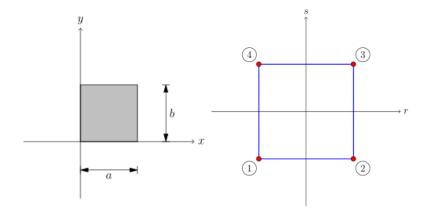
# Introducción a elementos finitos Segundo Parcial II-2016

1. Calcular la matriz de rigidez de la placa de espesor t sujeta a esfuerzo plano, usando un elemento en coordenadas naturales



## Solución

Funciones de forma unidimensionales de dos nodos

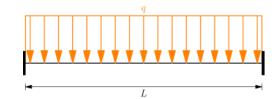
$$N(r) = \begin{bmatrix} \frac{1}{2} - \frac{1}{2}r & \frac{1}{2} + \frac{1}{2}r \end{bmatrix}$$
$$N(s) = \begin{bmatrix} \frac{1}{2} - \frac{1}{2}s & \frac{1}{2} + \frac{1}{2}s \end{bmatrix}$$

Multiplicando

$$N(r,s) = \begin{bmatrix} \frac{1}{2} - \frac{1}{2}r\\ \frac{1}{2} + \frac{1}{2}r \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{1}{2} - \frac{1}{2}s & \frac{1}{2} + \frac{1}{2}s \end{bmatrix} =$$

continuará

2. Obtener la expresión de la matriz de rigidez con  $E,\,I,\,A$  constantes por el método de Galerkin



### Solución

Ecuación diferencial de la viga

$$EI\frac{d^4v}{dx^4} - q(x) = 0$$

La función ponderada será

$$W = \phi(x)$$

Aplicando el método de Galerkin

$$\int_{0}^{L} \left( EI \frac{d^{4}v}{dx^{4}} - q \right) \phi \, dx = \int_{0}^{L} \phi \, EI \frac{d^{4}v}{dx^{4}} \, dx - \int_{0}^{L} \phi \, q \, dx = 0$$

Usando el teorema de Gauss o integrando por partes

$$\left( \phi E I \frac{d^3 v}{dx^3} - \frac{d\phi}{dx} E I \frac{d^2 v}{dx^2} \right) \Big|_0^L + \int_0^L \frac{d^2 \phi}{dx^2} E I \frac{d^2 v}{dx^2} dx - \int_0^L \phi \, q \, dx = 0$$

Cortante y momento

$$V = EI \frac{d^3v}{dx^3}$$
$$M = EI \frac{d^2v}{dx^2}$$

Reemplazando

$$\left(\phi V - \frac{d\phi}{dx} M\right) \Big|_{0}^{L} + EI \int_{0}^{L} \frac{d^{2}\phi}{dx^{2}} \frac{d^{2}v}{dx^{2}} dx - \int_{0}^{L} \phi q dx = 0$$

Reordenando

$$EI \int_{0}^{L} \frac{d^{2}\phi}{dx^{2}} \frac{d^{2}v}{dx^{2}} dx = \int_{0}^{L} \phi \, q \, dx + \left( -\phi \, V + \frac{d\phi}{dx} \, M \right) \Big|_{0}^{L}$$

La aproximación de los desplazamientos será

$$v(x) = \phi(x)$$

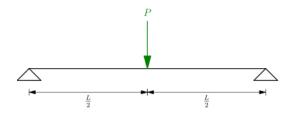
Reemplazando

$$EI \int_{0}^{L} \frac{d^{2}\phi}{dx^{2}} \frac{d^{2}\phi}{dx^{2}} dx = \int_{0}^{L} \phi q dx - \left( \phi V - \frac{d\phi}{dx} M \right) \Big|_{0}^{L}$$

La matriz de rigidez es

$$K = EI \int_0^L \frac{d^2\phi}{dx^2} \frac{d^2\phi}{dx^2} dx = EI \int_0^L \left(\frac{d^2\phi}{dx^2}\right)^2 dx$$

3. Resolver la estructura con  $E,\,I,\,A$  constantes por el método de Rayleigh-Ritz



#### Solución

La solución exacta es un polinomio de tercer grado, la aproximación del campo de desplazamientos será

$$v(x) = \begin{cases} \alpha_0 + \alpha_1 x + \alpha_2 x^2 + \alpha_3 x^3 & \text{para} \quad 0 \leqslant x \leqslant \frac{L}{2} \\ \beta_0 + \beta_1 x + \beta_2 x^2 + \beta_3 x^3 & \text{para} \quad \frac{L}{2} \leqslant x \leqslant L \end{cases}$$

Tramo  $0 \leqslant x \leqslant \frac{L}{2}$ 

Reemplazando v(0) = 0 y  $v'(\frac{L}{2}) = 0$ 

$$\alpha_0 + \alpha_1(0) + \alpha_2(0)^2 + \alpha_3(0)^3 = 0$$

$$\alpha_1 + 2\alpha_2\left(\frac{L}{2}\right) + 3\alpha_3\left(\frac{L}{2}\right)^2 = 0$$

Resolviendo

$$\alpha_0 = 0$$

$$\alpha_1 = -\left(L\alpha_2 + \frac{3L^2}{4}\alpha_3\right)$$

Reemplazando en el campo de desplazamientos

$$v = -\left(L\alpha_2 + \frac{3L^2}{4}\alpha_3\right)x + \alpha_2 x^2 + \alpha_3 x^3$$

La curvatura es

$$\kappa = \frac{d^2v}{dx^2} = 2\alpha_2 + 6\alpha_3 x$$

El funcional de energía es

$$\pi = \int_0^{\frac{L}{2}} \frac{EI}{2} \kappa^2 dx - \frac{P}{2} v(\frac{L}{2})$$

Reemplazando

$$\pi = \int_0^{\frac{L}{2}} \frac{EI}{2} (2\alpha_2 + 6\alpha_3 x)^2 dx - \frac{P}{2} \left[ -\left(L\alpha_2 + \frac{3L^2}{4}\alpha_3\right) \left(\frac{L}{2}\right) + \alpha_2 \left(\frac{L}{2}\right)^2 + \alpha_3 \left(\frac{L}{2}\right)^3 \right]$$

Integrando

$$\pi = \frac{PL^2}{8}\alpha_2 + \frac{PL^3}{8}\alpha_3 + EIL\alpha_2^2 + \frac{3EIL^2}{2}\alpha_2\alpha_3 + \frac{3EIL^3}{4}\alpha_3^2$$

Minimizando el funcional

$$\frac{\partial \pi}{\partial \alpha_2} = 2EIL \alpha_2 + \frac{3}{2}EIL^2 \alpha_3 + \frac{PL^2}{8} = 0$$
$$\frac{\partial \pi}{\partial \alpha_3} = \frac{3}{2}EIL^2 \alpha_2 + \frac{3}{2}EIL^3 \alpha_3 + \frac{PL^3}{8} = 0$$

Formando el sistema de ecuaciones

$$4EIL \alpha_{2} + 3EIL^{2} \alpha_{3} = -\frac{PL^{2}}{4}$$
$$EIL^{2} \alpha_{2} + EIL^{3} \alpha_{3} = -\frac{PL^{3}}{12}$$

Resolviendo

$$\alpha_2 = 0$$

$$\alpha_3 = -\frac{P}{12EI}$$

Reemplazando en v

$$v(x) = \frac{PL^2}{16EI}x - \frac{P}{12EI}x^3$$

Factorizando

$$v(x) = \frac{P}{48EI}x(3L^2 - 4x^2)$$

Tramo  $\frac{L}{2} \leqslant x \leqslant L$ 

Reemplazando v(L) = 0 y  $v'(\frac{L}{2}) = 0$ 

$$\beta_0 + \beta_1(L) + \beta_2(L)^2 + \beta_3(L)^3 = 0$$
  
 $\beta_1 + 2\beta_2\left(\frac{L}{2}\right) + 3\beta_3\left(\frac{L}{2}\right)^2 = 0$ 

Resolviendo

$$\beta_0 = -\frac{L^3}{4}\beta_3$$

$$\beta_1 = -\left(L\beta_2 + \frac{3L^2}{4}\beta_3\right)$$

Reemplazando en el campo de desplazamientos

$$v = -\frac{L^3}{4}\beta_3 - \left(L\beta_2 + \frac{3L^2}{4}\beta_3\right)x + \beta_2 x^2 + \beta_3 x^3$$

La curvatura es

$$\kappa = \frac{d^2v}{dx^2} = 2\beta_2 + 6\beta_3 x$$

El funcional de energía es

$$\pi = \int_{\frac{L}{2}}^{L} \frac{EI}{2} \kappa^{2} dx - \frac{P}{2} v(\frac{L}{2})$$

Reemplazando

$$\pi = \int_{\frac{L}{2}}^{L} \frac{EI}{2} (2\beta_2 + 6\beta_3 x)^2 dx$$
$$- \frac{P}{2} \left[ -\frac{L^3}{4} \beta_3 - \left( L\beta_2 + \frac{3L^2}{4} \beta_3 \right) \left( \frac{L}{2} \right) + \beta_2 \left( \frac{L}{2} \right)^2 + \beta_3 \left( \frac{L}{2} \right)^3 \right]$$

Integrando

$$\pi = \frac{PL^2}{8}\beta_2 + \frac{PL^3}{4}\beta_3 + EIL\beta_2^2 + \frac{9EIL^2}{2}\beta_2\beta_3 + \frac{21EIL^3}{4}\beta_3^2$$

Minimizando el funcional

$$\frac{\partial \pi}{\partial \beta_2} = 2EIL \,\beta_2 + \frac{9}{2}EIL^2 \,\beta_3 + \frac{PL^2}{8} = 0$$
$$\frac{\partial \pi}{\partial \beta_3} = \frac{9}{2}EIL^2 \,\beta_2 + \frac{21}{2}EIL^3 \,\beta_3 + \frac{PL^3}{4} = 0$$

Formando el sistema de ecuaciones

$$4EIL \,\beta_2 + 9EIL^2 \,\beta_3 = -\frac{PL^2}{4}$$
$$9EIL^2 \,\beta_2 + 21EIL^3 \,\beta_3 = -\frac{PL^3}{2}$$

Resolviendo

$$\beta_2 = -\frac{PL}{4EI}$$
$$\beta_3 = \frac{P}{12EI}$$

Reemplazando en v

$$v(x) = -\frac{PL^3}{48EI} + \frac{3PL^2}{16EI}x - \frac{PL}{4EI}x^2 + \frac{P}{12EI}x^3$$

Factorizando

$$v(x) = \frac{P}{48EI} (L - x)(L^2 - 8Lx + 4x^2)$$

La solución completa será

$$v(x) = \begin{cases} \frac{P}{48EI} x(3L^2 - 4x^2) & \text{para} \quad 0 \le x \le \frac{L}{2} \\ \frac{P}{48EI} (L - x)(L^2 - 8Lx + 4x^2) & \text{para} \quad \frac{L}{2} \le x \le L \end{cases}$$

4. Obtener la expresión de la matriz de rigidez de un elemento cualquiera mediante la energía potencial total

#### Solución

Funcional de energía

$$\pi = \iiint\limits_{V} \frac{1}{2} \, \varepsilon^{\mathrm{T}} \, \sigma \, dV - \iiint\limits_{V} u^{\mathrm{T}} f_{V} \, dV - \iint\limits_{\Omega} u^{\mathrm{T}} f_{\Omega} \, d\Omega - \sum_{i=1}^{n} u_{i}^{\mathrm{T}} P_{i}$$

Reemplazando la ley de Hooke generalizada y los campos de aproximación para desplazamientos y deformaciones unitarias

$$\pi = \iiint\limits_{V} \frac{1}{2} (B u_i)^{\mathrm{T}} C (B u_i) dV - \iiint\limits_{V} (N u_i)^{\mathrm{T}} f_V dV$$
$$- \iint\limits_{\Omega} (N u_i)^{\mathrm{T}} f_{\Omega} d\Omega - \sum_{i=1}^{n} u_i^{\mathrm{T}} P_i$$

Reordenando términos

$$\pi = \iiint\limits_{V} \frac{1}{2} u_i^{\mathrm{T}} B^{\mathrm{T}} C B u_i dV - \iiint\limits_{V} u_i^{\mathrm{T}} N^{\mathrm{T}} f_V dV$$
$$- \iint\limits_{\Omega} u_i^{\mathrm{T}} N^{\mathrm{T}} f_{\Omega} d\Omega - \sum_{i=1}^{n} u_i^{\mathrm{T}} P_i$$

Las constantes salen del integrando

$$\pi = \frac{1}{2} u_i^{\mathrm{T}} \iiint_V B^{\mathrm{T}} C B dV u_i - u_i^{\mathrm{T}} \iiint_V N^{\mathrm{T}} f_V dV$$
$$- u_i^{\mathrm{T}} \iiint_{\Omega} N^{\mathrm{T}} f_{\Omega} d\Omega - u_i^{\mathrm{T}} \sum_{i=1}^n P_i$$

Minimizando el funcional

$$\frac{\partial \pi}{\partial u_i} = \iiint\limits_V B^{\mathrm{T}} C B dV u_i - \iiint\limits_V N^{\mathrm{T}} f_V dV - \iint\limits_{\Omega} N^{\mathrm{T}} f_{\Omega} d\Omega - \sum_{i=1}^n P_i = 0$$

Reordenando

$$\iiint\limits_V B^{\mathrm{T}} C B dV u_i = \iiint\limits_V N^{\mathrm{T}} f_V dV + \iint\limits_{\Omega} N^{\mathrm{T}} f_{\Omega} d\Omega + \sum_{i=1}^n P_i$$

La matriz de rigidez es

$$K = \iiint_V B^{\mathrm{T}} C B dV$$