

## ROZWIĄZANIA II SERII ZADAŃ Z MECHANIKI KLASYCZNEJ

### Zadanie 1.

- a) Niech walec toczy się po płaszczyźnie  $xy$  i niech będzie on równoległy do osi  $y$ . Każdy punkt walca może być opisany jako  $x = u + R \cos(\varphi - \varphi_0)$ ,  $y = v - v_0$ ,  $z = R(1 + \sin(\varphi - \varphi_0))$ , gdzie niezależnymi współrzędnymi są  $u$ ,  $v$  i  $\varphi$  (zakładamy, że walec jest pusty w środku, różne parametry  $v_0$  i  $\varphi_0$  odpowiadają różnym punktom walca).
- b) Przykładową parametryzacją jest:  $x = u \cos \omega t$ ,  $y = u \sin \omega t$ , niezależną współrzędną jest wtedy  $u$ .
- c) Niech punkt zaczepienia wahadła oscyluje wokół początku układu współrzędnych ustawionego tak, że oś  $x$  jest pozioma, zaś oś  $y$  skierowana jest w górę. Ruch końca wahadła możemy wtedy sparametryzować przez  $x = a \cos \omega t + \ell \sin \varphi$ ,  $y = -\ell \cos \varphi$ , gdzie niezależną współrzędną jest  $\varphi$ . Równanie więzów można wtedy zapisać jako  $(x - a \cos \omega t)^2 + y^2 - \ell^2 = 0$ .
- d) Przykładowa parametryzacja to  $x = R \cos \varphi \sin \theta$ ,  $y = R \sin \varphi \sin \theta$ ,  $z = R \cos \theta$ , niezależnymi współrzędnymi są wtedy  $\theta$  i  $\varphi$ .
- e) Przykładową parametryzacją jest  $x = \frac{1}{2}at^2 + u \cos \alpha$ ,  $y = u \sin \alpha$ , niezależną współrzędną to  $u$ .

**Zadanie 2.** Wybierzmy układ współrzędnych w następujący sposób: spód równi pokrywa się z osią  $x$ , zaś oś  $y$  skierowana jest pionowo w górę i leży na niej wierzchołek równi, dzieląc spód równi na odcinki długości  $a$  i  $b$  spełniające związek  $h = a \operatorname{tg} \alpha = b \operatorname{tg} \beta$ . Zauważmy, że  $h$  jest dowolnym ustalonym parametrem. Niech  $(x_1, y_1)$  i  $(x_2, y_2)$  oznaczają odpowiednio położenie masy  $m_1$  i  $m_2$ . Równania więzów możemy zapisać jako:

$$g_1(x_1, y_1, x_2, y_2) = y_1 \cos \alpha - x_1 \sin \alpha - a \sin \alpha = 0 \quad (1)$$

$$g_2(x_1, y_1, x_2, y_2) = y_2 \cos \beta + x_1 \sin \beta - b \sin \beta = 0 \quad (2)$$

$$g_3(x_1, y_1, x_2, y_2) = x_2 \cos \alpha - x_1 \cos \beta - \ell \cos \alpha \cos \beta = 0. \quad (3)$$

Równania ruchu to:

$$m_1 \ddot{x}_1 = Z_{1x} \quad (4)$$

$$m_1 \ddot{y}_1 = -m_1 g + Z_{1y} \quad (5)$$

$$m_2 \ddot{x}_2 = Z_{2x} \quad (6)$$

$$m_2 \ddot{y}_2 = -m_2 g + Z_{2y}. \quad (7)$$

Siły reakcji wyrażają się wzorem  $Z_A = \sum_{\gamma=1}^3 \lambda_{\gamma} \frac{\partial g_{\gamma}}{\partial q_A}$ , gdzie  $A = 1x, 1y, 2x, 2y$  oraz  $q_A = x_1, y_1, x_2, y_2$ .  
Zatem:

$$Z_{1x} = -\lambda_1 \sin \alpha - \lambda_3 \cos \beta \quad (8)$$

$$Z_{1y} = \lambda_1 \cos \alpha \quad (9)$$

$$Z_{2x} = \lambda_2 \sin \beta + \lambda_3 \cos \alpha \quad (10)$$

$$Z_{2y} = \lambda_2 \cos \beta. \quad (11)$$

Równania Lagrange'a pierwszego rodzaju to:

$$m_1 \ddot{x}_1 = -\lambda_1 \sin \alpha - \lambda_3 \cos \beta \quad (12)$$

$$m_1 \ddot{y}_1 = \lambda_1 \cos \alpha - m_1 g \quad (13)$$

$$m_2 \ddot{x}_2 = \lambda_2 \sin \beta + \lambda_3 \cos \alpha \quad (14)$$

$$m_2 \ddot{y}_2 = \lambda_2 \cos \beta - m_2 g. \quad (15)$$

Różniczkując dwukrotnie względem czasu każde z równań więzów (1)-(3), otrzymujemy:

$$\ddot{y}_1 \cos \alpha - \ddot{x}_1 \sin \alpha = 0 \quad (16)$$

$$\ddot{y}_2 \cos \beta + \ddot{x}_2 \sin \beta = 0 \quad (17)$$

$$\ddot{x}_2 \cos \alpha - \ddot{x}_1 \cos \beta = 0. \quad (18)$$

Podstawiając równania (12)-(15) do związków (16)-(18), wyznaczamy mnożniki Lagrange'a:

$$\lambda_1 = m_1 g \left( \cos \alpha + \frac{m_2}{m_1 + m_2} (\sin \alpha + \sin \beta) \operatorname{tg} \alpha \right) \quad (19)$$

$$\lambda_2 = m_2 g \left( \cos \beta + \frac{m_1}{m_1 + m_2} (\sin \alpha + \sin \beta) \operatorname{tg} \beta \right) \quad (20)$$

$$\lambda_3 = -\frac{m_1 m_2 g}{m_1 + m_2} \frac{\sin \alpha + \sin \beta}{\cos \alpha \cos \beta}. \quad (21)$$

Podstawiając wyniki (19)-(21) do (8)-(11) wyznaczamy związki między składowymi sił reakcji, a podstawiając je do (12)-(15), otrzymujemy równania ruchu. Zasada d'Alemberta przybiera w opisywanym przypadku postać:

$$\sum_{i=1}^2 m_i [\ddot{x}_i \delta x_i + (\ddot{y}_i + g) \delta y_i] = 0. \quad (22)$$

Wybierając  $x_1$  jako niezależną współrzędną i wyrażając pozostałe przy pomocy więzów (1)-(3), otrzymujemy:

$$\left[ m_1 \ddot{x}_1 + m_1 \left( \frac{\cos \alpha}{\sin \alpha} \ddot{x}_1 + g \right) \frac{\cos \alpha}{\sin \alpha} + m_2 \frac{\cos^2 \beta}{\cos^2 \alpha} + m_2 \left( \frac{\cos^2 \beta}{\cos \alpha \sin \beta} - g \right) \frac{\cos^2 \beta}{\cos \alpha \sin \beta} \right] \delta x_1 = 0. \quad (23)$$

Przyrównując do zera współczynnik przy  $\delta x_1$ , otrzymujemy równanie ruchu dla niezależnej współrzędnej  $x_1$ . Równania ruchu dla pozostałych współrzędnych uzyskujemy, podstawiając wynik na  $\ddot{x}_1$  do zróżniczkowanych dwukrotnie względem czasu równań więzów, które wypisaliśmy uprzednio jako równania (16)-(18).

**Zadanie 3.** Oznaczmy współrzędne pierwszego i drugiego końca wahadła odpowiednio przez  $(x_1, y_1)$  i  $(x_2, y_2)$ . Równania ruchu to:

$$m_1 \ddot{x}_1 = Z_{1x} \quad (24)$$

$$m_1 \ddot{y}_1 = -m_1 g + Z_{1y} \quad (25)$$

$$m_2 \ddot{x}_2 = Z_{2x} \quad (26)$$

$$m_2 \ddot{y}_2 = -m_2 g + Z_{2y}. \quad (27)$$

Więzy nałożone na układ uwzględniamy, wyrażając współrzędne końców wahadła przy pomocy niezależnych współrzędnych  $x$  i  $\varphi$ , opisujących odpowiednio położenie końca wahadła ślizgającego się po osi  $x$  oraz odchylenie wahadła od pionu, w następujący sposób:  $x_1 = x$ ,  $y_1 = 0$ ,  $x_2 = x + \ell \sin \varphi$ ,  $y_2 = -\ell \cos \varphi$ .

Równania ruchu (24)-(27) możemy wtedy przepisać jako:

$$m_1 \ddot{x} = Z_{1x} \quad (28)$$

$$m_1 g = Z_{1y} \quad (29)$$

$$m_2(\ddot{x} + \ell \ddot{\varphi} \cos \varphi - \ell \dot{\varphi}^2 \sin \varphi) = Z_{2x} \quad (30)$$

$$m_2(\ell \dot{\varphi} \sin \varphi + \ell \dot{\varphi}^2 \cos \varphi + g) = Z_{2y}. \quad (31)$$

Ponieważ w kierunku  $x$  nie działają żadne siły zewnętrzne, mamy

$$Z_{1x} + Z_{2x} = 0. \quad (32)$$

Jedynie siły reakcji działające na masę  $m_2$  są przekazywane przez pręt wahadła, toteż:

$$Z_{2x} \cos \varphi + Z_{2y} \sin \varphi = 0. \quad (33)$$

Równania (29), (32) i (33) podają związki między składowymi sił reakcji. Dodając równanie (30) pomnożone przez  $\cos \varphi$  oraz równanie (31) pomnożone przez  $\sin \varphi$  i wykorzystując związek (33), otrzymujemy:

$$\ddot{x} \cos \varphi + \ell \ddot{\varphi} + g \sin \varphi = 0. \quad (34)$$

Doaddając równania (28) oraz (30) i wykorzystując związek (32), otrzymujemy:

$$(m_1 + m_2)\ddot{x} + m_2 \ell (\ddot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi) = 0. \quad (35)$$

Równania (34) i (35) są równaniami ruchu dla niezależnych współrzędnych  $x$  i  $\varphi$ .

**Zadanie 4.** Równania więzów możemy zapisać jako:

$$x_1 + x_2 = \text{const} \quad (36)$$

$$x_3 + x_4 - 2x_2 = \text{const}. \quad (37)$$

Zasadę d'Alemberta możemy tu zapisać jako:

$$\sum_{i=1}^4 m_i (\ddot{x}_i - g) \cdot \delta x_i = 0. \quad (38)$$

Możemy wybrać  $x_1$  i  $x_3$  jako niezależne współrzędne i przepisać (38), wykorzystując (36) i (37):

$$[m_1(\ddot{x}_1 - g) + m_2(\ddot{x}_2 + g) + 2m_4(2\ddot{x}_1 + \ddot{x}_3 + g)] \delta x_1 + [m_3(\ddot{x}_3 - g) + m_4(2\ddot{x}_1 + \ddot{x}_3 + g)] \delta x_3 = 0. \quad (39)$$

Ponieważ współczynniki przy  $\delta x_1$  i  $\delta x_3$  muszą być oba równe zero, otrzymujemy stąd dwa równania ruchu na niezależne współrzędne  $x_1$  i  $x_3$ . Stąd:

$$\ddot{x}_1 = \frac{m_1 - (m_3 + \mu_{34})}{m_1 + (m_3 + \mu_{34})} g, \quad \text{gdzie} \quad \mu_{34} = \frac{m_3 m_4}{m_3 + m_4} \quad (40)$$

$$\ddot{x}_3 = \frac{(m_3 - m_4)(m_1 + m_2) - 2m_4(m_1 - m_2) + 4m_3 m_4}{(m_3 + m_4)(m_1 + m_3) + 4m_3 m_4} g. \quad (41)$$

Wyrażenia na  $\ddot{x}_2$  i  $\ddot{x}_4$  otrzymujemy, podstawiając (40) i (41) do zróżniczkowanych dwa razy względem czasu związków (36) i (37).