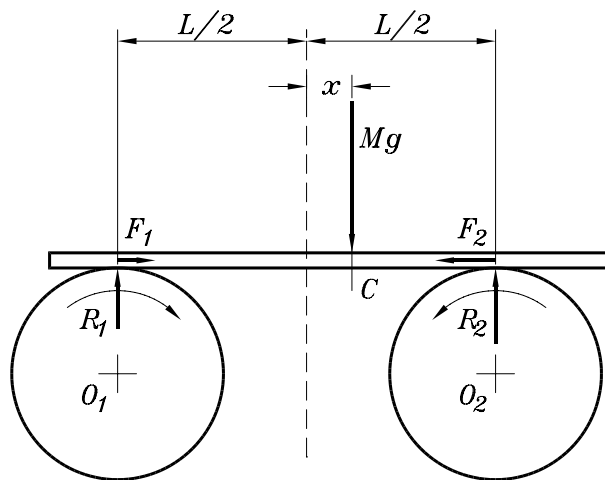


# XXXIX OLIMPIADA WIEDZY TECHNICZNEJ

## Zawody III stopnia

### Rozwiązania zadań dla grupy mechaniczno-budowlanej

#### Rozwiązanie zadania 1



Równanie ruchu dla ruchu harmonicznego ma następującą postać:

$$a = -\omega^2 x, \quad (1)$$

w której:  $a$  – przyspieszenie,  $\omega = \frac{2 \cdot \pi}{T}$  – prędkość kątowna,  $x$  – odchylenie od stanu równowagi.

Równanie opisujące ruch deski należy doprowadzić do postaci (1), a następnie wyznaczyć  $\omega$  i stąd  $T$ .

---

Patronem honorowym OWT jest Minister Gospodarki.

Partnerami medialnymi OWT są:

- Przegląd Techniczny,
- Przegląd Mechaniczny.

Sponsorami XXXIX OWT są:

- Instytut Mechnizacji Budownictwa i Górnictwa Skalnego,
- Stowarzyszenie Inżynierów i Techników Przemysłu Materiałów Budowlanych,
- Wydawnictwo Kartograficzne Beata Piętka.

Z równania momentów wyznaczamy reakcję  $R_1$ :

$$R_1 L - M g \left( \frac{L}{2} - x \right) = 0 \quad \Rightarrow \quad R_1 = M g \left( \frac{1}{2} - \frac{x}{L} \right),$$

a ponieważ  $R_2 = M g - R_1$ , więc:

$$R_2 = M g \left( \frac{1}{2} + \frac{x}{L} \right).$$

Odpowiednio siły tarcia (uwzględniając kierunek w prawo jako dodatni) wynoszą:

$$F_1 = M g f \left( \frac{1}{2} - \frac{x}{L} \right); \quad F_2 = -M g f \left( \frac{1}{2} + \frac{x}{L} \right).$$

Siła wymuszająca ruch deski, czyli wypadkowa sił tarcia wynosi:

$$W = F_1 + F_2,$$

$$W = M g f \left( \frac{1}{2} - \frac{x}{L} \right) - M g f \left( \frac{1}{2} + \frac{x}{L} \right),$$

$$W = -\frac{2 M g f}{L} x.$$

Ostatecznie, wykorzystując prawo Newtona:

$$a = -\frac{2 g f}{L} x, \quad (2)$$

i porównując równanie (2) z równaniem (1) otrzymujemy:

$$\omega = \sqrt{\frac{2 g f}{L}},$$

$$T = 2 \pi \sqrt{\frac{L}{2 g f}},$$

$$a_{\max} = \omega^2 A; \quad v_{\max} = \omega A.$$

Wartości liczbowe:

$$\omega = \sqrt{\frac{2 g f}{L}} = \sqrt{\frac{2 \cdot 9,81 \cdot 0,1}{2}} = 0,99 \text{ rad/s};$$

$$T = \frac{2 \pi}{\omega} = \frac{2 \cdot \pi}{0,99} = 6,35 \text{ s},$$

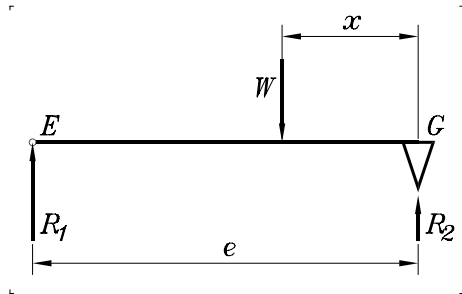
$$a_{\max} = \omega^2 A = 0,99^2 \cdot 0,5 = 0,49 \text{ m/s}^2;$$

$$v_{\max} = \omega A = 0,99 \cdot 0,5 = 0,495 \text{ m/s}.$$

## Rozwiązanie zadania 2

Poniższe rysunki przedstawiają siły i ich reakcje w poszczególnych belkach.

Belka EG



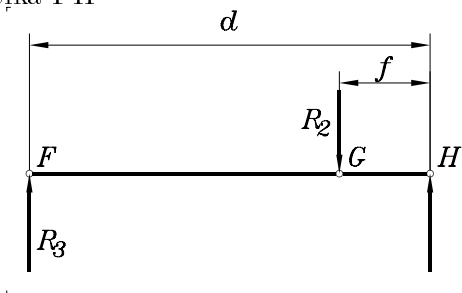
Z równania momentów względem punktu G

$$R_1 = W \frac{x}{e},$$

a ponieważ  $W = R_1 + R_2$ , więc:

$$R_2 = W \left( 1 - \frac{x}{e} \right).$$

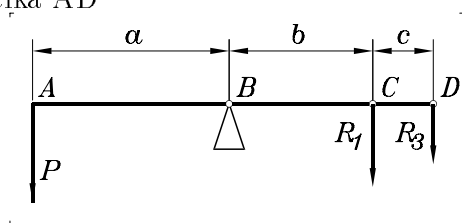
Belka FH



Z równania momentów względem punktu H

$$R_3 = R_2 \frac{f}{d} = W \frac{f}{d} \left( 1 - \frac{x}{e} \right)$$

Belka AD



Z równania momentów względem punktu B

$$P a = R_1 b + R_3 (b + c),$$

$$P a = W \frac{x}{e} b + W \frac{f}{d} \left( 1 - \frac{x}{e} \right) (b + c).$$

Po przekształceniach:

$$P a = W b \left( \frac{x}{e} + \frac{f}{d} \frac{b+c}{b} - \frac{f}{d} \frac{b+c}{b} \frac{x}{e} \right),$$

$$P a = W b \left[ \frac{x}{e} \left( 1 - \frac{f}{d} \frac{b+c}{b} \right) + \frac{f}{d} \frac{b+c}{b} \right].$$

W powyższym równaniu, aby zachować niezależność wyniku ważenia od położenia ciała na platformie należy wyeliminować zmienną  $x$ , a więc:

$$1 - \frac{f}{d} \frac{b+c}{b} = 0 \Rightarrow \frac{f}{d} \frac{b+c}{b} = 1 \Rightarrow \frac{b+c}{b} = \frac{d}{f} \Rightarrow c = b \left( \frac{d}{f} - 1 \right),$$

oraz:

$$P a = W b .$$

Ponieważ dla wagi dziesiątej zachodzi:  $P = 0,1 W$ , więc:

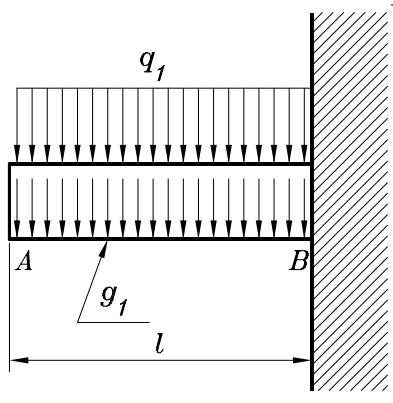
$$\frac{b}{a} = \frac{P}{W} = 0,1 \quad \Rightarrow \quad b = 0,1 a = 0,1 \cdot 1 = 0,1 \text{ m},$$

$$c = b \left( \frac{d}{f} - 1 \right) = 0,1 \cdot \left( \frac{1}{0,2} - 1 \right) = 0,4 \text{ m}.$$

Poszukiwane długości wynoszą:  $b = 0,1 \text{ m}$  oraz  $c = 0,4 \text{ m}$

### Rozwiązanie zadania 3

#### Sytuacja przed wzmocnieniem



Rys.1

Ponieważ ceowe belki są ustawione względem siebie w styk i nie są między sobą stężone, to trzeba je traktować oddzielnie jako belki wspornikowe obciążone ciężarem własnym  $g_1$  oraz ciężarem składowanych materiałów  $q$  (Rys.1). Na jedną belkę przypadać będzie

$$q_1 = q b = 4 \cdot 0,30 = 1,2 \text{ kN/m}.$$

Maksymalny moment zginający w belce wspornikowej jest równy:

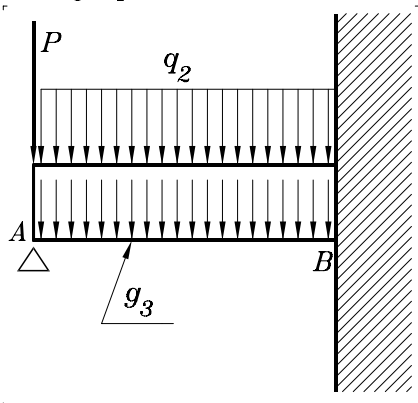
$$M = \frac{1}{2} (g_1 + q_1) l^2 = \frac{1}{2} \cdot (0,462 + 1,2) \cdot 4,5^2 = 16,828 \text{ kNm}.$$

Maksymalne naprężenie zginające jest równe:

$$\sigma = \frac{M}{W_y} = \frac{16,828}{67,8} \cdot 10^6 = 248200,6 \text{ kN/m}^2 = 248,2 \text{ MPa} > k = 200 \text{ MPa}.$$

Zatem warunek bezpieczeństwa, polegający na nie przekroczeniu naprężeń dozwolonych  $k$  nie jest spełniony i trzeba konstrukcję wzmocnić w sposób opisany w treści zadania.

### Sytuacja po wzmocnieniu



Rys.2

Trzeba wyodrębnić wzdłuż płyty z ceowników pas o szerokości  $x$  odpowiadający szukanemu rozstawowi rur. Po podparciu końca wspornika nastąpi zmiana schematu statycznego tak wyodrębnionej belki ze schematu wspornikowego na schemat belki o jednym końcu utwierdzonym, a drugim – podpartym przegubowo-przesuwnie (Rys.2).

Obciążenie ciężarem własnym konstrukcji ceowników o szerokości  $x$  będzie teraz równe:

$$g_3 = g_1 \frac{x}{b} = \frac{0,462}{0,3} x = 1,54 x \text{ kN/m.}$$

Ciężar odcinka dwuteownika o długości  $x$ :

$$P = g_2 x = 1,17 x \text{ kN.}$$

Obciążenie ciężarem składowanych materiałów jest teraz równe:

$$q_2 = q x = 4 x \text{ kN/m.}$$

Na rury w punkcie  $A$  będzie działać reakcja (wzór jest w każdym poradniku):

$$R_A = \frac{3}{8} (g_3 + q_2) l + P = \frac{3}{8} \cdot x \cdot (1,54 + 4,00) \cdot 4,5 + 1,17 \cdot x = 10,52 x .$$

Aby nie nastąpiło wyboczenie rury reakcja  $R_A$  nie powinna przekroczyć wartości siły krytycznej  $P_{kr}$ . Wzór na siłę krytyczną można znaleźć w każdym poradniku. Ze względu na warunki brzegowe długość wyboczeniowa rury  $l_w = 0,7 h$ .

$$P_{kr} = \frac{\pi^2 E J_{min}}{l_w^2} = \frac{\pi^2 \cdot 2,1 \cdot 10^5 \cdot 10^6 \cdot 27,9}{(0,7 \cdot 5)^2 \cdot 10^8} = 47204,91 \text{ N} = 47,2 \text{ kN.}$$

W skrajnym przypadku mamy zatem:

$$R_A = P_{kr} ,$$

czyli  $10,52 x = 47,2 \Rightarrow x = 4,49 \text{ m.}$

Oczywiście w rzeczywistości powinno być  $x < 4,49 \text{ m}$ , np.  $x = 4 \text{ m}$ . Wtedy wyboczenie rury na pewno nie nastąpi.

## Przykładowe rozwiązanie problemu technicznego

Roczne zapotrzebowanie na paliwo wyznacza się na podstawie znajomości średniej mocy EC ( $P$ ), czasu pracy w ciągu roku ( $t$ ), wartości opałowej paliwa ( $W_i$ ) oraz sprawności EC dla danego paliwa ( $\eta_i$ ):

$$m_{pal} = \frac{P t}{W_i \eta_i}.$$

Dla węgla:

$$m_w = \frac{P t}{W_w \eta_w} = \frac{50 \cdot 8000 \cdot 3600}{22 \cdot 0,7} \left[ \frac{\text{MW h s/h}}{\text{MJ/kg}} \right] = 93,5 \cdot 10^6 \text{ kg} = 93500 \text{ ton}.$$

Dla biomasy:

$$m_{bm} = \frac{P t}{W_{bm} \eta_{bm}} = \frac{50 \cdot 8000 \cdot 3600}{15 \cdot 0,65} = 147,7 \cdot 10^6 \text{ kg} = 147700 \text{ ton}.$$

Transport i składowanie:

Węgiel – transport koleją wagonami 60 tonowymi ( $p_w$ ). Liczba wagonów:

$$N_w = \frac{m_w}{p_w} = \frac{93500}{60} \cong 1560.$$

Zakładając, że pociąg składa się z 30 wagonów, wymaganą ilość węgla można dowiedzieć:

$$N_p = \frac{N_w}{30} = 52 \text{ składami}.$$

Co oznacza 1 (czasami 2) pociąg w tygodniu.

Wymagany jest miesięczny zapas węgla, tzn.:

$$m_{w-zap} = \frac{m_w}{11} \cong 8500 \text{ ton}.$$

(EC pracuje 11 miesięcy w roku, 8000 godzin).

Objętość tej masy węgla:

$$V_{w-zap} = \frac{m_{w-zap}}{\rho_w} = \frac{8500}{0,95} \cong 9000 \text{ m}^3.$$

Zakładając, że pryzma ma wysokość 5 m, na składowanie takiej ilości węgla potrzebny jest teren (kwadrat) o boku:

$$l = \left( \frac{V_w - zap}{5} \right)^{0,5} \cong 45 \text{ m.}$$

Biomasa jako paliwo. Zapotrzebowanie roczne ok. 150 000 ton (wcześniej obliczone)

Biorąc pod uwagę produktywność biomasy ( $p_{bm}$ ), procent powierzchni, z której można ją zbierać ( $k_{bm}$ ), wielkość obszaru, z którego należy dowozić biomasę do EC jest równa:

$$A_{bm} = \frac{m_{bm}}{p_{bm} k_{bm}} = \frac{150000}{15 \cdot 0,05 \cdot 100} \cong 2000 \text{ km}^2.$$

Jest to okrąg o promieniu:

$$r_{bm} = \left( \frac{A_{bm}}{\pi} \right)^{0,5} \cong 25 \text{ km.}$$

Aby określić wymagania dotyczące transportu surowca do EC w/w obszar należy podzielić na 5 sektorów (zgodnie z warunkami zadania). W tabelce przedstawiono wyniki obliczeń dla poszczególnych sektorów (liczby zaokrąglone):

| Sektor ,<br><i>i</i> | Promień<br>zewnętrzny,<br>km | Pole<br>powierzchni,<br>km <sup>2</sup> | Całkowita<br>ilość biomasy,<br>tony | Liczba<br>przejazdów | Długość trasy<br>pojazdów,<br>km |
|----------------------|------------------------------|---|-------------------------------------|----------------------|----------------------------------|
| 1                    | 5                            | 79                                      | 5 890                               | 370                  | 5 520                            |
| 2                    | 10                           | 236                                     | 17 670                              | 1105                 | 33 135                           |
| 3                    | 15                           | 393                                     | 29 450                              | 1840                 | 82 835                           |
| 4                    | 20                           | 550                                     | 41 230                              | 2580                 | 154 630                          |
| 5                    | 25                           | 707                                     | 53 020                              | 3315                 | 248 500                          |

Zależności:

Pole powierzchni:

$$A_i = \pi \left( r_{iz}^2 - r_{iw}^2 \right) ; \quad r_{1w} = 0.$$

Całkowita ilość biomasy z danego sektora:

$$m_{i-bm} = A_i \cdot p_{bm} \cdot 100 \cdot k_{bm}.$$

Liczba pojazdów ( $p_s$  – jest ładownością samochodu)

$$N_{i-sam} = \frac{m_{i-bm}}{p_s}.$$

Droga transportu:

$$L_i = N_{i-sam} \cdot r_{iz} \cdot 3 \quad (\text{trzykrotność zewnętrznego promienia}).$$

Aby dostarczyć wymaganą ilość biomasy do EC transportem samochodowym, należy wykonać ok. **9200** kursów (suma kolumny 5), przy tym samochody pokonają łączny dystans **2.524600** km (tam i z powrotem).

Dostawy odbywają się przez 7 miesięcy. Przyjmując 22 dni robocze w miesiącu, oznacza to, że dziennie należy przyjąć i rozładować średnio

$$\frac{9200}{7 \cdot 22} \cong 60 \quad \text{samochodów.}$$

Składowanie. Zapas na 4 miesiące:

$$m_{bm-zap} = \frac{m_{bm} \cdot 4}{11} \cong 53700 \text{ ton.}$$

Objętość tej ilości biomasy:

$$V_{bm-zap} = \frac{m_{bm-zap}}{\rho_{bm}} = \frac{53700}{0,44} \cong 122000 \text{ m}^3$$

Zakładając, że pryzma ma wysokość 5 m, na składowanie takiej ilości biomasy potrzebny jest teren (kwadrat) o boku:

$$l = \left( \frac{V_{bm-zap}}{5} \right)^{0,5} \cong 160 \text{ m.}$$

Emisja CO<sub>2</sub>. Roczną emisję CO<sub>2</sub> wyznacza się z zależności:

$$m_{i-C} = m_i \cdot u_{iC} \cdot k,$$



gdzie:  $m_i$  – zużycie  $i$ -tego paliwa,  $u_{iC}$  – udział pierwiastka C w paliwie,  $k$  – stosunek masy molowej  $\text{CO}_2$  do masy molowej C ( $44/12 = 3,67$ ).

Emisja  $\text{CO}_2$  w przypadku opalania węglem: 274 tys. ton.

Emisja  $\text{CO}_2$  w przypadku spalania biomasy: 216 tys. ton.

Mimo dwukrotnie mniejszej zawartości C w paliwie przy spalaniu biomasy emisja  $\text{CO}_2$  stanowi ok. 80% emisji przy spalaniu węgla (co wynika z różnic wartości opałowej).

Należy dodać, że przy ocenie ekologicznych skutków spalania biomasy pomija się rzeczywistą emisję  $\text{CO}_2$ , przyjmując, że gaz ten krąży w obiegu zamkniętym – wyemitowany do atmosfery w procesie spalania jest następnie absorbowany w biosferze (przyrost biomasy roślinnej).