# Skript Numerische Methoden I

### Finite-Elemente-Methoden und Randelemente-Methoden

Christian Kroh

16. November 2013, Dresden

# **Inhaltsverzeichnis**

I.	Ra	indwertaufgaben (RWA)	3	
1.	Formulierung und näherungsweise Lösung von Randwertaufgaben (RWA)			
	1.1.	Randwertaufgabe (RWA)	4	
	1.2.	Formulierung der Randwertaufgabe	4	
		1.2.1. Differentielle Formulierung	4	
		1.2.2. Variationsformulierung	5	
		1.2.3. Prinzip der virtuellen Arbeit	6	
	1.3.	Näherungsweises Lösen einer RWA	6	
		1.3.1. Starke Form	7	
	1.4.	Übung 1	9	
	1.5.	Übung 1 - Lösung	10	
II.	Eir	nführung in die Finite-Elemente-Methode (FEM)	11	
Ш	. Eir	nführung in die Randelemente-Methode (REM)	12	

# Teil I. Randwertaufgaben (RWA)

# 1. Formulierung und näherungsweise Lösung von Randwertaufgaben (RWA)

#### 1.1. Randwertaufgabe (RWA)

- besteht aus
  - Differentialgleichung (DGL)  $\underline{D}(\underline{u}(\underline{x})) + \rho(\underline{x}) = \underline{0} \quad \forall x \in \Omega$
  - Randbedingungen (RB)  $\underline{D_1(\underline{u}(\underline{x}))} + \underline{r_1(\underline{x})} = \underline{0} \quad \forall x \in \Gamma_1$
  - Differential operatoren  $\underline{D}(...), (\underline{D}_1(...), (\underline{D}_2(...), ...$  Differential operatoren
  - $\underline{x}$  ... Ortsvektor
  - $\underline{\rho},\underline{r_i}$  ... rechte Seite
  - $-\Gamma_1$  ... Rand mit wesentlichen Randbedingungen
  - $\Gamma_2$  ... Rand mit <u>natürlichen</u> Randbedingungen  $\Gamma_1 \cup \Gamma_2 = \Gamma; \Gamma_1 \cap \Gamma_2 = \emptyset$  (für jede Koordinatenwichtung)
- analytische Lösung nur für einfache Problemstellungen
- Annahme:
  - kinematische Annahmen (Bernoulli)
  - kinetische Annahmen

#### 1.2. Formulierung der Randwertaufgabe

Beispiel Zugstab (Graphik Zugstab einfügen)

#### 1.2.1. Differentielle Formulierung

Auswertung von Bilanzgleichungen an einem infinitessimalen Volumenelement

• Gleichgewichtsbedingung:

$$\downarrow -F_L + F_L + dF_L + q \, dx = 0$$

$$\frac{dF_L}{dx} = -q$$

$$F_L' = -q$$

• kinetische Annahme:

$$F_L = \sigma \cdot A$$

• kinematische Annahme

$$\epsilon = \frac{du}{dx} = u'$$

 $\Rightarrow$ konstitutive Beziehung (Material)

$$\sigma = E \cdot \epsilon$$

⇒ Einsetzen in die Grundgleichung

$$F_L = \sigma \cdot A = E \cdot \epsilon \cdot A \implies F'_L = (E \cdot A \cdot u')' = -q$$

Annahme: konstanter Querschnitt

$$E A u'' + q = 0 \quad \forall x \in [0, l]$$

Randbedingungen

• wesentliche RB:  $u(x=0) = \tilde{u} = 0$ 

• natürliche RB:  $F_L(x=l) = F = 0$ 

EAu'(x=l) = F = 0

Zuordnung

$$D = E A(...)''$$

$$D_1 = 1(...)$$

$$D_2 = EA(...)'$$

$$\Omega: x \in [0, l]$$

$$\Gamma_1: x = 0$$

$$\Gamma_2: x=l$$

#### 1.2.2. Variationsformulierung

**Grundlage : Variationsrechnung** Verformung eines elastischen Systems, sodass eleastisches Gesamtpotential extremal (Minimum)

Voraussetzungen:

• elastisches Materialverhalten

$$\Gamma = \frac{d\Pi_i}{d\epsilon}$$

• Potential der äußeren Lasten

$$F = \frac{d\Pi_{\epsilon}}{du}$$

Variationsformulierung für Mechanik Prinzip vom stationären Wert des elastischen Gesamtsystems

Vorgaben zur Herleitung der DGL und RB:

- Aufstellen des elastischen Gesamtpotentialfelds
- suchen des stationären Werts  $\Pi \to \min$ , max

**Kontinuum** funktional d.h. Funktion von Funktionen

$$\Pi = \Pi(u(x), u'(x), x) \rightarrow min, max$$

#### notwendige Bedingung für stionären Wert (Extremwert)

$$d\Pi = 0$$

 $d\Pi$  ... erste Variation von  $\Pi$ 

#### Bsp: Stabproblem - Aufstellen des Potentials

$$\Pi = \Pi_i - \Pi_a$$

$$\Pi_i = \Pi_f$$
 ... Veränderungspotential

$$\Pi_i = \int\limits_{\Omega} \Pi_i^* \, dV$$

#### 1.2.3. Prinzip der virtuellen Arbeit

- elektrisches Gesamtpotential: Einschränkung auf elastische Potentiallasten
- ⇒ Prinzip der virtuellen Arbeit ist allgemein anwendbar = Prinzip der virtuellen Verschiebung
  - virtuelle Arbeit  $\partial W$  wird an einem System verrichtet (durch eine geringfügige Störung  $\partial u$  des Verschiebungsfeldes u)
  - Eigenschaften von  $\partial u = \text{virtuelle Verschiebung}$ 
    - \* beliebig
    - \* infinitessimal
    - \* kinematisch zulässig ( $\partial u = 0$ )
  - Gleichgewicht (GGW) entspricht der Forderung  $\partial W = 0$   $\partial W = \partial W_{innen} + \partial W_{außen} = 0$

**Beispiel: Stab** 
$$\partial W = \int G \partial \rho \, dV - \int\limits_0^l q \, du \, dx - F du(l)$$

beliebiges Materialverhalten, keine Einschränkungen

$$\Rightarrow$$
 GGW:  $\partial W = 0$ 

$$\Gamma=E\epsilon,\,\epsilon=u',\,dV=Ad$$

$$\partial W = \int\limits_0^l E A u' \partial u' \, dx - \int\limits_0^l q \partial u \, dx - F du(l) = 0$$

- $\Rightarrow$  partielle Integration,  $\partial u(0) = 0$ , sonst  $\partial u$  beliebig liefert
  - EAu'' + q = 0 DGL
  - EAu'(l) F = 0 natürliche Randbedingung

### 1.3. Näherungsweises Lösen einer RWA

Methode der gewichteten Residuen

• Ansatz für Feldvariable, z.B. Verschiebung

$$u(x) \sim \tilde{u}(x)$$

$$\tilde{u}(x) = \sum_{i=1}^{n} g_i(x) u_i$$

 $g_i$  ... Basisfunktion

 $u_i$  ... Ansatzfreiwerte

• DGL und RB werden im Ansatz nicht mehr exakt ermittelt  $\Rightarrow$  Residuen  $\eta_i(x)$ 

$$D(\tilde{u}(x)) + \rho(x) = \eta(x) \neq 0 \qquad \forall x \in \Gamma$$

$$D_1(\tilde{u}(x)) + r_1(x) = \eta_1(x) \neq 0 \qquad \forall x \in \Gamma_1$$

$$D_L(\tilde{u}(x)) + r_L(x) = \eta_L(x) \neq 0 \qquad \forall x \in \Gamma_L$$

- Multiplikation der Residuen der DGL  $\eta(x)$
- $\Rightarrow$ Näherungslösung erfüllt Forderung  $\int\limits_{W}\eta(x)\,w(x)\,dx=0$
- Ziel: GLS zur Berechnung der Freiwerte  $u_i$
- Verfahren definiert durch:
  - \* Form der gewichteten Residuen
  - \* Wahl der Wichtungsfunktion

#### 1.3.1. Starke Form

$$\int\limits_0^l \eta(x)\,w(x)\,dx=0$$

Beispiel: Zugstab

- Voraussetzungen: Ansatz ...
  - zweimal stetig (nicht trivial) differenzierbar
  - alle Randbedingungen ( $\eta_1=0,\,\eta_2=0$ )
  - $\Rightarrow$  starke Form
- GLS für Freiwerte  $u_i$ 
  - $\Rightarrow$  verschiedenste Lösungsverfahren, durch unterschiedliche Wahl der Wichtungsfunktion u(x) (z.B. Kollokation, Methode der Momente, Galerkin Verfahren, Minimum des Fehlerquadratintegrals)

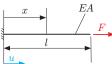
 $Be sipiel: DIRAC-Funktion\ (Kollokation)$ 

$$W(x) = \partial(x - \xi_i) \qquad \partial = \begin{cases} \infty & x = \xi \\ 0 & \text{sonst} \end{cases}$$
$$\int \eta(x) \, \partial(x - \xi) \, dx = \eta(\rho)$$

Maschinenwesen – IFKM, Professur für Nichtlineare Festkörpermechanik

#### Minimum des elastischen Gesamtpotentials - Beispiel

- Kontinuum  $\rightarrow \Pi$  ist ein Funktional, notwendige Bed.:  $\delta \Pi = 0$
- Bsp.: Zugstab belastet durch konstante Einzelkraft



• Reduktion auf diskretes System  $\delta\Pi=0 o rac{d\Pi}{du}=0$ 

$$\Pi = \int_{0}^{I} \frac{1}{2} EAu'(x)^{2} dx - Fu(I) \text{ mit } u'(x) = \varepsilon = \frac{u(I)}{I} = \text{konst.}$$

$$\Pi = \int_{0}^{I} \frac{1}{2} EA \frac{u^{2}(I)}{I^{2}} dx - Fu(I) = \frac{1}{2} EA \frac{u^{2}(I)}{I} - Fu(I)$$

• notwendige Bedingung für stationären Wert (Minimum)

$$\frac{d\Pi}{du} = \frac{EA}{I}u(I) - F = 0 \rightarrow u(I) = \frac{FI}{EA}$$
Numerische Methoden I – FEM/REM

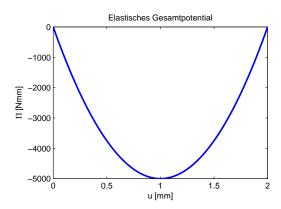
Dresden, 23.10.2013

Folie 3 von 8



Maschinenwesen – IFKM, Professur für Nichtlineare Festkörpermechanik

#### Minimum des elastischen Gesamtpotentials - Beispiel



$$\Pi = \frac{1}{2}EA\frac{u^2}{I} - Fu$$

Dresden, 23.10.2013

Numerische Methoden I – FEM/REM

Folie 4 von 8



#### Näherungsverfahren auf Basis der starken Form -Übersicht

- ullet Einarbeitung der RB in den Ansatz  $ightarrow ilde{u} = g_0(x) + \sum_{i=1}^n g_i(x) u_i$
- Gewichtetes Residuum  $\int\limits_0^I \underbrace{(EA\tilde{u}^{\prime\prime}(x)+p(x))}_{\eta(x)} w_i(x) \ dx = 0 \rightarrow i = 1 \dots n$  Gleichungen für  $u_i$

Verfahren	Wichtungsfunktion	GLS (n Gleichungen) aus
Kollokation	Dirac-Impuls $w_i(x) = \delta(x - \xi_i)$	$ \eta(\xi_i) = 0  \rightarrow EAu''(\xi_i) + p(\xi_i) = 0 $
Methode der Momente	$n$ linear unabhängige Funktionen $w_i(x) = x^i, i = 0 \dots n - 1$	$\int_{0}^{I} \eta(x) w_{i}(x) \ dx = 0$
Galerkin-Verfahren	Basisfunktionen des Ansatzes $w_i(x) = g_i(x)$	$\int_{0}^{I} \eta(x)g_{i}(x) dx = 0$
Minimum des Fehler- quadratintegrals	$w_i(x) = \frac{\partial \eta(x)}{\partial u_i}$	$\int_{0}^{I} \eta^{2}(x) dx \rightarrow \min$

#### 1.4. Übung 1

Numerische Methoden 1 – FEM/REM Dr.-Ing. M. Kästner

WS 2013/2014

#### Übung 1

Zugstab mit elastischer Bettung – Methode der gewichteten Residuen (starke Form)

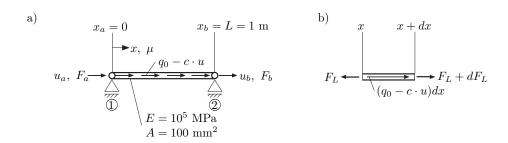


Abbildung 1: a) Zugstab mit elastischer Bettung, b) differentielles Stabelement

Der in Abb. 1 a) dargestellte Zugstab ist am Knoten 1 mit der Verschiebung  $u_a = 0.1$  mm, am Knoten 2 mit der Kraft  $F_b = 10^4$  N und der konstanten Streckenlast  $q_0 = 100$  N/mm belastet. Unter Berücksichtigung der verschiebungsproportionalen elastischen Bettung  $q_c = c \cdot u$  ist anhand eines differentiellen Stabelements die Differentialgleichung (DGL) der Randwertaufgabe (RWA) herzuleiten.

Mittels der "Methode der gewichteten Residuen" ist mit dem polynomialen Verschiebungsansatz

$$u(\mu) = u_0 + u_1 \mu + u_2 \mu^2$$
, mit  $\mu = x/L$ 

eine Näherungslösung zu ermitteln. Bestimmen Sie die Ansatzfreiwerte mittels:

- 1. Kollokationsmethode
- 2. Methode der Momente
- 3. Verfahren von Galerkin
- 4. Verfahren vom Minimum des Fehlerquadratintegrals

für die Fälle a)  $c=0~\mathrm{N/mm^2}$  und b)  $c=100~\mathrm{N/mm^2}$  und vergleichen Sie die Ergebnisse mit der exakten Lösung.

#### Analytische Lösung:

Analytische Lösung: 
$$c = 0: \\ u(x) = -\frac{q_0}{2EA}x^2 + C_0x + C_1 \\ \text{mit} \\ C_0 = \frac{F_b + q_0L}{EA} \\ C_1 = u_a \\ C_2 = \frac{u_a - \frac{q_0}{c} - \frac{F_b}{\beta e^{\beta L}EA}}{1 + e^{-2\beta L}} \\ C_2 = \frac{u_a - \frac{q_0}{c} - \frac{F_b}{\beta e^{\beta L}EA}}{1 + e^{-2\beta L}}$$

# 1.5. Übung 1 - Lösung

usw.

# Teil II.

Einführung in die Finite-Elemente-Methode (FEM)

## Teil III.

# Einführung in die Randelemente-Methode (REM)