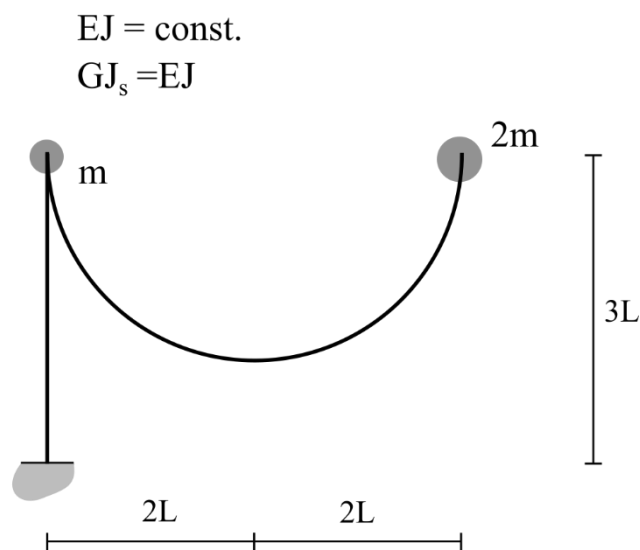
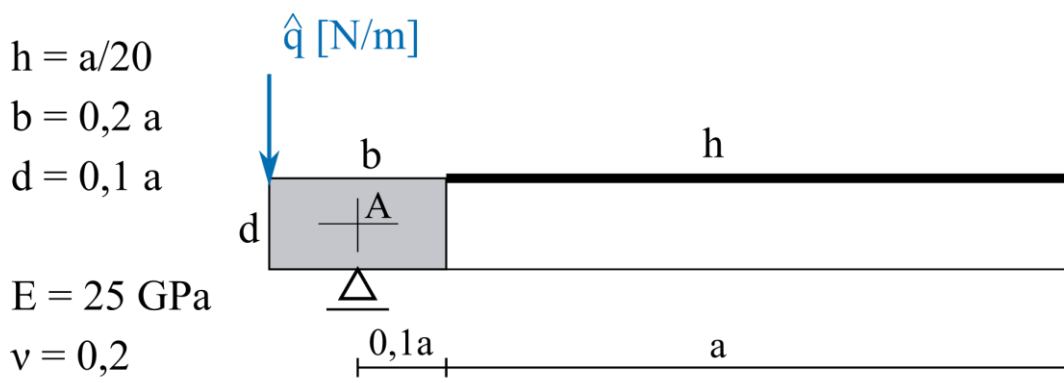


NAZWISKO Imię		
Nr albumu		Ocena z ćwiczeń :
ocena zadania 1	ocena zadania 2	Ocena z egzaminu po ustnym
		Ocena łączna, data, podpis

Zadanie 1. a) Dany jest nieważki pręt zakrzywiony w planie z masami skupionymi w węzłach. Znaleźć częstotliwości i wektory drgań własnych. b) Omówić metodę transformacji modalnej.



Zadanie 2. Dana jest płyta kołowa wzmocniona wieńcem podporowym obciążona jak na rysunku. Sporządzić wykresy: ugięcia płyty, rozkładów momentów zginających w płycie oraz znaleźć kąt skręcenia pierścienia θ_A . Powierzchnia środkowa płyty jest przesunięta o $0,5 d$ względem osi wieńca.

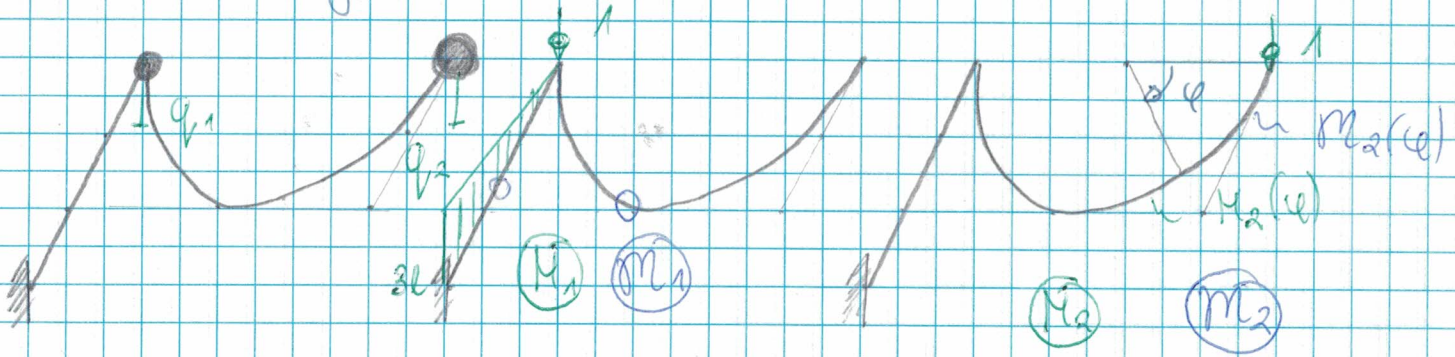


ADANIE 1

2 st. sw. dym.

$$M_2(\varphi) = -2l \sin \varphi$$

$$m_2(\varphi) = -2l(1 - \cos \varphi)$$



$$d_{11} = g \frac{l^3}{EY} \quad d_{12} = d_{21} = g \frac{l^3}{EY}$$

$$d_{22} = \frac{1}{EY} \left[\int_0^{\pi} 4l^2 (1 - \cos \varphi)^2 2l d\varphi + \int_0^{2\pi} (4l^2 \sin^2 \varphi) 2l d\varphi + \frac{1}{2} 3l \cdot 3l \cdot \frac{2}{3} 3l + 4l \cdot 3l \cdot 4l \right] = 107,27 \frac{l^3}{EY}$$

Macierz podatności

$$D = \frac{l^3}{EY} \begin{bmatrix} g & g \\ g & 107,27 \end{bmatrix}$$

Macierz mas

$$M = \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & 2m \end{bmatrix}$$

Zagadnienie własne drgań $(1 - \omega^2 D M) a = 0$

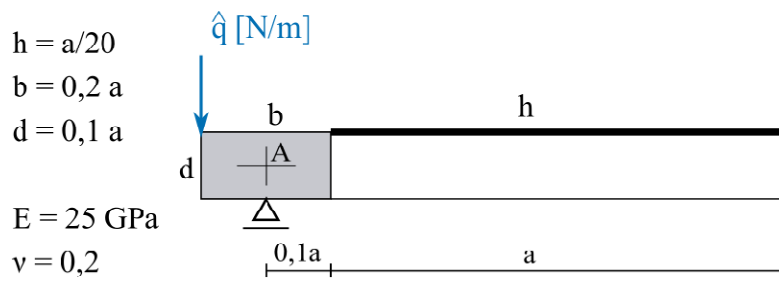
$$\det(1 - \omega^2 D M) = 0 \Rightarrow \omega_1 = 0,068 \sqrt{\frac{EY}{m l^3}}$$

$$a_1 = \begin{bmatrix} \hat{a} & 11,462 \hat{a} \end{bmatrix}^T$$

$$\omega_2 = 0,349 \sqrt{\frac{EY}{m l^3}}$$

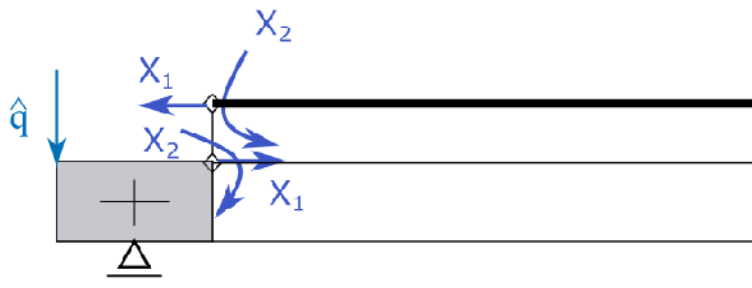
$$a_2 = \begin{bmatrix} \hat{a} & -0,0436 \hat{a} \end{bmatrix}^T$$

Zadanie 2



$b \rightarrow 0.2 a$
 $d \rightarrow 0.1 a$
 $E \rightarrow 25\,000\,000$
 $\nu \rightarrow 0.2$
 $h \rightarrow \frac{a}{20}$
 $R \rightarrow a$
 $R_p \rightarrow 1.1 a$

Schemat zastępczy



Równania nierozdzielności

$$\delta_{11} X_1 + \delta_{12} X_2 + \delta_{10} = 0$$

$$\delta_{21} X_1 + \delta_{22} X_2 + \delta_{20} = 0, \text{ gdzie:}$$

$$\delta_{11} = \delta_{11pp} + \delta_{11p}$$

$$\delta_{12} = \delta_{12p}$$

$$\delta_{22} = \delta_{22pp} + \delta_{22p}$$

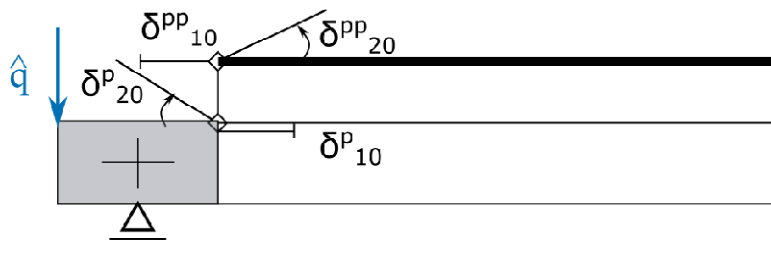
$$\delta_{10} = \delta_{10p}$$

$$\delta_{20} = \delta_{20p}$$

'p' - oznacza przemieszczenia

pierścienia, 'pp' - oznacza przemieszczenia płyty kołowej.

Stan "0"



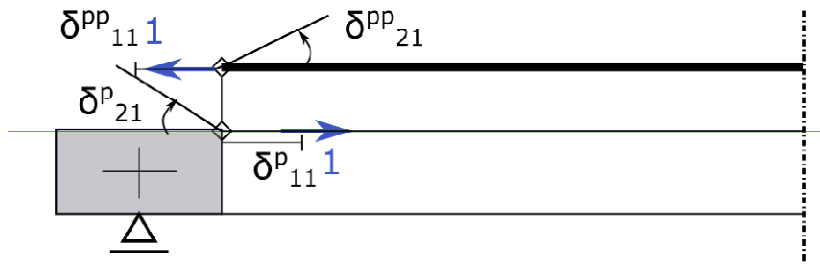
■ Pierścień

Skorzystamy z notatek ze zjazdu nr 4 lub [1]

$$\delta_{12p} = -\frac{6 R_p^2}{E b d^2} q \frac{1}{2} b = \delta_{12p}$$

$$\delta_{22p} = -\frac{12 R_p^2}{E b d^2} q \frac{1}{2} b = \delta_{22p}$$

Stan $X_1 = 1$



■ Płyta kołowa

Płyta denna pracuje w stanie tarczowym. Skorzystamy z rozwiązania tarczy kołowej w PSN znanego z Teorii Sprężystości.

$$u = A r$$

$$\epsilon_{rr} = \frac{du}{dr} = A$$

$$\epsilon_{\varphi\varphi} = \frac{u}{r} = A$$

$$\sigma_{rr} = \frac{E}{1-\nu^2} (\epsilon_{rr} + \nu \epsilon_{\varphi\varphi}) = \frac{A E}{1-\nu}$$

$$\sigma_{\varphi\varphi} = \frac{E}{1-\nu^2} (\nu \epsilon_{rr} + \epsilon_{\varphi\varphi}) = \frac{A E}{1-\nu}$$

Uwzględniamy warunki brzegowe.

$$\sigma_{rr}(a) = \frac{1}{h_2}$$

$$A = \frac{1-\nu}{E h}$$

Ostatecznie.

$$u = \frac{r (1 - \nu)}{E h}$$

$$\delta_{11pp} = u(a) = \frac{16 \cdot}{E}$$

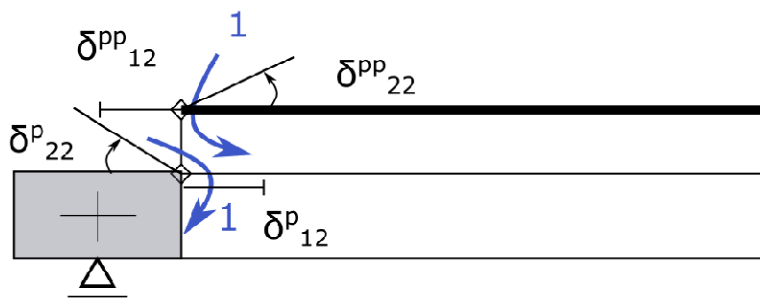
■ Pierścień

Skorzystamy z notatek ze zjazdu nr 4 lub [1]

$$\delta_{11p} = \frac{4 R_p^2}{E b d} = \frac{4 \cdot 84 a^2}{E b d}$$

$$\delta_{21p} = \frac{6 R_p^2}{E b d^2} = \frac{7 \cdot 26 a^2}{E b d^2}$$

Stan $X_2 = 1$



■ Płyta kołowa

Warunki brzegowe.

$$w = C_2 + C_1 \rho^2$$

$$\varphi = \frac{1}{R} \frac{d w}{d \rho} = \frac{2 C_1 \rho}{R}$$

$$M_1 = \frac{D}{R^2} \left(-\frac{1}{\rho} \frac{d w}{d \rho} - \nu \frac{d^2 w}{d \rho^2} \right) = -\frac{2 D C_1 (1 + \nu)}{R^2}$$

$$M_2 = \frac{D}{R^2} \left(-\frac{d^2 w}{d \rho^2} - \frac{1}{\rho} \frac{d w}{d \rho} \right) = -\frac{2 D C_1 (1 + \nu)}{R^2}$$

$$Q_2 = -\frac{D}{R^3} \frac{d}{d \rho} \left(\frac{1}{\rho} \frac{d}{d \rho} \left(\rho \frac{d w}{d \rho} \right) \right) = 0$$

$$w(1) = 0$$

$$M_2(1) = -1$$

Poszukiwane przemieszczenie.

$$\delta_{22pp} = \varphi(1) = \frac{0.833333 a}{D}$$

■ Pierścień

Skorzystamy z notatek ze zjazdu nr 4 lub [1]

$$\delta_{12p} = \frac{6 R_p^2}{E b d^2} = \frac{7.26 a^2}{b d^2 EE}$$

$$\delta_{22p} = \frac{12 R_p^2}{E b d^2} = \frac{14.52 a^2}{b d^3 EE}$$

Rozwiązanie układu równań

Z przyjętych danych wynika następująca wartość współczynnika λ i sztywności płytowej D.

$$D = \frac{E h^3}{12 (1 - \nu^2)} = 271.267 a^3$$

Po rozwiązaniu układu równań metody zaburzeń brzegowych otrzymujemy następujące wartości nadliczbowych

$$X_1 = 1.09895 q$$

$$X_2 = 0.0218931 a q$$

Przyjmujemy długość a i intensywność obciążenia q .

$$a = 1 \text{ m}$$

$$q = 10 \frac{\text{kN}}{\text{m}^2}$$

Czyli poszukiwane siły mają następujące wartości (kN/m i kN).

$$X_1 = 10.9895$$

$$X_2 = 0.218931$$

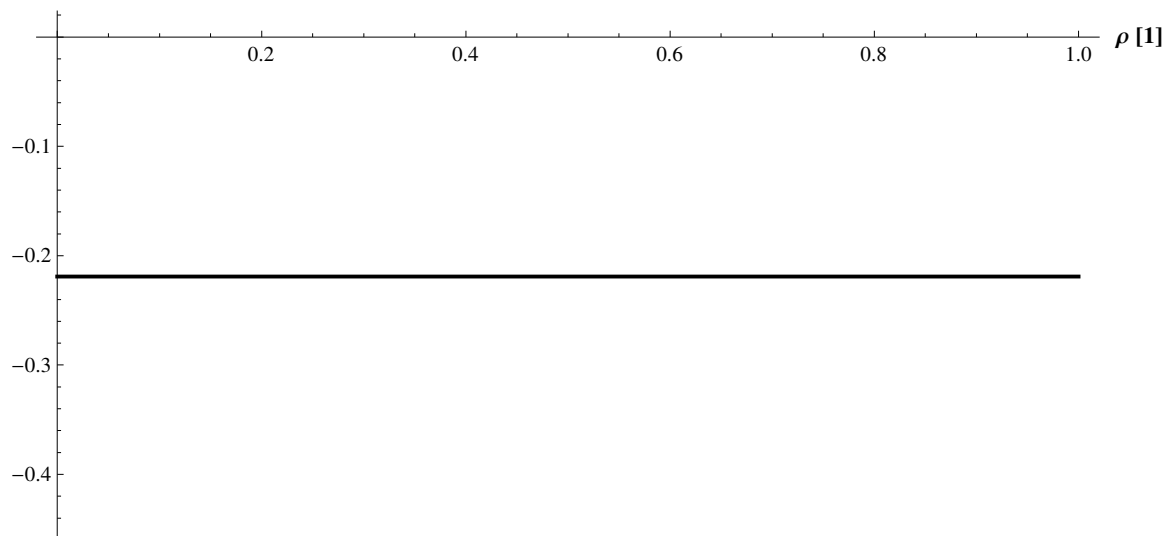
Wykresy sił wewnętrznych

■ Moment radialny

$$-0.218931$$

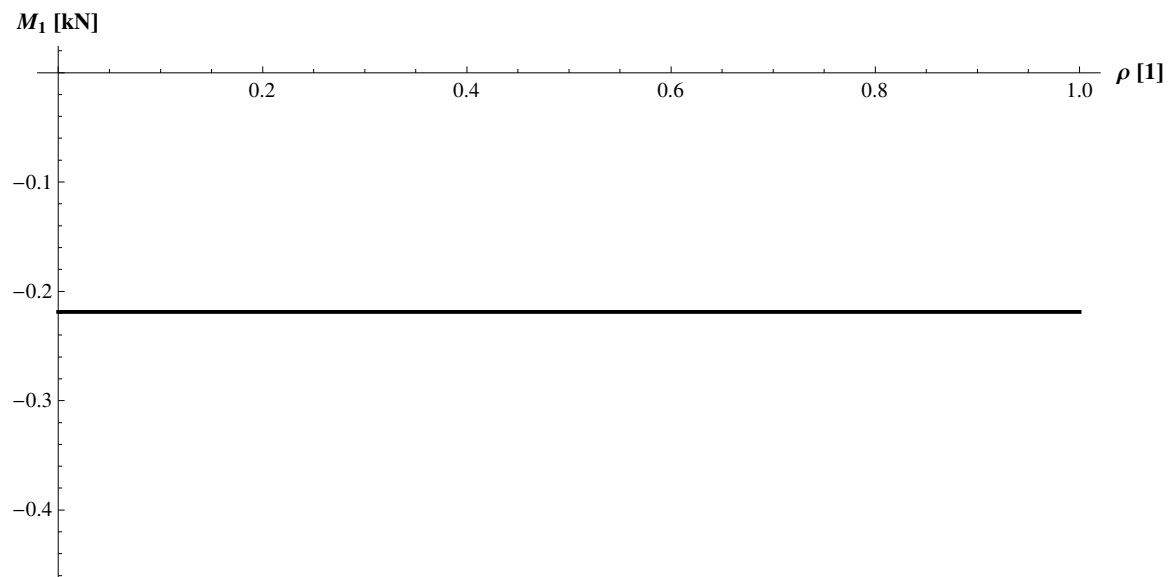
$$M_2 = X_2 M_2(X_2)$$

M_2 [kN]



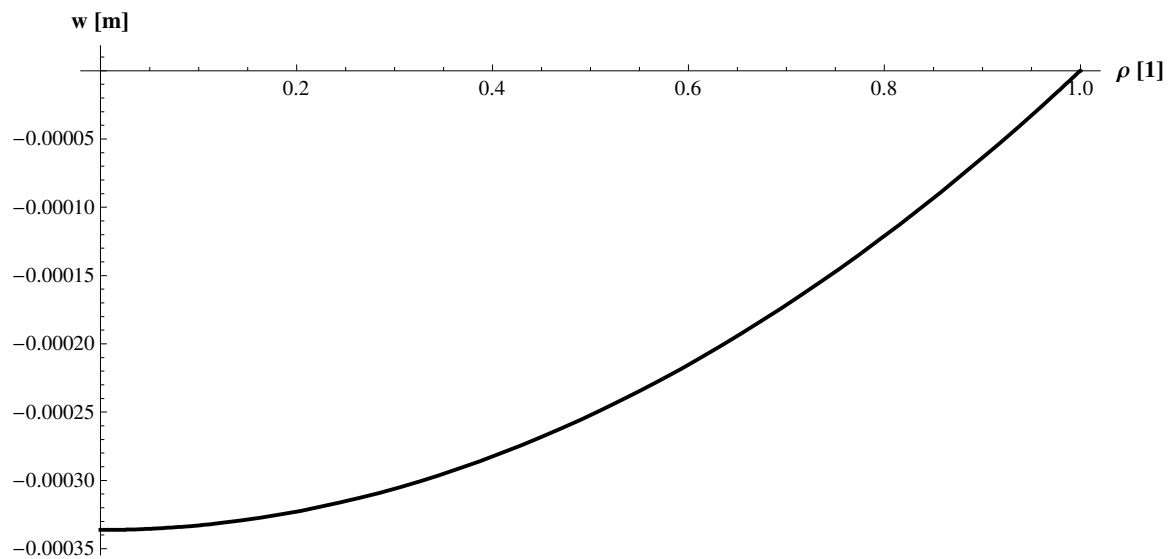
■ Moment obwodowy

$$M_1 = X_2 M_1(X_2)$$



Wykres przemieszczenia normalnego

■ Płyty dennej



Moment zginający w pierścieniu

$$M_p = \left(X_2 + X_1 \frac{d}{2} - q \frac{b}{2} \right) a = -0.0231596 a^2 q$$

Sprawdzenie zgodności przemieszczeń i kątów obrotu w miejscu połączenia pierścienia z płytą

■ Zgodność przemieszczeń

Płyta pierścieniowa

$$\delta_{pp} = X_1 \delta_{11 pp} = 7.03326 \times 10^{-6}$$

Pierścień

$$\delta_p = \delta_{10 p} + X_1 \delta_{11 p2} + X_2 \delta_{12 p} = -7.03326 \times 10^{-6}$$

■ Zgodność kątów obrotu

Płyta pierścieniowa

$$\chi_{pp} = X_2 \delta_{22 pp} = 0.000672555$$

Pierścień

$$\chi_p = \delta_{20 p} + X_1 \delta_{21 p} + X_2 \delta_{22 p} = -0.000672555$$

Bibliografia

[1] Z.Mazurkiewicz, Cienkie powłoki sprężyste, Oficyna Wydawnicza Politechniki Warszawskiej, Warszawa 1995