

①

$$a) \underline{A} \underline{B} = A_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \underline{B}_{lm} (\underline{e}_l \otimes \underline{e}_m) \\ = A_{ij} \underline{B}_{lm} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m) \checkmark$$

$$b) \underline{A} \cdot \underline{B} = A_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \cdot \underline{B}_{lm} (\underline{e}_l \otimes \underline{e}_m) \\ = A_{ij} \underline{B}_{ij} \checkmark$$

$$c) \underline{U} \underline{B}^T \underline{A} = U_i \underline{e}_i \otimes \underline{B}_{ji} A_{jm} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m) \\ = U_i \underline{B}_{ji} A_{jm} \underline{e}_m \checkmark$$

$$d) \underline{U}_i \underline{U}_j = U_i \underline{e}_i \cdot U_j \underline{e}_j \\ = U_i U_j \checkmark$$

$$e) \underline{A} \cdot \underline{C} = A_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \cdot \underline{C}_{lmop} (\underline{e}_l \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\ = A_{ij} \underline{C}_{ijop} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \checkmark$$

$$f) \operatorname{div}(\underline{U}) = \operatorname{grad}(\underline{U}) \cdot \underline{I} \quad ; \quad \operatorname{grad}(\underline{U}) = U_{i,j} \\ = U_{i,i} \checkmark \text{ kommt steht hier für Ableitung}$$

$$\textcircled{2} \quad \Phi(\underline{X}) = 2\underline{X}^2 + \underline{Y}$$

$$\underline{X} = X_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \quad ; \quad \underline{Y} = Y_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j)$$

$$\text{Ableitung gesucht nach } \underline{U} = U_{il} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_l)$$

$$a) \mathcal{D}\Phi(\underline{X}) = \frac{d}{d\varepsilon} [\Phi(\underline{X} + \varepsilon \underline{U})]_{\varepsilon=0} \\ = \frac{d}{d\varepsilon} [2(\underline{X} + \varepsilon \underline{U})^2 + \underline{Y}]_{\varepsilon=0} \quad \text{? =, keine Funktion von } \underline{X} \\ = \frac{d}{d\varepsilon} [2(\underline{X} \underline{X} + \underline{X} \varepsilon \underline{U} + \varepsilon \underline{U} \underline{X} + \varepsilon \underline{U} \varepsilon \underline{U})]_{\varepsilon=0} \\ = [2\underline{X} \underline{U} + 2\underline{U} \underline{X} + 2\varepsilon \underline{U} \underline{U}]_{\varepsilon=0} \\ = 2\underline{X} \underline{U} + 2\underline{U} \underline{X} \\ = 2(\underline{X} \underline{U} + \underline{U} \underline{X}) \quad \text{Nicht sicher ob das stimmt, weicht von anderer Lösung } 2(\underline{X} \underline{U} + \underline{U} \underline{X}) \text{ ab.}$$

$$b) \mathcal{D}\Phi(\underline{X}) = \frac{\partial \Phi_{ij}}{\partial X_{kl}} U_{kl} \\ = \frac{\partial 2X_{ij}X_{lm} + Y_{ij}}{\partial X_{kl}} U_{kl} \\ \downarrow \\ \text{soll vermutlich ein } \underline{U} \text{ sein...}$$

$$= (2X_{ij} \delta_{kl} + X_{lm} \delta_{ij} \delta_{kl}) U_{kl}$$

$$= (2(X_{il} \delta_{jk} + X_{lk} \delta_{ij})) U_{kl}$$

$$= 2(X_{il} U_{jk} + U_{lk} X_{ij}) = 2(\underline{X} \underline{U} + \underline{U} \underline{X})$$

(3)

$$a) \quad x(t) = x_i(t) e_i = \begin{pmatrix} \bar{x}_1 + (2\bar{x}_1 - \bar{x}_2)t \\ \bar{x}_2 + (\bar{x}_1 + 2\bar{x}_2)t \\ \bar{x}_3 + (\bar{x}_1\bar{x}_2 + 1)t \end{pmatrix}$$

a) nicht in Repetitorium vorgelesen...

$$Q_{1,t=0} = (0, 0, 0) \rightarrow Q_{1,t=t} = (0, 0, t)$$

$$Q_{2,t=0} = (1, 0, 0) \rightarrow Q_{2,t=t} = (1+2t, t, t)$$

$$Q_{3,t=0} = (1, 1, 0) \rightarrow Q_{3,t=t} = (1+t, 1+3t, 3t)$$

$$Q_{4,t=0} = (0, 1, 0) \rightarrow Q_{4,t=t} = (-t, 1+2t, t)$$

$$Q_{1,t=1} = (0, 0, 1)$$

$$Q_{2,t=1} = (3, 1, 1)$$

$$Q_{3,t=1} = (2, 4, 3) \quad (2, 1, 2) \text{ nach Bodi!}$$

$$Q_{4,t=1} = (-1, 3, 1)$$

$$b) \quad F = \begin{pmatrix} 1+2t & -t & 0 \\ t & 1+2t & 0 \\ \bar{x}_2 t & \bar{x}_1 t & 1 \end{pmatrix} \begin{matrix} 1+2t & -t \\ t & 1+2t \\ \bar{x}_2 t & \bar{x}_1 t \end{matrix}$$

$$c) \quad \det(F) \stackrel{!}{>} 0$$

$$\det(F) = (1+2t) + t^2 > 0$$

$$t \text{ ist immer gr\u00f6\u00dfer } 0 \rightarrow \det(F) > 0$$

$$d) \quad C = F^T F \quad d) \text{ nicht in Repetitorium gerechnet...}$$

$$= \begin{pmatrix} 1+2t & -t & \bar{x}_2 t \\ t & 1+2t & \bar{x}_1 t \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1+2t & -t & 0 \\ t & 1+2t & 0 \\ \bar{x}_2 t & \bar{x}_1 t & 1 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} (1+2t)^2 + t^2 + (\bar{x}_2 t)^2 & -t - 2t^2 + t + 2t^2 + \bar{x}_1 t \bar{x}_2 t & \bar{x}_2 t \\ -t - 2t^2 + t + 2t^2 + \bar{x}_1 \bar{x}_2 t^2 & t^2 + (1+2t)^2 + (\bar{x}_1 t)^2 & \bar{x}_1 t \\ \bar{x}_2 t & \bar{x}_1 t & 1 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 1+4t+5t^2 + \bar{x}_2^2 t^2 & \bar{x}_1 \bar{x}_2 t^2 & \bar{x}_2 t \\ \bar{x}_1 \bar{x}_2 t^2 & 1+4t+5t^2 + \bar{x}_1^2 t^2 & \bar{x}_1 t \\ \bar{x}_2 t & \bar{x}_1 t & 1 \end{pmatrix}$$

$$C_0 = \begin{pmatrix} 1+4t+5t^2 & 0 & 0 \\ 0 & 1+4t+5t^2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

4)

$$a) \Phi^T(\eta) = \prod_{j=1}^{h+1} \frac{\eta - \eta_j^T}{\eta_j^F - \eta_j^T}$$

Ordnung der Ansatzfunktion $h=7 \rightarrow h+7=2$

$$\eta^1 = -7 \quad \eta^2 = 7$$

$$\left. \begin{aligned} \Phi_{10}^1(\eta) &= -\frac{1}{2}(\eta - 7) \\ \Phi_{10}^2(\eta) &= \frac{1}{2}(\eta + 7) \end{aligned} \right\} \text{Neberechnung}$$

$$\Phi_{10}^1(\eta) = +\frac{1}{2}(\eta - 7) \quad \frac{1}{2}(\eta - 7)$$

$$\Phi^2(\eta) = -\frac{1}{2}(\eta + 7) \quad \frac{1}{2}(\eta - 7)$$

$$\Phi^1(\eta) = -\frac{1}{2}(\eta - 7) \quad \frac{1}{2}(\eta + 7)$$

$$\Phi^4(\eta) = \frac{1}{2}(\eta + 7) \quad \frac{1}{2}(\eta + 7)$$

b) Averanz = 4
Anferenz = 2

b) nicht in Repetitorium gerechnet...

$$\rightarrow \frac{A_{\text{ver}}}{A_{\text{ref}}} = \frac{1}{2} \int -1 \cdot \det(J) d\eta = \frac{A_{\text{ver}}}{A_{\text{ref}}}$$

c) $P_m(-7, 0.5)$

$$\Phi^1(P_m) = \frac{1}{4}$$

$$\Phi^2(P_m) = 0$$

$$\Phi^3(P_m) = \frac{3}{4} \quad \text{hier steht in Aufschrieb } \frac{1}{4} \dots \text{ Fehler?}$$

$\hookrightarrow$ Es wird mit $\frac{3}{4}$ weitergerechnet, also vermutlich Schreibfehler.

$$\underline{\hat{x}}^h = \sum \underline{\hat{x}}^T \cdot \Phi^T(\eta)$$

$\hookrightarrow$ Knotenpunkt Position im physikalischen System (x, y)

$$\underline{\hat{x}}^h(\frac{-7}{0.5}) = \frac{1}{4} \begin{pmatrix} -7 \\ 0 \end{pmatrix} + \frac{3}{4} \begin{pmatrix} 0 \\ -7 \end{pmatrix}$$

$$\underline{\hat{x}}^h = \frac{1}{4} \begin{pmatrix} -7 \\ -21 \end{pmatrix}$$

c) $J = \frac{\partial \underline{\hat{x}}}{\partial \eta} \approx \frac{\partial \underline{\hat{x}}^h}{\partial \eta}$

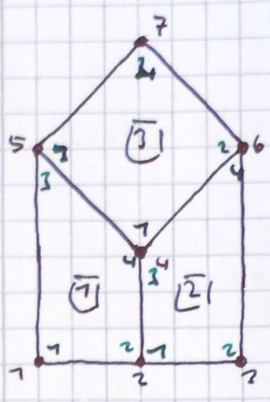
$$J^h = \frac{\partial}{\partial \eta} (\underline{\Gamma}^T \underline{\hat{x}}^T \Phi^T(\eta))$$

$$= \underline{\Gamma}^T \underline{\hat{x}}^T \cdot \frac{\partial \Phi^T}{\partial \eta}$$

mit dieser Zeile gleich weiterrechnen

$$J = \begin{pmatrix} \frac{\partial \hat{x}_1}{\partial \eta_1} & \frac{\partial \hat{x}_1}{\partial \eta_2} \\ \frac{\partial \hat{x}_2}{\partial \eta_1} & \frac{\partial \hat{x}_2}{\partial \eta_2} \end{pmatrix}$$

5



- $\boxed{i}$ $\hat{=}$ Elementnummer
- i $\hat{=}$ Globale Knotennummer
- i $\hat{=}$ Lokale Knotennummer
- $\textcircled{i}$ $\hat{=}$ Globaler Freiheitsgradindex
- $\textcircled{i}$ $\hat{=}$ Lokaler Freiheitsgradindex

Berechnung mit zwei Freiheitsgraden pro Knoten

a) $\text{LOS} : \underset{74 \times 74}{K} \cdot \underset{74 \times 1}{U} = \underset{74 \times 1}{F}$ (mit 74 Unbekannten)

b) ges: $\begin{matrix} 1 & 2 & 3 & 4 & \dots \end{matrix}^T$
 $[U_{x1}, U_{y1}, U_{x2}, U_{y2}, \dots]$
 x-Verschiebung am Knoten k

Der Lösungsvektor enthält abwechselnd die Freiheitsgrade für die x- und y-Verschiebung, angefangen am 1. globalen Knoten.

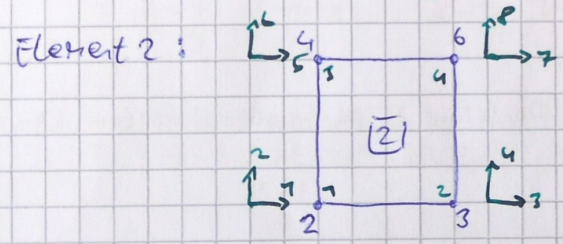
$i_x(k) = 2k - 1$
 x-Verschiebung am Knoten k
 $i_y(k) = i_x(k) + 1 = 2k$

Um die Position i_x bzw. i_y der Freiheitsgrade des k-ten Knotens in U zu bestimmen, können folgende Formeln verwendet werden.

c) k^e für Element 2 mit den Einträgen k_{ij} und lokalen Freiheitsgradindizes i, j

$\text{Dim}(k^e) = n_{\text{DOF}} \cdot n_{\text{Elementknoten}} = 2 \cdot 4 = 8$

An lokalen Knoten $\textcircled{1}$ ist der Index für den x-Freiheitsgrad $\textcircled{1}$ und für den y-Freiheitsgrad $\textcircled{2}$ usw. ...



$\text{LOS } \underline{k^2} = \begin{pmatrix} k_{11}^2 & k_{12}^2 & \dots & k_{18}^2 \\ k_{21}^2 & k_{22}^2 & \dots & k_{28}^2 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ k_{81}^2 & k_{82}^2 & \dots & k_{88}^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \textcircled{1} \\ \textcircled{2} \\ \vdots \\ \textcircled{8} \end{pmatrix}$

$C \hat{=}$ Materialtensor

$k^e = \int_V C(u) \cdot C \cdot E(u) dV$ schwache Form
 $= \int_V \underbrace{[L_i] [L_j]}_{(k_{ij})^{eT} \leftrightarrow 2 \times 2} \underbrace{(B^T)^T \cdot [C]^V \cdot B}_{\text{starke Form}} dV$

d) ges: $(k^e)_j$

Beispiel : $i=1, j=1 \rightarrow I=3, v=3$

$i=1, j=2 \rightarrow I=3, v=4$

$1 \rightarrow 2$: $\textcircled{1} \rightarrow \textcircled{3}$ $\textcircled{2} \rightarrow \textcircled{4}$

$2 \rightarrow 3$: $\textcircled{3} \rightarrow \textcircled{5}$ $\textcircled{4} \rightarrow \textcircled{6}$

$3 \rightarrow 4$: $\textcircled{5} \rightarrow \textcircled{7}$ $\textcircled{6} \rightarrow \textcircled{8}$

$4 \rightarrow 6$: $\textcircled{7} \rightarrow \textcircled{11}$ $\textcircled{8} \rightarrow \textcircled{12}$

Einträge in globaler Steifigkeitsmatrix:

$$K = \begin{matrix} & \textcircled{1} & \textcircled{2} & \textcircled{3} & \textcircled{4} & \textcircled{5} & \textcircled{6} & \textcircled{7} & \textcircled{8} & \textcircled{9} & \textcircled{10} & \textcircled{11} & \textcircled{12} & \textcircled{13} & \textcircled{14} \\ \begin{matrix} \textcircled{1} \\ \textcircled{2} \\ \textcircled{3} \\ \textcircled{4} \\ \textcircled{5} \\ \textcircled{6} \\ \textcircled{7} \\ \textcircled{8} \\ \textcircled{9} \\ \textcircled{10} \\ \textcircled{11} \\ \textcircled{12} \\ \textcircled{13} \\ \textcircled{14} \end{matrix} & \begin{matrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{11}^2 & k_{12}^2 & k_{13}^2 & k_{14}^2 & k_{15}^2 & k_{16}^2 & 0 & 0 & k_{17}^2 & k_{18}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{21}^2 & k_{22}^2 & k_{23}^2 & k_{24}^2 & k_{25}^2 & k_{26}^2 & 0 & 0 & k_{27}^2 & k_{28}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{31}^2 & k_{32}^2 & k_{33}^2 & k_{34}^2 & k_{35}^2 & k_{36}^2 & 0 & 0 & k_{37}^2 & k_{38}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{41}^2 & k_{42}^2 & k_{43}^2 & k_{44}^2 & k_{45}^2 & k_{46}^2 & 0 & 0 & k_{47}^2 & k_{48}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{51}^2 & k_{52}^2 & k_{53}^2 & k_{54}^2 & k_{55}^2 & k_{56}^2 & 0 & 0 & k_{57}^2 & k_{58}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{61}^2 & k_{62}^2 & k_{63}^2 & k_{64}^2 & k_{65}^2 & k_{66}^2 & 0 & 0 & k_{67}^2 & k_{68}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{71}^2 & k_{72}^2 & k_{73}^2 & k_{74}^2 & k_{75}^2 & k_{76}^2 & 0 & 0 & k_{77}^2 & k_{78}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & k_{81}^2 & k_{82}^2 & k_{83}^2 & k_{84}^2 & k_{85}^2 & k_{86}^2 & 0 & 0 & k_{87}^2 & k_{88}^2 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{matrix} \end{matrix}$$

1) a) $\underline{A} \underline{B} = A_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \underline{B}_{km} (\underline{e}_k \otimes \underline{e}_m)$
 $= A_{ij} B_{km} \delta_{jk} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m)$
 $= A_{ij} B_{jm} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m)$
 Brodi lässt das $\otimes$ hier weg

b) $\underline{A} \cdot \underline{B} = A_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \cdot B_{km} (\underline{e}_k \otimes \underline{e}_m)$
 $= A_{ij} B_{km} \delta_{jk} \delta_{im}$
 $= A_{ii} B_{jj}$

Eigenschaft
so in c) $\underline{B}^T \underline{A} = \sum_i \underline{e}_i B_{ki} (\underline{e}_j \otimes \underline{e}_k) A_{no} (\underline{e}_n \otimes \underline{e}_o)$
 Indextation
über egal
dann das zuerst

Punkt setzen oder
nicht spielt hier
keine wirkliche
Rolle, es impliziert
nur die
gleiche

$\underline{B}^T \underline{A} = \sum_i B_{ki} A_{no} \delta_{jk} \delta_{im}$
 $= \sum_i B_{ki} A_{ko} \underline{e}_o$

$\underline{A} \cdot \underline{C} = A_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \underline{C}_{lmop} (\underline{e}_k \otimes \underline{e}_l \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p)$
 $= A_{ij} C_{lmop} \delta_{jk} \delta_{il} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_p)$
 $= A_{ij} C_{ijop} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_p)$

Bonus
falls Aufgabe

$\underline{C} \cdot \underline{A} = C_{ijkm} A_{op} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j \otimes \underline{e}_k \otimes \underline{e}_l) A_{op} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_p)$
 $= C_{ijkm} A_{om}$

f) $\text{div}(\underline{v}) = \sum_i v_{i,i} = \frac{\partial v_1}{\partial x_1} + \dots + \frac{\partial v_3}{\partial x_3}$
 Komma steht für Ableitung
 $\text{grad}(\underline{v}) = v_{i,j} = \begin{pmatrix} \frac{\partial v_1}{\partial x_1} & \dots & \frac{\partial v_1}{\partial x_3} \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ \frac{\partial v_3}{\partial x_1} & \dots & \frac{\partial v_3}{\partial x_3} \end{pmatrix}$

d) $\underline{v} \cdot \underline{v} = v_i v_i$

c) In Absolutschreibweise

$\sum_i B_{ki} A_{ko} \underline{e}_o = \underline{B}^T \underline{A}$

$\underline{B}^T$ wäre $\underline{v} \underline{B}_{ij} \rightarrow$ Es muss ein $\hat{A}$ in Spiel sein

$(\underline{A} \underline{B})^T = \underline{B}^T \underline{A}^T$

② a) $\Phi(\underline{x}) = 2 \underline{x}^2 + \underline{y}$

$$D\Phi_{\underline{x}} = \frac{d}{d\varepsilon} [\Phi(\underline{x} + \varepsilon \underline{v})]_{\varepsilon=0} \quad \varepsilon \text{ ist skalare Größe}$$

$$= \frac{d}{d\varepsilon} [2(\underline{x} + \varepsilon \underline{v})(\underline{x} + \varepsilon \underline{v})]$$

$$= \frac{d}{d\varepsilon} [2(\underline{x}\underline{x} + \varepsilon \underline{v}\underline{x} + \varepsilon \underline{x}\underline{v} + \varepsilon^2 \underline{v}\underline{v})]_{\varepsilon=0}$$

$$= [2(\underline{v}\underline{x} + \underline{x}\underline{v} + 2\varepsilon \underline{v}\underline{v})]_{\varepsilon=0}$$

$$= 2(\underline{v}\underline{x} + \underline{x}\underline{v})$$

$$\underline{E} = \frac{1}{2}(\underline{C} - \underline{I}) \approx \underline{E}(0) + D\underline{E}\underline{x}$$

b) $D\Phi_{\underline{x}} = \frac{\partial \Phi_{ij}}{\partial x_{kl}} U_{kl}$

$$= \frac{\partial (2x_{im}x_{lj} + y_{ij})}{\partial x_{kl}} U_{kl}$$

$$= (2\delta_{im}\delta_{lj}x_{mj} + 2x_{im}\delta_{lk}\delta_{jl}) U_{kl}$$

$$= (2\delta_{im}x_{lj} + 2x_{im}\delta_{il}) U_{kl}$$

$$= 2x_{lj}U_{il} + 2x_{il}U_{uj}$$

$$= 2(\underline{v}\underline{x} + \underline{x}\underline{v})$$

In Indizeschreibweise darf Reihenfolge getauscht werden (Summe von Skalaren)

③

$$d\underline{x} = \underline{F} d\underline{\bar{x}} \Leftrightarrow \underline{F} = \frac{d\underline{x}}{d\underline{\bar{x}}}$$

oder: $\underline{F} = \underline{I} + \text{grad}(\underline{u})$

a) $\underline{q}_i = \underline{x}(Q_i)$

$$\underline{q}_1 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad \underline{q}_2 = \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \end{pmatrix} \quad \underline{q}_3 = \begin{pmatrix} 2 \\ 1 \end{pmatrix} \quad \underline{q}_4 = \begin{pmatrix} -7 \\ 1 \end{pmatrix}$$

b) $\underline{F} = \frac{d\underline{x}}{d\underline{\bar{x}}} = \begin{pmatrix} 7+2t & -t \\ t & 7+2t \\ x_{2t} & x_{1t} \end{pmatrix}$

c) $\det(F) = (2t+7)^2 + t^2$ immer größer 0!

d) Rechter Cauchy-Green Tensor

$$L \rightarrow \underline{C} \rightarrow d\underline{x} d\underline{x} = d\underline{X} \underline{C} d\underline{X}$$

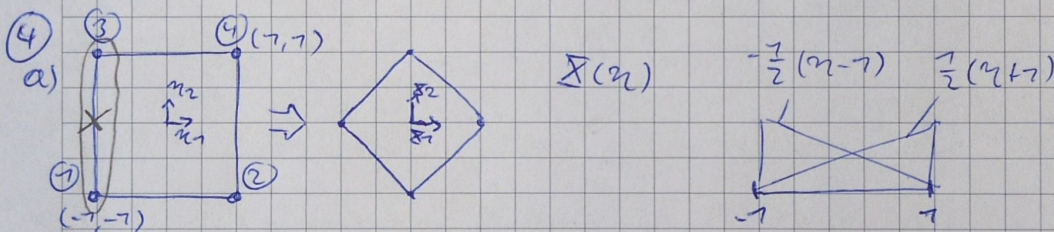
$$C = F^T F$$

ges: $C(\underline{X}=0)$

$$F(\underline{X}=0) = \begin{pmatrix} 7+2t & -t & 0 \\ t & 7+2t & 0 \\ 0 & 0 & 7 \end{pmatrix}$$

$$C(0) = \begin{pmatrix} 5t^2+4t+7 & 0 & 0 \\ 0 & 5t^2+4t+7 & 0 \\ 0 & 0 & 7 \end{pmatrix}$$

Nur Streckungen in Hauptrichtungen
keine Scherung, weil nur Einträge
auf Hauptdiagonalen.



$$\phi^1(n) = \frac{7}{4}(n_1-7)(n_2-7)$$

$$\phi^2(n) = -\frac{7}{4}(n_1+7)(n_2-7)$$

$$\phi^3(n) = -\frac{7}{4}(n_1-7)(n_2+7)$$

$$\phi^4(n) = \frac{7}{4}(n_1+7)(n_2+7)$$

c) $\underline{X}(n) = \sum_I \underline{X}^I \underline{\Phi}^I(n)$

ges: $P(n_1 = -7, n_2 = 7)$

Eingesetzt in Ansatzfunktionen:

$$= \begin{pmatrix} \frac{7}{4}(-7) + \frac{3}{4} \cdot 0 \\ \frac{7}{4} \cdot 0 + \frac{3}{4} \cdot 7 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -\frac{7}{4} \\ \frac{3}{4} \end{pmatrix}$$

Anderer Ansatz für d):

Ableitung der Fkt. nach n_1
Ableitung der Fkt. nach n_2

x-kordinaten der Knoten

$$\begin{pmatrix} \frac{7}{4}, 0, \frac{3}{4}, 0 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} -7 & 0 \\ 0 & -7 \\ 0 & 7 \\ 7 & 0 \end{pmatrix} = \underline{J}$$

4)

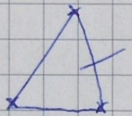
$$d) \quad \underline{J} = \underline{V}_n(\underline{x})$$

$$= \begin{pmatrix} \bar{x}_{1,1} & \bar{x}_{1,2} \\ \bar{x}_{2,1} & \bar{x}_{2,2} \end{pmatrix}$$

$$\bar{x}_{i,j} = \sum_I \bar{x}_i^T \cdot \frac{\partial \phi^I}{\partial \eta_j}$$

$$\text{Bsp: } \frac{\partial \phi^1}{\partial \eta_1} = \frac{\partial \left(\frac{1}{4} (\eta_1 - 1)(\eta_2 - 1) \right)}{\partial \eta_1} = \frac{1}{4} (\eta_2 - 1)$$

$$A = \int_{-1}^1 \int_{-1}^1 \det(J) d\eta_1 d\eta_2$$



$\phi^I \sim \eta_1, \eta_2$

Jacobi-Matrix im ganzen Element konstant
in Dreieckselementen

5) $-\Delta u = f \quad \text{für } \Omega \in \mathbb{R}^2$

$u = 0 \quad \text{auf } \partial\Omega \quad (\text{Auf dem Rand})$

Dirichlet

Ansatzraum muss so aufgebaut sein, dass die Randbedingungen erfüllt sind! (Das in Prüfung schreiben!)

a) $\int_{\Omega} -u_{xx} \cdot v \, dx = \int_{\Omega} f \cdot v \, dx \quad \forall v \in H_0^1$

$$\Leftrightarrow [u_x \cdot v]_{\partial\Omega} - \int_{\Omega} u_x v_x \, dx = \int_{\Omega} f v \, dx$$

$$\Leftrightarrow \int_{\Omega} u_x v_x \, dx = \int_{\Omega} f v \, dx - [u_x v]_{\partial\Omega}$$

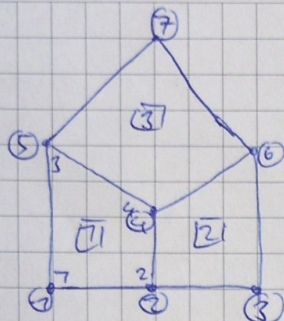
b)

$\alpha(U, V)$ Knotenwerte linear

$$u \rightarrow u_h = \sum_I u_I \phi^I \Rightarrow K u = L$$

[Poisson-Vorlesung mit zwei
Übungen!]

6)



a) Global : 74 Freiheitsgrade

~~(Jedes Element vier Knoten, jede Freiheitsgrade)~~

$$K \in \mathbb{R}^{74 \times 74}$$

$$U, L \in \mathbb{R}^{74}$$

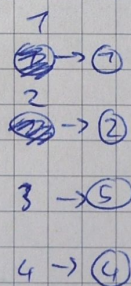
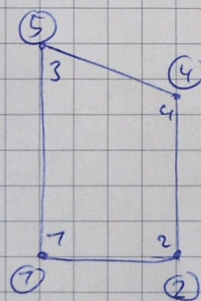
Local : 8 Freiheitsgrade

$$K_e \in \mathbb{R}^{8 \times 8}$$

b)

$$U = \begin{pmatrix} U_{x17} \\ U_{y17} \\ U_{x12} \\ U_{y12} \\ U_{x13} \\ U_{y13} \\ \vdots \\ U_{x17} \\ U_{y17} \end{pmatrix}$$

c)

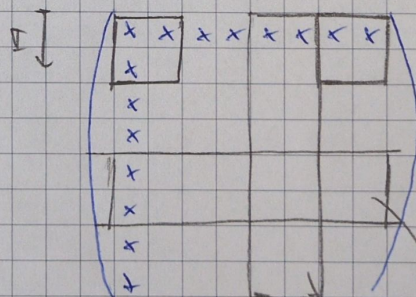


Local

$$d) K_{55} \rightarrow K_{99}$$

$$K_{56} \rightarrow K_{90}$$

Ein Knotenpaar
 I, J
 $I=7 \quad J=4$



gehört zum 3 lokalen Knoten

- ⑥ Globales Knoten ⑥: ~~zwei~~ ^{drei} lokale Knoten treffen sich
→ Überlappungen in der globalen Steifigkeitsmatrix durch Addition
Skript Kapitel 4.3 hat ähnliche Aufgabe! J Klausur
Letzte Vortragübung auch wichtig!

①

$$\begin{aligned}
 a) \quad \underline{A}^T \underline{A} \cdot \underline{b} &= A_{ji} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_i) \underline{A}_{mn} (\underline{e}_n \otimes \underline{e}_n) \cdot b_o \underline{e}_o \\
 &= A_{ji} A_{jm} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m) \cdot b_o \underline{e}_o \\
 &= A_{ji} A_{jm} b_m \underline{e}_i
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 b) \quad \frac{\delta \underline{A}^T \underline{A}^T}{\delta \underline{A}} &\Rightarrow \underline{A}^T \underline{A}^T = A_{ji} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_i) \underline{A}_{mn} (\underline{e}_n \otimes \underline{e}_n) \\
 &= A_{ji} A_{mj} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_n)
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \frac{\partial \underline{A}^T \underline{A}^T}{\partial \underline{A}} &= \frac{A_{ji} A_{mj}}{A_{op}} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\
 &= (A_{ji} \delta_{mo} \delta_{ip} + A_{mj} \delta_{oj} \delta_{ip}) (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\
 &= A_{pi} \delta_{mo} + A_{mo} \delta_{ip} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\
 &= (\underline{A}^T \otimes \underline{I}^T)^{T^u} + (\underline{I} \otimes \underline{A}^T)^{T^u}
 \end{aligned}$$

$$c) \quad = (\underline{A}^T \otimes \underline{I}^T)^{T^u} + (\underline{I} \otimes \underline{A}^T)^{T^u}$$

$$d) \quad \underline{b} + \underline{c} (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T^u} \cdot \underline{A} \underline{B}^T =$$

$$\underline{c} (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T^u} = c_{kj} \delta_{mi} \delta_{ki} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_n)$$

$$\begin{aligned}
 \underline{A} \underline{B}^T &= A_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) \underline{B}_{mn} (\underline{e}_n \otimes \underline{e}_m) \\
 &= A_{ij} B_{mj} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_n) = A_{op} B_{rp} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_r)
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T^u} &= C_k \underline{e}_k \delta_{mj} \delta_{ki} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j \otimes \underline{e}_n \otimes \underline{e}_m) \\
 &= C_k \delta_{mj} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_n \otimes \underline{e}_m)
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \underline{b} + \underline{c} (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T^u} \cdot \underline{A} \underline{B}^T &= b_v \underline{e}_v + C_k \delta_{mj} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_n \otimes \underline{e}_m) \cdot A_{op} B_{rp} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_r) \\
 &= b_v \underline{e}_v + A_{op} B_{rp} C_k \delta_{mj} \delta_{ko} \delta_{mr} \underline{e}_i \\
 &= b_v \underline{e}_v + A_{kp} B_{ip} C_k \underline{e}_i
 \end{aligned}$$

②

$$W = \mu \mathcal{E} \cdot \mathcal{E} + \ln[(\text{tr}(\mathcal{E}) + 1)^2] \text{tr}(\mathcal{E})$$

$$\mathcal{E} = \text{LIN}(\underline{E})$$

$$a) \quad T = \frac{\partial W}{\partial \underline{E}}$$

$$T = \frac{\partial}{\partial \underline{E}} (\mu \underline{E} \cdot \underline{E} + \ln[(\text{tr}(\underline{E}) + 1)^2] \text{tr}(\underline{E}))$$

②

$$b) \underline{I} = \frac{1}{J} \underline{P} \underline{F}^T$$

- ③ a) Zeitliche Änderung des Impulses entspricht der Summe aller wirkenden Kräfte $I' = F$

$$\int_{\Omega_t} \rho(x,t) x'' d\Omega = \int_{\Omega_t} \rho(x,t) b dV + \int_{\partial\Omega_t} t da$$

b) $\int_{\Omega_0} \rho_0(\bar{x}) x'' dV = \int_{\Omega_0} \rho_0(\bar{x}) b + \nabla_{\bar{x}} \cdot (P) dV \quad (\text{ref. konst.})$

$$\int_{\Omega_t} \rho(x,t) x'' d\Omega = \int_{\Omega_t} \rho(x,t) b + \nabla_x \cdot (T) d\Omega \quad (\text{moment. konst.})$$

- c) Skript hat nur Massenwirkung, spezifisch ohne Quellterme...



④

- a)
- 1 - Aufstellen der DGL mit Rand- / Anfangsbedingungen
 - 2 - Herleitung der schwachen Form
 - 3 - Diskretisieren des Gebiets Ω in endliche Zahl von Elementen
 - 4 - Ansatzfunktionen, Testfunktionen wählen, gesuchte Lösung u durch Summe Basisfunktionen approximieren

$$u_h(x) = \sum_{i=1}^N u_i \phi_i(x)$$

5 - Ansatz in schwache Form einsetzen, GS der Form

$$AU = F \text{ aufstellen}$$

$A = \text{Steifigkeitsmatrix}$
 $F = \text{Lastvektor}$

6 - Gleichungssystem lösen

Anforderungen an Testfunktion: Muss Randbedingungen erfüllen, alle Integrale der schwachen Formulierung müssen definiert sein.
 ↳ dafür müssen die Funktionen in geeigneten Sobolev-Raum liegen

b)

$$u'' = -\frac{p}{EA}$$

$$u'' \delta = -\frac{p}{EA} \delta$$

$$\int_0^l u'' \delta \, dx = - \int_0^l \frac{p}{EA} \delta \, dx$$

$$\underbrace{[u' \delta]_0^l}_{=0?} - \int_0^l u' \delta' \, dx = \cancel{\int_0^l \frac{p}{EA} \delta \, dx} = \int_0^l u' \delta' \, dx = \int_0^l \frac{p}{EA} \delta \, dx$$

$$= \left[-\frac{p}{EA} \delta x \right]_0^l$$

c) Der Fehler $e = u - u_h$ steht orthogonal zu alle Testfunktionen
 ↳ Fehler in Richtung der Basisfunktion minimiert

d) - Konvergenz: Bei Verfeinerung des Netzes $u_h \rightarrow u$
 ↳ $h \rightarrow 0$

- Lösung der schwachen Formulierung u_h auf Subräume stellt eine Effiziente Lösung dar.

- 5 a) - Lagrange-Funktion $\varphi_i(x)$ hat den Wert 1 am i -ten Knoten ($x = x_i$) und 0 an allen anderen Knoten
 - Grad der Polynomfunktion entspricht Zahl der Knoten ^{des Elements} - 1
 - Lokale Unterstützung (Basisfunktionen sind nur in ihrem Element aktiv)

$$b) \quad \bar{\Phi}_i(\mathbf{u}) = \prod_{\substack{j=1 \\ j \neq i}}^{M-1} \frac{u_j - u_j^0}{u_j^1 - u_j^0} \quad u^1 = -1 \quad u^2 = 0 \quad u^3 = 1$$

$$\bar{\Phi}^1(u_1) = \frac{u_1 + 1}{1 + 1} \frac{u_1 - 0}{1 - 0} = \frac{1}{2} (u_1 + 1) u_1$$

$$\bar{\Phi}^2(u_1) = \frac{u_1 + 1}{0 + 1} \frac{u_1 - 1}{0 - 1} = -(u_1 + 1)(u_1 - 1)$$

$$\bar{\Phi}^3(u_1) = -\frac{1}{2} u_1 (u_1 + 1) (u_1 - 1)$$

$$\bar{\Phi}^4(u_1) = (u_1 + 1)(u_1 - 1)(u_1 + 1)(u_1 - 1)$$

$$c) \quad \int_{-1}^1 \int_{-1}^1 u^4(\mathbf{u}) d\mathbf{u}$$

$$\approx \sum_{i=1}^n \sum_{j=1}^n u^4(\mathbf{u}_i^j) \alpha_i \alpha_j$$

1-D Quadraturregel

Quadraturpunkte

$$u_i^j = \pm \frac{1}{\sqrt{3}}$$

Gewichtungen

$$\alpha_h = 1$$

6

a) Isoparameter Konzept

notwendig, weil die Reale Struktur oft gekrümmte Geometrie ~~entsteht~~ aufweist, die sich mit der Grundgeometrie einer Elemente (Linie / Dreieck / Viereck) nicht ausreichend approximieren lässt. Voraussetzung: Approximation einer Elemente mittels der gleichen Ansatzfunktion, die auch für die Lösung / Testfunktion benutzt wird.

b)

$$J = \begin{pmatrix} \frac{1}{4}(u_2-1), \frac{1}{4}(u_2-1), \frac{1}{4}(u_2+1), \frac{1}{4}(u_2+1) \\ \frac{1}{4}(u_1-1), \frac{1}{4}(u_1+1), \frac{1}{4}(u_1-1), \frac{1}{4}(u_1+1) \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ 3a & 0 \\ \frac{3}{2}a & 4b \\ \frac{9}{2}a & 4b \end{pmatrix}$$

$$J = \begin{pmatrix} \frac{3a}{4}(u_2-1) + \frac{3a}{8}(u_2+1) + \frac{3a}{8}(u_2+1), b(u_1-1) + b(u_1+1) \\ \frac{9a}{4}(u_1-1) + \frac{3a}{8}(u_1-1) + \frac{9a}{8}(u_1+1), b(u_1-1) + b(u_1+1) \end{pmatrix}$$

bei $u = 0$:

$$J = \begin{pmatrix} -\frac{3a}{4} + \frac{3a}{8} + \frac{3a}{8} & b+b \\ \frac{3a}{4} - \frac{3a}{8} + \frac{3a}{8} & -b+b \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{3}{4}a & 2b \\ \frac{3}{2}a & 0 \end{pmatrix}$$

7) a) $\underline{k}^e = \int_{\Omega} C(\underline{v}) \cdot C \cdot \underline{\varepsilon}(\underline{u}) dV$ (schwache Form)

$$= \int_{\Omega} \sum_i \sum_j \underbrace{(\underline{B}^T)^T}_{(\underline{k}^e)^T \leftrightarrow 2 \times 2} \cdot [C]^v \cdot \underline{B}^T dV \quad (\text{starke Form})$$

$$[C]^v = \begin{pmatrix} 3 & 1 & 0 \\ 1 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

b) $(\underline{k}^e)^{1,1}$ bei $(\eta=0, \omega=4)$ auswerten mit $\underline{B}^T = \begin{pmatrix} \phi_{1,1}^T & 0 \\ 0 & \phi_{2,1}^T \\ \phi_{2,1}^T & \phi_{1,1}^T \end{pmatrix}$

$$= (\underline{B}^T)^T \cdot \begin{pmatrix} 3 & 1 & 0 \\ 1 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \cdot \underline{B}^T$$

$$\underline{k}^1 = \begin{bmatrix} \dots \end{bmatrix} \quad \underline{k}^2 = \begin{bmatrix} \dots \end{bmatrix} \quad \underline{k}^3 = \begin{bmatrix} \dots \end{bmatrix}$$

Alles überlagern in $\underline{k}^e$... Aber geht das auch eleganter?
oder stimmt das überhaupt? In der 6) kennen wir ~~den~~ die Abbildung
Ja noch gar nicht... → lösen mit Formel

~~hier~~

①

$$a) \underline{A}^T \cdot \underline{B}^T = A_{ji} (e_i \otimes e_j) \cdot B_{mk} (e_m \otimes e_n)$$

$$= A_{ji} B_{mj}$$

$$= A_{ji} B_{ji} \quad \checkmark$$

$$b) \frac{\partial \underline{A}^T \underline{B}^T}{\partial \underline{B}} \Rightarrow \underline{A}^T \underline{B}^T = A_{ji} (e_i \otimes e_j) B_{mk} (e_m \otimes e_n)$$

$$= A_{ji} B_{mj} (e_i \otimes e_n)$$

$$\frac{\partial \underline{A}^T \underline{B}^T}{\partial \underline{B}} = \frac{\partial A_{ji} B_{mj}}{\partial B_{op}} (e_i \otimes e_n \otimes e_o \otimes e_p)$$

$$= A_{ji} \delta_{mjop} (e_i \otimes e_n \otimes e_o \otimes e_p)$$

$$= A_{pi} \delta_{no} (e_i \otimes e_n \otimes e_o \otimes e_p)$$

$$c) = (\underline{A}^T \otimes \underline{I}^T)^{T_4} \quad (\text{vlt. auch } ((\underline{A} \otimes \underline{I})^T)^{-1})$$

$$d) \underline{b} + \underline{C} \cdot (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T_4} \cdot \underline{A} \underline{B}^T$$

$$(\underline{I} \otimes \underline{I})^{T_4} = \delta_{ij} \delta_{mn} (e_m \otimes e_j \otimes e_n \otimes e_i)$$

$$\underline{A} \underline{B}^T = A_{ij} B_{mj} (e_i \otimes e_m)$$

$$\underline{C} \cdot (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T_4} \cdot \underline{A} \underline{B}^T = C_{ij} B_{mj} (e_i \otimes e_m)$$

$$= C_{ij} B_{mj} (e_i \otimes e_j)$$

$$\underline{C} \cdot (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T_4} \cdot \underline{A} \underline{B}^T$$

$$\underline{C} \cdot (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T_4} = C_{op} (e_o \otimes e_p) \cdot \delta_{ij} \delta_{mn} (e_m \otimes e_j \otimes e_n \otimes e_i)$$

$$= C_{nm} \delta_{mi} (e_m \otimes e_i)$$

$$\underline{C} \cdot (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T_4} \cdot \underline{A} \underline{B}^T = C_{ni} (e_n \otimes e_i) \cdot A_{xj} B_{zj} (e_x \otimes e_z)$$

$$= C_{xz} A_{xz} B_{zz}$$

$$\underline{b} + \underline{C} \cdot (\underline{I} \otimes \underline{I})^{T_4} \cdot \underline{A} \underline{B}^T = b_i e_i + C_{nm} A_{nm} B_{om}$$

$$(\text{vlt. auch } b_i e_i + C_{jk} A_{jk} B_{kr})$$

②

$$a) \text{ Für kleine Verschiebungen gilt } \underline{F} \approx \underline{I} + \text{grad}(\underline{u})$$

Es beschreibt man sich ein infinitesimales Material Element

unter einer Deformation versetzt in eine neue Konfiguration

über Streckung, Rotation und Scherung

F bildet ein Linieninhärent in Referenzkonfiguration dx auf der zugehörige Element

②

a) F ist nicht invariant gegenüber Koordinatentransformation

→ Nutzung von rechten Cauchy-Green-Tensor und

Green-Lagrange-Verzerrungstensor, welche unabhängig von der Wahl des Koordinatensystems sind.

b) $C = F^T F$

Für kleine Deformationen: $F = I + \text{grad}(u)$

$$C = (I + \text{grad}(u))^T (I + \text{grad}(u))$$

$$\approx \cancel{I} + I \text{grad}(u) + \text{grad}(u)^T I + \underbrace{\text{grad}(u)^T \text{grad}(u)}_{\text{vernachlässigen}}$$

$\uparrow$
 $= I + 2 \cdot C$
 $\uparrow$
Green-Lagrange-Verzerrungstensor

c) $K(u) = J C$

Linearisierung → Terme höherer Ordnung vernachlässigen

$$K(u) = J(I + 2E)$$

$$= J(I + \text{grad}(u) + \text{grad}^T(u))$$

mit $C = F^T F$ und $J = \det(F)$: $\frac{\partial J}{\partial F} = J F^{-T}$

~~Wiederholung~~

~~oder~~

$$K(u) = \det(F) F^T F$$

Für kleine Du : $\det(I + Du) \approx 1 + \text{tr}(Du)$

$$= \det(I + Du) (I + 2E)$$

$$\approx (1 + \text{tr}(Du)) (I + 2E)$$

$$\text{LIN}(K(u)) = I + 2E + \text{tr}(Du) I + 2\text{tr}(Du) E$$

(vlt. auch anders konische Aufgabe)

③

$$\bar{x}_1 = 7 - 2\bar{x}_1 + 4\bar{x}_2$$

$$\bar{x}_2 = 5 + 4\bar{x}_1 - 5\bar{x}_2$$

$$\bar{x}_3 = 2\bar{x}_3 + \bar{x}_1$$

a) $C = F^T F$; $b = F F^T$

C bildet das Quadrat eines Linienelements in Referenz- auf

Momentenkonfiguration ab. - Inverse b tut dies zwischen Momenten- und Referenzkonfiguration

③

b) F ablesen: $F = \begin{pmatrix} -2 & 4 & 0 \\ 4 & -5 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix} \checkmark$

$$C = F^T F = \begin{pmatrix} -2 & 4 & 0 \\ 4 & -5 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} -2 & 4 & 0 \\ 4 & -5 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 27 & -28 & 2 \\ -28 & 47 & 0 \\ 2 & 0 & 4 \end{pmatrix} \checkmark$$

~~U = \frac{1}{2} \int_{\Omega} \epsilon \nabla u \cdot \nabla u \, dV~~

$$\underline{\epsilon} = \frac{1}{2} (\text{grad}(u) + \text{grad}^T(u)) \checkmark$$

$$\text{grad}(u) = \underline{F} - \underline{I} = \begin{pmatrix} -3 & 4 & 0 \\ 4 & -6 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \checkmark$$

$$\underline{\epsilon} = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} -6 & 8 & 1 \\ 8 & -12 & 0 \\ 1 & 0 & 2 \end{pmatrix} \checkmark$$

④ $\frac{D}{Dt} \int_{\Omega_t} \Phi \, dV$ mit $Y(t) = \int_{\Omega_t} \Phi \, dV$

a) gesucht: Materielle Zeitableitung $Y'(t)$ [nach Brod: Skript 2.36]

$$Y'(t) = \frac{D}{Dt} \int_{\Omega_t} \Phi \, dV = \frac{D}{Dt} \int_{\Omega_0} J \Phi \, dV$$

$$= \int_{\Omega_0} J \frac{D\Phi}{Dt} + \frac{DJ}{Dt} \Phi \, dV$$

$$\frac{DJ}{Dt} = \frac{\partial J}{\partial F} \cdot \frac{DF}{Dt} \quad ; \quad \frac{\partial J}{\partial F} = J F^{-T}$$

$$= \int_{\Omega_0} J \frac{D\Phi}{Dt} + J F^{-T} \frac{DF}{Dt} \Phi \, dV$$

$$= \int_{\Omega_0} J (\Phi' + \Phi \nabla_x \cdot (x')) \, dV$$

$$= \int_{\Omega_t} \Phi' + \Phi \nabla_x \cdot (x') \, dV \quad \checkmark$$

c) Zeitliche Änderung der Impulses I entspricht der Summe aller wirkenden Kräfte $I' = F$

b) $\rho(x, t) x'$, also $\int_{\Omega_t} \rho(x, t) x' \, dV = \int_{\Omega_0} \rho_0(X) x' \, dV$

d) $\int_{\Omega_0} \rho_0(X) x'' \, dV = \int_{\Omega_0} \rho_0(X) b + \nabla_x \cdot (P) \, dV$ (Ref. konfig)

$\int_{\Omega_t} \rho(x, t) x'' \, dV = \int_{\Omega_t} \rho(x, t) b + \nabla_x \cdot (T) \, dV$ (Mom. konfig)

(5)

(4)

- a) 1- Aufstellung der DGL mit Rand- / Anfangsbedingungen (starke Form)
- 2- Herleitung der schwachen Form
- 3- Diskretisierung des Gebietes Ω in eine endliche Zahl von Elementen
- 4- Ansatzfunktionen, Testfunktionen wählen, gesuchte Lösung u durch Summe der Basisfunktionen approximieren

$$u_h = \sum_{i=1}^N u_i \varphi_i(x)$$
- 5- Ansatz in schwache Form einsetzen - GS der Form

$$AU = F$$
 aufstellen
- 6- GS lösen.

Anforderung an Testfunktion:

- Randbedingungen erfüllen $\leftarrow$ vermutlich das wichtigste
- Alle Integrale der schwachen Formulierung müssen definiert sein
 $\hookrightarrow$ Dafür muss die Funktion in geeigneten Sobolev-Raum liegen

b) $EAU'' = -\frac{m}{EA}$ $\rightarrow$ Galerkin-Orthogonalität

Der Fehler $e = U - U^h$ steht orthogonal zu allen Testfunktionen

a-priori-Fehlerabschätzung (Lösung der schwachen Formulierung $\forall h$ auf Sobolev stellt eine effiziente Lösung dar)

$$\|U - U_h\|_{H^1} \leq Ch^p \|U\|_{H^{p+1}} \quad (\text{vlt. auch einfach } \|U - U_h\| \leq Ch^p)$$

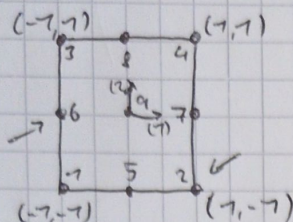
⑤
⑥

$\hookrightarrow \|U - U_h\| = \hat{=}$ Fehler zwischen exakter (U) und FEM Lösung (U_h)

$\hookrightarrow C = \hat{=}$ Konstante

$\hookrightarrow h = \hat{=}$ Größe Finite-Elemente-Mesh

$\hookrightarrow p = \hat{=}$ Ordnung Ansatzfunktionen



$$\eta^1 = -1 \quad \eta^2 = 0 \quad \eta^3 = 1$$

$$\Phi^I(\eta) = \prod_{j=1}^{h+1} \frac{\eta - \eta^j}{\eta^I - \eta^j}$$

$$\Phi^2(\eta_1) = \frac{\eta_1 + 1}{1 + 1} \cdot \frac{\eta_1 - 0}{1 - 0} = \frac{1}{2} \eta_1 (\eta_1 + 1)$$

$$\Phi^2(\eta_2) = \frac{\eta_2 - 0}{-1 - 0} \cdot \frac{\eta_2 - 1}{-1 - 1} = +\frac{1}{2} \eta_2 (\eta_2 - 1)$$

$$\Phi^2(\eta) = \frac{1}{4} \eta_1 (\eta_1 + 1) \eta_2 (\eta_2 - 1) \quad \checkmark$$

$$\Phi^6(\eta_1) = \frac{1}{2} (\eta_1 (\eta_1 - 1)) \quad \text{?}$$

$$\Phi^6(\eta_2) = \frac{\eta_2 + 1}{0 + 1} \cdot \frac{\eta_2 - 1}{0 - 1} = -(\eta_2 + 1)(\eta_2 - 1)$$

$$\Phi^6(\eta) = -\frac{1}{2} \eta_1 (\eta_1 - 1) (\eta_2 + 1) (\eta_2 - 1) \quad \checkmark$$

a) - Kontinuität (oder "Konformität"?)

- Interpolationseigenschaft

↳ Knotenpunkte Element = 1, alle anderen = 0 $\Phi^I(\eta^j) = \begin{cases} 1 & I=j \\ 0 & I \neq j \end{cases}$

- Differenzierbarkeit

7

a) Siehe andere Altklausur

b) ges: Jacobi-Matrix J der Transformation zw. isoparametrischen und physikalischem Raum. $\eta=0$

$$\underline{X} = (0, 0, \frac{1}{2}6a, 0, \frac{3}{2}a, 4b, \frac{9}{2}a, 4b)^T \leftarrow \text{sonst die Fehler?}$$

$$\underline{X}^T(\underline{\eta}) = \sum_{i=1}^{n_k} \underline{X}^T \Phi^T(\underline{\eta})$$

$$\frac{\partial \underline{X}^T}{\partial \eta_j} = \sum_{i=1}^{n_k} \underline{X}^T \frac{\partial \Phi^T(\underline{\eta})}{\partial \eta_j}$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial \underline{X}}{\partial \eta_1} &= \begin{pmatrix} \Phi_{,1}^1 & 0 & \Phi_{,1}^2 & 0 & \Phi_{,1}^3 & 0 & \Phi_{,1}^4 & 0 \\ 0 & \Phi_{,1}^1 & 0 & \Phi_{,1}^2 & 0 & \Phi_{,1}^3 & 0 & \Phi_{,1}^4 \end{pmatrix} \cdot \underline{X} \\ &= \begin{pmatrix} \frac{1}{4}(\eta_2-1) & 0 & -\frac{1}{4}(\eta_2-1) & 0 & -\frac{1}{4}(\eta_2+1) & 0 & \frac{1}{4}(\eta_2+1) & 0 \\ 0 & \frac{1}{4}(\eta_2-1) & 0 & -\frac{1}{4}(\eta_2-1) & 0 & -\frac{1}{4}(\eta_2+1) & 0 & \frac{1}{4}(\eta_2+1) \end{pmatrix} \cdot \underline{X} \\ &= \begin{pmatrix} -\frac{6}{2}a(\eta_2-1) - \frac{3}{2}a(\eta_2+1) + \frac{9}{2}a(\eta_2+1) \\ -6(\eta_2+1) + 6(\eta_2+1) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 3/2 a \\ 0 \end{pmatrix} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial \underline{X}}{\partial \eta_2} &= \begin{pmatrix} \Phi_{,2}^1 & 0 & \Phi_{,2}^2 & 0 & \Phi_{,2}^3 & 0 & \Phi_{,2}^4 & 0 \\ 0 & \Phi_{,2}^1 & 0 & \Phi_{,2}^2 & 0 & \Phi_{,2}^3 & 0 & \Phi_{,2}^4 \end{pmatrix} \dots \\ &= \begin{pmatrix} 3/4 a \\ 2b \end{pmatrix} \end{aligned}$$

$$\hookrightarrow J = \begin{pmatrix} 3/2 a & 3/4 a \\ 0 & 2b \end{pmatrix} ; \det(J) = 0$$

8

$$a) k^e = \begin{pmatrix} (k^e)^{1,1} & (k^e)^{1,2} & \dots & (k^e)^{1,n_k} \\ (k^e)^{2,1} & (k^e)^{2,2} & \dots & \vdots \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ (k^e)^{n_k,1} & \dots & \dots & (k^e)^{n_k,n_k} \end{pmatrix}$$

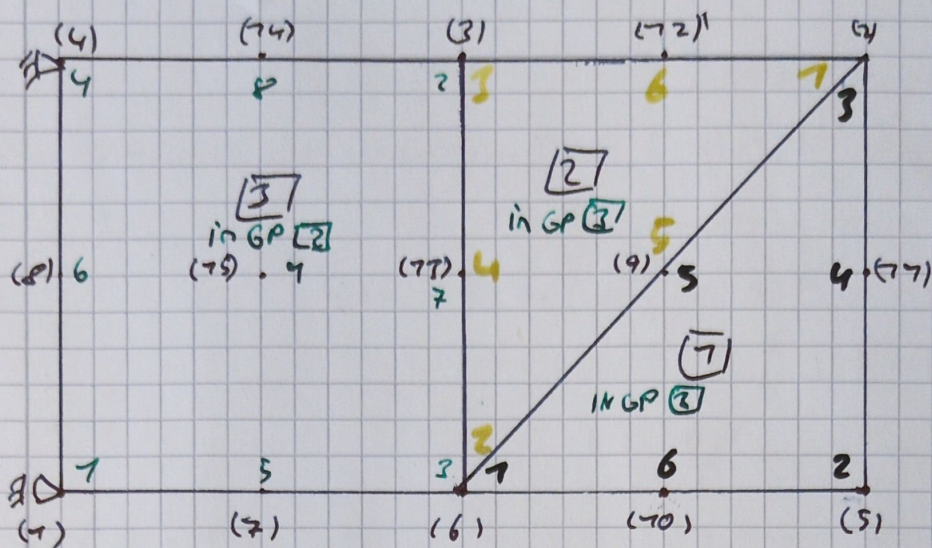
$$(k^e)^{I,J} = \int_{Te} (\underline{B}^I)^T \cdot [\underline{C}]^V \cdot \underline{B}^J dV$$

$$\text{mit } \underline{B}^I = \begin{pmatrix} \Phi_{,1}^I & 0 \\ 0 & \Phi_{,2}^I \\ \Phi_{,3}^I & \Phi_{,4}^I \end{pmatrix} \text{ und } \Phi_{,i}^I = \frac{\partial \Phi^I}{\partial x_i}$$

$$[\underline{C}]^V = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0,5 \end{pmatrix} \text{ gegeben in Aufgabenstellung}$$

$$k^e = \sum_{i=1}^{n_k} \sum_{j=1}^{n_k} \int (\underline{B}^I)^T [\underline{C}]^V \cdot \underline{B}^J dV$$

b) Bestimmen sie Eintrag $(k^e)^{I,J}$ mit $I=7$ $J=2$ $\eta=0$, $\omega=4$



[illegible]

$$K^2 = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 3 & 4 & 5 & 6 & 7 & 8 & 9 & 10 & 11 & 12 \\ k_{11}^2 & k_{12}^2 & & & & & & & & & & \\ k_{21}^2 & k_{22}^2 & & & & & & & & & & \end{bmatrix}$$

Diagram illustrating the assembly of the element stiffness matrix K^e from the nodal stiffness matrix K^I .

The nodal stiffness matrix K^I is a 2×2 matrix with elements k_{ij}^I (where $i, j = 1, 2$).

The element stiffness matrix K^e is a 2×2 matrix with elements k_{ij}^e (where $i, j = 1, 2$).

The diagram shows the assembly of K^e from K^I and a matrix of shape functions N_i (where $i = 1, 2$).

The shape functions N_i are represented by the matrix:

$$\begin{bmatrix} N_1 & N_2 \\ N_3 & N_4 \end{bmatrix}$$

The assembly process is shown by the equation:

$$K^e = K^I \cdot \begin{bmatrix} N_1 & N_2 \\ N_3 & N_4 \end{bmatrix}$$

The resulting matrix K^e is shown as a 2×2 matrix with elements k_{ij}^e (where $i, j = 1, 2$).

c) Einträge bestimmen

BSP 12.1 7.3 globale lokale

$$= k_{q,7}^3 + k_{q,5}^7 \quad \text{Knoten } q: \quad 57 \quad 53$$

$$\text{Indice } 7,3 \quad 97 \quad 95$$

$k_{7,7} = 0$, da nicht in selbem Element

1,70	
1,79	

$$k_{12,12} = k_{12}^1 + k_{44}^2 + k_{66}^3$$

$k_{12,12}$	1	2	3
6 6	11	22	33
12,12	22	44	66

①

$$a) \quad \underline{A}^T \underline{b} = A_{ji} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) b_k \underline{e}_n$$

$$= A_{ji} b_j$$

$$b) \quad \frac{\partial \underline{A}^T \underline{A}}{\partial \underline{B}} = \frac{\partial A_{ji} A_{mj}}{\partial B_{op}} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p)$$

$A_{ij} B_{mn}$
~~Weglassen~~
 $A_{ji} A_{mj} \delta_{ik} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m)$

= 0 ? Gabi Fragen ob er mit da zustimmt...
Vermutlich eigentlich $\underline{B}$ oben oder $\underline{A}$ unten

c) ⚡

$$d) \quad (\underline{I} \otimes \underline{I}) \cdot \underline{A} \underline{B} = \delta_{ij} \delta_{km} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j \otimes \underline{e}_k \otimes \underline{e}_m) \cdot A_{op} B_{pr} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_r)$$

$$= A_{op} B_{pr} \delta_{ij} \delta_{km} \delta_{no} \delta_{mr} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j)$$

$$= A_{rp} B_{pr} \delta_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j)$$

② Deformationsgradient $\underline{F}$ bildet ein Linielement in Referenzkonfiguration

a) $d\underline{x}$ auf ~~den~~ das zugehörige Element in der Momentenkonfiguration $d\underline{x}$

$$\text{ab.} \quad \underline{F} d\underline{x} = d\underline{x} \quad ; \quad \underline{F} = \frac{\partial \underline{x}}{\partial \underline{X}} \approx \underline{I} + \text{grad}(\underline{u})$$

$\underline{F}$ ist nicht invariant gegenüber Koordinatentransformation

↳ Nutzung von Cauchy-Green und Green-Lagrange Tensoren, welche unabhängig von der Wahl des Koordinatensystems sind.

$$b) \quad \underline{E} = \frac{1}{2} (\underline{C} - \underline{I})$$

$$\underline{C} = \underline{F}^T \underline{F}$$

$$\underline{E} = \frac{1}{2} (\underline{F}^T \underline{F} - \underline{I})$$

wie $\underline{E}$ vereinfachen - Gabi fragen

↳ irgendwie mit $\underline{C}$ vereinfachen

3)

$$x_1 = 7 - 2x_1 + 4x_2$$

$$x_2 = 5 + 4x_1 - 5x_2$$

$$x_3 = 2x_3 + x_1$$

a)

$$F = \begin{pmatrix} -2 & 4 & 0 \\ 4 & -5 & 0 \\ 7 & 0 & 2 \end{pmatrix}$$

$$C = F^T F = \begin{pmatrix} -2 & 4 & 7 \\ 4 & -5 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} -2 & 4 & 0 \\ 4 & -5 & 0 \\ 7 & 0 & 2 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 27 & -28 & 2 \\ -28 & 47 & 0 \\ 2 & 0 & 4 \end{pmatrix}$$

$$b = F F^T = \begin{pmatrix} -2 & 4 & 0 \\ 4 & -5 & 0 \\ 7 & 0 & 2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} -2 & 4 & 7 \\ 4 & -5 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} 20 & -28 & -2 \\ -28 & 47 & 4 \\ -2 & 4 & 5 \end{pmatrix}$$

b wird benötigt um von der Monetare in die Referenzkonfiguration abzubilden

b)

$$E = \frac{1}{2} (\text{grad}(u) + \text{grad}^T(u))$$

$$\text{grad}(u) = F - I$$

$$E = \frac{1}{2} \left(\begin{pmatrix} -3 & 4 & 0 \\ 4 & -6 & 0 \\ 7 & 0 & 7 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} -3 & 4 & 7 \\ 4 & -6 & 0 \\ 0 & 0 & 7 \end{pmatrix} \right)$$

$$E = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} -6 & 8 & 7 \\ 8 & -12 & 0 \\ 7 & 0 & 14 \end{pmatrix}$$

④

a) ϕ skalare Transportgröße ρ Dichte Ω_0 Referenzkonfiguration Ω_t Momentankonfiguration eines GebietesMaterielle Zeitableitung $\frac{D}{Dt} \int_{\Omega_t} \rho \phi d\Omega = Y'$

$$\rho \frac{D}{Dt} \int_{\Omega_t} \phi d\Omega = \rho \frac{D}{Dt} \int_{\Omega_0} J \phi dV$$

$$= \rho \int_{\Omega_0} J \left(\frac{D\phi}{Dt} + \frac{D J}{Dt} \phi \right) dV$$

$$Y' = \rho \int_{\Omega_0} J (\phi' + \phi \nabla_x \cdot (x')) dV = \rho \int_{\Omega_t} \phi' + \phi \nabla_x \cdot (x') d\Omega$$

b)

Impulserhaltung in Momentankonfiguration

$$\int_{\Omega_t} \rho(x,t) x'' d\Omega = \int_{\Omega_t} \rho(x,t) b + \nabla_x \cdot (T) d\Omega$$

Referenzkonfiguration

$$\int_{\Omega_0} \rho_0(X) x'' dV = \int_{\Omega_0} \rho_0(X) b + \nabla_X \cdot (P) dV$$

c) Cauchy - Spannung T

- Wirkt auf momentane (deformierte) Konf. Ω_t
- Gibt die Kraft pro Flächeneinheit in der momentanen Konf. an
- Symmetr. da keine inneren Momente existieren

Piola - Kirchhoff - Spannung $P = J T F^{-T}$

- Bezieht auf Referenzkonf.
- Gibt die Kraft in der momentanen Konfiguration pro Flächeneinheit in der Referenzkonf. an.
- In allgemeinen nicht symmetr.

⑤

- a) - Aufstellen der DGL mit Rand-/Anfangsbedingungen
- Herleitung der schwachen Form
 - Diskretisierung des Gebiets Ω in endliche Zahl von Elementen
 - Ansatzfunktion / Testfunktion wählen, gesuchte u durch Summe der Basisfunktionen approximieren $u_h = \sum_{i=1}^N u_i \varphi_i(x)$
 - Ansatz in schwache Form einsetzen, GS der Form $AU = F$ aufstellen
steifigkeitsmatrix Lastvektor
 - GS lösen

Anforderung an Testfunktion: Muß Randbedingungen erfüllen, alle Integrale der schwachen Formulierung müssen definiert sein $\rightarrow$ dafür müssen die Funktionen in geeigneten Sobolev-Raum liegen

$$u'' = -\frac{p}{EA}$$

- b) Der Fehler $e = u - u_h$ steht orthogonal zu allen Testfunktionen

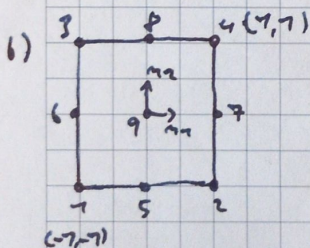
$\hookrightarrow$ Fehler in Richtung der Basisfunktionen minimiert

Konvergenz: Bei Verfeinerung des Netzes ($h \rightarrow 0$) geht $u_h \rightarrow u$

a-priori-Fehlerabschätzung: $\|u - u_h\| \leq Ch^k$

⑥

- a) - Kontinuität, Interpolationseigenschaften (Knotenpunkte Element $= 1$, alle anderen $= 0$) $\phi^I(\eta^j) = \begin{cases} 1 & j=I \\ 0 & j \neq I \end{cases}$, Differenzierbarkeit



~~Formel~~

$$\phi^I(\eta) = \prod_{j=1}^{k+1} \frac{\eta - \eta^j}{\eta^I - \eta^j} \quad j \neq I$$

$$k=2 \rightarrow k+1=3$$

$$\eta^1 = -1 \quad \eta^2 = 0 \quad \eta^3 = 1$$

$$\textcircled{6} \quad \phi_{10}^6(\eta_2) = \frac{\eta_2+7}{0+7} \cdot \frac{\eta_2-7}{0-7} = -(\eta_2+7)(\eta_2-7)$$

$$\phi_{10}^2(\eta_1) = \frac{\eta_1+7}{+7+7} \cdot \frac{\eta_1-0}{7-0} = \frac{1}{2} \eta_1(\eta_1+7)$$

$$\phi_{10}^2(\eta_2) = \frac{\eta_2-0}{-7-0} \cdot \frac{\eta_2-7}{-7-7} = +\frac{1}{2} \eta_2(\eta_2-7)$$

$$\phi^2(\eta) = \frac{1}{4} \eta_1(\eta_1+7) \eta_2(\eta_2-7)$$

$$\phi^6(\eta) = -\frac{1}{2} \eta_1(\eta_1-7)(\eta_2+7)(\eta_2-7)$$

$$\phi^8(\eta) = (\eta_1+7)(\eta_1-7)(\eta_2+7)(\eta_2-7)$$

$$\textcircled{c) \quad} \int_{-7}^7 \int_{-7}^7 \psi(\eta) d\eta_1 d\eta_2 \approx \sum_{i=1}^{n_1} \sum_{j=1}^{n_2} \psi(\eta_{ij}) \Delta \eta_{ij}$$

$$\eta_{ij} \hat{=} (\eta_i, \eta_j) \quad \Delta \eta_{ij} \hat{=} (\Delta \eta_i, \Delta \eta_j)$$

$\textcircled{7}$ Isoperimetr. Konzept notwendig, weil die reellen Struktur oft gekrümmte

a) Geometrie aufweist, die sich mit der Grundgeometrie eines Elementes (Linie / Dreieck / Viereck) nicht ausreichend approximieren lässt.

Voraussetzung: Approximation eines Elementes mittels der gleichen Ansatzfunktion, die auch für die Lösung / Testfunktion benutzt wird.

$$\textcircled{b) \quad} J = \begin{pmatrix} \frac{1}{4}(\eta_2-7) & -\frac{1}{4}(\eta_2-7) & \frac{1}{4}(\eta_2+7) & -\frac{1}{4}(\eta_2+7) \\ \frac{1}{4}(\eta_1-7) & -\frac{1}{4}(\eta_1-7) & -\frac{1}{4}(\eta_1+7) & \frac{1}{4}(\eta_1+7) \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ 39 & 0 \\ \frac{3}{2}9 & 46 \\ \frac{3}{2}9 & 46 \end{pmatrix}$$

~~kurz~~

$$J = \begin{pmatrix} -\frac{3}{4}9(\eta_2-7) - \frac{3}{2}9(\eta_2+7) + \frac{3}{8}9(\eta_2+7) & -6(\eta_2+7) + 6(\eta_2+7) \\ -\frac{3}{4}9(\eta_1-7) - \frac{3}{8}9(\eta_1-7) + \frac{9}{8}9(\eta_1+7) & -6(\eta_1-7) + 6(\eta_1+7) \end{pmatrix}$$

bei $\eta = 0$

$$J = \begin{pmatrix} \frac{3}{4}9 - \frac{3}{2}9 + \frac{3}{8}9 & 0 \\ \frac{3}{8}9 - \frac{3}{4}9 + \frac{3}{8}9 + \frac{9}{8}9 & 26 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{3}{8}9 & 0 \\ \frac{3}{4}9 & 26 \end{pmatrix}$$

c) $\text{Volumen}_t = 7,5 \cdot \text{Volumen}_0$ Gobi fragen ob er zurtunnen würde...

①

$$\begin{aligned} a) \quad \underline{A}^T \underline{b} &= A_{ji} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) b_k \underline{e}_k \\ &= A_{ji} b_k \delta_{jk} \underline{e}_i \\ &= A_{ji} b_j \underline{e}_i \end{aligned}$$

$$b) \quad \frac{\partial \underline{A}^T \underline{B}}{\partial \underline{A}} = \dots$$

$$\left[\begin{aligned} \underline{A}^T \underline{B} &= A_{ji} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j) B_{km} (\underline{e}_k \otimes \underline{e}_m) \\ &= A_{ji} B_{km} \delta_{jk} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m) \\ &= A_{ji} B_{im} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m) \end{aligned} \right]_{NR}$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial \underline{A}^T \underline{B}}{\partial \underline{A}} &= \frac{\partial A_{ji} B_{im}}{\partial A_{pp}} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\ &= B_{im} \delta_{jo} \delta_{ip} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\ &= B_{om} \delta_{ip} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\ &= (\underline{I} \otimes \underline{B})^T \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} c) \quad (\underline{I} \otimes \underline{B})^T &= \delta_{ij} B_{km} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_k \otimes \underline{e}_j) \\ &= B_{km} \delta_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_m \otimes \underline{e}_k \otimes \underline{e}_j) \quad \checkmark \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} d) \quad (\underline{I} \otimes \underline{\Phi}) \underline{A} &= \underline{A} \otimes \underline{I} \quad \text{obwohl kein Vektorprod. ?} \\ &= \delta_{ij} \delta_{km} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j \otimes \underline{e}_k \otimes \underline{e}_m) A_{op} (\underline{e}_o \otimes \underline{e}_p) \\ &= A_{op} \delta_{ij} \delta_{km} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j \otimes \underline{e}_k \otimes \underline{e}_m) \\ &= A_{op} \delta_{ij} (\underline{e}_i \otimes \underline{e}_j \otimes \underline{e}_k \otimes \underline{e}_m) \\ &= \underline{A} \otimes \underline{I} \quad \text{eig tr}(\underline{A}) \cdot \underline{I}, \text{ aber weil noch nicht gelernt...} \end{aligned}$$

$$\textcircled{2} \quad \underline{S} = 2\mu \underline{E} + \lambda \text{tr}(\underline{E}) \cdot \underline{I}$$

$$a) \quad \underline{E} = \frac{1}{2} (\underline{C} - \underline{I}) \quad ; \quad \underline{C} = \underline{F}^T \underline{F} \quad ; \quad \underline{E} = \underline{I} + \text{Grad}(\underline{u})$$

$$b) \quad \text{Lin}(\underline{E}) = \underline{E}/\nu_n + D_\nu \underline{E}$$

- ② b) $LIN(\underline{\underline{E}}) = \underline{\underline{E}}|_{u=0} + D_v \underline{\underline{E}}$
 $\underline{\underline{E}} = \frac{1}{2} (\underline{\underline{F}}^T \underline{\underline{F}} - \underline{\underline{I}})$
 Für kleine Verschiebungen: $\underline{\underline{F}} \approx \underline{\underline{I}} + \text{grad}(\underline{\underline{u}})$
 $\underline{\underline{E}} \approx \frac{1}{2} ((\underline{\underline{I}} + \text{grad}(\underline{\underline{u}}))^T (\underline{\underline{I}} + \text{grad}(\underline{\underline{u}})) - \underline{\underline{I}}) \quad (\underline{\underline{I}}^T = \underline{\underline{I}})$
~~Höhere Ordnungen vernachlässigen~~
~~Erweitern & Ergänzen + 2 grad(u)^T~~
 $\underline{\underline{E}} \approx \frac{1}{2} (\underline{\underline{I}}^T \underline{\underline{I}} + \underline{\underline{I}}^T \text{grad}(\underline{\underline{u}}) + \text{grad}(\underline{\underline{u}})^T \underline{\underline{I}} + \text{grad}(\underline{\underline{u}})^T \text{grad}(\underline{\underline{u}}) - \underline{\underline{I}})$
 $\approx \frac{1}{2} (\underline{\underline{I}} + \text{grad}(\underline{\underline{u}}) + \text{grad}(\underline{\underline{u}})^T + \underbrace{\text{grad}(\underline{\underline{u}})^T \text{grad}(\underline{\underline{u}})}_{\text{Höhere Ordnung der Verzerrung (quadratisch)}} - \underline{\underline{I}})$
 Linearisierung: Wenn die Verzerrungen klein sind, dann sind die Terme höherer Ordnung gegenüber den linearen vernachlässigbar
 $\underline{\underline{E}} = \frac{1}{2} (\text{grad}(\underline{\underline{u}}) + \text{grad}(\underline{\underline{u}})^T) = \underline{\underline{E}}$
- c) $\underline{\underline{\sigma}} = LIN(\underline{\underline{F}})$ mit $LIN(\text{tr}(\underline{\underline{F}}) \cdot \underline{\underline{I}}) = \text{div}(\underline{\underline{u}})$
 Anwendung der Linearisierung aus b)
 $\underline{\underline{\sigma}} = 2\mu \underline{\underline{E}} + \lambda \text{div}(\underline{\underline{u}})$
- ③ Der Deformationsgradient bildet ein Linienelement in Referenzkonfiguration $d\underline{\underline{x}}$ auf das zugehörige Element in der Momentankonfiguration $d\underline{\underline{x}}$ ab.
 $F d\underline{\underline{x}} = d\underline{\underline{x}} \Rightarrow F = \frac{\partial \underline{\underline{x}}}{\partial \underline{\underline{x}}} \approx \underline{\underline{I}} + \text{grad}(\underline{\underline{u}})$
- b) F enthält Informationen über Dehnung und Verzerrung, und Rotation und Starrkörperbewegung → kein geeignetes Maß für die tatsächliche Deformation (kann bei reiner Rotation z.B. trotzdem nicht die Einheitsmatrix sein)

- ③
- b) Für reine Verzerrung (keine Rotationsanteile) Cauchy-Green Tensor C oder Green-Lagrange-Verzerrungstensor verwenden
- c) $C = F^T F$ eliminiert Rotation, misst Änderung der Länge, aber nicht Scherung
- $E = \frac{1}{2}(C - I)$ misst Dehnung und Scherung unabhängig von Starrkörperbewegung
- $C = I_2(\text{grad}(u) + \text{grad}^T(u))$

$$F = \begin{pmatrix} 4 & -2 & 0 \\ -5 & 4 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix} ; F^T = \begin{pmatrix} 4 & -5 & 0 \\ -2 & 4 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix}$$

$$C = \begin{pmatrix} 47 & -28 & 0 \\ -28 & 20 & 0 \\ 0 & 0 & 4 \end{pmatrix} ;$$

$$E = \frac{1}{2}(\text{grad}(u) + \text{grad}^T(u))$$

$$\text{grad}(u) = F - I = \begin{pmatrix} 3 & -2 & 0 \\ -5 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$E = \frac{1}{2} \left(\begin{pmatrix} 3 & -2 & 0 \\ -5 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 3 & -5 & 0 \\ -2 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \right)$$

$$E = \begin{pmatrix} 3 & -\frac{7}{2} & 0 \\ -\frac{7}{2} & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

④ $\frac{D}{Dt} \int_{\Omega_t} \Phi dV$ mit $Y(t) = \int_{\Omega_t} \Phi dV$

a) Materielle Zeitableitung Y' (Brodi Skript Seite 29 / 2.36)

$$Y' = \frac{D}{Dt} \int_{\Omega_t} \Phi dV = \frac{D}{Dt} \int_{\Omega_0} J \Phi dV \quad J = \det(F)$$

$$= \int_{\Omega_0} J \frac{D\Phi}{Dt} + \frac{DJ}{Dt} \Phi dV$$

$$\Rightarrow \frac{DJ}{Dt} = \frac{\partial J}{\partial F} \cdot \frac{DF}{Dt} ; \frac{\partial J}{\partial F} = J F^{-T}$$

Definition des Geschwindigkeitsgradienten / dessen Spur

$$L = \nabla_x(X) = F' F^{-1} \quad \text{tr}(L) F_{i1}^1 F_{1i}^1 = X'_{11}$$

④

a) Einsetzen der vorherigen Gleichungen liefert:

$$\frac{DJ}{Dt} = J F_{ji}^{-T} F_{im} \text{ dik dim} = J F_{ji}^{-T} F_{ij} = J x''_{i,i}$$

→ Materielle Zeitableitung von J

$$Y' = \int_{\Omega_0} J (\Phi' + \Phi \nabla_x \cdot (x')) dV = \int_{\Omega_t} \Phi' + \Phi \nabla_x \cdot (x') dV$$

b) Impuls bilanz eines Kontinuums in Momentan konfiguration:

$$\int_{\Omega_t} \rho(x,t) x'' dV = \int_{\Omega_t} \rho(x,t) b + \nabla_x \cdot (T) dV$$

In Referenzkonfiguration:

$$\int_{\Omega_0} \rho_0(X) x'' dV = \int_{\Omega_0} \rho_0(X) b + \nabla_X \cdot (P) dV$$

c) Cauchy - Spannung T :

- Wirkt auf momentane (deformierte) Konfiguration Ω_t
- Gibt die Kraft pro Flächeneinheit in der aktuellen Form an
- Symmetr, da keine inneren Momente existieren ($T_{ij} = T_{ji}$)

Piola - Kirchhoff Spannung P :

- Bezogen auf Referenzkonfiguration Ω_0
- Gibt die Kraft in der momentanen Konfiguration pro Flächeneinheit in der Referenzkonfiguration an
- In allgemeinen nicht symmetrisch

$$P = J T F^{-T}$$

ausgeschrieben Form der DGL werden
von Bereich Ω in endliche Anzahl von Elementen unterteilt (diskretisieren)
dabei werden die Funktionen von Referenzkonfiguration erzeugt, also
als Element

⑤

a)

~~Ansatzfunktionen~~ Ansatzfunktionen und Testfunktionen wählen

1 - Aufstellen der DGL mit Rand- / Anfangsbedingungen (starke Form)

2 - Herleitung der schwachen Form

3 - Diskretisierung des Gebietes Ω in endliche Zahl von Elementen4 - Ansatzfunktionen Testfunktionen wählen, ~~gesamtheitlich~~ ^{an jedem} Element
gesuchte Lösung u durch Summe Basisfunktionen approximieren

$$u_h(x) = \sum_{i=1}^N U_i \varphi_i(x)$$

steifigkeitsmatrix Lastvektor

5 - Ansatz in schwache Form einsetzen - GS der Form $AU = F$ aufstellen

6 - Gleichungssystem lösen

Anforderungen an Testfunktion: muss Randbedingungen erfüllen

Alle Integrale der schwachen Formulierung müssen definiert sein

↳ dafür müssen die Funktionen in geeignetem Sobolev-Raum liegen.

b) Lösung erfüllt die Galerkin-Orthogonalität

Der Fehler $e = u - u_h$ steht orthogonal zu allen Testfunktionen v_h

a-priori-Fehlerabschätzung

$$\|u - u_h\|_{H^1} \leq C h^k \|u\|_{H^{k+1}}$$

⑥

a) - Lagrangefunktion $\varphi_i(x)$ hat den Wert 1 an i -ten Knoten (bei $x = x_i$)

und 0 an allen anderen Knoten

$$\varphi_i(x_j) = \delta_{ij} \rightarrow \varphi_i(x_j) = 1 \text{ für } i=j \text{ und } \varphi_i(x_j) = 0 \text{ für } i \neq j$$

- Grad der Polynomfunktion entspricht Anzahl der Knoten des Elements minus 1

- Lokale Unterstützung (Basisfunktionen sind nur in ihrem Element aktiv)

⑥ b) Lagrange'sche Ansatzfunktion: ~~$\Phi^I(x) = \prod_{j=1}^{h+1} \frac{x - x_j}{x_I - x_j}$~~

$$\Phi^I(x) = \prod_{\substack{j=1 \\ j \neq I}}^{h+1} \frac{x - x_j}{x_I - x_j} \quad I \hat{=} \text{Knotennr.} \quad k \hat{=} \text{Ordnung der Ansatzfkt.}$$

$x_I \hat{=} \text{Positionen des Knoten im Element}$

Viereckelement zweiter Ordnung $\rightarrow k=2, h+1=3$

$$x_1 = -1 \quad x_2 = 0 \quad x_3 = 1 \quad (\text{Abgelesen aus Skript 3.3.1})$$

$$\begin{aligned} \Phi^1(x_1) &= \prod_{\substack{j=1 \\ j \neq 1}}^3 \frac{x_1 - x_j}{x_1 - x_j} = \frac{x_1 - x_2}{x_1 - x_2} \cdot \frac{x_1 - x_3}{x_1 - x_3} \\ &= \frac{-1 - 0}{-1 - 0} \cdot \frac{-1 - 1}{-1 - 1} \end{aligned}$$

$$\text{~~substituiert~~} = \frac{1}{2} x_1 (x_1 - 1)$$

$$\begin{aligned} \Phi_6^1(x_2) &= \frac{x_2 - x_1}{x_2 - x_1} \cdot \frac{x_2 - x_3}{x_2 - x_3} = \frac{1}{2} x_2 (x_2 - 1) \end{aligned}$$

$$\Phi^1(x) = \frac{1}{4} x_1 (x_1 - 1) x_2 (x_2 - 1)$$

$$\Phi^6(x_1) = \frac{1}{2} x_1 (x_1 - 1)$$

$$\begin{aligned} \Phi^6(x_2) &= \frac{x_2 - x_1}{x_2 - x_1} \cdot \frac{x_2 - x_3}{x_2 - x_3} \\ &= \frac{x_2 + 1}{+1} \cdot \frac{x_2 - 1}{-1} \end{aligned}$$

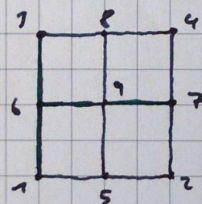
$$= \text{~~substituiert~~} - (x_2 + 1)(x_2 - 1)$$

$$\begin{aligned} \Phi^6(x) &= \text{~~substituiert~~} \\ &= -\frac{1}{2} x_1 (x_1 - 1) (x_2 + 1) (x_2 - 1) \end{aligned}$$

$$\Phi^9(x_1) = -(x_2 + 1)(x_2 - 1)$$

$$\Phi^9(x_2) = -(x_2 + 1)(x_2 - 1)$$

$$\Phi^9(x) = (x_1 - 1)(x_1 + 1)(x_2 - 1)(x_2 + 1)$$



vert. und hor. separat, dann Multiplizieren!

6) Knoten 7: $\phi_7(u) = \frac{1}{4} (u_1(u_1-1)u_2(u_2-1))$

~~Maximalwert~~ $\sum_{i=1}^n \hat{U}_i^T \Phi_i(u)$

$$U^h(u) = \sum_{i=1}^n \hat{U}_i^T \Phi_i(u)$$

$$\frac{\partial U^h}{\partial u_1} = \sum_{i=1}^n \hat{U}_i^T \frac{\partial \Phi_i}{\partial u_1}$$

hier: $u = (u_1, u_2) = (-1, -1)$

$$\Phi_7(-1, -1) = 1$$

(alle anderen Ansatzfunktionen hier gleich 0)
"Lagrange Eigenschaft" der Ansatzfunktionen

$$\Phi_1(-1, -1) = 0$$

$$\Phi_2(-1, -1) = 0$$

$$\rightarrow U^h(-1, -1) = \hat{U}_7^T$$

$$\frac{\partial \Phi_7}{\partial u_1}(-1, -1) \text{ hat bestimmten Wert}$$

$$\frac{\partial \Phi_i}{\partial u_1} \neq 7 \approx 0$$

$$\frac{\partial \Phi_7}{\partial u_1} = \frac{1}{4} (2u_1-1)(u_2-1)u_2$$

$$\frac{\partial \Phi_7}{\partial u_1}(-1, -1) = \frac{1}{4} (2 \cdot (-1) - 1)(-1-1)(-1) = -\frac{6}{4} = -\frac{3}{2}$$

~~$\partial \Phi$~~

$$\frac{\partial U^h}{\partial u_1}(-1, -1) = -\frac{3}{2} \hat{U}_7^T + \sum_{i=2}^n \hat{U}_i^T \frac{\partial \Phi_i}{\partial u_1}(-1, -1) \approx -\frac{3}{2} \hat{U}_7^T$$

Keine Lösung zum Vergleichen bei dieser Aufgabe... aber vielleicht stimmt meine Lösung

⑦

a) Isoparametrisches Konzept:

notwendig, weil reale Strukturen oft gekrümmte Geometrien aufweisen, die sich mit der Grundgeometrie eines Elements (Linie / Dreieck / Viereck) nicht ausreichend approximieren lassen.

Es werden mittels einer Koordinatentransformation J die physikalischen Koordinaten eines Elements in den isoparametrischen Koordinaten ξ ausgedrückt. Umsetzung: Umsetzung noch nachtragen als ~~Koordinatentransformation~~

Aus Vorlesung: Approximation der Geometrie eines Elements mittels der selben Ansatzfunktion, die auch für die Lösung bzw. Testfunktion benutzt wird

- Approximation des physikalischen Komponenten eines Elements
- Definition der Jacobi-Matrix
- Bestimmung der einzelnen Matrixeinträge
- Transformation der Integration über ein Element
- Transformation von Ableitungen (z.B. Ansatzfunktionen)

Anwendung
der Jacobi-
Transformation

