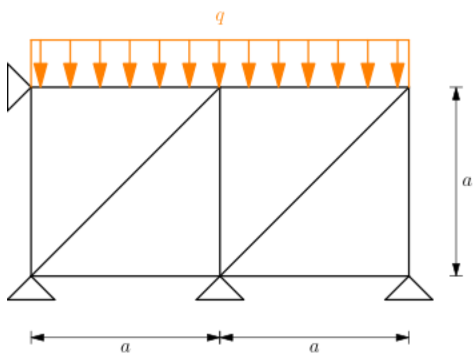
Introducción a elementos finitos
Examen final II-2016

1. Dada la placa delgada de espesor t en tensión plana simplemente apoyada, sujeta a una carga q por unidad de superficie. Si se resuelve usando elementos finitos rectangulares, deduzca la matriz de rigidez para dicho elemento.



Solución

La matriz de rigidez es

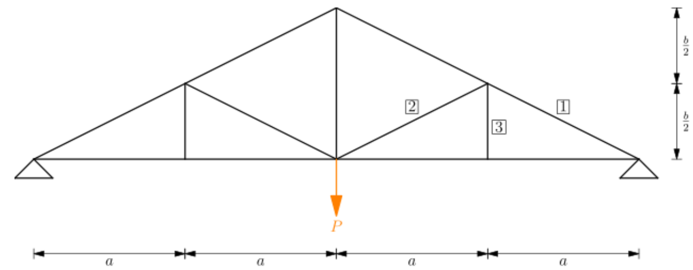
$$K = \int_{-1}^{1}\int_{-1}^{1} B^{\mathrm{T}}\, C\, B\, \det J\, t\, ds\, dr$$

La matriz constitutiva es

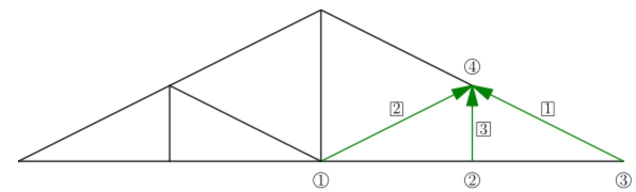
$$C = \frac{E}{1-\nu^2}\begin{bmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{bmatrix}$$

continuará

2. Dada la armadura sujeta a una carga P, con barras de sección transversal A. Encontrar la matriz de rigidez en coordenadas globales para cada uno de los elementos de la armadura de módulo elástico E.



Solución



Coordenadas de nodos

$$① = [2a, 0] \quad ③ = [4a, 0]$$
$$② = [3a, 0] \quad ④ = [3a, \tfrac{b}{2}]$$

Elemento $\boxed{1}$, dirección ③ - ④

$$L = \sqrt{(4a-3a)^2 + \left(0 - \frac{b}{2}\right)^2} = \frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2}$$

$$\lambda_x = \frac{4a-3a}{\frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2}} = \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}}$$

$$\lambda_y = \frac{0-\frac{b}{2}}{\frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2}} = -\frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}}$$

Matriz de rotación

$$T = \begin{bmatrix} \lambda_x & -\lambda_y \\ \lambda_y & \lambda_x \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} \\ -\frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} \end{bmatrix}$$

Matriz de rigidez

$$
\begin{aligned}
k &= T^{\mathrm{T}}\, k\, T \\
&= \begin{bmatrix} \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} & -\frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} \\ \frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} \end{bmatrix} \frac{EA}{\frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2}} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} \\ -\frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} \end{bmatrix} \\
&= \frac{2EA}{\sqrt{(4a^2+b^2)^3}} \begin{bmatrix} (2a+b)^2 & -(2a-b)(2a+b) \\ -(2a-b)(2a+b) & (2a-b)^2 \end{bmatrix}
\end{aligned}
$$

Elemento $\boxed{2}$, dirección ① - ④

$$
\begin{aligned}
L &= \sqrt{(3a-2a)^2 + \left(\frac{b}{2} - 0\right)^2} = \frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2} \\
\lambda_x &= \frac{3a-2a}{\frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2}} = \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} \\
\lambda_y &= \frac{\frac{b}{2} - 0}{\frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2}} = \frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}}
\end{aligned}
$$

Matriz de rotación

$$
T = \begin{bmatrix} \lambda_x & -\lambda_y \\ \lambda_y & \lambda_x \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} & -\frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} \\ \frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} \end{bmatrix}
$$

Matriz de rigidez

$$
\begin{aligned}
k &= T^{\mathrm{T}}\, k\, T \\
&= \begin{bmatrix} \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} \\ -\frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} \end{bmatrix} \frac{EA}{\frac{\sqrt{4a^2+b^2}}{2}} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} & -\frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} \\ \frac{b}{\sqrt{4a^2+b^2}} & \frac{2a}{\sqrt{4a^2+b^2}} \end{bmatrix} \\
&= \frac{2EA}{\sqrt{(4a^2+b^2)^3}} \begin{bmatrix} (2a-b)^2 & -(2a-b)(2a+b) \\ -(2a-b)(2a+b) & (2a+b)^2 \end{bmatrix}
\end{aligned}
$$

Elemento $\boxed{3}$, dirección ② - ④

$$
\begin{aligned}
L &= \sqrt{(3a-3a)^2 + \left(\frac{b}{2} - 0\right)^2} = \frac{b}{2} \\
\lambda_x &= \frac{3a-3a}{\frac{b}{2}} = 0 \\
\lambda_y &= \frac{\frac{b}{2} - 0}{\frac{b}{2}} = 1
\end{aligned}
$$

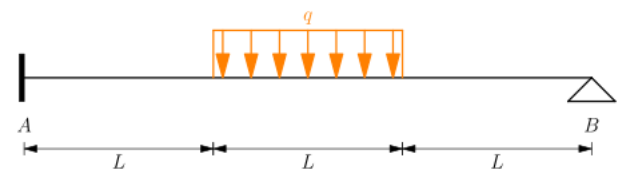
Matriz de rotación

$$
T = \begin{bmatrix} \lambda_x & -\lambda_y \\ \lambda_y & \lambda_x \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}
$$

Matriz de rigidez

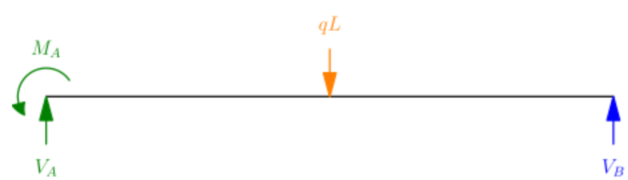
$$
\begin{aligned}
k &= T^{\mathrm{T}}\, k\, T \\
&= \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -1 & 0 \end{bmatrix} \frac{EA}{\frac{b}{2}} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{bmatrix} \\
&= \frac{2EA}{b} \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}
\end{aligned}
$$

3. Resolver la estructura.



Solución

Estructura equivalente

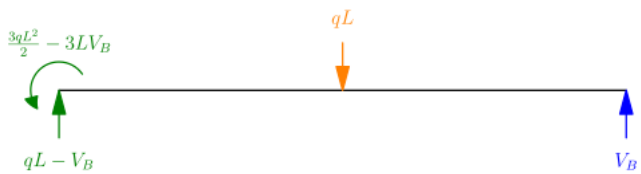


Suma de fuerzas y momentos

$$V_A - qL + V_B = 0$$
$$M_A - qL\left(\frac{3L}{2}\right) + V_B(3L) = 0$$

Despejando V_A y M_A

$$V_A = qL - V_B$$
$$M_A = \frac{3qL^2}{2} - 3LV_B$$



Momento de $0 \leqslant x \leqslant L$

$$M = -M_A + V_A x = -\frac{3qL^2}{2} + 3LV_B + (qL - V_B)x$$

Momento de $L \leqslant x \leqslant 2L$

$$M = -M_A + V_A x - \frac{q}{2}(x - L)^2 = -2qL^2 + 3LV_B + 2qLx - V_B x - \frac{q}{2}x^2$$

Momento de $L \geqslant x \geqslant 0$

$$M = V_B x$$

Energía de deformación por flexión

$$U_i = \int_0^L \frac{M^2}{2EI}\,dx + \int_L^{2L} \frac{M^2}{2EI}\,dx + \int_0^L \frac{M^2}{2EI}\,dx$$

Reemplazando

$$\begin{aligned} U_i = &\frac{1}{2EI}\int_0^L \left[-\frac{3qL^2}{2} + 3LV_B + (qL - V_B)x\right]^2 dx \\ &+ \frac{1}{2EI}\int_L^{2L} \left(-2qL^2 + 3LV_B + 2qLx - V_B x - \frac{q}{2}x^2\right)^2 dx \\ &+ \frac{1}{2EI}\int_0^L (V_B x)^2 dx \end{aligned}$$

Integrando

$$U_i = \frac{L^3}{120EI}\left(68q^2L^2 - 345qLV_B + 540V_B^2\right)$$

Minimizando

$$\frac{dU_i}{dV_B} = -\frac{L^3}{8EI}\left(23qL - 72V_B\right) = 0$$

Despejando V_B

$$V_B = \frac{23qL}{72}$$

Reemplazando en las demás reacciones

$$V_A = qL - V_B = qL - \frac{23qL}{72} = \frac{49qL}{72}$$
$$M_A = \frac{3qL^2}{2} - 3LV_B = \frac{3qL^2}{2} - 3L\left(\frac{23qL}{72}\right) = \frac{13qL^2}{24}$$

4. Escribir las estructuras para hallar los puntos de Gauss y los pesos por el método de Newton-Cotes.

Solución

Puntos de muestreo

$$\int_{-1}^{+1} P(r)\, r^k\, dr = 0 \quad \text{para} \quad k = 0, 1, 2, \ldots, n-1$$

Pesos

$$w_i = \int_{-1}^{+1} \ell_i(r)\, dr \quad \text{para} \quad k = 1, 2, 3, \ldots, n$$