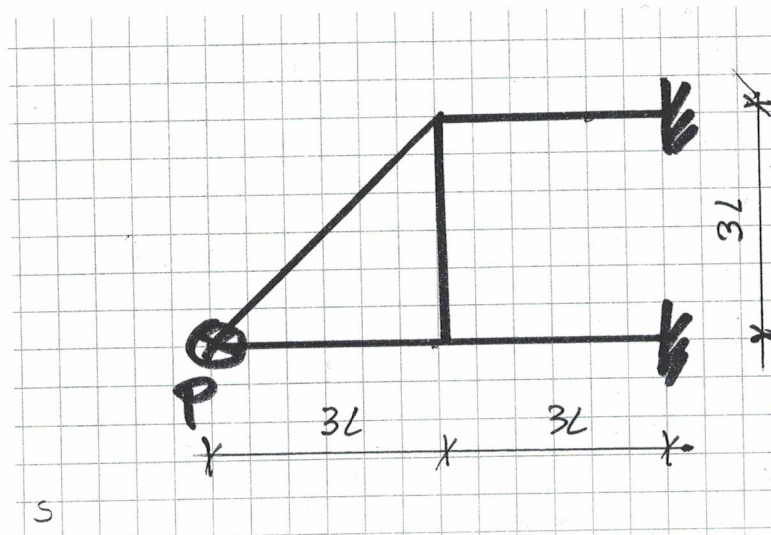
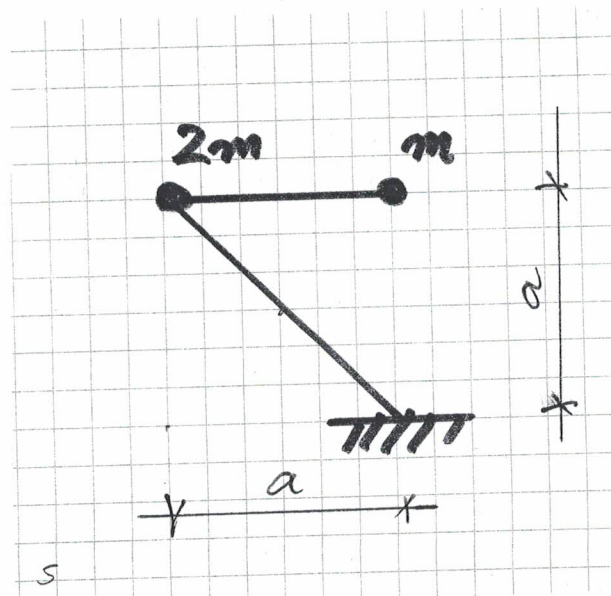


NAZWISKO Imię		
Nr albumu		Ocena z ćwiczeń projektowych
ocena zadania 1	ocena zadania 2	Ocena z egzaminu po ustnym
		Ocena łączna, data, podpis

Zadanie 1. Dany jest ruszt o węzłach sztywnych. Zapisać układ równań macierzowej metody przemieszczeń. Przyjąć $GC=EJ$.

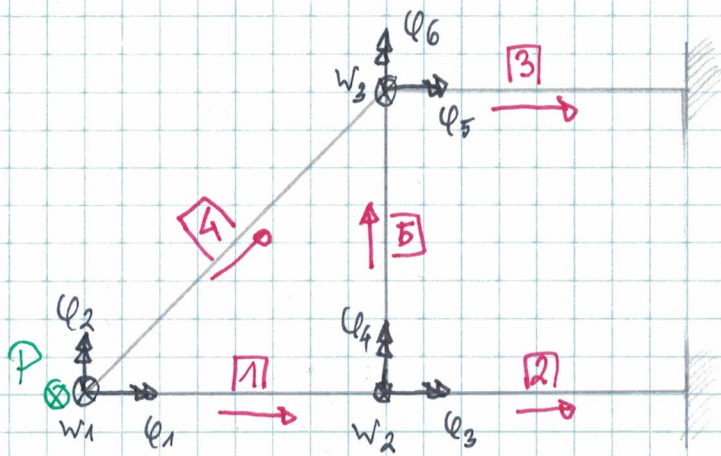


Zadanie 2. Dany jest nieważki ruszt o węzłach sztywnych. Przyjąć $GC=EJ$. Masa jest skupiona w węzłach jak na rysunku. Znaleźć postacie drgań własnych i częstotliwości drgań własnych.



Zadanie 1

Wektor niewiadomych



$$Q_V = \begin{bmatrix} \varphi_1 \\ \varphi_2 \\ \varphi_3 \\ \varphi_4 \\ \varphi_5 \\ \varphi_6 \\ w_1 \\ w_2 \\ w_3 \end{bmatrix}$$

Względne kąty skręcenia Θ_i :

$$\Theta_1 = \varphi_3 - \varphi_1 \quad \Theta_2 = -\varphi_3 \quad \Theta_3 = -\varphi_5$$

$$\Theta_4 = \frac{\sqrt{2}}{2}(\varphi_6 + \varphi_5) - \frac{\sqrt{2}}{2}(\varphi_1 + \varphi_2) \quad \Theta_5 = \varphi_6 - \varphi_4$$

$$\beta = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\sqrt{2}}{2} & -\frac{\sqrt{2}}{2} & 0 & 0 & \frac{\sqrt{2}}{2} & \frac{\sqrt{2}}{2} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Kąty obrotu włókien ψ_i :

$$\psi_1 = \frac{w_2 - w_1}{3l} \quad \psi_2 = \frac{-w_2}{3l} \quad \psi_3 = \frac{-w_3}{3l} \quad \psi_4 = \frac{w_3 - w_1}{3\sqrt{2}l}$$

$$\psi_5 = \frac{w_3 - w_2}{3l}$$

lewe kąty obrotu przekroju $^*\kappa_i$:

$$^*\kappa_1 = \varphi_2 - \psi_1 \quad ^*\kappa_2 = \varphi_4 - \psi_2 \quad ^*\kappa_3 = \varphi_6 - \psi_3$$

$$^*\kappa_4 = \frac{\sqrt{2}}{2}(\varphi_2 - \varphi_1) - \psi_4 \quad ^*\kappa_5 = -\varphi_3 - \psi_5$$

Prawe kąty obrotu przekroju α_i^*

$$\alpha_1^* = \psi_4 - \psi_1$$

$$\alpha_2^* = -\psi_2$$

$$\alpha_3^* = -\psi_3$$

$$\alpha_4^* = \frac{\sqrt{2}}{2} (\psi_6 - \psi_5) - \psi_4$$

$$\alpha_5^* = -\psi_5 - \psi_5$$

$${}^* \beta = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} & -\frac{1}{3l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} \\ -\frac{\sqrt{2}}{2} & \frac{\sqrt{2}}{2} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3\sqrt{2}l} & 0 & -\frac{1}{3\sqrt{2}l} \\ 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} & -\frac{1}{3l} \end{bmatrix}$$

Układ równań MMP

$$K q_V = Q$$

$$q_V = K^{-1} Q$$

$$\beta^* = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} & -\frac{1}{3l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{\sqrt{2}}{2} & \frac{\sqrt{2}}{2} & 0 & +\frac{1}{3\sqrt{2}l} & 0 & -\frac{1}{3\sqrt{2}l} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & +\frac{1}{3l} & -\frac{1}{3l} \end{bmatrix}$$

Wektor obciążenia węzłowych

$$Q = [0 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0 \ P \ 0 \ 0]^T$$

Macierze konstytatywne

$$D = \begin{bmatrix} \frac{2EY}{3l} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{2EY}{3l} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{2EY}{3l} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{2EY}{3\sqrt{2}l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{2EY}{3l} \end{bmatrix}$$

sym.

$$H = \begin{bmatrix} \frac{Gc}{3l} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{Gc}{3l} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{Gc}{3l} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{Gc}{3\sqrt{2}l} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{Gc}{3l} \end{bmatrix}$$

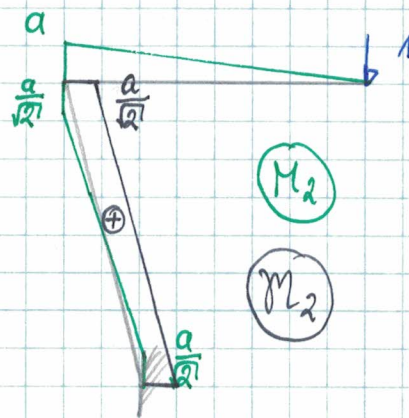
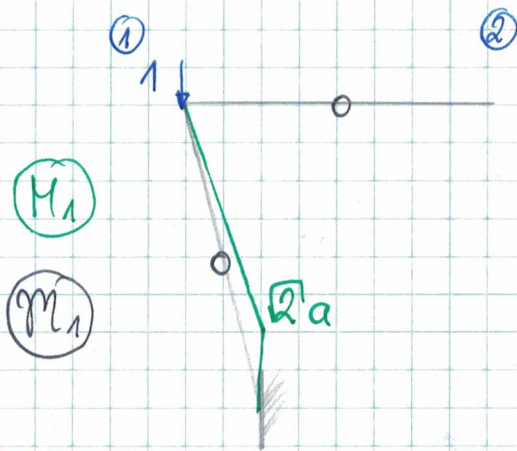
sym.

Macierz sztywności

$$K = {}^* \beta^T (2 D {}^* \beta + D(\beta^*)) + \beta^{*T} (D {}^* \beta + 2 D(\beta^*)) + \beta^T H \beta$$

Zadanie 2

Macierz podatności / sztywności i mas



$$d_{11} = \frac{2\sqrt{2}}{3} \frac{a^3}{EY}$$

$$d_{12} = d_{21} = \frac{\sqrt{2}}{6} \frac{a^3}{EY}$$

$$d_{22} = \frac{1}{6} (2 + 5\sqrt{2}) \frac{a^3}{EY}$$

$$K = D^{-1} = \begin{bmatrix} 1,104 & -0,172 \\ -0,172 & 0,688 \end{bmatrix} \frac{EY}{a^3}$$

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

$(K - \omega^2 M) a_1 = 0$ - zagadnienie własne drgań

$$\det(K - \omega^2 M) = 0$$

$$\kappa = \frac{m a^3 \omega^2}{EY}$$

$$\kappa_1 = 0,325$$

$$\kappa_2 = 1,123$$

$$\omega_1 = 0,570 \sqrt{\frac{EY}{ma^3}}$$

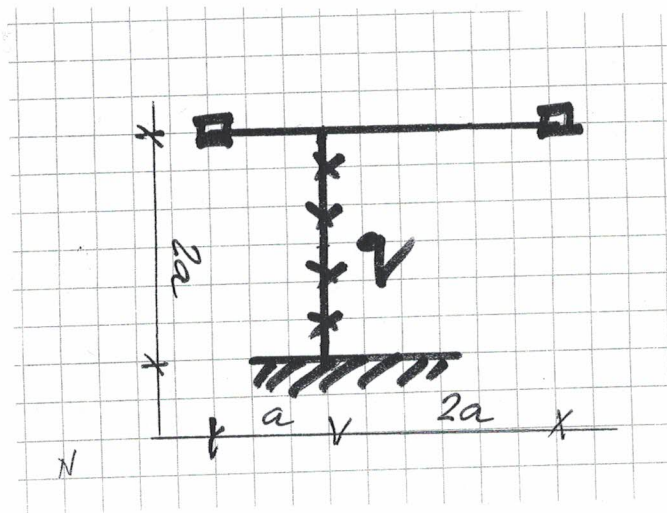
$$\omega_2 = 1,060 \sqrt{\frac{EY}{ma^3}}$$

$$\hat{a}_1 = \begin{bmatrix} \hat{a}_1 \\ 4,520 \hat{a}_1 \end{bmatrix}$$

$$\hat{a}_2 = \begin{bmatrix} \hat{a}_2 \\ -0,111 \hat{a}_2 \end{bmatrix}$$

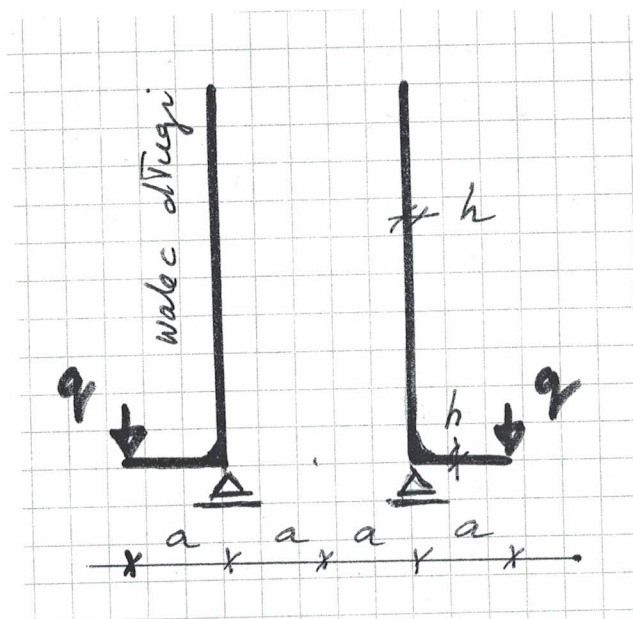
NAZWISKO Imię		
Nr albumu		Ocena z ćwiczeń projektowych
ocena zadania 1	ocena zadania 2	Ocena z egzaminu po ustnym
		Ocena łączna, data, podpis

Zadanie 1. Dany jest ruszt o węzłach sztywnych. Znaleźć rozkłady momentów zginających i skręcających metodą sił. Przyjąć $GI = EJ$.



Zadanie 2. Dany jest zbiornik obciążony jak na rysunku. Omówić możliwie dokładnie kolejne kroki analizy statycznej

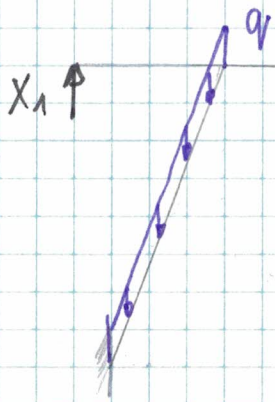
Dane: E, ν



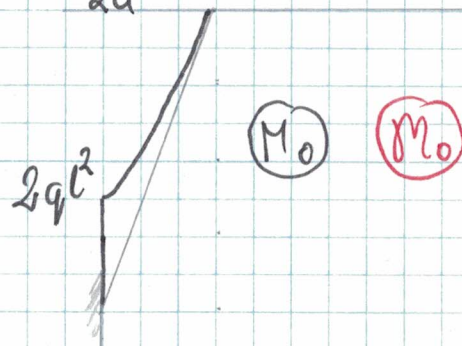
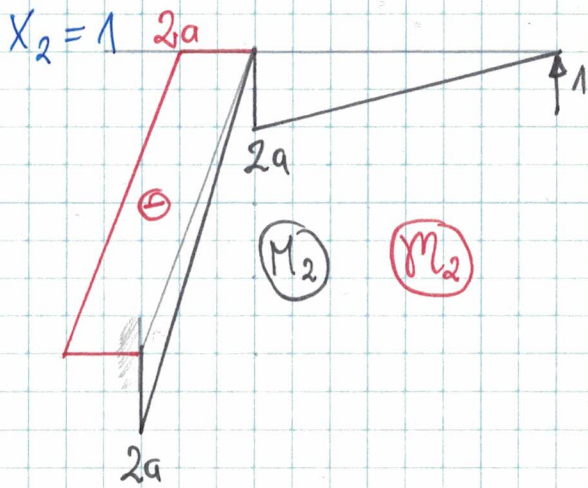
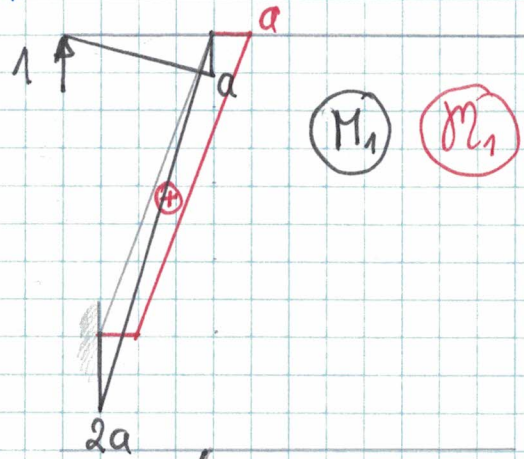
Zadanie 1

Układ statycznie wyznaczalny

$$X_1 = 1$$



$$X_2 \uparrow$$



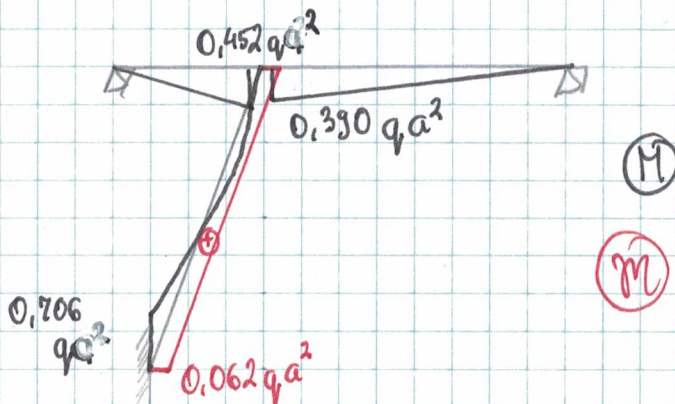
$$\begin{cases} \delta_{11} X_1 + \delta_{12} X_2 + \delta_{10} = 0 \\ \delta_{21} X_1 + \delta_{22} X_2 + \delta_{20} = 0 \end{cases} \Rightarrow X_1 = 0,452 qa \quad X_2 = -0,195 qa$$

$$\delta_{11} = 5 \frac{a^3}{EI}$$

$$\delta_{12} = -\frac{4}{3} \frac{a^3}{EI} = \delta_{21}$$

$$\delta_{22} = \frac{40}{3} \frac{a^3}{EI}$$

$$\delta_{10} = -2 \frac{qa^4}{EI} = \delta_{20}$$



Zadanie 2

Równania nierozdzielności

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

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

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

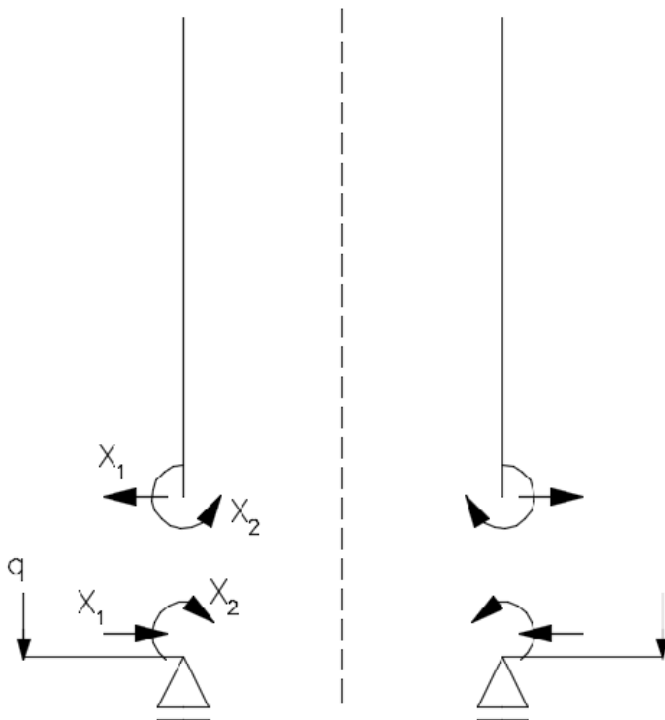
$$\delta_{12} = \delta_{12w}$$

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

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

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

'p' - oznacza przemieszczenia płyty, a 'w' walca.



Stan "0"

■ Płyta

Całka ogólna równania różniczkowego ugięcia płyty (R - zewnętrzny promień płyty pierścieniowej) i zależności między ugięciem, α : kątem obrotu przekrojów, siłami wewnętrznymi.

$$w = C_4 + C_2 \rho^2 + C_3 \text{Log}[\rho] + C_1 \rho^2 \text{Log}[\rho]$$

$$\varphi = \frac{1}{R} \frac{dw}{d\rho} = \frac{\frac{C_3}{\rho} + C_1 \rho + 2 C_2 \rho + 2 C_1 \rho \text{Log}[\rho]}{R}$$

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

$$-\frac{1}{R^2 \rho^2} D \left(C_3 (-1 + \nu) + (2 C_2 (1 + \nu) + C_1 (3 + \nu)) \rho^2 + 2 C_1 (1 + \nu) \rho^2 \text{Log}[\rho] \right)$$

$$Q_2 = -\frac{D}{R^3} \frac{d}{d\rho} \left(\frac{1}{\rho} \frac{d}{d\rho} \left(\rho \frac{dw}{d\rho} \right) \right) = -\frac{4 D C_1}{R^3 \rho}$$

Warunki brzegowe

$$Q_2(1) = q$$

$$M_2(1) = 0$$

$$w\left(\frac{1}{2}\right) = 0$$

$$M_2\left(\frac{1}{2}\right) = 0$$

Poszukiwane przemieszczenie.

$$\delta_{20p} = -\varphi\left(\frac{1}{2}\right) = \frac{a^2 q (2.84839 + 0.848392 \nu)}{0. + D (-1. + \nu^2)}$$

Stan $X_1 = 1$

■ Walec

Rozkład sił wewnętrznych.

$$\xi = \frac{y}{a}$$

$$N_1 = 2 e^{-\lambda \xi} \lambda \text{Cos}[\lambda \xi]$$

$$Q_2 = -e^{-\lambda \xi} (\text{Cos}[\lambda \xi] - \text{Sin}[\lambda \xi])$$

$$M_2 = \frac{a e^{-\lambda \xi} \text{Sin}[\lambda \xi]}{\lambda}$$

$$M_1 = \nu M_2 = \frac{a e^{-\lambda \xi} \nu \text{Sin}[\lambda \xi]}{\lambda}$$

Rozkład przemieszczeń.

$$\chi = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda^2 (\text{Cos}[\lambda \xi] + \text{Sin}[\lambda \xi])}{E h}$$

$$\delta = \frac{2 a e^{-\lambda \xi} \lambda \text{Cos}[\lambda \xi]}{E h}$$

Poszukiwane przemieszczenia.

$$\delta_{11w} = \frac{2 a \lambda}{E h}$$

$$\delta_{21w} = -\frac{2 \lambda^2}{E h}$$

■ Płyta

Skorzystamy z rozwiązania tarczy kołowej w PSN znanego z Teorii Sprężystości.

$$u = \frac{B}{r} + A r$$

$$\epsilon_{rr} = \frac{d u}{d r} = A - \frac{B}{r^2}$$

$$\epsilon_{\varphi\varphi} = \frac{u}{r} = A + \frac{B}{r^2}$$

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

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

Uwzględniamy warunki brzegowe.

$$\sigma_{rr}(a) = \frac{1}{h_2}, \quad \sigma_{rr}(2a) = 0$$

$$A = -\frac{1 - \nu}{3 E h}$$

$$B = -\frac{4 a^2 (1 + \nu)}{3 E h}$$

Ostatecznie.

$$u = -\frac{r (1 - \nu)}{3 E h} - \frac{4 a^2 (1 + \nu)}{3 E h r}$$

$$\delta_{11p} = -u(a) = \frac{a (5 + 3 \nu)}{3 E E h}$$

Stan $X_2 = 1$

■ Walec

Rozkład sił wewnętrznych.

$$N_1 = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda^2 (\cos[\lambda \xi] - \sin[\lambda \xi])}{a}$$

$$Q_2 = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda \sin[\lambda \xi]}{a}$$

$$M_2 = -e^{-\lambda \xi} (\cos[\lambda \xi] + \sin[\lambda \xi])$$

$$M_1 = \nu M_2 = e^{-\lambda \xi} \nu (\cos[\lambda \xi] + \sin[\lambda \xi])$$

Rozkład przemieszczeń.

$$\delta = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda^2 (\cos[\lambda \xi] - \sin[\lambda \xi])}{E h}$$

$$\chi = \frac{4 e^{-\lambda \xi} \lambda^3 \cos[\lambda \xi]}{E a h}$$

Poszukiwane przemieszczenia.

$$\delta_{12w} = -\frac{2\lambda^2}{Eh}$$

$$\delta_{22w} = \frac{4\lambda^3}{Eah}$$

■ Płyta

Warunki brzegowe

$$Q_2(1) = 0$$

$$M_2(1) = 0$$

$$w\left(\frac{1}{2}\right) = 0$$

$$M_2\left(\frac{1}{2}\right) = -1$$

Poszukiwane przemieszczenie.

$$\delta_{22p} = -\varphi\left(\frac{1}{2}\right) = \frac{5a + 3av}{3D - 3Dv^2}$$

Rozwiązanie układu równań

Po rozwiązaniu układu równań metody zaburzeń brzegowych otrzymujemy następujące siły wewnętrzne.

$$X_1 = \left(E^2 h^2 \left(0. + \frac{a^2 q \lambda^2 (5.69678 + 1.69678 v)}{Eh (0. + D (-1. + v^2))} \right) \right) /$$

$$\left(4. \lambda^4 - (1. (1.66667 + 2. \lambda + 1. v) (E a^2 h (5. + 3. v) + D \lambda^3 (12. - 12. v^2))) / (D (3. - 3. v^2)) \right)$$

$$X_2 = (1. D E a^3 h q (2.84839 + 0.848392 v) (1.66667 + 2. \lambda + 1. v) (3. - 3. v^2)) /$$

$$\left((0. + D (-1. + v^2)) (E a^2 h (-8.33333 + \lambda (-10. - 6. v) + (-10. - 3. v) v) + \right.$$

$$\left. D \lambda^3 (-20. + \lambda (-12. + 12. v^2) + v (-12. + v (20. + 12. v))) \right)$$

Dalej przyjęto następujące dane liczbowe.

$$h \rightarrow 0.2$$

$$q \rightarrow 10\,000$$

$$E \rightarrow 30\,000\,000\,000$$

$$a \rightarrow 5$$

$$v \rightarrow 0.2$$

Z przyjętych danych wynikają następujące wartości sztywności płytowej i współczynnika λ .

$$D = \frac{E h^3}{12 (1 - v^2)} = 2.08333 \times 10^7$$

$$\lambda = \left(\frac{3 (1 - v^2) a^2}{h^2} \right)^{0.25} = 6.51356$$

Czyli poszukiwane siły mają następujące wartości.

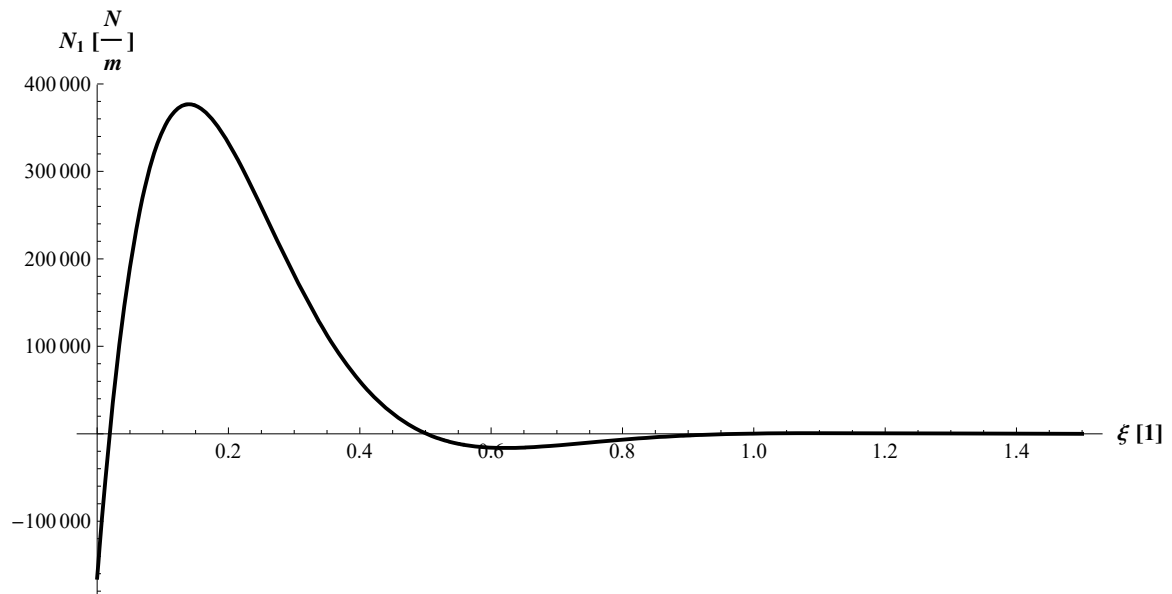
$$X_1 = 88\,195.5$$

$$X_2 = 77\,402.5$$

Wykresy sił wewnętrznych

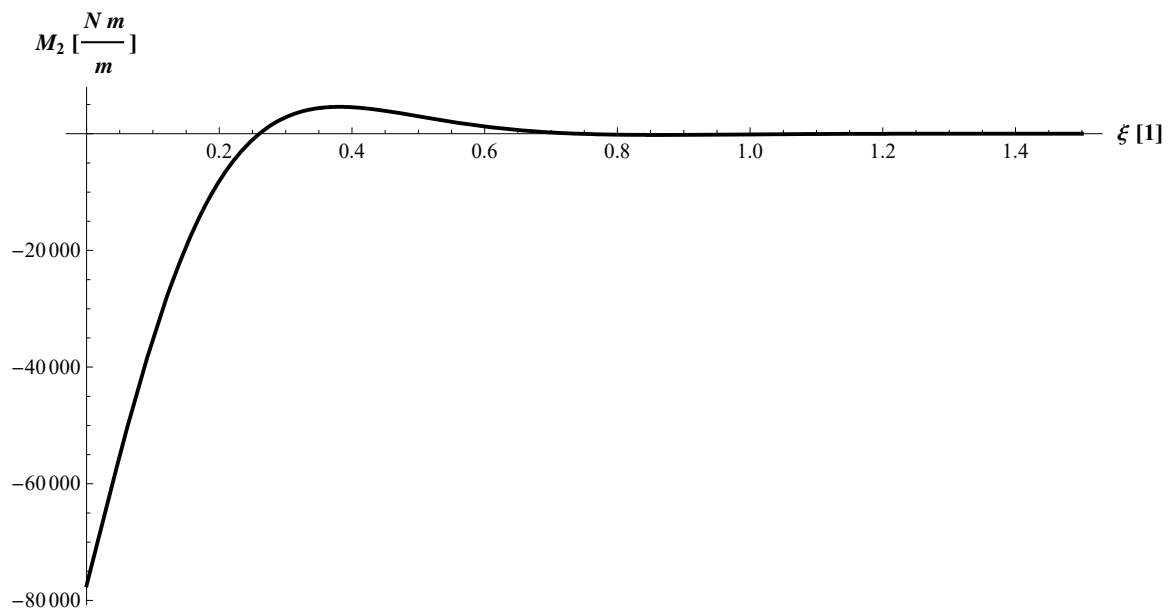
■ Siła równoleżnikowa

$$N_1 = X_1 N_1(X_1) + X_2 N_1(X_2)$$



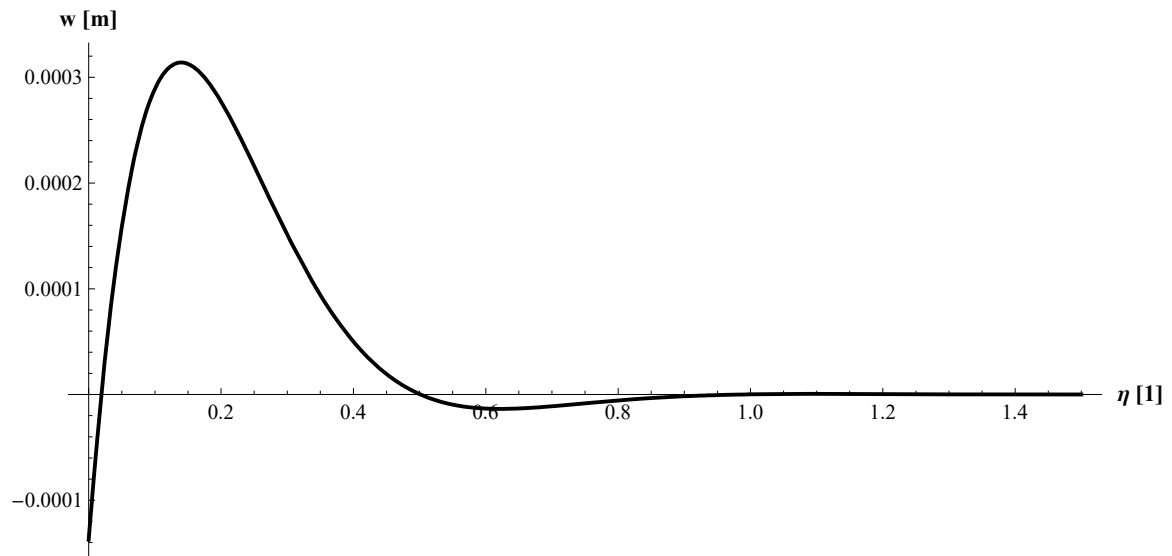
■ Moment południkowy

$$M_2 = X_1 M_2(X_1) + X_2 M_2(X_2)$$

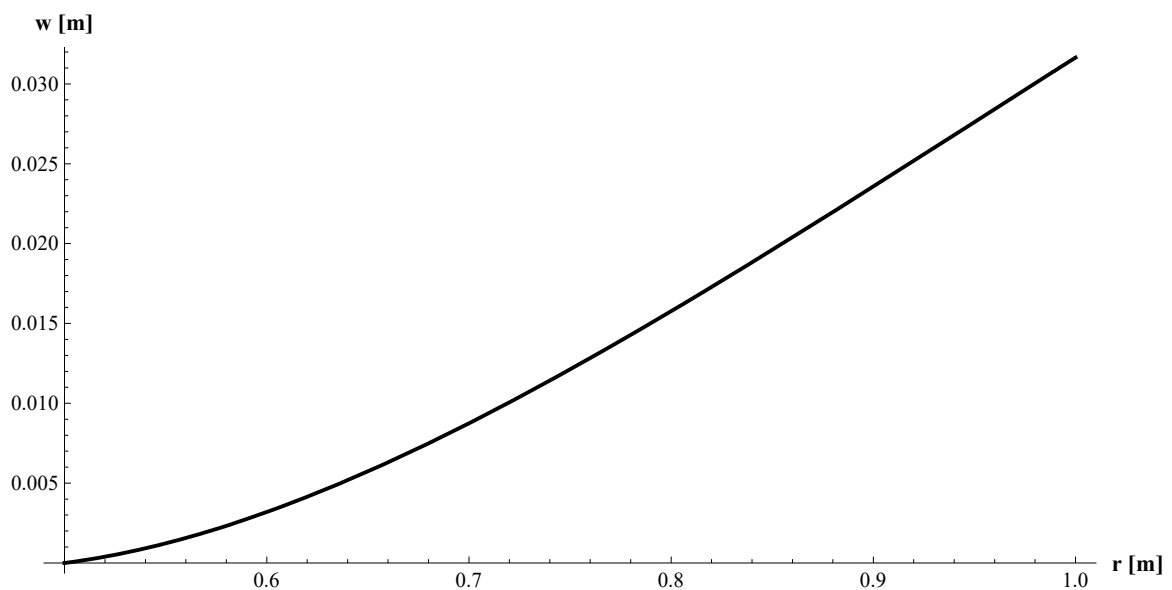


Wykres przemieszczenia normalnego

■ Dla walca



■ Dla płyty (wykres ugięcia)



Sprawdzenie zgodności przemieszczeń i kątów obrotu w miejscu połączenia płyty z walcem

■ Zgodność przemieszczeń

Walec

$$\delta_s = \delta_{10w} + X_1 \delta_{11w} + X_2 \delta_{12} = -0.000137193$$

Płyta

$$\delta_p = \delta_{10p} + \delta_{11p} X_1 = 0.000137193$$

■ Zgodność kątów obrotu

Walec

$$\chi_s = \delta_{12} X_1 + \delta_{20_s} + \delta_{22_s} X_2 = 0.00160472$$

Płyta

$$\chi_p = \delta_{20_p} + \delta_{22_p} X_2 = -0.00160472$$

UWAGA!!!

W zadaniu nie chodzi o przepisywanie wzorów z materiałów, ani doprowadzenie obliczeń do końca. Należy wykazać się: znajomością metody zaburzeń brzegowych, umiejętnością zapisywania warunków brzegowych dla płyt i tarcz kołowych oraz powłoki walcowej, umiejętnością poprawnej interpretacji “ δ ”.

Bibliografia

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