

НАУЧНЫЕ ЗАМЕТКИ

И. Ф. ГОНЧАРЕВИЧ, Е. А. СИМОНЯН

НЕКОТОРЫЕ ЗАКОНОМЕРНОСТИ СОУДАРЕНИЯ ГРУЗА
 С ВИБРИРУЮЩЕЙ ПОВЕРХНОСТЬЮ

В процессе вибротранспортирования, вибропогрузки и вибробункеризации закономерности соударения груза с вибрирующей поверхностью остаются неизученными. Наибольший интерес представляют продолжительность соударения, силы и ускорения действующие в процессе удара, а также потери энергии.

Известно, что потеря кинетической энергии тела массы m_1 при вполне неупругом ударе его о другое тело массы m_2 равна

$$W^{*} = \frac{m_1}{\frac{m_1}{m_2} + 1} \cdot \frac{(v' - v)^2}{2}, \quad (1)$$

где v' и v — скорости движения тел перед ударом и после него.

Скорость движения груза и грузонесущего органа в момент соударения (падения) соответственно равны*

$$\dot{x}_{\text{гн}} = - \frac{g}{\omega_0} (1 - e^{-\delta_0 \omega_0 t}) - A \omega \sin \psi_0 e^{-\delta_0 \omega_0 t}, \quad (2)$$

$$\dot{x}_n = - A \omega \sin \psi_n, \quad (3)$$

где A и ω — амплитуда и частота колебаний грузонесущего органа вибрационной машины;

ψ_0 — угол отрыва груза от грузонесущего органа;

$\delta_0 \omega_0$ — угол полета груза;

ψ_n — угол падения груза;

x — коэффициент, учитывающий сопротивления и другие факторы действующие на груз.

Используя соотношения (1)–(3), найдем потери кинетической энергии груза в процессе соударения с вибрирующей поверхностью

$$W^{*} = \frac{m_1}{\frac{m_1}{m_2} + 1} \cdot \frac{(\dot{x}_{\text{гн}} - \dot{x}_n)^2}{2} = \frac{m_1}{\frac{m_1}{m_2} + 1} \times$$

* Следует отметить, что гипотеза неупругого удара вполне соответствует действительности при взаимодействии массовых грузов с вибрирующей поверхностью.

$$\times \frac{A^2 \omega^2 \left[\sin \psi_n - \sin \psi_0 e^{-\Gamma x} - \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\Gamma x}) \right]^2}{2}, \quad (4)$$

где $\Gamma = \frac{A \omega^2}{g}$ — безразмерный параметр режима работы вибрационной машины.

Потери кинетической энергии груза в процессе соударения выполняются за счет энергии колебательного движения рабочего органа вибрационной машины. Вибрационная машина совершает работу, преодолевая силу, возникающую в процессе соударения груза с грузонесущим органом. Дифференциал работы силы удара, действующей перпендикулярно грузонесущему органу в процессе соударения, выражится так

$$dW^{*'} = \frac{1}{t^{*'}} S dx, \quad (5)$$

где $t^{*'}$ — время соударения груза с грузонесущим органом;
 S — ударный импульс;
 x — перемещение грузонесущего органа.
 Из теории удара известно, что

$$S = F^{*'} t^{*' } = m (v' - v), \quad (6)$$

где v' и v — скорость движения тела до и после удара.

Принимая во внимание, что скорость движения груза после удара равна $A \omega \sin \psi_n^{*'}$, а также учитывая (2), (5) и (6), получим

$$dW^{*'} = \frac{1}{t^{*' }} m \left[-\sin \psi_n^{*' } + \sin \psi_0 e^{-\Gamma x} + \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\Gamma x}) \right] dx, \quad (7)$$

откуда, работа, затрачиваемая вибрационной машиной на преодоление ударных сопротивлений, будет

$$\begin{aligned} W^{*'} &= \int_{x_n}^{x_n^{*' }} \frac{m}{t^{*' }} \left[-\sin \psi_n^{*' } + \sin \psi_0 e^{-\Gamma x} + \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\Gamma x}) \right] dx = \\ &= \frac{m}{\omega t^{*' }} \left[-\sin \psi_n^{*' } + \sin \psi_0 e^{-\Gamma x} + \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\Gamma x}) \right] \int_{x_n}^{x_n^{*' }} \frac{dx}{dt} d\omega t, \quad (8) \end{aligned}$$

где x_n и $x_n^{*'}$ — перемещения грузонесущего органа, соответствующие началу и концу соударения;

ψ_n и $\psi_n^{*'}$ — фазовые углы начала и конца соударения.

Приняв, что грузонесущий орган совершает гармонические колебания по закону

$$x = A \cos \omega t, \quad (9)$$

получим

$$W^{*'} = \frac{mA^2\omega^2}{\delta^{*'}} \left[\sin \psi_n^{*'} - \sin \psi_0 e^{-\delta^{*'} x} - \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\delta^{*'} x}) \right] \int_{\psi_0}^{\psi_n^{*'}} \sin \omega t dt, \quad (10)$$

где $\delta^{*'}$ — угол соударения.

Пронзведя интегрирование и осуществив преобразования, найдем

$$\begin{aligned} W^{*'} = & -mA^2\omega^2 \left[\sin \psi_n^{*' } - \sin \psi_0 e^{-\delta^{*'} x} - \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\delta^{*'} x}) \right] \times \\ & \times \left[\cos \psi_n \frac{\sin^2 \frac{1}{2} \delta^{*' }}{2} + \sin \psi_n \frac{\sin \delta^{*' }}{\delta^{*' }} \right] = -mA^2\omega^2 \left[\sin \psi_n \cos \delta^{*' } + \right. \\ & \left. + \cos \psi_n \sin \delta^{*' } - \sin \psi_0 e^{-\delta^{*'} x} - \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\delta^{*'} x}) \right] \times \\ & \times \left[\cos \psi_n \frac{\sin^2 \frac{1}{2} \delta^{*' }}{2} + \sin \psi_n \frac{\sin \delta^{*' }}{\delta^{*' }} \right]. \quad (11) \end{aligned}$$

Для облегчения дальнейших выкладок упростим выражение (11).

Так как $\delta^{*'}$ мало, можно считать, что $\cos \delta^{*' } = 1$, $\sin \delta^{*' } = 0$,

$$\frac{\sin \frac{1}{2} \delta^{*' }}{\frac{1}{2} \delta^{*' }} = 1, \quad \frac{\sin \delta^{*' }}{\delta^{*' }} = 1 \text{ и } \sin \frac{1}{2} \delta^{*' } = \frac{1}{2} \delta^{*' }, \text{ поэтому}$$

$$\begin{aligned} W^{*'} = & -mA^2\omega^2 \left[\sin \psi_n - \sin \psi_0 e^{-\delta^{*'} x} - \frac{1}{\Gamma x} (1 - e^{-\delta^{*'} x}) \right] \times \\ & \times \left[\cos \psi_n \frac{1}{2} \delta^{*' } + \sin \psi_n \right]. \quad (12) \end{aligned}$$

Приравняв, согласно постановке задачи, выражение (4) выражению (12), получим угол соударения

$$\delta^{*' } = - \left(\frac{1 - e^{-\delta^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n} + \frac{\sin \psi_0 e^{-\delta^{*'} x}}{\cos \psi_n} \right) \frac{1}{\frac{m_1}{m_2} + 1}, \quad (13)$$

и время соударения

$$t^{*' } = - \frac{1}{\omega} \left(\frac{\sin \psi_0 e^{-\delta^{*'} x}}{\cos \psi_n} + \frac{1 - e^{-\delta^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n} \right) \frac{1}{\frac{m_1}{m_2} + 1}, \quad (14)$$

Зная время соударения, нетрудно определить, согласно (6), силу удара

$$f^{*'} = \frac{S}{t^{*'}} = -m_2 g \frac{\Gamma \sin \psi_n - \Gamma \sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x} - \frac{1}{x} (1 - e^{-\lambda^{*'} x})}{\frac{1}{\frac{m_1}{m_2} + 1} \left(\frac{\sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x}}{\cos \psi_n} + \frac{1 - e^{-\lambda^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n} \right)} \quad (15)$$

и ускорение груза в процессе удара

$$x^{*'} = -g \frac{\Gamma \sin \psi_n - \Gamma \sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x} - \frac{1}{x} (1 - e^{-\lambda^{*'} x})}{\frac{1}{\frac{m_1}{m_2} + 1} \left(\frac{\sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x}}{\cos \psi_n} + \frac{1 - e^{-\lambda^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n} \right)}. \quad (16)$$

Если принять $\frac{m_1}{m_2} = 0$, что достаточно достоверно во многих случаях применения вибрационных машин, получим

$$\delta^{*'} = \frac{\sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x}}{\cos \psi_n} - \frac{1 - e^{-\lambda^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n}; \quad (17)$$

$$t^{*'} = \frac{1}{\omega} \left(\frac{\sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x}}{\cos \psi_n} + \frac{1 - e^{-\lambda^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n} \right); \quad (18)$$

$$F^{*'} = -m_1 g \frac{\Gamma \sin \psi_n - \Gamma \sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x} - \frac{1}{x} (1 - e^{-\lambda^{*'} x})}{\frac{\sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x}}{\cos \psi_n} + \frac{1 - e^{-\lambda^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n}}; \quad (19)$$

$$x^{*'} = -g \frac{\Gamma \sin \psi_n - \Gamma \sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x} - \frac{1}{x} (1 - e^{-\lambda^{*'} x})}{\frac{\sin \psi_0 e^{-\lambda^{*'} x}}{\cos \psi_n} + \frac{1 - e^{-\lambda^{*'} x}}{x \Gamma \cos \psi_n}}. \quad (20)$$

Используя выражение (17), нетрудно определить скорость груза после соударения с вибрирующей поверхностью

$$x_{2,1}^{*'} = -A \omega \sin \left[\psi_n + \frac{(1 + x \Gamma \sin \psi_0) e^{-\lambda^{*'} x} + 1}{x \Gamma \cos \psi_n} \right]. \quad (21)$$

Из формул (13) и (14), (17) и (18) видим, что время соударения груза всегда имеет конечную величину и никогда не равно нулю. На основании этого можно заключить, что груз не все время находится во взвешенном состоянии.

Значение углов ψ_0 , ψ_n и $\delta^{*'}$, входящих в расчетные выражения (13)–(20), могут быть определены согласно работе [1].

Приведенные в заметке закономерности соударения груза с вибрирующей поверхностью могут быть полезными при анализе процессов вибротранспортирования, вибропогрузки и вибробункеризации.