

**Aufgabe 1** (Seite 1 von 3)

a)

Die Spannungszustände innerhalb eines Bauteiles wurden als Funktionen der Raumkoordinaten  $x_1, x_3$  ermittelt zu

$$[\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 2 \frac{x_1}{l} + 3 \frac{x_3^2}{l^2} & 0 & -\frac{x_1}{l} + 3 \frac{x_3}{l} \\ 0 & 0 & 0 \\ -\frac{x_1}{l} + 3 \frac{x_3}{l} & 0 & \frac{x_1^2}{l^2} + 2 \frac{x_3}{l} \end{bmatrix} \sigma_0.$$

Geben Sie den Vektor der Volumenkräfte  $\mathbf{f}$  an, sodass unter Vernachlässigung von Beschleunigungsbeiträgen Gleichgewicht herrscht. **(1,5 Punkte)**

$$[\mathbf{f}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} -5 \\ 0 \\ -1 \end{bmatrix} \frac{\sigma_0}{l}$$

b)

Mithilfe von Dehnungsmessstreifen wurde ein zweidimensionaler Dehnungszustand an der Oberfläche eines Blechbauteils ermittelt zu

$$[\boldsymbol{\varepsilon}]_{\mathbf{e}_{1,2}} = \begin{bmatrix} 2 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix} \varepsilon_0.$$

Es wird ein ebener Spannungszustand angenommen. Es wird außerdem linear-elastisches, isotropes Materialverhalten angenommen. Bestimmen Sie alle neun Spannungskomponenten von  $[\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}}$  am gemessenen Punkt. Nehmen Sie die Materialparameter  $E$  und  $\nu$  als gegeben an. **(2,0 Punkte)**

$$[\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \frac{E}{(1-\nu^2)} \begin{bmatrix} 2+\nu & 1-\nu & 0 \\ 1-\nu & 1+2\nu & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \varepsilon_0$$

**Aufgabe 1** (Seite 2 von 3)

c)

Aus einer Messung an einem anderen Bauteil wurde folgender Spannungszustand berechnet:

$$[\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 4 & -2 & 0 \\ -2 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \sigma_0.$$

Geben Sie die Invarianten  $J_1$ ,  $J_2$  und  $J_3$  und die Koeffizienten des Spannungstensors,  $[\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{n}_{1,2,3}}$ , bezogen auf das Hauptachsensystem an. **(3,0 Punkte)**

$$J_1 = 6\sigma_0 \qquad J_2 = 5\sigma_0^2 \qquad J_3 = 0$$

$$[\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{n}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 5 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \sigma_0.$$

Nennen Sie die Gleichung, mit der Sie die Basisvektoren des Hauptachsensystems berechnen können. Geben Sie außerdem die Spannungs-Invarianten im Hauptachsensystem an. **(1,0 Punkte)**

Hauptachsenberechnung mittels:  $[\boldsymbol{\sigma} - \sigma \mathbf{I}] \cdot \mathbf{n} = \mathbf{0}$

$$J_1([\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{n}_{1,2,3}}) = 6\sigma_0 \quad J_2([\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{n}_{1,2,3}}) = 5\sigma_0^2 \quad J_3([\boldsymbol{\sigma}]_{\mathbf{n}_{1,2,3}}) = 0$$

Geben Sie für eine sphärisch-deviatorische Zerlegung des Spannungstensors die erste Invariante des sphärischen und des deviatorischen Anteils an. **(0,5 Punkte)**

$$J_1(\boldsymbol{\sigma}^{\text{sph}}) = 6\sigma_0 \qquad J_1(\boldsymbol{\sigma}^{\text{dev}}) = 0$$

**Aufgabe 1** (Seite 3 von 3)

d)

Der in c) angegebene Spannungszustand wurde an der Oberfläche eines betrachteten Bauteils ermittelt. Bekannt sind zwei Richtungsvektoren  $\mathbf{a}_1$  und  $\mathbf{a}_2$ , die am Punkt der Messung tangential zur Oberfläche orientiert waren. Außerdem ist ein Richtungsvektor  $\mathbf{v}$  bekannt, der unter einem Winkel **ungleich**  $90^\circ$  von der Oberfläche nach außen orientiert ist. Diese Vektoren lauten

$$[\mathbf{a}_1]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \quad [\mathbf{a}_2]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{bmatrix} \quad [\mathbf{v}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 1 \\ -2 \\ 0 \end{bmatrix} .$$

Bestimmen Sie den **nach außen** gerichteten Normalenvektor der Oberfläche am Punkt der Messung. **(0,5 Punkte)**

$$[\mathbf{n}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} .$$

Bestimmen Sie den zugehörigen Spannungsvektor  $\mathbf{t}$  auf der Oberfläche sowie die normale und tangential Komponente des Spannungsvektors  $\mathbf{t}_n$  und  $\mathbf{t}_t$ . **(1,5 Punkte)**

$$[\mathbf{t}]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 2 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} \sigma_0$$

$$[\mathbf{t}_n]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix} \sigma_0$$

$$[\mathbf{t}_t]_{\mathbf{e}_{1,2,3}} = \begin{bmatrix} 2 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \sigma_0$$

**Aufgabe 2** (Seite 1 von 6)

Im Rahmen der Veranstaltung wurde ein FEM-Code für linear elastische, ebene Fachwerksysteme erarbeitet. Alle der hier folgenden Aufgabenteile beziehen sich auf diesen Code!

a)

In einem Python-Programm steht die folgende Zeile:

```
from my_Input import get_data
```

Beschreiben Sie kurz, was diese Programmzeile bewirkt.

(0,5 Punkte)

Der Befehl importiert die Funktion/Routine `get_data` aus der Datei `my_Input.py` in das Python-Skript.

b)

In einem Python-Code zur Finite-Elemente-Methode für Fachwerksysteme stehen folgende Programmzeilen:

```
# Dirichlet BCs
drltDoFs = np.array([3, 9, 10])
ud       = np.array([0, 0, 0])
```

Beschreiben Sie in kurzen Sätzen, was diese Programmzeilen bewirken und welche Rückschlüsse sich auf die Lagerung des hierdurch modellierten Fachwerksystems ergeben.

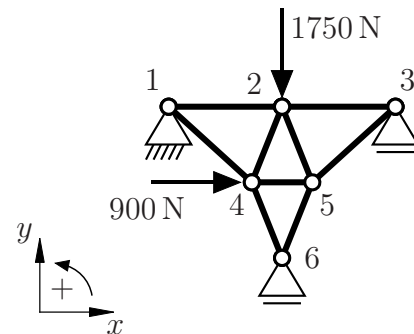
(1,0 Punkte)

Das erste Array gibt alle FHGs mit Dirichlet-RBs an und das zweite Array gibt die dazugehörigen Verschiebungen (hier alle 0) an.

Das vorliegende System darf keine Verschiebungen an den FHGs 3, 9, 10 erfahren, d.h. es kann von einem ein-wertigen Loslager an Knoten 2 (Beschränkung in  $x$ -Richtung) und einem zwei-wertigen Festlager an Knoten 5 ausgegangen werden.

**Aufgabe 2** (Seite 2 von 6)

Wie müssten die zuvor genannten Zeilen im Programmcode bei der Anwendung der FEM auf das nebenstehende Fachwerksystem lauten? **(1,0 Punkte)**



```
dr1tDoFs = np.array([1, 2, 6, 12])
```

```
ud      = np.array([0, 0, 0, 0])
```

c)

Im selben Python-Code stehen auch die folgenden Programmzeilen:

```
# Neumann BCs
freeDoFs = np.array([1, 2, 4, 5, 6, 7, 8])
fpre     = np.array([0, -80, 0, 0, 0, 65, 0])
```

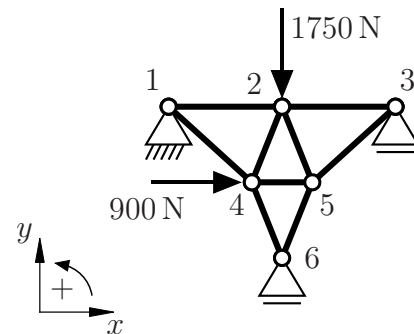
Beschreiben Sie in kurzen Sätzen, was diese Programmzeilen bewirken und welche Rückschlüsse sich auf die Belastung des hierdurch modellierten Fachwerksystems ergeben. **(1,0 Punkte)**

Das erste Array gibt alle FHGs mit Neumann-RBs an und das zweite Array gibt die dazugehörigen Kräfte an.

Das vorliegende System wird am Knoten 1 mit 80 N in negative  $y$ -Richtung belastet und am Knoten 4 mit 65 N in positive  $x$ -Richtung belastet. (Alle anderen Knoten/FHGs unterliegen keinen äußeren Lasten.)

**Aufgabe 2** (Seite 3 von 6)

Wie müssten die zuvor genannten Zeilen im Programmcode bei der Anwendung der FEM auf das nebenstehende Fachwerksystem lauten? (1,0 Punkte)



```
freeDoFs = np.array([3, 4, 5, 7, 8, 9, 10, 11])

fpre      = np.array([0, -1750, 0, 900, 0, 0, 0, 0])
```

d)

Im selben Python-Code finden sich des Weiteren folgende Zeilen:

```
#-----
# general information
#-----

nnp = 31 # number of node points
ndf = 2 # number of degrees of freedom per node
ndm = 2 # number of dimensions
nel = 46 # number of elements
nen = 2 # number of element nodes
nqp = 1 # number of quadrature points
```

Durch welche Zeile wird die Ordnung der Ansatzfunktionen festgelegt bzw. beschränkt? (0,5 Punkte)

```
nen = 2
```

**Aufgabe 2** (Seite 4 von 6)

Der FE-Code soll zusätzlich um einen Temperaturfreiheitsgrad an jedem Knoten erweitert werden. Bestimmen Sie die daraus resultierende Gesamtzahl der Freiheitsgrade  $n$  des Systems (nicht die Anzahl pro Knoten). **(0,5 Punkte)**

$$n = 93$$

e)

Der FE-Programmcode weist weiterhin die folgenden Zeilen auf:

```
phi = np.arctan2((xe[3] - xe[1]),(xe[2] - xe[0]))
H = np.array([(np.cos(phi), np.sin(phi), 0, 0),
              (0, 0, np.cos(phi), np.sin(phi))])
```

Erläutern Sie in kurzen Sätzen die jeweilige Bedeutung der Größen  $\phi$  und  $H$ .

**(1,0 Punkte)**

Der Winkel  $\phi$  gibt an unter welchem Winkel ein Stabelement  $e$  relativ zur Horizontalen (d.h. zur  $x$ -Achse) liegt. Er wird aus den Elementknotenkoordinaten  $\mathbf{x}_e[i]$  berechnet und wird für die Bestimmung der Hilfsmatrix  $H$  benötigt.

Die Hilfsmatrix  $H$  wiederum dient der Projektion der 2D-Stabelemente in den 1D-Raum.

**Aufgabe 2** (Seite 5 von 6)

Die Größe  $\phi$  wird mit Hilfe der an den Arcustangens angelehnten Funktion `np.arctan2` bestimmt. Begründen Sie kurz warum hier nicht die tatsächliche Arcustangens-Funktion `np.arctan` verwendet werden darf. **(0,5 Punkte)**

Die Tangens-Funktion  $\tan(x)$  ist  $\pi$ -periodisch. Somit ist der Arcustangens nicht im gesamten Bereich  $\varphi \in [0, 2\pi)$  eindeutig invertierbar.

f)

Im weiteren Verlauf finden sich in der Schleife über die Integrationspunkte  $q$  die folgende Zeilen:

```
K_quer = E * A * np.outer(Z, Z) * w8[q]/J
Ke = Ke + K_quer
```

Erläutern Sie kurz was die Variable  $K_{\text{quer}}$  repräsentiert. **(1,0 Punkte)**

$K_{\text{quer}}$  ist der Anteil des Integrationspunktes  $q$  an der Elementsteifigkeit  $K_e$ .

Direkt nach dem Durchlaufen der Schleife über die Integrationspunkte folgt die Zeile:

```
K = K + np.dot(np.transpose(L), np.dot(Ke, L))
```

Benennen Sie den Schritt, der dadurch im Algorithmus ausgeführt wird. **(0,5 Punkte)**

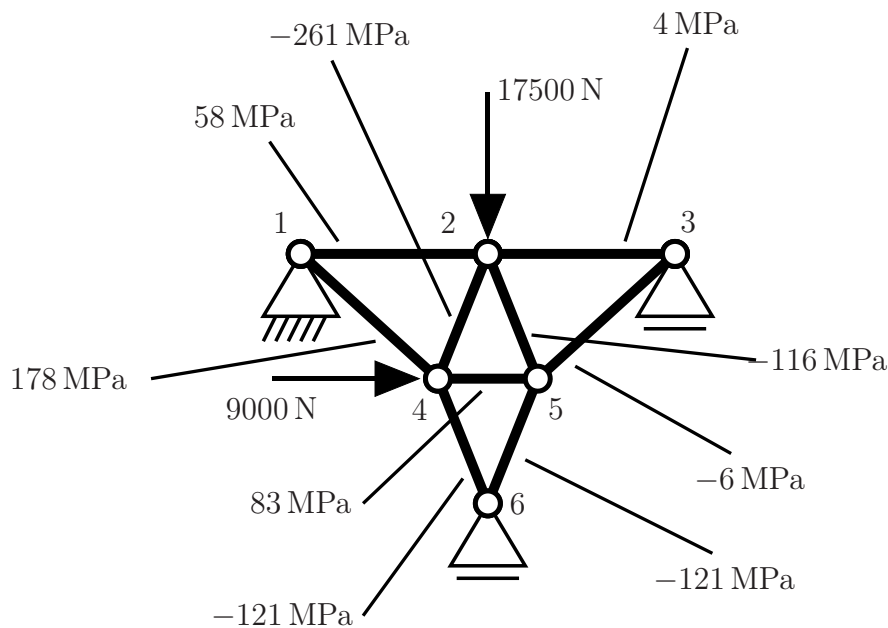
Assemblierung/Einsortierung der Elementsteifigkeitsmatrix  $K_e$  in die globale Steifigkeitsmatrix  $K$



**Aufgabe 2** (Seite 6 von 6)

g)

Das folgende Fachwerksystem (Elastizitätsmodul  $E = 200\,000\text{ MPa}$ , Querschnittsfläche  $A = 50\text{ mm}^2$ ) wurde mit Hilfe des FE-Codes berechnet und die Spannungen im jeweiligen Stab im Postprocessing ermittelt. Das zugrundeliegende Material habe eine kritische Zug- und Druckspannung von je  $110\text{ MPa}$ .



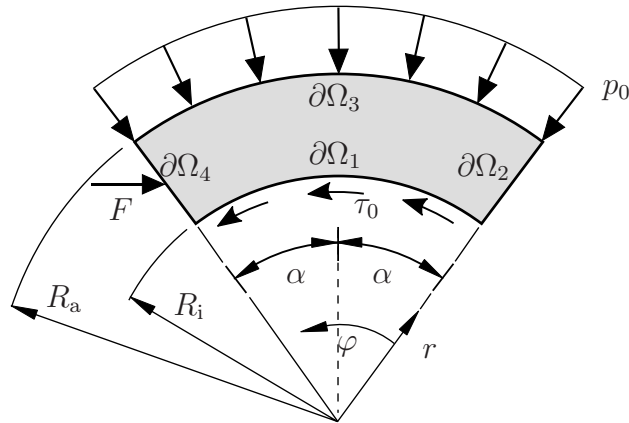
Nennen Sie eine Möglichkeit mittels derer man die Tragfähigkeit der Stäbe unter Berücksichtigung der kritischen Spannung besser ausnutzen bzw. diese einhalten kann. Die Belastungen, die Lagerung oder die Positionen der Knoten des Fachwerks dürfen dabei nicht verändert werden. Es dürfen keine Stäbe ergänzt oder entfernt werden. **(1,5 Punkte)**

Durch eine Neudimensionierung der Querschnittsflächen der Stäbe (Vergrößerung bei stark belasteten Stäben bzw. Verkleinerung bei schwach belasteten Stäben) kann eine günstigere Spannungsverteilung erzielt werden.

auch möglich: Die Wahl verschiedener Werkstoffe mit unterschiedlichen kritischen Spannungswerten (nicht notwendigerweise unterschiedlichen E-Modulen), d.h. Werkstoffe, die höheren bzw. nur niedrigeren Belastungen standhalten, kann zu einer besseren Ausnutzung der jeweiligen Tragfähigkeiten führen.

**Aufgabe 3** (Seite 1 von 3)

Das in der Abbildung zu sehende Ringelement mit der konstanten Dicke  $t$  ist durch eine konstante Flächenlast  $p_0$ , sowie durch die ebenfalls konstante Flächenlast  $\tau_0$  belastet. Des Weiteren greift eine externe, horizontale Kraft  $F$  an.



a)

Bestimmen Sie an den Rändern  $\partial\Omega_1$ ,  $\partial\Omega_3$  und  $\partial\Omega_4$  sämtliche Spannungsrandbedingungen (auch integrale Randbedingungen) bzgl. des gegebenen  $(r, \varphi)$ -Polarkoordinatensystems. **(4,0 Punkte)**

Rand  $\partial\Omega_1$ :  $\sigma_{rr}(r = R_i, \varphi) = 0$      $\sigma_{r\varphi}(r = R_i, \varphi) = -\tau_0$

Rand  $\partial\Omega_3$ :  $\sigma_{rr}(r = R_a, \varphi) = -p_0$      $\sigma_{r\varphi}(r = R_a, \varphi) = 0$

Rand  $\partial\Omega_4$ :  $\int_{r_i}^{r_a} \sigma_{r\varphi}(r, \varphi = 2\alpha) t dr = -F \sin(\alpha)$      $\int_{r_i}^{r_a} \sigma_{\varphi\varphi}(r, \varphi = 2\alpha) t dr = -F \cos(\alpha)$

**Aufgabe 3** (Seite 2 von 3)

b)

Für die Berechnung der Spannungsverteilung in einem anderen, nicht näher spezifizierten System soll die Airysche Spannungsfunktion

$$F = c_0 + c_1 r^2 \varphi + 4c_2 r^2 \ln(r) \varphi + c_3 r \varphi \cos(\varphi)$$

verwendet werden. Bestimmen Sie die Koeffizienten  $\sigma_{\varphi\varphi}$  und  $\sigma_{r\varphi}$  des Spannungstensors  $\boldsymbol{\sigma}$  bzgl. des gegebenen  $(r, \varphi)$ -Polarkoordinatensystem.

**Hinweis:** Die Konstanten  $c_i$  sollen nicht bestimmt werden.

**(2,0 Punkte)**

$$\sigma_{\varphi\varphi} = 2 c_1 \varphi + 12 c_2 \varphi + 8 c_2 \varphi \ln(r)$$

$$\sigma_{r\varphi} = -c_1 - 4c_2 [\ln(r) + 1]$$

c)

Für ein weiteres System seien die Airysche Spannungsfunktion  $\hat{F}(x_1, x_2)$  und der daraus resultierende Spannungstensor  $\hat{\boldsymbol{\sigma}}$  bestimmt worden. Prüfen Sie, unter der Annahme, dass der dazugehörige Dehnungstensor  $\hat{\boldsymbol{\varepsilon}}$  mittels des Elastizitätsgesetzes bestimmt werden kann, ob durch

$$\hat{F} = \left[ \frac{4}{3} x_1^3 x_2 - \frac{1}{2} x_2^3 l \right] \sigma_0, \quad [\hat{\boldsymbol{\sigma}}] = \begin{bmatrix} 3 x_2 l & -4 x_1^2 \\ -4 x_1^2 & 8 x_1 x_2 \end{bmatrix} \sigma_0$$

eindeutig ein Verschiebungsfeld hergeleitet werden kann. Geben Sie dazu wichtige (Zwischen-)Schritte an und formulieren Sie einen kurzen Antwortsatz. **(2,0 Punkte)**

$$\Delta \Delta \hat{F} = 0$$

$$\Leftrightarrow \Delta (\hat{\sigma}_{11} + \hat{\sigma}_{22}) = 0$$

$$\Leftrightarrow \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{11}}{\partial x_1^2} + \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{11}}{\partial x_2^2} + \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{22}}{\partial x_1^2} + \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{22}}{\partial x_2^2} = 0$$

$$\frac{\partial \hat{\sigma}_{11}}{\partial x_1} = 0 \Rightarrow \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{11}}{\partial x_1^2} = 0; \quad \frac{\partial \hat{\sigma}_{11}}{\partial x_2} = 3 \sigma_0 l \Rightarrow \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{11}}{\partial x_2^2} = 0$$

$$\frac{\partial \hat{\sigma}_{22}}{\partial x_1} = 8 \sigma_0 x_2 \Rightarrow \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{22}}{\partial x_1^2} = 0; \quad \frac{\partial \hat{\sigma}_{22}}{\partial x_2} = 8 \sigma_0 x_1 \Rightarrow \frac{\partial^2 \hat{\sigma}_{22}}{\partial x_2^2} = 0$$

Die Bipotentialgleichung  $\Delta \Delta \hat{F} = 0$  wird erfüllt, d.h.  $\hat{\boldsymbol{\varepsilon}}$  erfüllt die Kompatibilitätsbedingungen, sodass ein eindeutiges Verschiebungsfeld  $\hat{\boldsymbol{u}}$  bestimmt werden kann.

**Aufgabe 3** (Seite 3 von 3)

d)

Für ein anderes System wurde der Spannungstensor  $\tilde{\sigma}$  aus einer Airyschen Spannungsfunktion bzgl. eines kartesischen  $(x_1, x_2)$ -Koordinatensystems bereits zu

$$[\tilde{\sigma}] = \begin{bmatrix} k_2 \frac{1}{x_2} & -k_0 - k_1 x_1 \\ -k_0 - k_1 x_1 & 0 \end{bmatrix}$$

berechnet. Des Weiteren gelten die Randbedingungen

$$\begin{aligned} \tilde{\sigma}_{12} \left( x_1 = \frac{3}{4} l, x_2 \right) &= -\tau_R \\ \tilde{\sigma}_{12} \left( x_1 = -\frac{1}{2} l, x_2 \right) &= \tau_0 \\ \tilde{\sigma}_{11} \left( x_1, x_2 = \frac{2}{3} l \right) &= \sigma_R. \end{aligned}$$

Bestimmen Sie die Konstanten  $k_1$  und  $k_2$  in Abhängigkeit der gegebenen Größen  $l$ ,  $\tau_R$ ,  $\tau_0$  und  $\sigma_R$ . **(2,0 Punkte)**

$$k_1 = \frac{4}{5} \frac{\tau_R + \tau_0}{l}$$

$$k_2 = \frac{2}{3} \sigma_R l$$