

Inhaltsverzeichnis

1	Zug und Druck in Stäben	1
1.1	Spannung	1
1.2	Dehnung	2
1.3	Stoffgesetz	2
1.4	Einzelstab	3
1.5	Statisch bestimmte Stabsysteme	4
1.6	Statisch unbestimmte Stabsysteme	4
1.7	Zusammenfassung	4
2	Spannungszustand	4
2.1	Spannungvektor und Spannungstensor	4
2.2	Ebener Spannungszustand	5
2.2.1	Koordinatentransformation	5
2.2.2	Hauptspannungen	6
2.3	Mohrscher Spannungskreis	7
2.3.1	Dünnwandiger Kessel	7
2.4	Gleichgewichtsbedingungen	8
2.5	Zusammenfassung	8
3	Verzerrungszustand, Elastizitätsgesetze	8
3.1	Verzerrungszustand	8
3.2	Elastizitätsgesetz	9
3.3	Festigkeitshypothesen	10
3.4	Zusammenfassung	11
4	Balkenbiegung	11
4.1	Einführung	11
4.2	Flächenträgheitsmomente	11
4.2.1	Definition	11
4.2.2	Parallelverschiebung der Bezugsachsen	12
4.2.3	Drehung des Bezugssystems, Hauptträgheitsmomente	12
4.3	Grundgleichungen der geraden Biegung	13
4.4	Normalspannungen	14
4.5	Biegelinie	14

4.5.1	Differentialgleichung der Biegelinie	14
4.5.2	Einfeldbalken	15
4.5.3	Balken mit mehreren Feldern	15
4.5.4	Superposition	15
4.6	Einfluss des Schubes	15
4.6.1	Schubspannungen	15
4.6.2	Durchbiegung infolge Schub	15
4.7	Schiefe Biegung	16
4.8	Biegung und Zug/Druck	16
4.9	Kern des Querschnitts	17
4.10	Temperaturbelastung	17
4.11	Zusammenfassung	18
5	Torsion	18
5.1	Einführung	18
5.2	Die kreiszylindrische Welle	18
5.3	Dünnwandige geschlossene Profile	20
5.4	Dünnwandige offene Profile	21
5.5	Zusammenfassung	22
6	Der Arbeitsbegriff in der Elastostatik	22
6.1	Einleitung	22
6.2	Arbeitssatz und Formänderungsenergie	22
6.3	Das Prinzip der virtuellen Kräfte	22
6.4	Einflusszahlen und Vertauschungssätze	22
6.5	Anwendung des Arbeitssatzes auf statisch unbestimmte Systeme	22
6.6	Zusammenfassung	22
7	Knickung	22
7.1	Verzweigung einer Gleichgewichtslage	22
7.2	Der Euler-Stab	22
7.3	Zusammenfassung	22
8	Verbundquerschnitte	22
8.1	Einleitung	22
8.2	Zug und Druck in Stäben	22

8.3	Reine Biegung	22
8.4	Biegung und Zug/Druck	22
8.5	Zusammenfassung	22

Zug und Druck in Stäben

1.1 Spannung

A and α α A and α N N N and v v N and v B B B and β β B and β Ξ Ξ and ξ ξ Ξ and ξ Γ Γ and γ

$$\underbrace{\sigma}_{\text{Spannung}\left[\frac{N}{mm^2}\right]} = \frac{\overbrace{N}^{\text{Normalspannung}[N]}}{\underbrace{A}_{\text{Fläche}[mm^2]}} \quad (1.1)$$

$$\underbrace{\sigma}_{\text{Spannung}\left[\frac{N}{mm^2}\right]} = \frac{\overbrace{F}^{\text{Kraft}[N]}}{\underbrace{A}_{\text{Fläche}[mm^2]}} \quad (1.2)$$

$$\begin{array}{c} \text{Normalspannung} \\ \text{in einem Schnitt} \\ \text{Senkrecht zur Stabachse} \end{array} \quad \underbrace{\sigma_0} \quad (1.3)$$

$$\sigma = \frac{\sigma_0}{2} (1 + \cos 2\varphi), \tau = \frac{\sigma_0}{2} (\sin 2\varphi)$$

$$\sigma(x) = \frac{N(x)}{A(x)} \quad (1.4)$$

$$A_{\text{erf}} = \frac{|N|}{\sigma_{\text{zul}}} \quad (1.5)$$

1.2 Dehnung

$$\underbrace{\varepsilon}_{\text{Dehnung[1]}} = \frac{\overbrace{\Delta \ell}^{\text{Verlängerung[m]}}}{\underbrace{\ell_0}_{\text{Ursprüngliche Länge [m]}}} = \frac{\ell - \ell_0}{\ell_0} \quad (1.6)$$

Örtliche (lokale Dehnung)

$$\varepsilon(x) = \frac{du}{dx} \quad (1.7)$$

1.3 Stoffgesetz

Hooke'sches Gesetz

$$\underbrace{E}_{\substack{\text{Elastizitätsmodul} \\ \left[\frac{N}{mm^2} \right]}} = \frac{\overbrace{\sigma}^{\text{Spannung} \left[\frac{N}{mm^2} \right]}}{\underbrace{\varepsilon}_{\text{Dehnung[1]}}} \quad (1.8)$$

Umgestellt nach Sigma, übliche Form:

$$\sigma = E\varepsilon = \frac{\Delta \ell}{\ell_0} E$$

$$\underbrace{\varepsilon}_{\text{Dehnung[1]}} = \frac{\sigma}{E} \quad (1.9)$$

$$\underbrace{\varepsilon_T}_{\text{Wärmedehnung[1]}} = \underbrace{\alpha}_{\substack{\text{Thermischer Aus-} \\ \text{dehnungskoeffizient} \\ \text{(Wärmeausdehnungskoeffizient)} \\ [1/^\circ\text{C}]}} \cdot \underbrace{\Delta T}_{\text{Temperaturänderung[}^\circ\text{C]}} \quad (1.10)$$

$$\varepsilon = \frac{\sigma}{E} + \alpha_T \Delta T \quad (1.11)$$

$$\sigma = E (\varepsilon - \alpha_T \Delta T) \quad (1.12)$$

1.4 Einzelstab

$$\frac{dN}{dx} + \underbrace{n}_{\text{Linienkraft}} = 0 \quad (1.13)$$

$$\frac{du}{dx} = \frac{N}{EA} + \alpha_T \Delta T \quad (1.14)$$

$$\Delta \ell = u(l) - u(0) = \int_0^\ell \varepsilon dx \quad (1.15)$$

$$\Delta \ell = \int_0^\ell \left(\frac{N}{EA} + \alpha_T \Delta T \right) dx \quad (1.16)$$

$$\Delta \ell = \frac{F\ell}{EA} + \alpha_T \Delta T \ell \quad (1.17)$$

Für $\Delta T = 0$

$$\Delta \ell = \frac{F\ell}{EA} \quad (1.18)$$

Oder $F = 0$

$$\Delta \ell = \alpha_T \Delta T \ell \quad (1.19)$$

$$(EAu')' = -n + (EA\alpha_T \Delta T)' \quad (1.20a)$$

Sei in 1.20a $EA = \text{const}$ und $\Delta T = \text{const}$

$$EAu'' = -n \quad (1.20b)$$

1.5 Statisch bestimmte Stabsysteme

$$\begin{aligned} u &= |\Delta \ell_1| = \frac{F\ell}{EA} \frac{1}{\tan \alpha}, \\ v &= \frac{\Delta \ell_2}{\sin \alpha} + \frac{u}{\tan \alpha} = \frac{F\ell}{EA} \frac{1 + \cos^3 \alpha}{\sin^2 \alpha \cos \alpha} \end{aligned} \quad (1.21)$$

1.6 Statisch unbestimmte Stabsysteme

1.7 Zusammenfassung

2 Spannungszustand

2.1 Spannungvektor und Spannungstensor

$$\mathbf{t} = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta \mathbf{F}}{\Delta A} = \frac{d\mathbf{F}}{dA} \quad (2.1)$$

$$\mathbf{t} = \tau_{yx} \mathbf{e}_x + \sigma_y \mathbf{e}_y + \tau_{yz} \mathbf{e}_z \quad (2.2)$$

$$\tau_{xy} = \tau_{yx}, \tau_{xz} = \tau_{zx}, \tau_{yz} = \tau_{zy} \quad (2.3)$$

$$\boldsymbol{\sigma} = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{yx} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{zx} & \tau_{zy} & \sigma_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{xy} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z \end{bmatrix} \quad (2.4)$$

2.2 Ebener Spannungszustand

2.2.1 Koordinatentransformation

$$\begin{aligned} \sigma_\xi &= \sigma_x \cos^2 \varphi + \sigma_y \sin^2 \varphi + 2\tau_{xy} \sin \varphi \cos \varphi \\ \tau_{\xi\eta} &= -(\sigma_x - \sigma_y) \sin \varphi \cos \varphi + \tau_{xy} (\cos^2 \varphi - \sin^2 \varphi) \end{aligned} \quad (2.5a)$$

$$\sigma_\eta = \sigma_x \sin^2 \varphi + \sigma_y \cos^2 \varphi - 2\tau_{xy} \sin \varphi \cos \varphi \quad (2.5b)$$

$$\begin{aligned} \sigma_\xi &= \frac{1}{2}(\sigma_x + \sigma_y) + \frac{1}{2}(\sigma_x - \sigma_y) \cos 2\varphi + \tau_{xy} \sin 2\varphi, \\ \sigma_\eta &= \frac{1}{2}(\sigma_x + \sigma_y) - \frac{1}{2}(\sigma_x - \sigma_y) \cos 2\varphi + \tau_{xy} \sin 2\varphi, \\ \tau_{\xi\eta} &= - \frac{1}{2}(\sigma_x - \sigma_y) \sin 2\varphi + \tau_{xy} \cos 2\varphi, \end{aligned} \quad (2.6)$$

$$\sigma_\xi + \sigma_\eta = \sigma_x + \sigma_y \quad (2.7)$$

2.2.2 Hauptspannungen

$$\boxed{\tan 2\varphi^* = \frac{2\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y}} \quad (2.8)$$

$$\boxed{\begin{aligned} \cos 2\varphi^* &= \frac{1}{\sqrt{1 + \tan^2 2\varphi^*}} = \frac{\sigma_x - \sigma_y}{\sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}} \\ \sin 2\varphi^* &= \frac{\tan 2\varphi^*}{\sqrt{1 + \tan^2 2\varphi^*}} = \frac{2\tau_{xy}}{\sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}} \end{aligned}} \quad (2.9)$$

$$\boxed{\sigma_{1,2} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}} \quad (2.10)$$

$$\boxed{\tan 2\varphi^{**} = -\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2\tau_{xy}}} \quad (2.11)$$

$$\boxed{\tau_{\max} = \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}} \quad (2.12a)$$

$$\boxed{\tau_{\max} = \pm \frac{1}{2}(\sigma_1 - \sigma_2)} \quad (2.12b)$$

$$\boxed{\sigma_M = \frac{1}{2}(\sigma_x + \sigma_y) = \frac{1}{2}(\sigma_1 + \sigma_2)} \quad (2.13)$$

2.3 Mohrscher Spannungskreis

$$\begin{aligned}\sigma_{\xi} - \frac{1}{2}(\sigma_x + \sigma_y) &= \frac{1}{2}(\sigma_x - \sigma_y) \cos 2\varphi + \tau_{xy} \cos 2\varphi \\ \tau_{\xi\eta} &= -\frac{1}{2}(\sigma_x - \sigma_y) \sin 2\varphi + \tau_{xy} \cos 2\varphi\end{aligned}\quad (2.14)$$

$$\left[\sigma_{\xi} - \frac{1}{2}(\sigma_x + \sigma_y) \right]^2 + \tau_{\xi\eta}^2 = \left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \right)^2 + \tau_{xy}^2 \quad (2.15)$$

$$(\sigma - \sigma_M)^2 + \tau^2 = r^2 \quad (2.16)$$

$$r^2 = \frac{1}{4} \left[(\sigma_x + \sigma_y)^2 - 4(\sigma_x \sigma_y - \tau_{xy}^2) \right] \quad (2.17)$$

2.3.1 Dünnwandiger Kessel

$$\sigma_x = \frac{1}{2} p \frac{r}{t} \quad (2.18)$$

$$\sigma_{\varphi} = p \frac{r}{t} \quad (2.19)$$

$$\sigma_t = \sigma_{\varphi} = \frac{1}{2} p \frac{r}{t} \quad (2.20)$$

2.4 Gleichgewichtsbedingungen

$$\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + f_x = 0 \quad (2.21a)$$

$$\frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_y}{\partial y} + f_y = 0 \quad (2.21b)$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} + f_x &= 0 \\ \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_y}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} + f_y &= 0 \\ \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_z}{\partial z} + f_z &= 0 \end{aligned} \quad (2.22)$$

2.5 Zusammenfassung

3 Verzerrungszustand, Elastizitätsgesetze

3.1 Verzerrungszustand

$$\varepsilon_x = \frac{\partial u}{\partial x}, \quad \varepsilon_y = \frac{\partial v}{\partial y} \quad (3.1)$$

$$\gamma_{xy} = \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \quad (3.2)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (3.3)$$

$$\tan 2\varphi^* = \frac{\gamma_{xy}}{\varepsilon_x - \varepsilon_y} \quad (3.4)$$

$$\varepsilon_{1,2} = \frac{\varepsilon_x + \varepsilon_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\varepsilon_x - \varepsilon_y}{2}\right)^2 + \left(\frac{1}{2}\gamma_{xy}\right)^2} \quad (3.5)$$

$$\boxed{\varepsilon_x = \frac{\partial u}{\partial x}, \quad \varepsilon_y = \frac{\partial v}{\partial y}, \quad \varepsilon_z = \frac{\partial w}{\partial z},} \quad (3.6a)$$

$$\boxed{\gamma_{xy} = \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x}, \quad \gamma_{xz} = \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}, \quad \gamma_{yz} = \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y},} \quad (3.6b)$$

$$\boxed{\varepsilon = \begin{bmatrix} \varepsilon_x & \varepsilon_{xy} & \varepsilon_{xz} \\ \varepsilon_{yx} & \varepsilon_y & \varepsilon_{yz} \\ \varepsilon_{zx} & \varepsilon_{zy} & \varepsilon_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \varepsilon_x & \frac{1}{2}\gamma_{xy} & \frac{1}{2}\gamma_{xz} \\ \frac{1}{2}\gamma_{xy} & \varepsilon_y & \frac{1}{2}\gamma_{yz} \\ \frac{1}{2}\gamma_{xz} & \frac{1}{2}\gamma_{yz} & \varepsilon_z \end{bmatrix}} \quad (3.7)$$

3.2 Elastizitätsgesetz

$$\boxed{\varepsilon_y = -\nu \varepsilon_x} \quad (3.8)$$

$$\boxed{\varepsilon_x = \frac{1}{E} (\sigma_x - \nu \sigma_y), \quad \varepsilon_y = \frac{1}{E} (\sigma_y - \nu \sigma_x)} \quad (3.9)$$

$$\boxed{\tau_{xy} = G \gamma_{xy}} \quad (3.10)$$

$$\boxed{G = \frac{E}{2(1 + \eta)}} \quad (3.11)$$

$$\boxed{\begin{aligned} \varepsilon_x &= \frac{1}{E} (\sigma_x - \nu \sigma_y) \\ \varepsilon_y &= \frac{1}{E} (\sigma_y - \nu \sigma_x) \\ \gamma_{xy} &= \frac{1}{G} \tau_{xy} \end{aligned}} \quad (3.12a)$$

$$\boxed{\begin{aligned} \sigma_x &= \frac{E}{1 - \nu^2} (\varepsilon_x + \nu \varepsilon_y) \\ \sigma_y &= \frac{E}{1 - \nu^2} (\varepsilon_y - \nu \varepsilon_x) \\ \tau_{xy} &= G \gamma_{xy} \end{aligned}} \quad (3.12b)$$

$$\boxed{\varepsilon_1 = \frac{1}{E}(\sigma_1 - \nu\sigma_2), \quad \varepsilon_2 = \frac{1}{E}(\sigma_2 - \nu\sigma_1)} \quad (3.13)$$

$$\boxed{\begin{aligned} \varepsilon_x &= \frac{1}{E} [\sigma_x - \nu (\sigma_y + \sigma_z)] + \alpha_T \Delta T \\ \varepsilon_y &= \frac{1}{E} [\sigma_y - \nu (\sigma_z + \sigma_x)] + \alpha_T \Delta T \\ \varepsilon_z &= \frac{1}{E} [\sigma_z - \nu (\sigma_x + \sigma_y)] + \alpha_T \Delta T \\ \gamma_{xy} &= \frac{1}{G} \tau_{xy}, \quad \gamma_{xz} = \frac{1}{G} \tau_{xz}, \quad \gamma_{yz} = \frac{1}{G} \tau_{yz} \end{aligned}} \quad (3.14)$$

3.3 Festigkeitshypothesen

$$\boxed{\sigma_V \leq \sigma_{zul}} \quad (3.15)$$

$$\boxed{\sigma_V = \sigma_1} \quad (3.16)$$

$$\boxed{\sigma_V = \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}} \quad (3.17)$$

$$\boxed{\sigma_V = \sqrt{\sigma_x^2 + \sigma_y^2 - \sigma_x \sigma_y + 3\tau_{xy}^2}} \quad (3.18)$$

3.4 Zusammenfassung

4 Balkenbiegung

4.1 Einführung

$$\sigma(z) = cz \quad (4.1)$$

$$M = \int z\sigma \, dA \quad (4.2)$$

$$I = \int z^2 \, dA \quad (4.3)$$

$$\sigma = \frac{M}{I} z \quad (4.4)$$

4.2 Flächenträgheitsmomente

4.2.1 Definition

Das statische Moment ist quasi Fläche \times Hebelarm bezogen auf den Schwerpunkt der Fläche:

$$S_y = \int z \, dA, \quad S_z = \int y \, dA \quad (4.5)$$

$$I_y = \int z^2 \, dA, \quad I_z = \int y^2 \, dA \quad (4.6a)$$

$$I_{yz} = I_{zy} = - \int yz \, dA \quad (4.6b)$$

$$I_p = \int r^2 \, dA = \int (z^2 + y^2) \, dA = I_y + I_z \quad (4.6c)$$

$$i = \text{seltsameWurzel}; \text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (4.7)$$

4.2.2 Parallelverschiebung der Bezugsachsen

$$\begin{aligned} I_{\bar{y}} &= I_y + \bar{z}_s^2 A \\ I_{\bar{z}} &= I_z + \bar{y}_s^2 A \\ I_{\bar{y}\bar{z}} &= I_{yz} - \bar{y}_s \bar{z}_s A \end{aligned} \quad (4.13)$$

4.2.3 Drehung des Bezugssystems, Hauptträgheitsmomente

$$\begin{aligned} I_{\eta} &= \frac{1}{2} (I_y + I_z) + \frac{1}{2} (I_y - I_z) \cos 2\varphi + I_{yz} \sin 2\varphi \\ I_{\zeta} &= \frac{1}{2} (I_y - I_z) - \frac{1}{2} (I_y - I_z) \cos 2\varphi - I_{yz} \sin 2\varphi \\ I_{\eta\zeta} &= -\frac{1}{2} (I_y - I_z) \sin 2\varphi + I_{yz} \cos 2\varphi \end{aligned} \quad (4.14)$$

$$I_{\eta} + I_{\zeta} = I_y + I_z = I_p \quad (4.15)$$

$$\tan 2\varphi^* = \frac{2I_{yz}}{I_y - I_z} \quad (4.16)$$

$$I_{1,2} = \frac{I_y + I_z}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{I_y - I_z}{2}\right)^2 + I_{yz}^2} \quad (4.17)$$

4.3 Grundgleichungen der geraden Biegung

$$\frac{dQ}{dx} = -q, \quad \frac{dM}{dx} = Q \quad (4.18)$$

$$M = \int z \sigma dA \quad (4.19a)$$

$$Q = \int \tau dA \quad (4.19b)$$

$$N = \int \sigma dA \quad (4.19c)$$

$$\varepsilon = \frac{\partial u}{\partial x} \quad (4.20)$$

$$\sigma = E \varepsilon, \quad \tau = G \gamma \quad (4.21)$$

$$\omega = \omega(x) \quad (4.22a)$$

$$u(x, z) = \psi(x)z \quad (4.22b)$$

$$\sigma = E \frac{\partial u}{\partial x} = E \psi' z \quad (4.23a)$$

$$\tau = G \left(\frac{\partial \omega}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial z} \right) = G(\omega' + \psi) \quad (4.23b)$$

$$M = EI \psi' \quad (4.24)$$

$$Q = \kappa GA(\omega' + \psi) \quad (4.25)$$

4.4 Normalspannungen

$$\sigma = \frac{M}{I} z \quad (4.26)$$

$$W = \frac{I}{|z|_{\max}} \quad (4.27)$$

Aber hier mit subscript, also $W_{\text{Achse}} = \frac{I_{\text{Achse}}}{|\text{andere Achse}|_{\max}}$

$$\sigma_{\max} = \frac{|M|}{W} \quad (4.28)$$

4.5 Biegelinie

4.5.1 Differentialgleichung der Biegelinie

$$\omega' + \psi = 0 \quad (4.29)$$

$$Q' = -q, \quad M' = Q, \quad \psi' = \frac{M}{EI}, \quad \omega' = -\psi \quad (4.30)$$

$$\omega'' = -\frac{M}{EI} \quad (4.31)$$

$$\kappa_B = \frac{\omega''}{(1 + \omega'^2)^{3/2}} \quad (4.32a)$$

$$\kappa_B \approx \omega'' \quad (4.32b)$$

$$Q = -(EI\omega'')' \quad (4.33)$$

$$(EI\omega'')'' = q \quad (4.34a)$$

$$EI\omega^{IV} = q \quad (4.34b)$$

4.5.2 Einfeldbalken**4.5.3 Balken mit mehreren Feldern****4.5.4 Superposition****4.6 Einfluss des Schubes****4.6.1 Schubspannungen**

$$\boxed{\frac{\partial \sigma}{\partial x} = \frac{Q}{I} \zeta} \quad (4.35)$$

$$\boxed{S(z) = \int_{A^*} \zeta \, dA} \quad (4.36)$$

$$\boxed{\underbrace{\tau(z)}_{N/mm^2} = \frac{\overbrace{\frac{Q}{I}}^{[N] \, mm^3}}{\underbrace{\frac{S(z)}{b(z)}}_{mm^4 \, mm}}} \quad (4.37)$$

4.6.2 Durchbiegung infolge Schub

$$\boxed{\omega' + \psi = \frac{Q}{GA_S}} \quad (4.40)$$

$$\boxed{\omega'_s = \frac{Q}{GA_S}} \quad (4.41)$$

$$\boxed{\omega' = \omega'_B + \omega'_S} \quad (4.42)$$

$$\boxed{\omega = \omega_B + \omega_S} \quad (4.43)$$

$$\boxed{\omega_S = \frac{F}{GA_S} x} \quad (4.44)$$

4.7 Schiefe Biegung

$$\sigma = \frac{M_y}{I_y} z - \frac{M_z}{I_z} y \quad (4.45)$$

$$\omega'' = \frac{M_y}{EI_y}, \quad \nu'' = \frac{M_z}{EI_z} \quad (4.46)$$

$$\begin{aligned} \frac{dQ_z}{dx} &= -q_z, & \frac{dQ_y}{dx} &= -q_y \\ \frac{dM_y}{dx} &= Q_z, & \frac{dM_z}{dx} &= -Q_y \end{aligned} \quad (4.47)$$

$$\varepsilon = -(\omega'' z + \nu'' y) \quad (4.48)$$

$$\sigma = -E(\omega'' z + \nu'' y) \quad (4.49)$$

$$M_y = \int z \sigma \, dA, \quad M_z = - \int y \sigma \, dA \quad (4.50)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (4.51)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (4.52)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (4.53a)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (4.53b)$$

4.8 Biegung und Zug/Druck

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (4.54a)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (4.54b)$$

4.9 Kern des Querschnitts

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.55)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.56)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.57)$$

4.10 Temperaturbelastung

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.58)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.59)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.60)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.61)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.62)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.63)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.64)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (4.65)$$

4.11 Zusammenfassung

5 Torsion

5.1 Einführung

5.2 Die kreiszylindrische Welle

$$r \, d\vartheta = \gamma \, dx \rightarrow \gamma = r \frac{d\vartheta}{dx} \quad (5.1)$$

Man nennt die Verdrehung pro Längeneinheit $d\vartheta = dx$ manchmal auch Verwindung κ_T .

$$\tau = Gr \frac{d\vartheta}{dx} = Gr \vartheta' \quad (5.2)$$

$$M_T = \int r \vartheta \, dA \quad (5.3)$$

$$M_T = G \vartheta' \int r^2 \, dA = G \vartheta' I_p \quad (5.4)$$

$$\int$$

$$GI_T \vartheta' = M_T \quad (5.5)$$

Die Größe GI_T heißt Torsionssteifigkeit.

$$M_T = M_x \quad (5.6)$$

$$\vartheta_l = \frac{M_T l}{GI_T} \quad (5.7)$$

$$\tau = \frac{M_T}{I_T} r \quad (5.8)$$

Der Größtwert tritt am Rand $r = R$ auf: $\tau_{\max} = (M_T/I_T) R$. Um die Analogie zur Biegung herzustellen, führen wir ein *Torsionswiderstandsmoment* W_T ein:

$$\tau_{\max} = \frac{M_T}{W_T} \quad (5.9)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (5.10)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (5.11)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (5.12)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (5.13)$$

$$\text{da bin ich jetzt zu faul} \quad (5.14)$$

5.3 Dünnwandige geschlossene Profile

da bin ich jetzt zu faul	(5.15)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.16)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.17)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.18)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.19)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.20)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.21)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.22)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.23)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.24)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.25)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.26)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.27)
--------------------------	--------

da bin ich jetzt zu faul	(5.28)
--------------------------	--------

5.4 Dünnwandige offene Profile

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (5.29)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (5.30)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (5.31)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (5.32)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (5.33)$$

$$\boxed{\text{da bin ich jetzt zu faul}} \quad (5.34)$$

5.5 Zusammenfassung

6 Der Arbeitsbegriff in der Elastostatik

6.1 Einleitung

6.2 Arbeitssatz und Formänderungsenergie

6.3 Das Prinzip der virtuellen Kräfte

6.4 Einflusszahlen und Vertauschungssätze

6.5 Anwendung des Arbeitssatzes auf statisch unbestimmte Systeme

6.6 Zusammenfassung

7 Knickung

7.1 Verzweigung einer Gleichgewichtslage

7.2 Der Euler-Stab

7.3 Zusammenfassung

8 Verbundquerschnitte

8.1 Einleitung

8.2 Zug und Druck in Stäben

8.3 Reine Biegung

8.4 Biegung und Zug/Druck

8.5 Zusammenfassung