

**1. Välikoe ratkaisut**

to 04.10.2018

1. Ratkaise Galerkinin menetelmällä differentiaaliyhtälö

$$\frac{d^2 u}{dx^2} + u = 2 \cdot x, \quad x \in [0,1], \quad u(0) = u(1) = 0$$

käyttäen kantafunktioita  $G_1(x)=x(x-1)$  ja  $G_2(x)=x^2(x-1)$ .  
Vertaa saatua tulosta tarkkaan ratkaisuun, kun  $x=0,5$ .

$$u(x)_{Exact} = 2 \cdot x - (2 \cdot \sin(x)) / \sin(1)$$

Basis functions  $G_1(x) = x \cdot (x - 1)$  and  $G_2(x) = x^2 \cdot (x - 1)$

$$\Rightarrow$$

$$\tilde{u}(x) = Q_1 \cdot x \cdot (x - 1) + Q_2 \cdot x^2 \cdot (x - 1) = Q_1 \cdot (x^2 - x) + Q_2 \cdot (x^3 - x^2)$$

$$\tilde{u}'(x) = Q_1 \cdot (2x - 1) + Q_2 \cdot (3x^2 - 2x)$$

$$\tilde{u}''(x) = 2Q_1 + Q_2 \cdot (6x - 2) = 2Q_1 + 2Q_2 \cdot (3x - 1)$$

$$\Rightarrow$$

$$L\tilde{u} - P = 2Q_1 + 2Q_2 \cdot (3x - 1) + Q_1 \cdot (x^2 - x) + Q_2 \cdot (x^3 - x^2) - 2 \cdot x$$

$$\phi = \phi_1 \cdot (x^2 - x) + \phi_2 \cdot (x^3 - x^2)$$

$$\Rightarrow$$

$$\int_0^1 \phi \cdot (L\tilde{u} - P) \cdot dx = 0 \quad \forall \phi_i$$

$$\Rightarrow$$

$$\int_0^1 (x^2 - x) \cdot (2Q_1 + 2Q_2 \cdot (3x - 1) + Q_1 \cdot (x^2 - x) + Q_2 \cdot (x^3 - x^2) - 2 \cdot x) \cdot dx = 0 \quad \leftarrow (\phi_1 = 1, \quad \phi_2 = 0)$$

$$\int_0^1 (x^3 - x^2) \cdot (2Q_1 + 2Q_2 \cdot (3x - 1) + Q_1 \cdot (x^2 - x) + Q_2 \cdot (x^3 - x^2) - 2 \cdot x) \cdot dx = 0 \quad \leftarrow (\phi_1 = 0, \quad \phi_2 = 1)$$

$$\Rightarrow$$

$$\int_0^1 \left( 2Q_1 \cdot x^2 + 2Q_2 \cdot (3x^3 - x^2) + Q_1 \cdot (x^4 - x^3) + Q_2 \cdot (x^5 - x^4) - 2 \cdot x^3 \dots \right) \cdot dx = 0$$

$$\int_0^1 \left( -2Q_1 \cdot x - 2Q_2 \cdot (3x^2 - x) - Q_1 \cdot (x^3 - x^2) - Q_2 \cdot (x^4 - x^3) + 2 \cdot x^2 \dots \right) \cdot dx = 0$$

(... jatkuu ... cont'd )

$\Rightarrow$

$$\begin{cases} \int_0^1 \left( 2Q_1 \cdot x^2 + 2Q_2 \cdot (3x^3 - x^2) + Q_1 \cdot (x^4 - x^3) + Q_2 \cdot (x^5 - x^4) - 2 \cdot x^3 \dots \right) \cdot dx = 0 \\ \int_0^1 \left( -2Q_1 \cdot x - 2Q_2 \cdot (3x^2 - x) - Q_1 \cdot (x^3 - x^2) - Q_2 \cdot (x^4 - x^3) + 2 \cdot x^2 \right) \cdot dx = 0 \end{cases} \quad (\dots \text{jatkuu} \dots \text{cont'd})$$

⇒

$$\begin{cases} \int_0^1 \left( 2Q_1 \cdot \frac{x^3}{3} + 2Q_2 \cdot \left( 3 \cdot \frac{x^4}{4} - \frac{x^3}{3} \right) + Q_1 \cdot \left( \frac{x^5}{5} - \frac{x^4}{4} \right) + Q_2 \cdot \left( \frac{x^6}{6} - \frac{x^5}{5} \right) - 2 \cdot \frac{x^4}{4} \dots \right) = 0 \\ \int_0^1 \left( -2Q_1 \cdot \frac{x^2}{2} - 2Q_2 \cdot \left( 3 \cdot \frac{x^3}{3} - \frac{x^2}{2} \right) - Q_1 \cdot \left( \frac{x^4}{4} - \frac{x^3}{3} \right) - Q_2 \cdot \left( \frac{x^5}{5} - \frac{x^4}{4} \right) + 2 \cdot \frac{x^3}{3} \right) = 0 \end{cases} \quad (\dots \text{jatkuu} \dots \text{cont'd})$$

⇒

$$\begin{cases} \left( \frac{2}{3} - \frac{1}{20} - \frac{2}{2} + \frac{1}{12} \right) \cdot Q_1 + \left( \frac{5}{6} - \frac{1}{30} - \frac{6}{6} + \frac{1}{20} \right) \cdot Q_2 = -\frac{1}{6} \\ \left( \frac{2}{4} - \frac{1}{30} - \frac{2}{3} + \frac{1}{20} \right) \cdot Q_1 + \left( \frac{14}{20} - \frac{1}{42} - \frac{5}{6} + \frac{1}{30} \right) \cdot Q_2 = -\frac{1}{10} \end{cases} \Rightarrow \begin{bmatrix} -\frac{18}{60} & -\frac{9}{60} \\ \frac{9}{60} & -\frac{39}{315} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} -\frac{1}{6} \\ -\frac{1}{10} \end{Bmatrix}$$

⇒

$$\begin{Bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{18}{60} & -\frac{9}{60} \\ \frac{9}{60} & -\frac{39}{315} \end{bmatrix}^{-1} \cdot \begin{Bmatrix} -\frac{1}{6} \\ -\frac{1}{10} \end{Bmatrix} = \frac{1}{\left( \frac{18 \cdot 39}{60 \cdot 315} - \frac{9 \cdot 9}{3600} \right)} \cdot \begin{bmatrix} -\frac{39}{315} & \frac{9}{60} \\ \frac{9}{60} & -\frac{18}{60} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} -\frac{1}{6} \\ -\frac{1}{10} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \frac{142}{369} \\ \frac{14}{41} \end{Bmatrix} \approx \begin{Bmatrix} 0,4011 \\ 0,3415 \end{Bmatrix}$$

⇒

**Solution**

$$\tilde{u}(x) = \frac{142}{369} \cdot (x^2 - x) + \frac{14}{41} \cdot (x^3 - x^2)$$

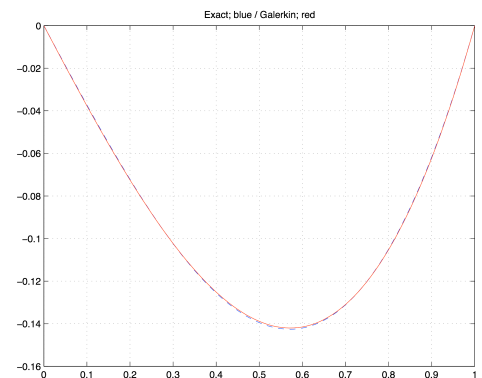
$$\tilde{u}(0,5) = \frac{142}{369} \cdot (0,5^2 - 0,5) + \frac{14}{41} \cdot (0,5^3 - 0,5^2) \approx -0,1389 \quad \leftarrow \leftarrow (1)$$

**Exact solution**

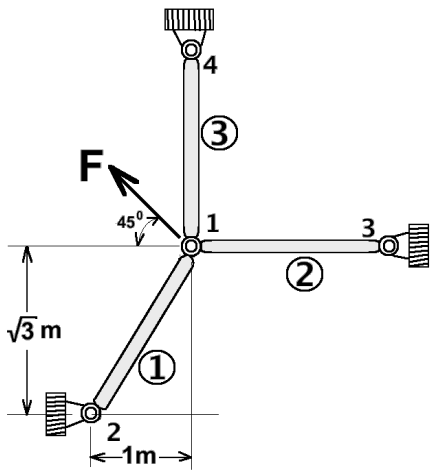
$$u(x)_{Exact} = 2 \cdot x - 2 \cdot \sin(x) / \sin(1)$$

$$u(0,5)_{Exact} = 2 \cdot 0,5 - 2 \cdot \sin(0,5) / \sin(1) \approx -0,1395 \quad \leftarrow \leftarrow (2)$$

$$\Rightarrow (x = 0,5)$$

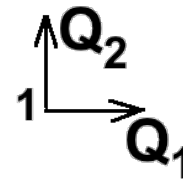


The Galerkin approximate solution (1)  $\cong$  The exact analytical solution of the differential equation (2)



2. Määritä kuvassa olevan kolmisauvaisen ristikon solmun **1** siirtymät ja sauvojen normaalijännitykset elementtimenetelmällä. Sauva **1** on pystysuoraan nähden kulmissa **30°**. Sauva **2** on vaakasuorassa. Sauva **3** on pystysuorassa. Sauvojen pituus on **2 m**. Materiaalin kimmomoduuli **E=70 GPa** ja sauvojen poikkipinta-ala **A=500 mm<sup>2</sup>**. Solmuun **1** vaikuttaa kuormitusvoima **F = 50000 · √2 N** vaakasuoraan nähden kulmassa **45°**. Laske lisäksi solmun **1** pystysuuntainen siirtymä, jos tämän solmun vaakasuuntainen siirtymä on estetty.

$$E = 70 \text{ GPa}, A = 500 \text{ mm}^2, F = 50000 \cdot \sqrt{2} \text{ N}, L = 2 \text{ m}$$



Sauva 1 , Element 1

$$A_1 = 500 \text{ mm}^2 = 500 \cdot 10^{-6} \text{ m}^2, \quad 2 \rightarrow 1 \quad l_1 = \frac{1}{2}, \quad m_1 = \frac{\sqrt{3}}{2}, \quad L_1 = 2 \text{ m} = L,$$

Sauva 2 , Element 2

$$A_2 = 500 \text{ mm}^2 = 500 \cdot 10^{-6} \text{ m}^2, \quad 3 \rightarrow 1 \quad l_2 = -\frac{2}{2} = -1, \quad m_2 = \frac{0}{2} = 0, \quad L_2 = 2 \text{ m} = L,$$

Sauva 3 , Element 3

$$A_3 = 500 \text{ mm}^2 = 500 \cdot 10^{-6} \text{ m}^2, \quad 4 \rightarrow 1 \quad l_3 = 0, \quad m_3 = -1, \quad L_3 = 2 \text{ m} = L,$$

Kaksi vapausastetta 2 DOF , (1 horizontal  $Q_1$  , 2 vertical  $Q_2$ ) , Node 1

$$k_e = \frac{EA}{l_e} \begin{bmatrix} l^2 & lm \\ lm & m^2 \end{bmatrix}, \quad k_1 = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} 1/4 & \sqrt{3}/4 \\ \sqrt{3}/4 & 3/4 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \end{matrix}, \quad k_2 = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \end{matrix}, \quad k_3 = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \end{matrix}$$

⇒

$$[K] = \sum_{i=1}^3 k_i = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} 5/4 & \sqrt{3}/4 \\ \sqrt{3}/4 & 7/4 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \end{matrix}, \quad \{F\} = \begin{Bmatrix} -50000 \\ 50000 \end{Bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \end{matrix}$$

⇒

$$[K]\{Q\} = \{F\} \quad \det = 5 \cdot 7/16 - (\sqrt{3}/4)^2 = \frac{32}{16}$$

⇒

$$\begin{Bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \end{Bmatrix} = [K]^{-1} \{F\} = \frac{L}{EA} \cdot \frac{1}{\det} \begin{bmatrix} 7/4 & -\sqrt{3}/4 \\ -\sqrt{3}/4 & 5/4 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} -50000 \\ 50000 \end{Bmatrix} =$$

→

$$\begin{Bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \end{Bmatrix} = \frac{2000 \cdot 16}{70 \cdot 10^3 \cdot 500 \cdot 32} \begin{Bmatrix} (7/4) \cdot (-50000) - (\sqrt{3}/4) \cdot 50000 \\ (\sqrt{3}/4) \cdot 50000 + (5/4) \cdot 50000 \end{Bmatrix} \approx \begin{Bmatrix} -3,1186 \\ 2,4043 \end{Bmatrix} \text{ mm}$$

### Stress in the element 1

Node 2 fixed  $\Rightarrow q_1 = q_2 = 0$  ,  $q_3 = Q_1$  ,  $q_4 = Q_2$  Node 2  $\rightarrow$  Node 1

$$\sigma_1 = \frac{E}{L_1} \begin{bmatrix} -l_1 & -m_1 & l_1 & m_1 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \end{Bmatrix} = \frac{70 \cdot 10^3}{2000} \left[ \frac{1}{2} \cdot (-3,1186) + \frac{\sqrt{3}}{2} \cdot (2,4043) \right] \approx 18,3 \text{ MPa}$$

$\Rightarrow$

$$\sigma_1 = 18 \text{ MPa}$$

---

### Stress in the element 2

Node 3 fixed  $\Rightarrow q_1 = q_2 = 0$  ,  $q_3 = Q_1$  ,  $q_4 = Q_2$  Node 3  $\rightarrow$  Node 1

$$\sigma_2 = \frac{E}{L_2} \begin{bmatrix} -l_2 & -m_2 & l_2 & m_2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \end{Bmatrix} = \frac{70 \cdot 10^3}{2000} [(-1) \cdot (-3,1186) + (0) \cdot (2,4043)] \approx 109,1 \text{ MPa}$$

$\Rightarrow$

$$\sigma_2 = 109 \text{ MPa}$$

---

### Stress in the element 3

Node 4 fixed  $\Rightarrow q_1 = q_2 = 0$  ,  $q_3 = Q_1$  ,  $q_4 = Q_2$  Node 4  $\rightarrow$  Node 1

$$\sigma_3 = \frac{E}{L_3} \begin{bmatrix} -l_3 & -m_3 & l_3 & m_3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \end{Bmatrix} = \frac{70 \cdot 10^3}{2000} [0 \cdot (-3,1186) - 1 \cdot (2,4043)] \approx -84,2 \text{ MPa}$$

$\Rightarrow$

$$\sigma_3 = -84 \text{ MPa}$$

Vain pystysuuntainen liike solmussa 1; Only vertical displacement of the node 1;  $Q_3$

Vapausaste  $Q_1$  eliminoidaan; Elimination of  $Q_1$

$$[K] = \sum_{i=1}^3 k_i = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} 5/4 & \sqrt{3}/4 \\ \sqrt{3}/4 & 7/4 \end{bmatrix} \cdot 2$$

$$\{F\} = \begin{Bmatrix} -50000 \\ 50000 \end{Bmatrix} \cdot 2$$

$\uparrow Q_3$   
1

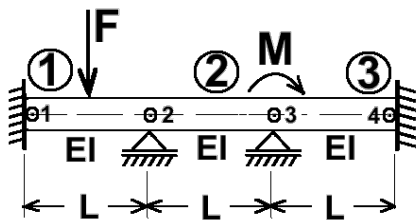
$\Rightarrow$

$$\frac{E \cdot A}{L} \cdot \frac{7}{4} \cdot Q_3 = 50000$$

$\Rightarrow$

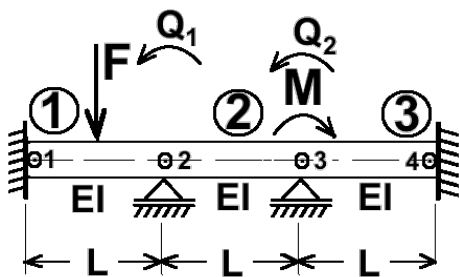
Siirtymä : Displacement  $Q_3$

$$Q_3 = \frac{L}{E \cdot A} \cdot \frac{4}{7} \cdot 50000 = \frac{2000}{70000 \cdot 500} \cdot \frac{4}{7} \cdot 50000 \approx 1,63 \text{ mm} \leftarrow \leftarrow$$



3. Määritä elementtimenetelmällä kuvan päistään päistään jäykästi ja keskeltä solmuista 2 ja 3 vapaasti tuetun vaakapalkin kiertymät, kun elementin 1 keskellä vaikuttaa pistevoima  $F$  alaspäin ja solmussa 3 vaikuttaa pistemomentti  $M$ . Määritä lisäksi elementin 2 keskipisteen taipuma ja taivutusmomentti vasemmassa päässä solmun 1 kohdalla. Palkin taivutusjäykkyys on  $EI$ . Palkin pituus on  $3L$ . Palkki on venymätön. Käytä ratkaisussa kolmea elementtiä.

$$E = 200 \text{ GPa}, I = 10^{-4} \text{ m}^4, L = 2 \text{ m}, F = 100 \text{ kN}, M = 100 \text{ kNm}$$



$$[k_1] = \frac{EI}{L^3} \begin{bmatrix} 12 & 6L & -12 & 6L \\ 6L & 4L^2 & -6L & 2L^2 \\ -12 & -6L & 12 & -6L \\ 6L & 2L^2 & -6L & 4L^2 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 1 \\ 2 \\ 2 \end{matrix}, \quad [k_2] = \frac{EI}{L^3} \begin{bmatrix} 12 & 6L & -12 & 6L \\ 6L & 4L^2 & -6L & 2L^2 \\ -12 & -6L & 12 & -6L \\ 6L & 2L^2 & -6L & 4L^2 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 1 \\ 2 \\ 2 \end{matrix}$$

$$[k_3] = \frac{EI}{L^3} \begin{bmatrix} 12 & 6L & -12 & 6L \\ 6L & 4L^2 & -6L & 2L^2 \\ -12 & -6L & 12 & -6L \\ 6L & 2L^2 & -6L & 4L^2 \end{bmatrix} \begin{matrix} 2 \\ 2 \\ 1 \\ 1 \end{matrix}$$

⇒

After elimination

$$[K] = \frac{EI}{L} \begin{bmatrix} 8 & 2 \\ 2 & 8 \end{bmatrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \end{matrix}, \quad \det[K] = 8 \cdot 8 - (2) \cdot (2) = 60$$

Loading vector      Equivalent nodal moment (node 2) and point moment (node 3)  
(Nodes 2 and 3)

$$\{F\} = \begin{Bmatrix} F_1 \\ F_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \frac{F \cdot L}{8} \\ -M \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 25000 \\ -100000 \end{Bmatrix} \cdot 10^3 \text{ Nmm}$$

⇒

⇒

Kiertymät  $Q_1$  ja  $Q_2$       Slopes  $Q_1$  and  $Q_2$

$$\begin{Bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \end{Bmatrix} = [K]^{-1} \cdot \{F\} = \frac{L}{EI} \cdot \frac{1}{\det} \begin{bmatrix} 8 & -2 \\ -2 & 8 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \frac{F \cdot L}{8} \\ -M \end{Bmatrix} = \frac{2000}{2 \cdot 10^5 \cdot 10^8} \cdot \frac{1}{60} \begin{bmatrix} 8 & -2 \\ -2 & 8 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} \frac{100000 \cdot 2}{8} \\ -100000 \end{Bmatrix} \cdot 10^3$$

⇒

$$\begin{Bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \end{Bmatrix} = \frac{2000}{2 \cdot 10^5 \cdot 10^8} \cdot \frac{1}{60} \begin{Bmatrix} 8 \cdot \frac{100000 \cdot 2}{8} - 2 \cdot 100000 \\ -2 \cdot \frac{100000 \cdot 2}{8} + 8 \cdot (-100000) \end{Bmatrix} \cdot 10^3 \approx \begin{Bmatrix} 6,667 \cdot 10^{-4} \\ -1,40 \cdot 10^{-3} \end{Bmatrix} \quad \leftarrow$$

⇒

$$\begin{Bmatrix} Q_1 \\ Q_2 \end{Bmatrix} \approx \begin{Bmatrix} 0,03820^\circ \\ -0,0812^\circ \end{Bmatrix}$$

-----

Taipuma vasemmanpuoleisten tukien keskellä

The deflection at the midpoint between the left supports (-0,375 mm)

Element 1

$$H_1 = \frac{1}{4}(2 - 3\xi + \xi^3) \quad , \quad H_2 = \frac{1}{4}(1 - \xi - \xi^2 + \xi^3)$$

$$H_3 = \frac{1}{4}(2 + 3\xi - \xi^3) \quad , \quad H_4 = \frac{1}{4}(-1 - \xi + \xi^2 + \xi^3)$$

$$v(\xi) = H_1 q_1 + \frac{l_e}{2} H_2 q_2 + H_3 q_3 + \frac{l_e}{2} H_4 q_4$$

$$q_1 = q_2 = q_3 = 0 \quad , \quad q_4 = Q_1$$

⇒

$$v(0) = \frac{L}{2} \cdot H_4(0) \cdot Q_1 - \frac{F \cdot L^3}{192 \cdot E \cdot I} = -2000 \cdot \frac{6,667 \cdot 10^{-4}}{2 \cdot 4} - 0,2083 \approx -0,375 \text{ mm} \quad \leftarrow$$

⇒

$$v(0) \approx -0,375 \text{ mm} \quad (\text{"Exact" } -0,375 \text{ mm}) \quad \leftarrow$$

-----

Taipuma keskimmäisten tukien keskellä

The deflection at the midpoint of the two mid supports

Element 2

$$H_1 = \frac{1}{4}(2 - 3\xi + \xi^3) \quad , \quad H_2 = \frac{1}{4}(1 - \xi - \xi^2 + \xi^3)$$

$$H_3 = \frac{1}{4}(2 + 3\xi - \xi^3) \quad , \quad H_4 = \frac{1}{4}(-1 - \xi + \xi^2 + \xi^3)$$

$$v(\xi) = H_1 q_1 + \frac{l_e}{2} H_2 q_2 + H_3 q_3 + \frac{l_e}{2} H_4 q_4$$

$$q_1 = q_3 = 0 \quad , \quad q_2 = Q_1 \quad , \quad q_4 = Q_2$$

⇒

$$v(0) = \frac{L}{2} \cdot H_2(0) \cdot Q_1 + \frac{L}{2} \cdot H_4(0) \cdot Q_2 = \frac{2000}{2 \cdot 4} \cdot (6,667 \cdot 10^{-4} + 1,4 \cdot 10^{-3}) \approx 0,517 \text{ mm}$$

⇒

$$v(0) \approx 0,517 \text{ mm} \quad (\text{"Exact" } 0,521 \text{ mm}) \quad \leftarrow$$

-----  
Taipuma oikeanpuoleisten tukien keskellä

The deflection at the midpoint of the element 3

Element 3

$$H_1 = \frac{1}{4}(2 - 3\xi + \xi^3) \quad , \quad H_2 = \frac{1}{4}(1 - \xi - \xi^2 + \xi^3)$$

$$H_3 = \frac{1}{4}(2 + 3\xi - \xi^3) \quad , \quad H_4 = \frac{1}{4}(-1 - \xi + \xi^2 + \xi^3)$$

$$v(\xi) = H_1 q_1 + \frac{l_e}{2} H_2 q_2 + H_3 q_3 + \frac{l_e}{2} H_4 q_4$$

$$q_1 = q_3 = q_4 = 0 \quad , \quad q_2 = Q_2$$

⇒

$$v(0) = \frac{L}{2} \cdot H_2(0) \cdot Q_2 = \frac{2000}{2 \cdot 4} \cdot (-1,4 \cdot 10^{-3}) \approx -0,35 \text{ mm}$$

⇒

$$v(0) \approx -0,35 \text{ mm} \quad (\text{"Exact" } -0,354 \text{ mm}) \quad \leftarrow$$



Taivutusmomentti vasemmassa päässä ; The bending moment of the left fixed support  
 Element 1 ; Node 1

$$\begin{Bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \end{Bmatrix} = [k_1] \cdot \{Q\} - \begin{Bmatrix} -F/2 \\ -F \cdot L/8 \\ -F/2 \\ F \cdot L/8 \end{Bmatrix} = \frac{EI}{L^3} \begin{bmatrix} 12 & 6L & -12 & 6L \\ 6L & 4L^2 & -6L & 2L^2 \\ -12 & -6L & 12 & -6L \\ 6L & 2L^2 & -6L & 4L^2 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ Q_1 \end{Bmatrix} - \begin{Bmatrix} -F/2 \\ -F \cdot L/8 \\ -F/2 \\ F \cdot L/8 \end{Bmatrix}$$

⇒

$$M_1 = -R_2 = -\left(\frac{EI}{L^3} \cdot (2L^2 \cdot Q_1) + \frac{F \cdot L}{8}\right) = -\left(\frac{2 \cdot EI}{L} \cdot Q_1 + \frac{F \cdot L}{8}\right) = -(13334000 + 25000 \cdot 10^3)$$

⇒

$$M_1 = 38,33 \text{ kNm} \quad \leftarrow \leftarrow$$

Choose basis functions  $\mathbf{G}_i$ . Determine the coefficients  $\mathbf{Q}_i$  in  $\tilde{\mathbf{u}} = \sum_{i=1}^n \mathbf{Q}_i \mathbf{G}_i$ , such that

$$\int_V \phi(L\tilde{\mathbf{u}} - P) dV = 0 \text{ for every } \phi \text{ of the type } \phi = \sum_{i=1}^n \phi_i G_i .$$

$$k_e = \frac{EA_e}{l_e} \begin{bmatrix} l^2 & lm & -l^2 & -lm \\ lm & m^2 & -lm & -m^2 \\ -l^2 & -lm & l^2 & lm \\ -lm & -m^2 & lm & m^2 \end{bmatrix} , \quad l = \frac{x_2 - x_1}{l_e} , \quad m = \frac{y_2 - y_1}{l_e}$$

$$\sigma = \frac{E_e}{l_e} \begin{bmatrix} -l & -m & l & m \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} q_1 \\ q_2 \\ q_3 \\ q_4 \end{Bmatrix}$$

$$k_e = \frac{EI}{l_e^3} \begin{bmatrix} 12 & 6l_e & -12 & 6l_e \\ 6l_e & 4l_e^2 & -6l_e & 2l_e^2 \\ -12 & -6l_e & 12 & -6l_e \\ 6l_e & 2l_e^2 & -6l_e & 4l_e^2 \end{bmatrix}$$

$$H_1 = \frac{1}{4}(2 - 3\xi + \xi^3) \quad , \quad H_2 = \frac{1}{4}(1 - \xi - \xi^2 + \xi^3)$$

$$H_3 = \frac{1}{4}(2 + 3\xi - \xi^3) \quad , \quad H_4 = \frac{1}{4}(-1 - \xi + \xi^2 + \xi^3)$$

$$v(\xi) = H_1 q_1 + \frac{l_e}{2} H_2 q_2 + H_3 q_3 + \frac{l_e}{2} H_4 q_4$$

