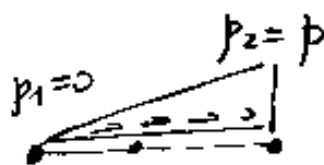


- Etapa 4 - Matriz de rigidez do elemento
- Vetor das forças nodais equivalentes

$$K^{(1)} = \frac{EA}{3 \times 1} \begin{bmatrix} 7 & -8 & 1 \\ -8 & 16 & -8 \\ 1 & -8 & 7 \end{bmatrix}$$

$$F^{(1)} = \frac{1}{6} \begin{bmatrix} 0 \\ 2(0+p) \\ p \end{bmatrix} = \frac{1}{6} \begin{bmatrix} 0 \\ 2p \\ p \end{bmatrix}$$



- Etapa 5 - Operações de "spalhamento": Determinação da matriz de rigidez da estrutura e do vetor das forças nodais equivalentes globais.

$$K_{11} = K_{22}^{(1)} = \frac{EA}{3} \times 16$$

(utilizando a informação contida na tabela de incidências)

$$F_1 = F_2^{(1)} = \frac{2p}{6} = \frac{p}{3}$$

(utilizando de novo a tabela de incidências)

- Etapa 6 - Resolução da equação do M.E.F.

$$K_{11} d_1 = F_1 \Rightarrow \frac{EA}{3} \times 16 d_1 = \frac{p}{3}$$

$$\Rightarrow \boxed{d_1 = \frac{p}{16EA}}$$

Nota: O factor de α tem sido de modo o valor exacto para o deslocamento "nodal" deve ser escolhido mais uma vez para "coincidência".

Os deslocamentos nodais obtidos através de aplicações do MEF não correspondem, regra geral, aos valores exactos.

Etapa 7 - Condensação da solução aproximada

Da aproximação definida no elemento (1) tem-se

$$u^{(1)}(x) = 4x(1-x) \times \frac{P}{16EA}$$

$$u^{(1)}(x) = (4x - 4x^2) \frac{P}{16EA}$$

Aplicando as condições de compatibilidade resulta que:

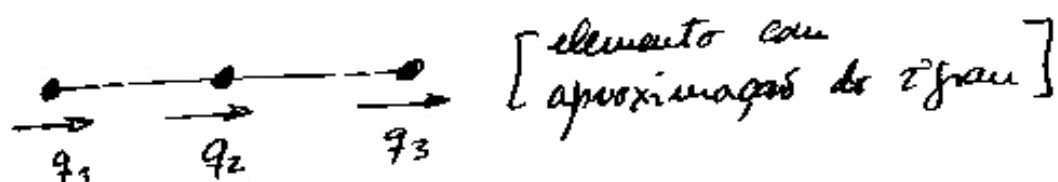
$$\varepsilon^{(1)}(x) = \frac{du(x)}{dx} = \frac{P}{16EA} (4 - 8x)$$

A aplicação das relações de elasticidade conduz a

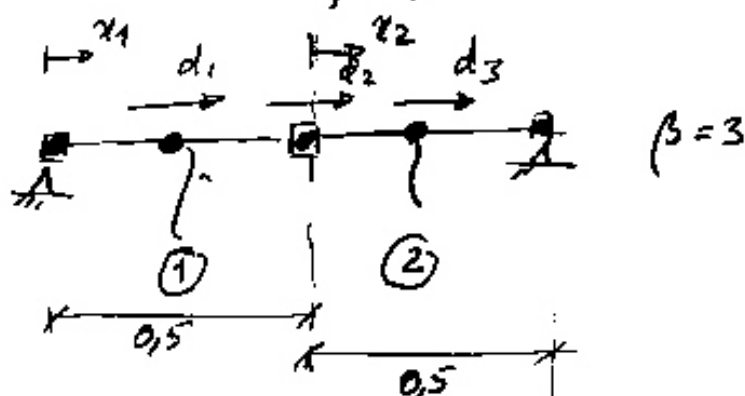
$$N^{(1)}(x) = EA \varepsilon^{(1)}(x) = \frac{P}{16} (4 - 8x)$$

III.5 Resolução do problema em uma discretização envolvendo apenas 2 elementos finitos.

Etapa 1 - Escolha do tipo de elemento finito



Etapa 2 - Escolha da malha de elementos finitos
- Identificação dos deslocamentos independentes



Etapa 3 - Definição das aproximações em cada elemento
- Definição das tabelas de incidências

Elemento 1

q	q_1	q_2	q_3
d	X	d_1	d_2

$$u^{(1)}(x_1) = \psi_1(x_1) \underbrace{q_1}_{=0} + \psi_2(x_1) \underbrace{q_2}_{=d_1} + \psi_3(x_1) \underbrace{q_3}_{=d_2}$$

$$u^{(1)}(x_1) = -\frac{4}{0.5^2} (x_1) \left(x_1 - \frac{1}{2}\right) d_1 + \frac{2}{0.5^2} (x_1) \left(x_1 - \frac{0.5}{2}\right) d_2$$

No elemento 2 tem-se

q	q_1	q_2	q_3
d	d_2	d_3	X

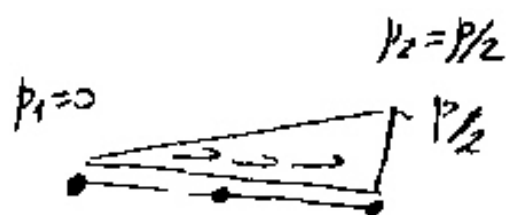
$$u^{(2)}(x_2) = \psi_1(x_2) \underbrace{q_1}_{=d_2} + \psi_2(x_2) \underbrace{q_2}_{=d_3} + \psi_3(x_2) \underbrace{q_3}_{=0}$$

$$u^{(2)}(x_2) = \frac{2}{0.5^2} \left(x_2 - \frac{0.5}{2}\right) \left(x_2 - 0.5\right) d_2 - \frac{4}{0.5^2} \left(x_2\right) \left(x_2 - \frac{0.5}{2}\right) d_3$$

Etapa 4 - Matriz de rigidez elementares
- Vetor das forças nodais equivalentes

Elemento 1

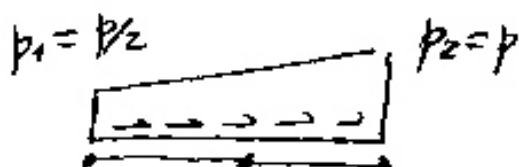
$$K^{(1)} = \frac{EA}{3 \times 0.5} \begin{bmatrix} 7 & -8 & 1 \\ -8 & 16 & -8 \\ 1 & -8 & 7 \end{bmatrix}$$



$$F^{(1)} = \frac{0.5}{6} \begin{bmatrix} 0 \\ P \\ P/2 \end{bmatrix}$$

Elemento 2

$$K^{(2)} = \frac{EA}{3 \times 0.5} \begin{bmatrix} 7 & -8 & 1 \\ -8 & 16 & -8 \\ 1 & -8 & 7 \end{bmatrix}$$



$$F^{(2)} = \frac{0.5}{6} \begin{bmatrix} P/2 \\ 3P \\ P \end{bmatrix}$$

Etapas - Montagem da rigidez global

Vetor das forças nodais equivalentes

• Cálculo utilizando apenas as tabelas de matrizes

$$K_{11} = K_{22}^{(1)} = \frac{EA}{1.5} (16)$$

$$K_{22} = K_{33}^{(1)} + K_{11}^{(2)} = \frac{EA}{1.5} (7 + 7)$$

$$K_{12} = K_{23}^{(1)} = \frac{EA}{1.5} (-8)$$

$$K_{23} = K_{12}^{(2)} = \frac{EA}{1.5} (-8)$$

$$K_{13} = 0$$

$$K_{33} = K_{22}^{(2)} = \frac{EA}{1.5} (16)$$

3.16

$$\textcircled{K} = \frac{EA}{1.5} \begin{bmatrix} 16 & -8 & 0 \\ -8 & 14 & -8 \\ 0 & -8 & 16 \end{bmatrix}$$

matriz de rigidez da estrutura

$$F_1 = F_2^{(1)} = \frac{0.5}{6} \times p$$

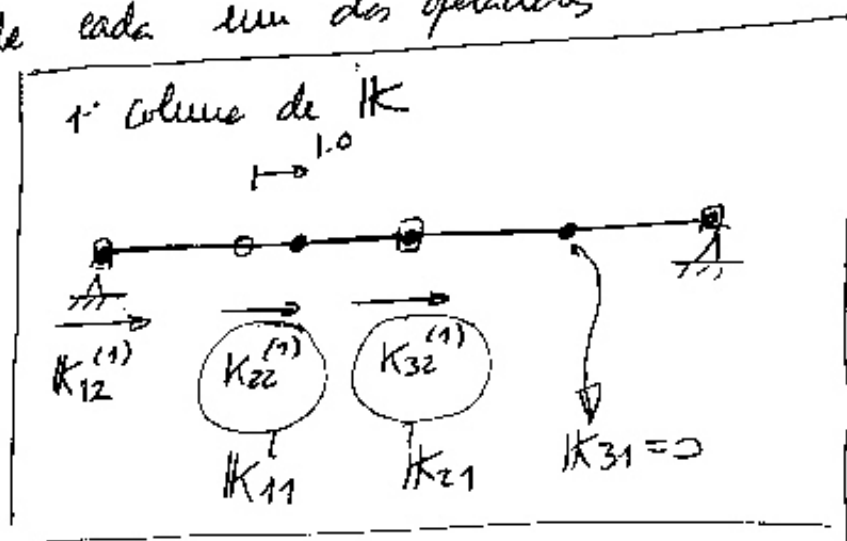
$$F_2 = F_3^{(1)} + F_1^{(2)} = \frac{0.5}{6} \times p/2 + \frac{0.5}{6} \times p/2 = \frac{0.5}{6} \times p$$

$$F_3 = F_2^{(2)} = \frac{0.5}{6} \times 3p$$

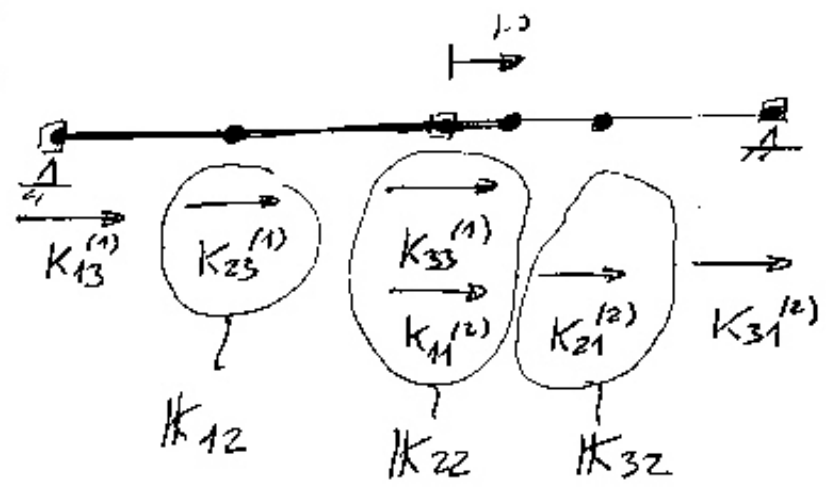
$$\textcircled{F} = \frac{1}{12} \begin{bmatrix} p \\ p \\ 3p \end{bmatrix}$$

Forças nodais equivalentes globais

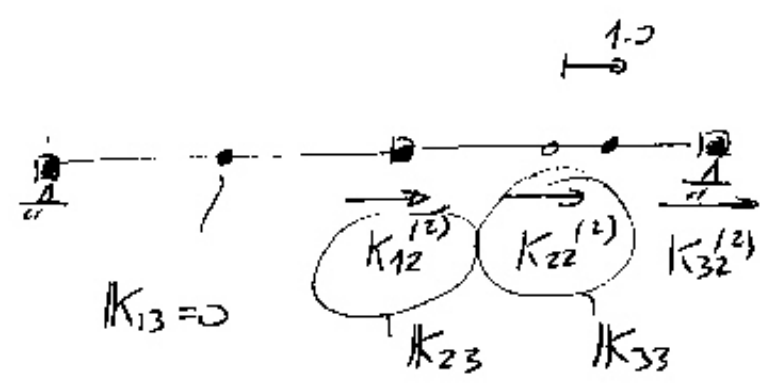
- Cálculo utilizando-se o significado físico de cada um dos operadores



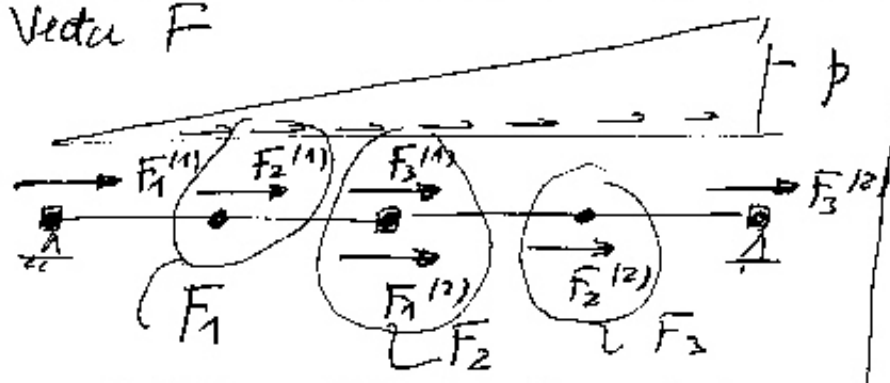
2ª coluna de K



3ª coluna de K



Vector F



3.12

Etapa 6 - Resolução de equações de MEF,

$$\underline{K} \underline{d} = \underline{F}$$

$$\frac{EA}{1,5} \begin{bmatrix} 16 & -8 & 0 \\ -8 & 14 & -8 \\ 0 & -8 & 16 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{bmatrix} = \frac{p}{12} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ 3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{bmatrix} = \frac{1}{EA} \begin{bmatrix} 0,0391 \\ 0,0625 \\ 0,0547 \end{bmatrix}$$

Etapa 7 - Caracterização da Solução AproximadaElemento 1

$$u^{(1)}(x) = \psi_1(x) \underset{=0}{\overbrace{q_1}} + \psi_2(x) \overbrace{q_2}^{=d_1} + \psi_3(x) \overbrace{q_3}^{=d_2}$$

Substituindo valores resultz

$$u^{(1)}(x) = \frac{1}{EA} [0,1878 x_1 - 0,1256 x_1^2]$$

$$\varepsilon^{(1)}(x) = \frac{du^{(1)}(x)}{dx} = \frac{1}{EA} [0,1878 - 0,2512 x_1]$$

$$N^{(1)}(x) = EA \varepsilon^{(1)}(x) = 0,1878 - 0,2512 x_1$$

Elemento 2

$$u^{(2)}(x) = \psi_1(x) \overset{=d_2}{(q_1)} + \psi_2(x) \overset{=d_3}{(q_2)} + \psi_3(x) \overset{=0}{(q_3)}$$

$$u^{(2)}(x) = \frac{1}{EA} [0.0625 + 0.0626x - 0.375x^2]$$

$$\varepsilon^{(2)}(x) = \frac{1}{EA} [0.0626 - 0.75x]$$

$$N^{(2)}(x) = 0.0626 - 0.75x$$