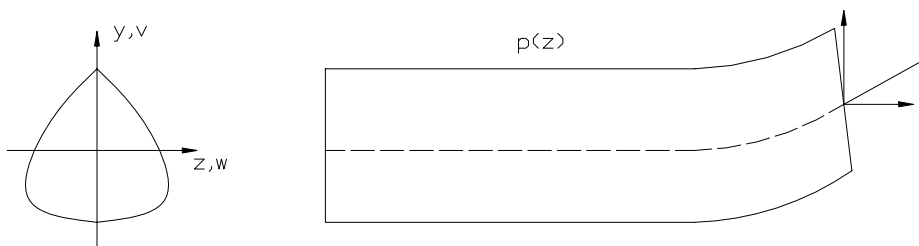


Michał PŁOTKOWIAK, Adam ŁODYGOWSKI  
 Konsultacje naukowe dr inż. Witold Kąkol  
 Poznań 2002/2003

## METODY KOMPUTEROWE 14

### Metoda elementów skończonych dla zginania belki



Zgodnie z prawem płaskich przekrojów Bernoulliego przekrój pozostaje płaski.  
 Ponadto mamy:

$$\int y dA = 0$$

$$\phi = \frac{dv}{dy} = v' \quad (14.1)$$

Tak więc dla belki można zapisać:

$$w = w_0 - y\phi = w_0 - yv'(z) \quad (14.2)$$

Wektor przemieszczeń ma zatem postać:

$$u = \begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ v(z) \\ w_0(z) - yv'(z) \end{Bmatrix} \quad (14.3)$$

Odształcenia takiej belki można zapisać w postaci:

$$\boldsymbol{\varepsilon} = \begin{Bmatrix} \varepsilon_{xx} \\ \varepsilon_{yy} \\ \varepsilon_{zz} \\ \varepsilon_{xy} \\ \varepsilon_{xz} \\ \varepsilon_{yz} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ w_0' - yv'' \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad (14.4)$$

Zatem jedyne niezerowe odkształcenie wynosi:

$$\begin{aligned} \varepsilon_{zz} &= w_0' - yv'' \\ \sigma_{zz} &= E \cdot \varepsilon_{zz} = (w_0' - yv'')E \end{aligned} \quad (14.5)$$

Korzystając z równania pracy wirtualnej i zależności (14.5) mamy:

$$\int_0^l \int_A E \cdot (w_0' - y \cdot v'') \cdot (\bar{w}_0' - y\bar{v}'') dA dz = \int_0^l p(z) \bar{v} dz \quad (14.6)$$

Należy pamiętać zależności na moment bezwładności i wzór na całkowanie przez części:

$$\begin{aligned} \int y^2 dA &= I \\ \int u dv &= uv - \int v du \end{aligned} \quad (14.7)$$

Przekształcając odpowiednio wzór (14.6) otrzymamy:

$$\int_0^l (E \cdot A \cdot w_0' \cdot \bar{w}_0' + EI \cdot v'' \cdot \bar{v}'' - p\bar{v}) dz = 0 \quad (14.8)$$

$$\int_0^l (EI \cdot v'' \cdot \bar{v}'' - p\bar{v}) dz = 0 \quad (14.9)$$

$$(E \cdot I \cdot v'')' = p(z) \quad (14.10)$$

Będziemy zakładać, że to równanie różniczkowe nie można rozwiązać analitycznie. Zastosujemy metodę elementów skończonych.

Np. mamy następującą belkę i odpowiednie warunki brzegowe:



Przyjmujemy funkcje próbne w postaci:

$$\begin{aligned}
 \underline{N} &= [N_1 \quad N_2 \quad N_3 \quad N_4] \\
 v(z) &= v(0) \cdot N_1(z) + v'(0) \cdot N_2(z) + v(l) \cdot N_3(z) + v'(l) \cdot N_4(z) \\
 N_1 &= \frac{l}{4} (2 - 3 \cdot \xi + \xi^3) \\
 N_2 &= \frac{l}{8} (1 - \xi - \xi^2 + \xi^3) \\
 N_3 &= \frac{l}{4} (2 + 2 \cdot \xi - \xi^3) \\
 N_4 &= \frac{l}{8} (-1 - \xi + \xi^2 + \xi^3)
 \end{aligned}
 \tag{14.12}$$

Gdzie:

$$\begin{aligned}
 R &= (1 + \xi) \frac{l}{2} \\
 \xi &= \frac{2z}{l} - 1
 \end{aligned}
 \tag{14.13}$$

$$v = N_1 \alpha_1 + N_2 \alpha_2 + N_3 \alpha_3 + N_4 \alpha_4 = \underline{N} \alpha^T
 \tag{14.14}$$

$$\int_0^l (EI \cdot v'' \cdot \bar{v}'') dz = \frac{8}{l^3} \int_{-1}^{+1} \underline{d}^T (N'')^T EI N'' \bar{d} d\xi = \underline{d}^T \underline{u} \bar{d} \quad (14.15)$$

$$\underline{\kappa} = \frac{8EI}{l^3} \int_{-1}^{+1} (N'')^T \cdot N'' d\xi$$

Otrzymaliśmy macierz sztywności:

$$\underline{u} = \frac{2EI}{l^3} \begin{bmatrix} 6 & 3l & -6 & 3l \\ 3l & 2l^2 & -3l & l^2 \\ -6 & -3l & 6 & -3l \\ 3l & l^2 & -3l & 2l^2 \end{bmatrix} \quad (14.16)$$

$$\int_0^l p \bar{v} dz = \frac{l}{2} \int_{-1}^{+1} p(\xi) \underline{N}' \bar{d} \cdot d\xi \quad (14.16)$$

$$\underline{p} = \frac{l}{2} \int_{-1}^{+1} \underline{N} p(\xi) d\xi$$