

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

METODY KOMPUTEROWE 7

Znajdowanie wartości i wektorów własnych macierzy.

$$\underline{A} \cdot \underline{x} = \underline{B}$$

$$\det|\underline{A}| \neq 0 \quad \text{układ równań jednorodnych}$$

$$\underline{A} \cdot \underline{x} = 0$$

gdzie \underline{A} – macierz, 2D $[a_{ij}]$,
 \underline{x} – wektor $[x_i]$

$$(a_{11} - \lambda) \cdot x_1 + a_{12}x_2 + \dots + a_{1n}x_n = 0$$

$$a_{21}x_1 + (a_{22} - \lambda) \cdot x_2 + \dots + a_{2n}x_n = 0$$

λ – wartości własne wartości charakterystyczne macierzy \underline{A}

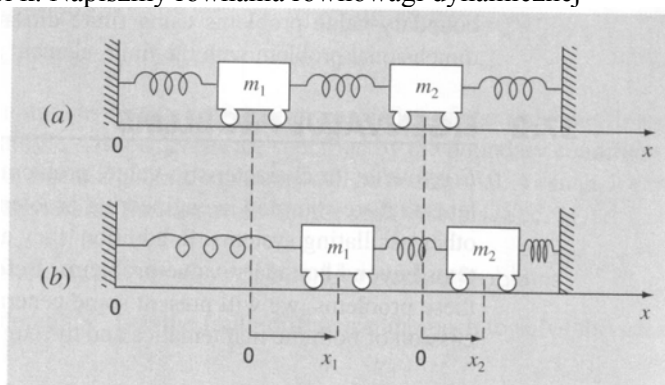
\underline{M}

$$a_{n1}x_1 + a_{n2}x_2 + \dots + (a_{nn} - \lambda)x_n = 0$$

$$\text{lub } (\underline{A} - \lambda \underline{I})\underline{x} = \underline{0}$$

Przykład 1

Niech będzie dany układ 2 mas połączonych ze sobą sprężynkami o sztywności k . Napiszmy równania równowagi dynamicznej



Rys. 1. Rysunek do zadania

$$\begin{cases} m_1 \frac{dx_1^2}{dt^2} + kx_1 = k(x_2 - x_1) \\ m_2 \frac{dx_2^2}{dt^2} + k(x_2 - x_1) + kx_2 = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} m_1 \frac{dx_1^2}{dt^2} - k(2x_1 - x_2) = 0 \\ m_2 \frac{dx_2^2}{dt^2} + k(2x_2 - x_1) = 0 \end{cases}$$

Wartość odchylenia się ciężarków przedstawia równanie harmoniczne:

$$x_i = A_i \sin(\omega t)$$

$$x_i = -A\omega^2 \sin(\omega t)$$

$$\omega = \frac{2\pi}{T}$$

Podstawiamy do naszego układu równań:

$$\begin{cases} -m_1 \cdot A_1 \omega^2 \sin(\omega t) + k[2A_1 \sin(\omega t) - A_2 \sin(\omega t)] = 0 \\ -m_2 \cdot A_2 \omega^2 \sin(\omega t) + k[2A_2 \sin(\omega t) - A_1 \sin(\omega t)] = 0 \end{cases}$$

Niewiadome A_1, A_2 ?

$$\begin{cases} -m_1 \cdot A_1 \omega^2 + 2A_1 k - A_2 k = 0 \\ -m_2 \cdot A_2 \omega^2 + 2A_2 k - A_1 k = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} (2k - m_1 \omega^2) A_1 - k A_2 = 0 / \cdot m_1 \\ k A_1 + (2k - m_2 \omega^2) A_2 = 0 / \cdot m_2 \end{cases}$$

Przyjmijmy $m_1 = m_2 = 40 \text{ kg}$, $k = 200 \text{ N/m}$

$$\begin{cases} \left(\frac{2k}{m_1} - \omega^2 \right) A_1 - \frac{k}{m_2} A_2 = 0 \\ \frac{k}{m_2} A_1 + \left(\frac{2k}{m_2} - \omega^2 \right) A_2 = 0 \end{cases}$$

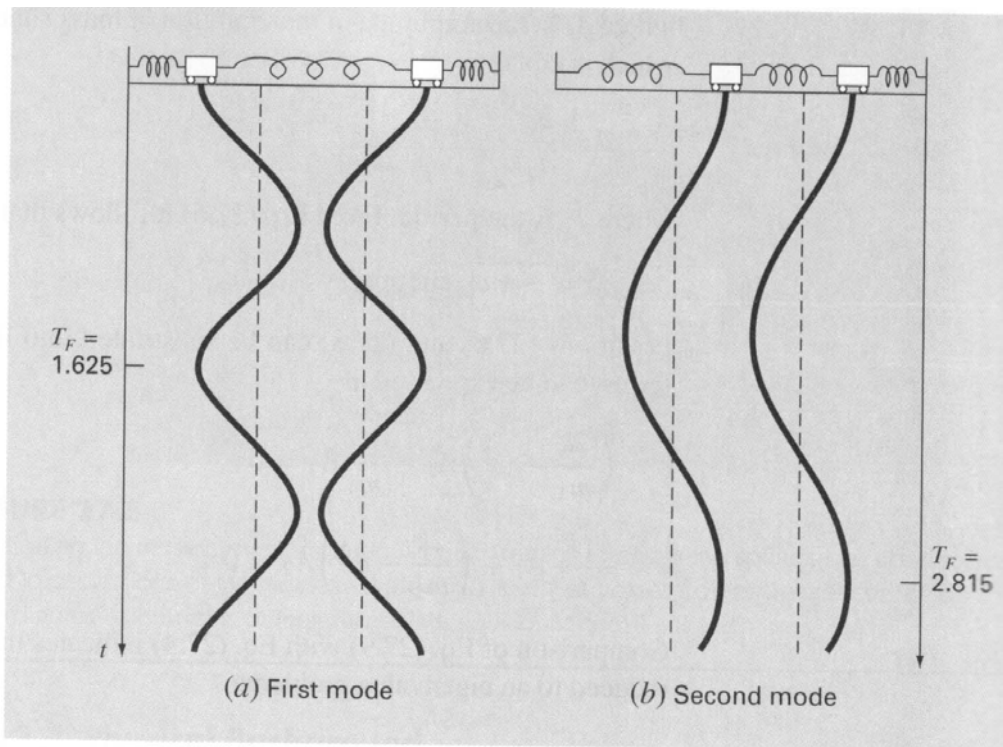
$$\begin{cases} (10 - \omega^2)A_1 - 5A_2 = 0 \\ 5A_1 + (10 - \omega^2)A_2 = 0 \end{cases}$$
$$\det|A| = 0$$

$$(\omega^2)^2 - 20\omega^2 + 75 = 0$$

$$\omega_1^2 = 15 \Rightarrow A_1 = -A_2$$

$$\omega_2^2 = 5 \Rightarrow A_1 = A_2$$

Graficzne przedstawienie wyników (układ antysymetryczny I symetryczny):



Rys. 2. Wyniki liczonego zadania a) $A_1 = -A_2$ wykres antysymetryczny, b) $A_1 = A_2$ wykres symetryczny.

Okresy T zaznaczone na rysunku 2.

Przykład 2

Siła działająca na pręt- ściskanie osiowe pręta

$$\frac{d^2 y}{dx^2} = \frac{M}{EI} \Rightarrow M = P \cdot y$$
$$\frac{d^2 y}{dx^2} = \frac{Py}{EI}$$
$$\frac{d^2 y}{dx^2} - f^2 y = 0$$

Rozwiązanie

$$y(l) = A \sin fl + B \sin fl = 0$$

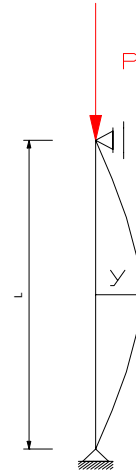
$$A \sin fl = 0 \Rightarrow \sin fl = 0$$

$$f \cdot l = n\pi$$

$$f = \frac{n\pi}{l}$$

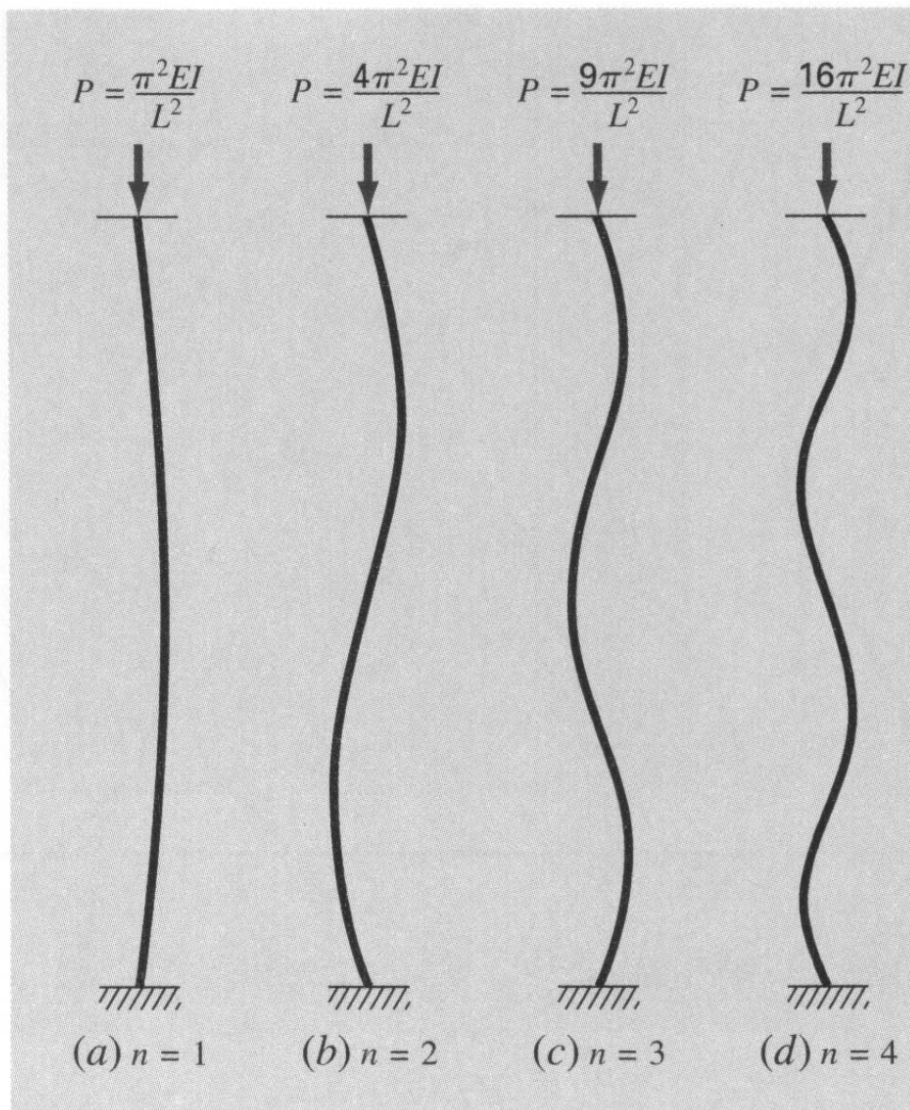
$$f^2 = \frac{P}{EI}$$

$$P = f^2 EI = \frac{n^2 \pi^2}{l^2} EI$$



$$y = A \sin fx + B \sin fx$$

$$y(0) = 0 \Rightarrow B = 0$$



Rys. 3. Wartości siły krytycznej w zależności od postaci wybożenia dla $n=1, 2, 3, 4$