

# XL OLIMPIADA WIEDZY TECHNICZNEJ

## Zawody III stopnia

### Rozwiązania zadań dla grupy mechaniczno-budowlanej

#### Rozwiązanie zadania 1

Ad.1) Moc teoretyczna napędu stopnia I

$$N_{t1} = \frac{z}{z-1} \dot{m} R T_1 \left[ \left( \frac{p_m}{p_1} \right)^{\frac{z-1}{z}} - 1 \right] = \frac{z}{z-1} p_1 \dot{V}_1 \left[ \left( \frac{p_m}{p_1} \right)^{\frac{z-1}{z}} - 1 \right] \quad (1)$$

Moc teoretyczna napędu stopnia II

$$N_{t2} = \frac{z}{z-1} \dot{m} R T_1 \left[ \left( \frac{p_2}{p_m} \right)^{\frac{z-1}{z}} - 1 \right] = \frac{z}{z-1} p_m \dot{V}_2 \left[ \left( \frac{p_2}{p_m} \right)^{\frac{z-1}{z}} - 1 \right] \quad (2)$$

Ponieważ  $N_{t1} = N_{t2}$  z porównania pierwszych części wzorów (1) i (2) wynika:

$$\left( \frac{p_m}{p_1} \right)^{\frac{z-1}{z}} = \left( \frac{p_2}{p_m} \right)^{\frac{z-1}{z}},$$

a stąd jak poprzednio

$$p_m = \sqrt{p_1 p_2} = \sqrt{1 \cdot 36} = 6 \text{ bar.}$$

Moc sprężarki wyznaczamy wykorzystując drugą część wzoru (2):

$$N_{t1} = \frac{z}{z-1} p_1 \dot{V}_1 \left[ \left( \frac{p_m}{p_1} \right)^{\frac{z-1}{z}} - 1 \right] =$$

---

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

$$= \frac{1,2}{1,2-1} \cdot 10^5 \cdot \frac{60}{3600} \cdot \left[ \left( \frac{6}{1} \right)^{\frac{1,2-1}{1,2}} - 1 \right] = 3480,1 \text{ W} = 3,5 \text{ kW}.$$

$$N_t = 2 N_{t1} = 2 \cdot 3,5 = 7 \text{ kW}.$$

Ad.2) Ciepło wydzielające się podczas sprężania politropowego:

$$Q_1 = m c \left( T_2 - T_1 \right). \quad (3)$$

$$c = \frac{z-k}{z-1} c_v = \frac{z-k}{z-1} \frac{R}{k-1} \quad \text{– ciepło właściwe politropy.} \quad (4)$$

$$T_2 = T_1 \left( \frac{p_m}{p} \right)^{\frac{z-1}{z}} \quad \text{– równanie przemiany politropowej (dla pierwszego stopnia).} \quad (5)$$

Z równań (3) do (5) zmieniając znak wyrażenia (w maszynach roboczych wydzielające się ciepło przyjmuje się za dodatnie) otrzymujemy :

$$Q_1 = \frac{k-z}{z-1} \frac{m R T_1}{k-1} \left[ \left( \frac{p_m}{p} \right)^{\frac{z-1}{z}} - 1 \right] = \frac{k-z}{(k-1)z} N_{t1} \quad (6)$$

$$Q_1 = \frac{1,4-1,2}{(1,4-1) \cdot 1,2} \cdot 3,5 = 1,46 \text{ kW},$$

Strumień masy wody I stopień:

$$m_{w1} = \frac{Q_1}{c_w \Delta t_w} = \frac{1,46}{4,19 \cdot 30} = 0,012 \text{ kg/s}.$$

Strumień masy wody II stopień:

Ponieważ moc II stopnia jest równa mocy stopnia I, równe są więc wydzielające się ciepła, stąd :

$$m_{w2} = m_{w1} = 0,012 \text{ kg/s}.$$

Chłodnica międzystopniowa

Do chłodnicy wpływa powietrze o temperaturze  $T_2$  (po politropowym sprężeniu w stopniu I) i schładzane jest do temperatury  $T_1$ :

$$T_1 = t_1 + 273 = 10 + 273 = 283 \text{ K.}$$

Po pierwszym stopniu temperatura sprężonego powietrza zgodnie ze wzorem (5) wynosi:

$$T_2 = T_1 \left( \frac{p_m}{p} \right)^{\frac{z-1}{z}},$$

ciepło odbierane powietrzu w chłodnicy międzystopniowej (chłodzenie izobaryczne):

$$\begin{aligned} Q_{ch} &= m c_p (T_2 - T_1) = m \frac{k}{k-1} R T_1 \left( \frac{T_2}{T_1} - 1 \right) = \\ &= \frac{k}{k-1} p_1 \dot{V}_1 \left[ \left( \frac{p_m}{p} \right)^{\frac{z-1}{z}} - 1 \right] = \frac{z-1}{z} \frac{k}{k-1} N_{t1}. \end{aligned} \quad (7)$$

wykorzystano przy przekształceniach relacje:

$$c_p = \frac{k}{k-1} R,$$

$$Q_{ch} = \frac{1,2-1}{1,2} \cdot \frac{1,4}{1,4-1} \cdot 3,5 = 2,04 \text{ kW.}$$

Strumień masowy wody w chłodnicy międzystopniowej:

$$m_{wch} = \frac{Q_{ch}}{c_w \Delta t_w} = \frac{2,04}{4,19 \cdot 30} = 0,016 \text{ kg/s.}$$

Ad.3) Średnica cylindra I stopnia:

$$\dot{V}_1 = \frac{\pi D_1^2}{4} s n, \quad (8)$$

$$D_1 = \sqrt{\frac{4 \dot{V}_1}{\pi s n}} = \sqrt{\frac{4 \cdot \frac{60}{3600}}{\pi \cdot 0,2 \cdot \frac{300}{60}}} = 0,146 \text{ m.}$$

Średnica cylindra II stopnia:

$$\dot{V}_2 = \frac{\pi D_2^2}{4} s n.$$

Ponieważ temperatura powietrza przed II stopniem jest taka sama jak przed I stopniem:

$$\dot{V}_2 = \dot{V}_1 \frac{p_1}{p_m}.$$

$$D_2 = \sqrt{\frac{4 \dot{V}_2}{\pi s n}} = \sqrt{\frac{4 \dot{V}_1 \frac{p_1}{p_m}}{\pi s n}} = D_1 \sqrt{\frac{p_1}{p_m}} = 0,146 \cdot \sqrt{\frac{1}{6}} = 0,06 \text{ m.}$$

Uwaga: w rozwiązaniu wszystkie obliczane ciepła wyrażono w funkcji mocy teoretycznej. Nie jest to oczywiście konieczne do poprawnego rozwiązania zadania.

## Rozwiązanie zadania 2

Wyznaczenie obciążenia  $g$  i  $P$ :

$$g = \gamma c d = 25 \cdot 3,0 \cdot 0,10 = 7,5 \text{ kN/m.} \quad (1)$$

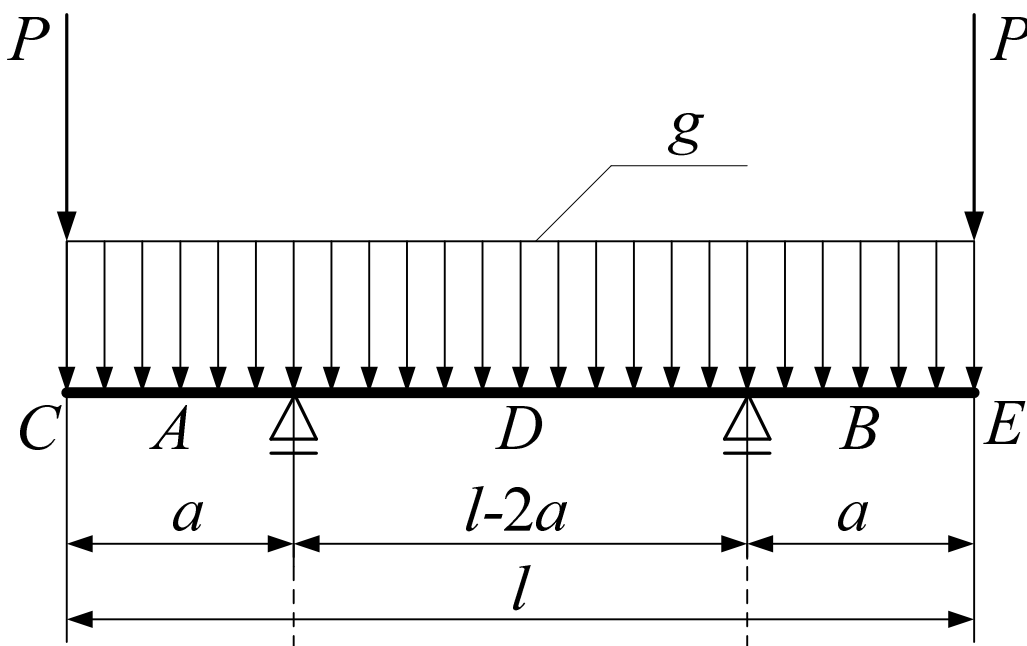
$$P = \gamma c d h = 25 \cdot 3,0 \cdot 0,10 \cdot 1,5 = 11,25 \text{ kN.} \quad (2)$$

Z rys.2 i warunków zadania wynika, że  $|M_A| = |M_D|$ . Mamy zatem:

$$M_A = \frac{1}{2} g a^2 + P a, \quad (3)$$

$$M_D = R_A \frac{1}{2} (l - 2a) - \frac{1}{8} g l^2 - P \left[ a + \frac{1}{2} (l - 2a) \right], \quad (4)$$

$$R_A = P + \frac{1}{2} g l. \quad (5)$$



Rys.2. Analizowany schemat statyczny

Przyrównując (3) i (4) i wstawiając (5), po przekształceniach otrzymujemy równanie kwadratowe w postaci:

$$4 g a^2 + 4 g l a + 16 P a - g l^2 = 0 . \quad (6)$$

Po wstawieniu danych liczbowych, otrzymujemy:

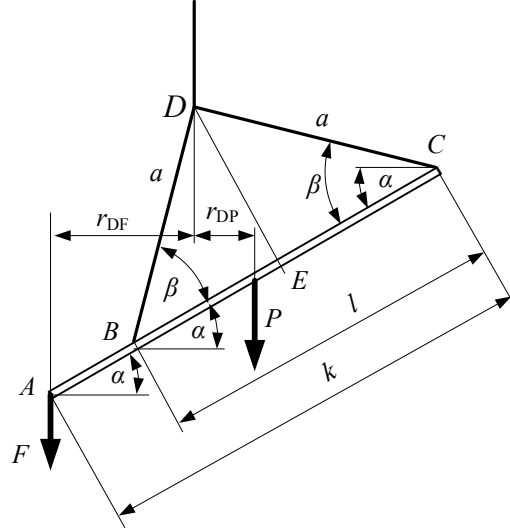
$$4 \cdot 7,5 \cdot a^2 + 4 \cdot 7,5 \cdot 6 \cdot a + 16 \cdot 11,25 \cdot a - 7,5 \cdot 6^2 = 0 . \quad (7)$$

$$3 \cdot a^2 + 36 \cdot a - 27 = 0 . \quad (8)$$

Po rozwiązaniu równania (8), otrzymujemy:

$$a = 0,708 \text{ m}$$

### Rozwiązanie zadania 3



Wprowadzamy pomocniczy kąt  $\beta$ :

$$\cos \beta = \frac{BE}{BD} = \frac{l}{2a}.$$

Kąt  $\alpha$  można wyznaczyć z równania momentów względem punktu  $D$ :

$$\sum M_D = 0,$$

$$P r_{DP} - F r_{DF} = 0,$$

$$r_{DP} = \left( l - \frac{k}{2} \right) \cos \alpha - a \cos(\alpha + \beta),$$

$$r_{DF} = (k - l) \cos \alpha + a \cos(\alpha + \beta) - (P + F) a \cos(\alpha + \beta) + \left[ P \left( l - \frac{k}{2} \right) - F (k - l) \right] \cos \alpha = 0.$$

$$-(P + F) a \cos \alpha \cos \beta + (P + F) a \sin \alpha \sin \beta + \left[ P \left( l - \frac{k}{2} \right) - F (k - l) \right] \cos \alpha = 0,$$

$$-(P + F) a \cos \beta + (P + F) a \operatorname{tg} \alpha \sin \beta + \left[ P \left( l - \frac{k}{2} \right) - F (k - l) \right] = 0,$$

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{-(P+F)a \cos \beta - Pl + P \frac{k}{2} + Fk - Fl}{(P+F)a \sin \beta},$$

ponieważ  $a \cos \beta = \frac{l}{2}$

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{P \frac{k-l}{2} + F \left(k - \frac{l}{2}\right)}{(P+F)a \sin \beta}.$$

$$\sin \beta = \frac{\sqrt{a^2 - \left(\frac{l}{2}\right)^2}}{a} = \frac{\sqrt{3^2 - \left(\frac{5}{2}\right)^2}}{3} = 0,5528 \Rightarrow \beta = 33,56^\circ$$

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{2000 \cdot \frac{6-5}{2} + 700 \cdot \left(6 - \frac{5}{2}\right)}{(2000+700) \cdot 3 \cdot 0,5528} = 0,7705 \Rightarrow \alpha = 37,61^\circ.$$

Reakcje w sznurach:  $B-D \rightarrow N_a$ ;  $C-D \rightarrow N_b$  (założony kierunek sił do punktu  $D$ )

$$\sum N_{ix} = 0 \quad N_a \cos(\beta + \alpha) - N_b \cos(\beta - \alpha) = 0, \quad (1)$$

$$\sum N_{iy} = 0 \quad N_a \sin(\beta + \alpha) + N_b \sin(\beta - \alpha) - F - P = 0. \quad (2)$$

Z równania (1):

$$N_a = N_b \frac{\cos(\beta - \alpha)}{\cos(\beta + \alpha)},$$

do równania (2):

$$N_b \frac{\cos(\beta - \alpha) \sin(\beta + \alpha)}{\cos(\beta + \alpha)} + N_b \sin(\beta - \alpha) = P + F,$$

$$N_b \frac{\cos(\beta - \alpha) \sin(\beta + \alpha) + \sin(\beta - \alpha) \cos(\beta + \alpha)}{\cos(\beta + \alpha)} = P + F,$$

$$\cos(\beta - \alpha) \sin(\beta + \alpha) + \sin(\beta - \alpha) \cos(\beta + \alpha) = \sin 2\beta,$$

$$N_b \frac{\sin 2\beta}{\cos(\beta + \alpha)} = P + F,$$

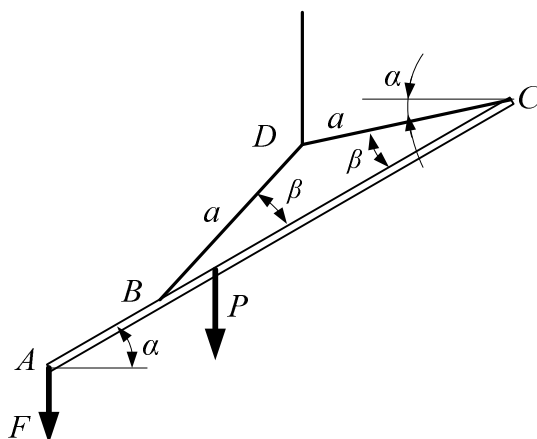
$$N_b = \frac{\cos(\beta + \alpha)}{\sin 2\beta} (P + F).$$

Z równania (1):

$$N_a = \frac{\cos(\beta - \alpha)}{\sin 2\beta} (P + F),$$

$$N_a = \frac{\cos(33,56 - 37,61)}{\sin 2 \cdot 33,56} \cdot (2000 + 700) = 2923 \text{ N},$$

$$N_b = \frac{\cos(33,56 + 37,61)}{\sin 2 \cdot 33,56} \cdot (2000 + 700) = 946 \text{ N}.$$



### Przykładowe rozwiązanie problemu technicznego

Ad.1) Energia możliwa do odzyskania w czasie zjazdu samochodu w dół kopalni (zmiana energii potencjalnej pomniejszona o pracę zużytą na pokonanie oporów toczenia):

$$E_{od} = \left( M_0 g \Delta h - M_0 g \cos \alpha f L \right) \eta_{od},$$

gdzie:  $\alpha$  – kąt nachylenia drogi,  $\alpha = \arcsin(0,08) = 0,08$  rad;  $L$  – droga w dół kopalni,  $L = \frac{\Delta h}{0,08} = 10,625$  km.

$$E_{od} = \left( 120 \cdot 10^3 \cdot 9,81 \cdot 850 - 120 \cdot 10^3 \cdot 9,81 \cdot 0,9968 \cdot 0,015 \cdot 10625 \right) \cdot 0,5 = 406,8 \text{ MJ}.$$

Pojemność akumulatorów wyrażona w Wh (watogodziny):

$$E_{ak} = \frac{E_{od}}{\eta_{ak} \cdot 3600 \text{ (J/Wh)}} = \frac{406,8}{0,7 \cdot 3600} = 0,1614 \text{ MWh}.$$



Zapotrzebowanie na akumulatory

$$M_{ak} = \frac{E_{ak}}{G_{ak}} = \frac{0,1614 \cdot 10^6}{80} = 2018 \text{ kg.}$$

Ten system odzysku energii wymaga użycia akumulatorów o masie ponad 2 ton, co stanowi ok. 1,7% masy własnej samochodu. W dalszych obliczeniach pominięto dodatkową masę akumulatorów (z jednej strony zwiększa ona ilość energii odzyskiwanej w czasie zjazdu samochodu w dół kopalni, ale zwiększa też zużycie paliwa przy wjeździe na górę).

Energia zmagazynowana w akumulatorach jest częściowo odzyskiwana w czasie wjazdu na górę (część wynikająca ze sprawności napędu elektrycznego). Powoduje to odpowiednie zmniejszenie zużycia paliwa (olej napędowy). Efektywnie wykorzystana energia elektryczna:

$$E_{e,ef} = E_{od} \eta_{el} = 406,8 \cdot 0,8 = 325,4 \text{ MJ.}$$

Odpowiadająca tej energii ilość paliwa (na jeden kurs)

$$m_{pal} = \frac{E_{e,ef}}{\eta_d W_u} = \frac{325,4}{0,3 \cdot 42} = 25,8 \text{ kg.}$$

Nakłady związane z instalacją akumulatorów:

$$K_{ak} = E_{ak} k_{ak} = 0,1614 \cdot 10^3 \cdot 300 = 48,4 \text{ tys USD.}$$

Oszczędności związane ze zmniejszeniem zużycia paliwa (na jeden kurs)

$$\Delta K_{pal} = \frac{m_{pal}}{\rho_{pal}} k_{pal} = \frac{25,8}{0,84} \cdot 1 = 30,75 \text{ USD.}$$

Liczba dni roboczych, po których nastąpi zwrot inwestycji (bez uwzględnienia kosztów obsługi bieżącej):

$$N = \frac{K_{ak}}{0,25} \frac{1}{n_d \Delta K_{pal}} = \frac{48400}{0,25} \frac{1}{5 \cdot 30,75} = 1260 \text{ dni.}$$

Zwiększenie zużycia paliwa związane ze zwiększoną masą pojazdu (masa akumulatorów). Praca związana ze zmianą energii potencjalnej i zwiększonymi oporami toczenia przy wjeździe na górę:

$$\Delta P = M_{ak} g \Delta h + M_{ak} g \cos \alpha f L,$$

$$\Delta P = 2018 \cdot 9,81 \cdot 850 + 2018 \cdot 9,81 \cdot 0,9968 \cdot 0,015 \cdot 10625 = 19,97 \text{ MJ.}$$

Paliwo potrzebne na wykonanie dodatkowej pracy:

$$\Delta m_{pal} = \frac{\Delta P}{\eta_d W_u} = \frac{19,97}{0,30 \cdot 42} = 1,58 \text{ kg.}$$

Zwiększenie masy pojazdu o masę akumulatorów powoduje zwiększenie zużycia paliwa w silnikach spalinowych (silnik diesla lub turbina gazowa) o 1,58 kg, co stanowi ok. 6% oszczędności paliwa wynikającej z odzysku energii hamowania. Okres zwrotu nakładów zwiększy się odpowiednio.

Ad.2)(Przykładowe metody)

Energię hamowania można gromadzić w postaci energii kinetycznej wirującej masy, tzw. *Flywheels*. Ta technologia jest stosowana w bolidach Formuły 1 – system KERS, *Kinetic Energy Recovery System*

Inną metodą jest gromadzenie energii w postaci sprężonego powietrza. Energia może być odzyskiwana w turbinie gazowej.

Punktacja:

Ad 1): 30 pkt,

Ad 2): 10 pkt.