

Numerische Methoden I – FEM/REM

Dr.-Ing. Markus Kästner ZEU 353

Tel.: 0351 463 32656

E-Mail: Markus.Kaestner@tu-dresden.de

Dresden, 30.10.2013

Zusammenhänge I

• Überschieben der DGL mit beliebiger Wichtungsfunktion w

$$0 = \int_{0}^{1} (EAu'' + q) w dx = \int_{0}^{1} EAu''w dx + \int_{0}^{1} qw dx$$
$$0 = [EAu'w]_{0}^{1} - \int_{0}^{1} EAu'w' dx + \int_{0}^{1} qw dx$$

• Spezielle Wahl der Ansatzfunktion $w \to \delta u$, $\delta u(0) = 0$; EAu'(l) = F

$$\delta W = \int_{0}^{I} EAu' \delta u' \, dx - \int_{0}^{I} q \delta u \, dx - F \delta u(I) = 0$$

$$\delta W = \int_{0}^{I} \sigma \delta \varepsilon \, A dx - \int_{0}^{I} q \delta u \, dx - F \delta u(I) = 0$$

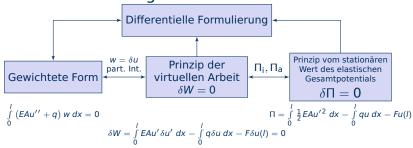
Zusammenhänge II

- Existenz eines Formänderungspotentials $\sigma = \frac{d\Pi_1^*}{d\varepsilon}$
- Existenz eines Potentials der äußeren Lasten $F(u) = \frac{d\Pi_a}{du}$

$$\begin{split} \delta W &= \int\limits_0^I \sigma \delta \varepsilon \, A dx - \int\limits_0^I q \delta u \, dx - F \delta u(I) = 0 \\ &= \int\limits_0^I \underbrace{\frac{d \Pi_i^*}{d\varepsilon} \delta \varepsilon}_{\delta \Pi_i^*} A dx - \int\limits_0^I \underbrace{\frac{d \Pi_{a,q}^*}{du} \delta u}_{\delta \Pi_{a,q}^*} \Delta u \, dx - \underbrace{\frac{d \Pi_{a,F}}{du(I)} \delta u(I)}_{\delta \Pi_{a,F}} = 0 \\ &= \int\limits_0^I \delta \Pi_i^* \, A dx - \int\limits_0^I \delta \Pi_{a,q}^* \, dx - \delta \Pi_{a,F} = 0 \\ \delta \Pi &\stackrel{dV = \text{konst.}}{=} \delta \Pi_i - \delta \Pi_a = 0 \end{split}$$

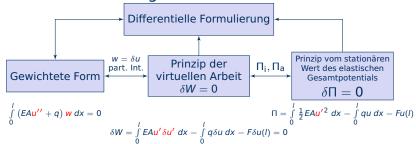


Zusammenfassung





Zusammenfassung

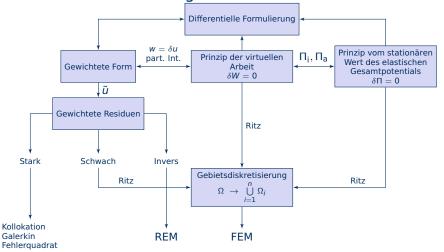


Näherungsweise Lösung

- drei äquivalente Formulierungen der Randwertaufgabe
- ightarrow Einsetzen eines Ansatzes $ilde{u}$ für Verschiebung u
- geringere Differenzierbarkeitsforderungen bei P.v.s.W.d.e.G. und P.d.v.A. erweitern den Raum der möglichen Lösungen



Zusammenfassung

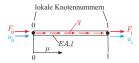


Dresden, 30.10.2013

Numerische Methoden I - FEM/REM



Stabelement – Herleitung des Elementgleichungssystems



1. Schwache Form (hier elastisches Gesamtpotential)

$$\Pi = \Pi_{i} - \Pi_{a} \overset{\mathsf{Stabelement}}{=} \int\limits_{0}^{1} \frac{1}{2} \mathsf{EA} u'^{2}(\mu) \mathsf{Id} \mu - \int\limits_{0}^{1} q(\mu) \mathsf{Id} \mu - \mathsf{F}_{0} \mathsf{Id} \mu - \mathsf{F}_{1} \mathsf{Id} \mu \to \mathsf{Stat}.$$

2. Ansatz

$$u(\mu) = N_0 u_0 + N_1 u_1 = (1 - \mu) u_0 + \mu u_1 \qquad u'(\mu) = \frac{du(\mu)}{dx} = \frac{du(\mu)}{du} \frac{d\mu}{dx} = \frac{1}{l} (u_1 - u_0)$$

3. Einsetzen des Ansatzes und Integration

$$\Pi = \frac{1}{2} \frac{EA}{I} \left(u_1^2 - 2u_0u_1 + u_0^2 \right) - \int_0^1 q(\mu) \left[(1 - \mu) u_0 + \mu u_1 \right] I d\mu - F_0 u_0 - F_1 u_1$$

Gleichgewicht: notwendige Bedingung $\delta \Pi = 0 \rightarrow \frac{\partial \Pi}{\partial u_0} = 0$ $\frac{\partial \Pi}{\partial u_1} = 0$



Stabelement – Herleitung des Elementgleichungssystems

$$\Pi = \frac{1}{2} \frac{EA}{I} \left(u_1^2 - 2u_0 u_1 + u_0^2 \right) - \int_0^1 q(\mu) \left[(1 - \mu) u_0 + \mu u_1 \right] I d\mu - F_0 u_0 - F_1 u_1$$

notwendige Bedingung liefert Gleichungssystem

$$\frac{\partial \Pi}{\partial u_0} = \frac{EA}{I} (u_0 - u_1) - \int_0^1 q(\mu) (1 - \mu) I d\mu - F_0 = 0$$

$$\frac{\partial \Pi}{\partial u_1} = \frac{EA}{I} (u_1 - u_0) - \int_0^1 q(\mu) \mu I d\mu - F_1 = 0$$

Gleichungssystem in Matrixform

$$\underbrace{\left[\begin{array}{cc} \frac{EA}{l} & -\frac{EA}{l} \\ -\frac{EA}{l} & \frac{EA}{l} \end{array}\right]}_{\underbrace{\underline{\mathbf{e}}}} \underbrace{\left(\begin{array}{c} u_0 \\ u_1 \\ \end{array}\right)}_{\underbrace{\underline{\mathbf{e}}}} = \underbrace{\int\limits_{0}^{1} q(\mu) \left(\begin{array}{c} 1-\mu \\ \mu \end{array}\right) l d\mu}_{\underbrace{\mathbf{e}}} + \underbrace{\left(\begin{array}{c} F_0 \\ F_1 \\ \end{array}\right)}_{\underbrace{\underline{\mathbf{e}}}}_{\underbrace{\underline{\mathbf{F}}}}$$

- \ldots Elementsteifigkeitsmatrix $\qquad \stackrel{e}{\underline{\textbf{u}}} \ldots$ Elementverformungsvektor
- **F** ... Elementlastvektor **P** ... Vektor der äguivalenten Knotenlasten

Zusammenfassung 3. Vorlesung

- Ausgangspunkt für Näherungsverfahren: Gewichtete Residuen
 - Starke Form
 - Schwache Form
 - Inverse Form
- Grundzüge FEM
 - Ausgangspunkt: Schwache Form
 - Aufteilung des Berechnungsgebietes Ω in finite Elemente
 - Einfache Ansätze für finite Elemente
 - → Diskretisierung und Algebraisierung der RWA
- FFM für Fachwerke
 - Herleitung der Elementvektoren und -matrizen
 - Assemblierung des Gesamtgleichungssystems
 - Einbau von Randbedingunger
 - 2D-Fachwerke

Zusammenfassung 3. Vorlesung

- Ausgangspunkt für Näherungsverfahren: Gewichtete Residuen
 - Starke Form
 - Schwache Form
 - Inverse Form
- Grundzüge FEM
 - Ausgangspunkt: Schwache Form
 - Aufteilung des Berechnungsgebietes Ω in finite Elemente
 - Einfache Ansätze für finite Elemente
 - → Diskretisierung und Algebraisierung der RWA
- FEM für Fachwerke
 - Herleitung der Elementvektoren und -matrizen
 - Assemblierung des Gesamtgleichungssystems
 - Einbau von Randbedingungen
 - 2D-Fachwerke