

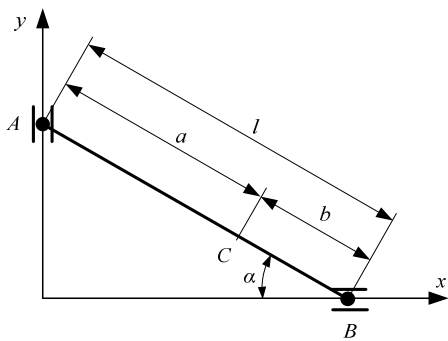
XLIII OLIMPIADA WIEDZY TECHNICZNEJ

Zawody III stopnia

Rozwiązania zadań dla grupy mechaniczno-budowlanej

Rozwiązanie zadania 1

ad 1.)



$$\begin{aligned}x_C &= a \cos \alpha, & y_C &= b \sin \alpha, \\x_C^2 &= a^2 \cos^2 \alpha, & y_C^2 &= b^2 \sin^2 \alpha, \\ \frac{x_C^2}{a^2} &= \cos^2 \alpha, & \frac{y_C^2}{b^2} &= \sin^2 \alpha.\end{aligned}$$

Po dodaniu stronami powyższych równań szukana elipsa opisana jest równaniem:

$$\frac{x_C^2}{a^2} + \frac{y_C^2}{b^2} = \cos^2 \alpha + \sin^2 \alpha = 1.$$

ad 2.)

Należy wyznaczyć kolejno:

$$x_B = d \sin \omega t, \quad \cos \alpha = \frac{x_B}{l} = \frac{d}{l} \sin \omega t, \quad \sin \alpha = \frac{\sqrt{l^2 - x_B^2}}{l} = \frac{\sqrt{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}}{l}.$$

Położenie punktu C w funkcji czasu opisane jest zatem zależnościami:

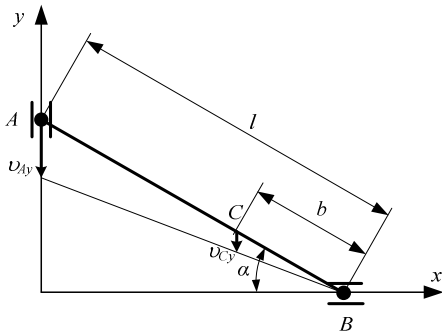
$$x_C = a \cos \alpha = \frac{a d}{l} \sin \omega t, \quad y_C = b \sin \alpha = \frac{b}{l} \sqrt{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}.$$

Patronem honorowym OWT jest Minister Gospodarki.
Organizatorem OWT jest Federacja Stowarzyszeń Naukowo-Technicznych NOT.
Olimpiada jest finansowana ze środków MEN.

Prędkość punktu B , jako prędkość w ruchu harmonicznym jest równa:

$$v_B = v_{Bx} = d \omega \cos \omega t.$$

Składowa v_x prędkości punktu C wynika z proporcji (Rys.3)



$$\frac{v_{Bx}}{l} = \frac{v_{Cx}}{a} \quad \Rightarrow \quad v_{Cx} = \frac{a}{l} v_{Bx} = \frac{a}{l} d \omega \cos \omega t.$$

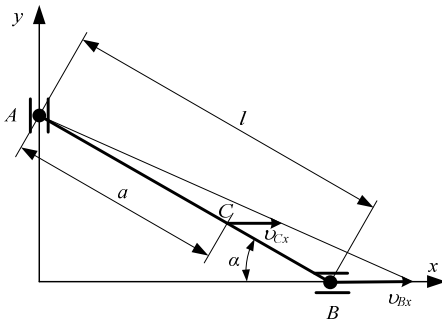
Prędkość punktu A : $v_A = v_{Ay}$ wyznacza się korzystając z faktu, że rzuty prędkości wszystkich punktów prostej sztywnej na tę prostą są sobie równe:

$$v_{Bx} \cos \alpha = -v_{Ay} \sin \alpha$$

Stąd:

$$v_{Ay} = -v_{Bx} \frac{\cos \alpha}{\sin \alpha} = -d \omega \cos \omega t \frac{d \sin \omega t}{\sqrt{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}}.$$

Składowa v_y prędkości punktu C wynika z proporcji (Rys.4)



$$\frac{v_{Ay}}{l} = \frac{v_{Cy}}{b}$$

$$v_{Cy} = \frac{b}{l} v_{Ay} = -\frac{b}{l} d \omega \cos \omega t \frac{d \sin \omega t}{\sqrt{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}}.$$

Ostatecznie jest zatem:

$$\begin{aligned} v_C &= \sqrt{v_{Cx}^2 + v_{Cy}^2} = \frac{d}{l} \omega \cos \omega t \sqrt{a^2 + \frac{b^2 d^2 \sin^2 \omega t}{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}} = \\ &= \frac{d a}{l} \omega \cos \omega t \sqrt{1 + \frac{b^2 d^2}{a^2} \frac{\sin^2 \omega t}{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}}. \end{aligned}$$

Kąt jaki tworzy prędkość v_C z osią x można wyznaczyć z zależności:

$$\cos \beta = \frac{v_{Cx}}{v_C} = \frac{1}{\sqrt{1 + \frac{b^2 d^2}{a^2} \frac{\sin^2 \omega t}{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}}}.$$

ad 3.)

$$\begin{aligned} v_A &= -d^2 \omega \cos \omega t \frac{\sin \omega t}{\sqrt{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}} = \\ &= -0,95^2 \cdot \pi \cdot \cos(0,25 \cdot \pi) \cdot \frac{\sin(0,25 \cdot \pi)}{\sqrt{1^2 - 0,95^2 \cdot \sin^2(0,25 \cdot \pi)}} = -1,91 \text{ m/s}, \end{aligned}$$

$$v_B = d \omega \cos \omega t = 0,95 \cdot \pi \cdot \cos(0,25 \cdot \pi) = 2,11 \text{ m/s},$$

$$\begin{aligned} v_C &= \frac{d a}{l} \omega \cos \omega t \sqrt{1 + \frac{b^2 d^2}{a^2} \frac{\sin^2 \omega t}{l^2 - d^2 \sin^2 \omega t}} = \\ &= \frac{0,95 \cdot 0,6}{1} \cdot \pi \cdot \cos(0,25 \cdot \pi) \cdot \sqrt{1 + \left(\frac{0,4 \cdot 0,95}{0,6}\right)^2 \cdot \frac{\sin^2(0,25 \cdot \pi)}{1^2 - 0,95^2 \cdot \sin^2(0,25 \cdot \pi)}} = \\ &= 1,48 \text{ m/s}. \end{aligned}$$

Rozwiązanie zadania 2

Opór cieplny ściany zewnętrznej

$$R_z = \frac{1}{h_w} + \frac{2 g_t}{\lambda_t} + \frac{g_b}{\lambda_b} + \frac{g_s}{\lambda_s} + \frac{1}{h_z} = \frac{1}{8} + \frac{2 \cdot 0,015}{0,82} + \frac{0,25}{1,7} + \frac{0,1}{0,042} + \frac{1}{25} = 2,73 \text{ m}^2 \text{K/W}. \quad (1)$$

Opór cieplny ściany działowej

$$R_d = \frac{1}{h_w} + \frac{2 g_t}{\lambda_t} + \frac{g_c}{\lambda_c} + \frac{1}{h_w} = \frac{1}{8} + \frac{2 \cdot 0,015}{0,82} + \frac{0,24}{0,62} + \frac{1}{8} = 0,67 \text{ m}^2 \text{K/W}. \quad (2)$$

Bilans ciepły większego pomieszczenia

$$Q = \left(\frac{F_{p1}}{R_{st}} + \frac{(F_{z1} - 2F_{ok} - F_{drz})}{R_z} + 2F_{ok}k_{ok} + F_{drz}k_{drz} - z \right) (T_{w1} - T_z) + \left(\frac{(F_d - F_{drz})}{R_d} + F_{drz}k_{drz} - w \right) (T_{w1} - T_{w2}) . \quad (3)$$

Bilans ciepły mniejszego pomieszczenia

$$\left(\frac{(F_d - F_{drz})}{R_d} + F_{drz}k_{drz} - w \right) (T_{w1} - T_{w2}) = \left(\frac{(F_c - F_{p1})}{R_{st}} + \frac{F_{z2}}{R_z} \right) (T_{w2} - T_z) . \quad (4)$$

Obliczenie współczynników stojących przy różnicach temperatur w równaniu (3) i (4)

$$\begin{aligned} A &= \frac{F_{p1}}{R_{st}} + \frac{(F_{z1} - 2F_{ok} - F_{drz})}{R_z} + 2F_{ok}k_{ok} + F_{drz}k_{drz} - z = \\ &= \frac{24}{5} + \frac{48 - 2 \cdot 1,7 - 1,8}{2,73} + 2 \cdot 1,7 \cdot 1,6 + 1,8 \cdot 1,5 = 28,96 \text{ W/K} , \\ B &= \left(\frac{(F_d - F_{drz})}{R_d} + F_{drz}k_{drz} - w \right) = \frac{12 - 1,8}{0,67} + 1,8 \cdot 2,6 = 19,9 \text{ W/K} , \\ C &= \left(\frac{(F_c - F_{p1})}{R_{st}} + \frac{F_{z2}}{R_z} \right) = \frac{40 - 24}{5} + \frac{36}{2,73} = 16,39 \text{ W/K} . \end{aligned}$$

Równania (3) i (4) w uproszczonym zapisie:

$$(A + B)T_{w1} - BT_{w2} = Q + AT_z , \quad (5)$$

$$B T_{w1} - (B + C) T_{w2} = -C T_z . \quad (6)$$

Wyznaczając T_{w2} z równania (6):

$$T_{w2} = \frac{B T_{w1} + C T_z}{B + C} , \quad (7)$$

podstawiając do równania (5) jest:

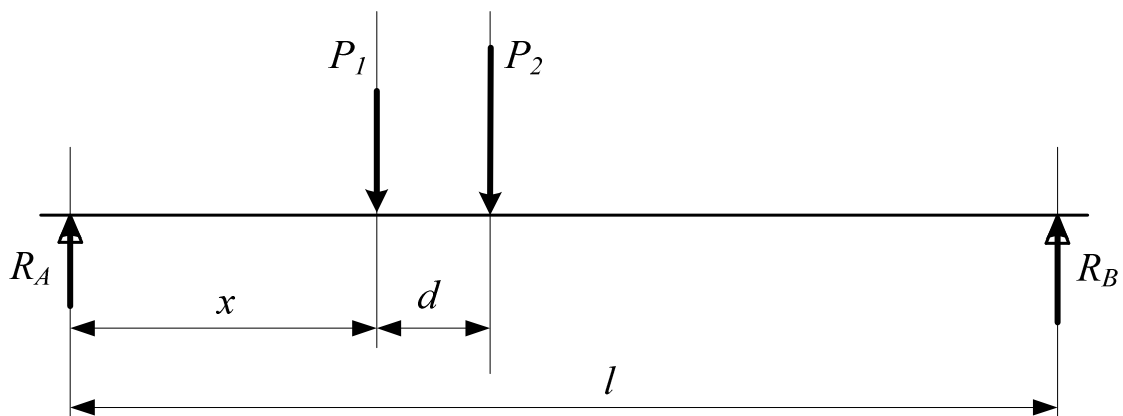
$$T_{w1} = \frac{Q + \left(A + \frac{B C}{B + C} \right) T_z}{A + B - \frac{B^2}{B + C}} = \frac{1300 + \left(28,96 + \frac{19,9 \cdot 16,39}{19,9 + 16,39} \right) \cdot (-15)}{28,96 + 19,9 - \frac{19,9^2}{19,9 + 16,39}} = 19,3^\circ\text{C} , \quad (8)$$

Temperaturę T_{w2} można obliczyć z zależności (7):

$$T_{w2} = \frac{B T_{w1} + C T_z}{B + C} = \frac{19,9 \cdot 19,3 + 16,39 \cdot (-15)}{19,9 + 16,39} = 3,8^\circ\text{C} . \quad (9)$$

Odpowiedź: $T_{w1} = 19,3^\circ\text{C}$, $T_{w2} = 3,8^\circ\text{C}$.

Rozwiązanie zadania 3



Rys.2.

W celu wyznaczenia reakcji R_A na podstawie rys.2 należy zapisać warunek równowagi przęsła belkowego względem podpory B .

$$R_A l - P_1 (l - x) - P_2 (l - x - d) = 0 , \quad (1)$$

Z tego równania:

$$R_A = P_1 \frac{l - x}{l} + P_2 \frac{l - x - d}{l} . \quad (2)$$

Momenty zginające w miejscu działania sił P_1 i P_2 można wyznaczyć za pomocą równań:

$$M_1 = R_A x = \frac{x}{l} \left[\left(P_1 + P_2 \right) (l - x) - P_2 d \right] , \quad (3)$$

$$M_2 = R_A (x + d) - P_1 d = \frac{x + d}{l} \left[\left(P_1 + P_2 \right) (l - x) - P_2 d \right] - P_1 d . \quad (4)$$

Położenie siły P_1 , oznaczone $x_{1 \max}$, w którym moment zginający M_1 osiągnie maksymalną wartość $M_{1 \max}$ można wyznaczyć z warunku:

$$\frac{dM_1}{dx} = 0 . \quad (5)$$

Przedstawiając wyrażenie (5) w nieco innej postaci, dogodniejszej do różniczkowania,

$$M_1 = x P_1 - \frac{x^2 P_1}{l} + P_2 x - \frac{x^2 P_2}{l} - x P_2 \frac{d}{l} , \quad (6)$$

różniczkując je względem x i przyrównując pochodną zgodnie z (5) do 0, oblicza się wartość $x = x_{1 \max}$

$$\frac{dM_1}{dx} = P_1 - \frac{2x}{l} P_1 + P_2 - \frac{2x}{l} P_2 - P_2 \frac{d}{l} = 0 , \quad (7)$$

$$x = x_{1 \max} = \frac{l}{2} - \frac{P_2}{P_1 + P_2} \frac{d}{2} . \quad (8)$$

Postępując analogicznie w odniesieniu do położenia siły P_2 , odpowiadającego takiemu jej położeniu, które wywołuje w przęsle belkowym maksymalny moment $M_{2 \max}$, otrzymuje się

po zróżniczkowaniu względem x wyrażenia (4) i przyrównaniu pochodnej do 0 następującą zależność:

$$x = \frac{l-d}{2} - \frac{P_2}{P_1 + P_2} \frac{d}{2}, \quad (9)$$

$$x_{2 \max} = x + d. \quad (10)$$

Wstawiając do (8) i (10) dane liczbowe podane w treści zadania, można obliczyć wartości $x_{1 \max}$ i $x_{2 \max}$

$$x_{1 \max} = \frac{20,00}{2} - \frac{2,00}{1,50 + 2,00} \cdot \frac{3,0}{2} = 9,14 \text{ m},$$

$$x_{2 \max} = 3,00 + \frac{20,00 - 3,00}{2} - \frac{2,00}{1,50 + 2,00} \cdot \frac{3,0}{2} = 10,64 \text{ m}.$$

Odpowiedź: Położenie osi o naciskach P_1 i P_2 , w których wystąpią maksymalne wartości momentów zginających są równe odpowiednio $x_{1 \max} = 9,14 \text{ m}$, $x_{2 \max} = 10,64 \text{ m}$.