

КРУТИЛЬНЫЕ КОЛЕБАНИЯ ЧЕТЫРЕХМАССОВОЙ СИСТЕМЫ КАК ПРОТОТИП МАТЕМАТИЧЕСКОЙ МОДЕЛИ КОЛЕБАНИЙ ЛИНИИ ВАЛА ВЕНТИЛЯТОРА ГЛАВНОГО ПРОВЕТРИВАНИЯ ШАХТЫ

*Белорусский национальный технический университет, ОАО "Белгорхимпром"
Минск, Беларусь*

Для предупреждения повышенного шума и уменьшения износа линии вала вентилятора главного проветривания (ВГП) необходим ряд мероприятий, основным из которых представляется наличие достоверной математической модели колебаний линии вала ВГП. В настоящей работе рассматриваются крутильные колебания линии вала ВГП как четырехмассовой системы (рис. 1). Этими элементами могут быть собственно вентилятор, части компенсирующей муфты, ротор электродвигателя.

Дифференциальные уравнения:

$$\begin{aligned} J_1 \ddot{\varphi}_1 &= c_2 (\varphi_2 - \varphi_1), \\ J_2 \ddot{\varphi}_2 &= c_2 (\varphi_1 - \varphi_2) - s_1 r_2, \\ J_3 \ddot{\varphi}_3 &= c_3 (\varphi_4 - \varphi_3) + s_1 r_3, \\ J_4 \ddot{\varphi}_4 &= c_3 (\varphi_3 - \varphi_4), \end{aligned}$$

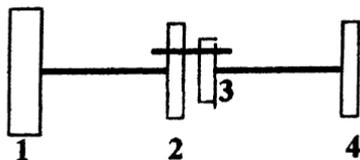


Рис. 1. Схема 4-массовой механической системы

где $\varphi_3 / \varphi_2 = i_{23}$ – передаточное число,

J_1, J_2, J_3, J_4 – моменты инерции,

s_1 – сила взаимодействия элементов 2, 3.

Исключаем $\varphi_2, \varphi_3, s_1$:

$$\begin{aligned} & \left(\frac{J_1}{c_2} \frac{d^4 \varphi_1}{dt^4} + \frac{d^2 \varphi_1}{dt^2} \right) (r_3 J_2 + r_2 i_{23} J_3) = \\ & = -r_3 J_1 \frac{d^2 \varphi}{dt^2} + c_3 r_2 [\varphi_4 - i_{23} \left(\frac{J_1}{c_2} \frac{d^2 \varphi}{dt^2} + \varphi_1 \right)]; \\ & J_4 \frac{d^2 \varphi_4}{dt^2} = -c_3 [\varphi_4 - i_{23} \left(\frac{J_1}{c_2} \frac{d^2 \varphi_1}{dt^2} + \varphi_1 \right)]. \end{aligned}$$

Частотное уравнение:

$$\begin{vmatrix} \left(\frac{J_1\omega^4}{c_2} - \omega^2\right) - r_3 J_1 \omega^2 + c_3 r_2 i_{23} \left(1 - \frac{J_1\omega^2}{c_2}\right) & c_3 r_2 \\ i_{23} \left(1 - \frac{J_1\omega^2}{c_2}\right) & 1 - \frac{J_4\omega^2}{c_3} \end{vmatrix} = 0,$$

$$\begin{aligned} & \left(1 - \frac{J_4\omega^2}{c_3}\right) \left[\left(1 - \frac{J_1\omega^2}{c_2}\right) (c_3 r_2 i_{23} - \omega^2 (r_3 J_2 + r_2 i_{23} J_3)) r_3 \omega^2 J_1 - \right. \\ & \left. - i_{23} c_3 r_2 \left(1 - \frac{J_1\omega^2}{c_2}\right) \right] = 0. \end{aligned}$$

Квадрат круговой частоты:

$$\omega^2 = \frac{J_1 J_4 \left(\frac{1}{c_3} + \frac{i_{23}^2}{c_2}\right) + (J_2 + i_{23}^2 J_3) \left(\frac{J_1}{c_2} + \frac{J_4}{c_3}\right) \pm \sqrt{\left[J_1 J_4 \left(\frac{1}{c_3} + \frac{i_{23}^2}{c_2}\right) + \right.}}{2 \frac{J_1 J_4}{c_2 c_3} (J_2 + i_{23}^2 J_3)} + \frac{(J_2 + i_{23}^2 J_3) \left(\frac{J_1}{c_2} + \frac{J_4}{c_3}\right)^2 - 4 J_1 J_4 (J_2 + i_{23}^2 J_3) [J_1 + J_2 + i_{23}^2 (J_3 + J_4)]}{c_2 c_3}}$$

Если пренебречь массами элементов 2, 3, то $J_2 = J_3 = 0$, а выражение для собственных частот как для двухмассовой системы примет более простой вид:

$$\omega^2 = \frac{c_2 \left(i_{23}^2 + \frac{J_1}{J_4}\right)}{J_1 \left(i_{23}^2 + \frac{c_2}{c_3}\right)}.$$

В частности, при $c_2 = i_{23} c_3 = c$, $J_1 = i_{23}^2 J_4 = J$, $i_{23} = 1/3$ имеем:

$$\omega^2 = \frac{c(1+1)}{J(1+3)} = \frac{c}{2J},$$

что совпадает с решением задачи №14.70 из сборника Колесникова К.С. [1].

ЛИТЕРАТУРА

1. Колесников К.С. Сборник задач по теоретической механике. — М.: Физматгиз, 1983. — 320 с.