

1) Midőn a henger a lejtőn csúszva esik le, a henger  $E_p$  helyzeti energiája, mellyel az elindulás helyén bírt, átalakul a haladó mozgás  $E_k$  energiájává. Minthogy

$$E_p = mgh = mgl \sin \alpha \quad \text{és} \quad E_{k,1} = \frac{1}{2}mv_1^2,$$

keletkezik:

$$(1) \quad \frac{1}{2}mv_1^2 = mgl \sin \alpha \quad \text{ill} \quad v_1 = \sqrt{2gl \sin \alpha} \dots$$

2) Gördülő mozgás esetén a henger haladó és forgó mozgást végez. Midőn a lejtő aljához ér, kinetikai energiája

$$E_{k,2} = \frac{1}{2}mv_2^2 + \frac{1}{2}K\omega^2$$

ahol  $K$  a henger tehetetlenségi nyomatéka, tengelyére vonatkoztatva,  $\omega$  szögsebessége,  $v_2$  a haladó mozgás sebessége. Azonban  $K = \frac{1}{2}mr^2$ , ahol  $r$  a henger keresztmetszetének sugara és  $\omega = \frac{v_2}{r}$ . Eszerint

$$E_{k,2} = \frac{1}{2}mv_2^2 + \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{2}mr^2 \frac{v_2^2}{r^2} = \frac{3}{4}mv_2^2.$$

Most tehát

$$(2) \quad \frac{3}{4}mv_2^2 = mgl \sin \alpha, \quad \text{tehát} \quad v_2 = \sqrt{\frac{4}{3}gl \sin \alpha} \dots$$

3) A hengeres cső is haladó-forgó mozgást végez. A cső fala vékony, minden része a forgási tengelytől (a henger geometriai tengelyétől)  $r$  távolságban van. Ezért tehetetlenségi nyomatéka  $mr^2$ . A cső kinetikai energiája a lejtő tövében

$$E_{k,3} = \frac{1}{2}mv_3^2 + \frac{1}{2}mr^2 \frac{v_3^2}{r^2} = mv_3^2.$$

Azonban  $E_{k,3} = E_p$ , azaz  $mv_3^2 = mgl \sin \alpha$  és  $v_3 = \sqrt{gl \sin \alpha} \dots$  (3)<sup>1</sup>

Összehasonlítva az (1), (2), (3) értékeket,

$$v_1 : v_2 : v_3 = \sqrt{2gl \sin \alpha} : \sqrt{\frac{4}{3}gl \sin \alpha} : \sqrt{gl \sin \alpha}$$

ill.

$$v_1 : v_2 : v_3 = \sqrt{6} : \sqrt{4} : \sqrt{3}.$$

Látjuk tehát, hogy a végsebességek viszonya független  $g$ ,  $l$ ,  $\alpha$  értékétől.

Gállik István és Tóth Miklós (Premontrei rg. VII. o. Gödöllő)

<sup>1</sup>A (2) és (3) alattiakat l. még VIII. évfolyamunkban, a 120. o. 355. fizikai feladatban (1932/1 —a szerk.).