] = \frac{kg}{m}$			
Bezeichnung	Masse, Schwerpunkt	Massenträgheitsmomente	Deviationsmomente
 <p>Punktmasse</p>	$m$ $x_s = x$ $y_s = y$ $z_s = z$	$\Theta_{xx} = m(y^2 + z^2)$ $\Theta_{yy} = m(z^2 + x^2)$ $\Theta_{zz} = m(x^2 + y^2)$	$\Theta_{xy} = mxy$ $\Theta_{yz} = myz$ $\Theta_{zx} = mzx$
 <p>Dünner Balken</p>	$m = \rho Al = \mu_l l$	$\Theta_{xx} = 0$ $\Theta_{yy} = \Theta_{zz} = \frac{1}{12} ml^2$ $\Theta_{\bar{y}\bar{y}} = \Theta_{\bar{z}\bar{z}} = \frac{1}{3} ml^2$	$\Theta_{xy} = \Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$ (Hauptachsen)
 <p>Dünner Kreis</p>	$m = 2\pi r \mu_l$	$\Theta_{xx} = \Theta_{yy} = \frac{1}{2} mr^2$ $\Theta_{zz} = mr^2$	$\Theta_{xy} = \Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$ (Hauptachsen)

Dünne Scheiben / homogene Körper: Massenbelegung $\mu_A = \frac{m}{A}$ ; $\rho = \frac{m}{V}$ $[\mu_A] = \frac{kg}{m^2}$ ; $[\rho] = \frac{kg}{m^3}$			
Bezeichnung	Masse, Schwerpunkt	Massenträgheitsmomente	Deviationsmomente
 <p>Dreieckscheibe</p>	$m = \mu_A \frac{1}{2}bh$ $\bar{x}_S = \frac{1}{3}(a+b)$ $\bar{y}_S = \frac{1}{3}h$	$\Theta_{xx} = \frac{1}{18}mh^2$ $\Theta_{yy} = \frac{1}{18}m(a^2 + b^2 - ab)$ $\Theta_{zz} = \Theta_{xx} + \Theta_{yy}$	$\Theta_{xy} = \frac{1}{36}mh(2a-b)$ $\Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$
 <p>Rechteckscheibe</p>	$m = \mu_A ab$ $\bar{x}_S = \frac{1}{2}(a+b)$ $\bar{y}_S = \frac{1}{2}h$	$\Theta_{xx} = \frac{1}{12}mb^2$ $\Theta_{yy} = \frac{1}{12}ma^2$ $\Theta_{zz} = \frac{1}{12}m(a^2 + b^2)$ $\Theta_{zz} = \frac{1}{3}m(a^2 + b^2)$	$\Theta_{xy} = \Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$ (Hauptachsen) $\Theta_{\bar{x}\bar{y}} = \frac{1}{4}mab$ $\Theta_{\bar{x}z} = \Theta_{\bar{y}z} = 0$
 <p>Ringscheibe</p>	$m = \mu_A \pi(r_a^2 - r_i^2)$ $\bar{x}_S = \frac{1}{2}(a+b)$ $\bar{y}_S = \frac{1}{2}h$	$\Theta_{xx} = \frac{1}{4}m(r_a^2 + r_i^2)$ $\Theta_{yy} = \Theta_{xx}$ $\Theta_{zz} = \frac{1}{2}m(r_a^2 + r_i^2)$	$\Theta_{xy} = \Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$ (Hauptachsen)
 <p>Walze</p>	$m = \rho \pi r^2 l$	$\Theta_{xx} = \frac{1}{12}m(3r^2 + l^2)$ $\Theta_{yy} = \Theta_{xx}$ $\Theta_{zz} = \frac{1}{2}mr^2$	$\Theta_{xy} = \Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$ (Hauptachsen)
 <p>Quader</p>	$m = \rho abc$	$\Theta_{xx} = \frac{1}{12}m(b^2 + c^2)$ $\Theta_{yy} = \frac{1}{12}m(c^2 + a^2)$ $\Theta_{zz} = \frac{1}{12}m(a^2 + b^2)$	$\Theta_{xy} = \Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$ (Hauptachsen)
 <p>Kugel</p>	$m = \rho \frac{4}{3}\pi r^3$	$\Theta_{xx} = \frac{2}{5}mr^2$ $\Theta_{yy} = \Theta_{zz} = \Theta_{xx}$	$\Theta_{xy} = \Theta_{yz} = \Theta_{zx} = 0$ (Hauptachsen)

## Drall

Drall eines Starrkörpers um allgemeinen Punkt  $P$ :

$$\mathbf{L}^P = \boldsymbol{\Theta}^S \boldsymbol{\omega} + m (\mathbf{r}_{PS} \times \mathbf{v}_{PS})$$

Drall eines Starrkörpers um körperfesten Punkt (z. B. Momentanpol)  $K$  bzw. Schwerpunkt  $S$ :

$$\mathbf{L}^K = \boldsymbol{\Theta}^K \boldsymbol{\omega} \quad \mathbf{L}^S = \boldsymbol{\Theta}^S \boldsymbol{\omega}$$

## Drallsatz

Drallsatz für allgemeinen Bezugspunkt  $P$ :

$$\dot{\mathbf{L}}^P + m (\mathbf{r}_{PS} \times \mathbf{a}_P) = \sum_i \mathbf{M}_i^P$$

Drallsatz für Schwerpunkt  $S$  als Bezugspunkt:

$$\dot{\mathbf{L}}^S = \sum_i \mathbf{M}_i^S$$

## Energie

### Kinetische Energie eines Starrkörpers

$$T = \frac{1}{2} m \mathbf{v}_P^2 + m \mathbf{v}_P^T (\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{PS}) + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}^T \boldsymbol{\Theta}^P \boldsymbol{\omega}$$

$$T = \frac{1}{2} m \mathbf{v}_S^2 + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}^T \boldsymbol{\Theta}^S \boldsymbol{\omega}$$

$$T = \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}^T \boldsymbol{\Theta}^M \boldsymbol{\omega}$$

mit:

- $\mathbf{v}_P$  : absolute Geschwindigkeit des körperfesten Punktes  $P$
- $\boldsymbol{\omega}$  : absolute Winkelgeschwindigkeit des Körpers
- $S$  : Schwerpunkt
- $M$  : Momentanpol
- $\boldsymbol{\Theta}^P$  : Trägheitstensor, bezogen auf den Punkt  $P$

## Potentielle Energie

im Gravitationsfeld: durch lineare Feder: gesamt:

$$V_g = m g \Delta h \quad V_c = \frac{1}{2} c (\Delta l)^2 \quad V = V_g + V_c$$

- mit:
- $m$  : Masse im Kraftfeld
  - $g$  : Erdbeschleunigung
  - $\Delta h$  : Höhenänderung parallel zur Erdbeschleunigung
  - $c$  : Federkonstante
  - $\Delta l$  : Längenänderung der Feder

## Energieerhaltungssatz für konservative Systeme

$$E = T + V = \text{const.}$$