

ИССЛЕДОВАНИЕ МЕТОДОМ УСРЕДНЕНИЯ ВЫНУЖДЕННЫХ
КОЛЕБАНИЙ ГИРОСКОПА С УДАРНЫМ ПОГЛОТИТЕЛЕМ

В. Ф. ЖУРАВЛЕВ, Е. А. ПРИВАЛОВ

(Москва)

Ударный поглотитель колебаний, используемый в технике для борьбы с различного рода вибрациями, применяется также для гашения вынужденных колебаний гироскопа. Задача о движении гироскопа с ударным поглотителем колебаний решалась в [1] методом «припасовывания решений».

В данной работе резонансные колебания гироскопа с ударным поглотителем исследуются методом усреднения. Для различных значений параметров построены амплитудно-частотные характеристики; получено простое условие настройки поглотителя, при выполнении которого обеспечивается наиболее полное гашение колебаний гироскопа.

1. Рассмотрим вынужденные колебания гироскопа в кардановом подвесе с ударным поглотителем колебаний. Ударный поглотитель представляет собой кольцо, одетое с зазором на стержень, который укреплен на кожухе гироскопа. Благодаря направляющей, перпендикулярной стержню, кольцо может двигаться только в плоскости изменения угла поворота гироскопа вокруг внутренней оси подвеса. В линейной постановке система уравнений движения гироскопа с ударным поглотителем имеет вид [1]:

$$\frac{d^2\alpha}{dt^2} + h_1 \frac{d\beta}{dt} = p_1 \sin(nt + \varphi) \quad (1.1)$$

$$\frac{d^2\beta}{dt^2} - h_2 \frac{d\alpha}{dt} = p_2 \cos(nt + \varphi) + L, \quad \mu \frac{d^2\gamma}{dt^2} = -L$$

Здесь α и β — углы поворотов гироскопа вокруг соответственно внешней и внутренней осей карданова подвеса; угол γ определяет положение поглотителя; t — время; h_1 и h_2 — параметры гироскопа; μ — приведенный момент инерции поглотителя; p_1 , p_2 и n — амплитуды и частота моментов внешних сил; L — момент ударной силы; угол φ задает сдвиг фазы внешних сил относительно момента удара. Система характеризуется еще двумя параметрами: зазором, равным $2l$, и коэффициентом восстановления r при соударениях гироскопа и поглотителя. Весом поглотителя пренебрегаем.

Будем изучать вынужденные колебания гироскопа с ударным поглотителем в резонансном случае. Первое уравнение системы (1.1) допускает интегрирование по времени

$$\frac{d\alpha}{dt} = -h_1\beta - \frac{p_1}{n} \cos(nt + \varphi) \quad (1.2)$$

Не ограничивая общности, произвольную постоянную, получающуюся при интегрировании, считаем равной нулю. Подставим выражение (1.2) во второе уравнение системы (1.1). Вводя обозначения: $x = \beta$, $y = \gamma$, $\tau =$

$=t(h_1 h_2)^{1/2}$, $v=n(h_1 h_2)^{-1/2}$, $p=(p_2-p_1 h_2 n^{-1})(h_1 h_2)^{-1}$, $f=L(h_1 h_2)^{-1}$ получим систему уравнений в безразмерных переменных

$$\frac{d^2 x}{d\tau^2} + x = p \cos(v\tau + \varphi) + f, \quad \mu \frac{d^2 y}{d\tau^2} = -f \quad (1.3)$$

Таким образом, задача свелась к изучению прямолинейных колебаний тела с ударным поглотителем. Тело соединено с основанием пружиной, масса тела и жесткость пружины равны единице. Рассматриваются стационарные, резонансные колебания тела и поглотителя $x=x_0(\tau)$, $y=y_0(\tau)$ с частотой внешней силы $p \cos(v\tau + \varphi)$, при которых поглотитель дважды за период взаимодействует с телом, ударяясь о левую и правую границу зазора с силой f . Настройка поглотителя, т. е. целесообразный выбор зазора $2l$ и массы μ поглотителя сводит колебания тела к минимуму.

2. Проинтегрируем уравнения системы (1.3) вдоль траектории и, обозначив

$$u = \int_0^\tau x d\tau, \quad \Phi = \int_0^\tau f d\tau$$

представим систему (1.3) в виде

$$\begin{aligned} \frac{du}{d\tau} - x = 0, \quad \frac{dx}{d\tau} + v^2 u &= \frac{p}{v} \sin(v\tau + \varphi) + \Phi - \Delta u \\ \mu \frac{dy}{d\tau} &= -\Phi, \quad \Delta = 1 - v^2 \end{aligned} \quad (2.1)$$

Функция Φ — импульс ударной силы — ограниченная, кусочно-постоянная функция времени.

Введем периодические (с периодом, равным $2\pi/v$) функции времени: пилообразную функцию времени $\Pi_k(\tau)$, кусочно-постоянную функцию времени $M_k(\tau)$, функцию $Q_k(\tau)$ и $\delta_k(\tau)$

$$\begin{aligned} \Pi_k(\tau) &= \begin{cases} k[\tau - \pi/2v - E(v\tau/2\pi)2\pi/v] & \text{при } E(v\tau/\pi) = 2E(v\tau/2\pi) \\ -k[\tau - 3\pi/2v - E(v\tau/2\pi)2\pi/v] & \text{при } E(v\tau/\pi) > 2E(v\tau/2\pi) \end{cases} \\ M_k(\tau) &= d\Pi_k(\tau)/d\tau, \quad Q_k(\tau) = \Pi_k(\tau) + \delta_k(\tau)/v^2 \\ \delta_k(\tau) &= k\{2\delta[\tau - E(v\tau/2\pi)2\pi/v] - \delta[\tau - E(v\tau/\pi)\pi/v]\} \end{aligned}$$

Здесь E — целая часть аргумента, δ — дельта-функция Дирака. Рассмотрим систему уравнений

$$\frac{du}{d\tau} - x = 0, \quad \frac{dx}{d\tau} + v^2 u = \int_0^\tau Q_k(\tau) d\tau, \quad \mu \frac{dy}{d\tau} = -\frac{M_k(\tau)}{v^2} \quad (2.2)$$

решение которой запишем в виде

$$\begin{aligned} u &= \frac{a}{v} \sin v\tau - \frac{b}{v} \cos v\tau + \frac{1}{v^2} \int_0^\tau \Pi_k(\tau) d\tau \\ x &= a \cos v\tau + b \sin v\tau + \frac{\Pi_k(\tau)}{v^2}, \quad y = -\frac{\Pi_k(\tau)}{\mu v^2} \end{aligned} \quad (2.3)$$

где a и b — произвольные постоянные.

Функция x , входящая в систему (2.3), имеет ряд свойств функции $x_0(\tau)$, описывающей стационарные колебания тела в точном решении,

функция y имеет тот же вид, что и функция $y_0(\tau)$, задающая движение поглотителя. Это служит основанием к тому, чтобы выбрать систему уравнений (2.2) в качестве порождающей для системы уравнений (2.1) и искать решение системы (2.1) в виде (2.3), рассматривая a и b как переменные.

Подставляя выражения (2.3) в систему (2.1) и разрешая первые два из получившихся соотношений относительно переменных a и b , получим систему уравнений

$$\frac{da}{d\tau} = \left\{ \frac{p}{v} \sin(v\tau + \varphi) - \Delta \left[\frac{a}{v} \sin v\tau - \frac{b}{v} \cos v\tau + \frac{1}{v^2} \int_0^\tau \Pi_k(\tau) d\tau \right] + \Phi - \int_0^\tau Q_k(\tau) d\tau \right\} \cos v\tau \quad (2.4)$$

$$\frac{db}{d\tau} = \left\{ \frac{p}{v} \sin(v\tau + \varphi) - \Delta \left[\frac{a}{v} \sin v\tau - \frac{b}{v} \cos v\tau + \frac{1}{v^2} \int_0^\tau \Pi_k(\tau) d\tau \right] + \Phi - \int_0^\tau Q_k(\tau) d\tau \right\} \sin v\tau$$

Заменяв правые части уравнений (2.4) их средними значениями за период колебаний, приходим к системе укороченных уравнений. [2]:

$$\frac{da}{d\tau} = \frac{v}{2\pi} \int_0^{2\pi/v} \left\{ \frac{p}{v} \sin(v\tau + \varphi) - \Delta \left[\frac{a}{v} \sin v\tau - \frac{b}{v} \cos v\tau + \frac{1}{v^2} \int_0^\tau \Pi_k(\tau) d\tau \right] + \Phi - \int_0^\tau Q_k(\tau) d\tau \right\} \cos v\tau d\tau \quad (2.5)$$

$$\frac{db}{d\tau} = \frac{v}{2\pi} \int_0^{2\pi/v} \left\{ \frac{p}{v} \sin(v\tau + \varphi) - \Delta \left[\frac{a}{v} \sin v\tau - \frac{b}{v} \cos v\tau + \frac{1}{v^2} \int_0^\tau \Pi_k(\tau) d\tau \right] + \Phi - \int_0^\tau Q_k(\tau) d\tau \right\} \sin v\tau d\tau$$

Считая, что при стационарных колебаниях соударения происходят в моменты времени $\tau=0, \pi/v$, подставим в правые части уравнений системы (2.5) функцию Φ в виде

$$\Phi = \begin{cases} \frac{k}{v^2} & \text{при } 0 \leq \tau < \frac{\pi}{v} \\ -\frac{k}{v^2} & \text{при } \frac{\pi}{v} \leq \tau < \frac{2\pi}{v} \end{cases}$$

и приравняем их нулю. Получим систему уравнений, определяющую параметры стационарных колебаний тела

$$p \sin \varphi = -\Delta b, \quad p \cos \varphi = \Delta a - 4k / \pi v^3 \quad (2.6)$$

Запишем значения координаты и скорости тела в моменты времени, соответствующие моментам ударов

$$x(0) = a - k\pi / 2\nu^3, \quad x(\pi / \nu) = -a + k\pi / 2\nu^3 \quad (2.7)$$

$$\frac{dx}{d\tau} \left(\frac{\pi}{\nu} - 0 \right) = -b\nu + \frac{k}{\nu^2}, \quad \frac{dx}{d\tau} \left(\frac{\pi}{\nu} + 0 \right) = -b\nu - \frac{k}{\nu^2}$$

Скорость поглотителя на отрезке времени $0 < \tau < \pi / \nu$ определяется соотношением

$$\kappa = \frac{\pm 2l + [x(\pi/\nu) - x(0)]}{\pi/\nu} = \frac{2\nu(\pm l + a)}{\nu} + \frac{k}{\nu^2} \quad (2.8)$$

Знаки «плюс» и «минус» соответствуют колебательным процессам, сдвинутым во времени один относительно другого на половину периода π / ν . В дальнейшем в соотношении (2.8) берется знак «плюс».

Теорема о сохранении количества движения в момент удара в рассматриваемом случае имеет вид $-b\nu + k\nu^{-2} + \mu\kappa = -b\nu - k\nu^{-2} - \mu\kappa$, откуда следует

$$\kappa = -k / \mu\nu^2 \quad (2.9)$$

Согласно гипотезе о коэффициенте восстановления, имеем $r(-b\nu + k\nu^{-2} - \kappa) = -(-b\nu - k\nu^{-2} + \kappa)$, откуда получаем

$$b = \frac{1}{\nu} \left(\frac{r-1}{r+1} \right) \left(\frac{k}{\nu^2} + \kappa \right) \quad (2.10)$$

Возведем уравнения (2.6) в квадрат и сложим их, учитывая выражения (2.7) — (2.10). Получаем квадратное уравнение относительно a , решение которого записывается в виде

$$a_{1,2} = \frac{\Delta l \pi K_1 \pm \pi [(K_1^2 + K_2^2) p^2 - \Delta^2 l^2 K_2^2]^{1/2}}{K_1^2 + K_2^2} - l \quad (2.11)$$

$$K_1 = \Delta \pi - \frac{8\mu}{\pi(\mu+1)}, \quad K_2 = 2\Delta \left(\frac{r-1}{r+1} \right)$$

Определив a , можно найти остальные параметры движения тела и поглотителя. В частности, амплитуда A первой гармоники функции x выражается через величину a в форме

$$A^2 = \left\{ \frac{a[\pi^2(\mu+1) - 8\mu] - 8l\mu}{\pi^2(\mu+1)} \right\}^2 + \left\{ \frac{2(l+a)}{\pi} \left(\frac{r-1}{r+1} \right) \right\}^2 \quad (2.12)$$

Если удар абсолютно упругий ($r=1$), выражение (2.12) принимает вид

$$A_{1,2} = \frac{\pm p[\pi^2(\mu+1) - 8\mu] + 8l\mu\nu^2}{\Delta^2 \pi^2(\mu+1) - 8\mu} \quad (2.13)$$

Из соотношений (2.12), (2.13) следует, что при заданном значении амплитуды p и частоты ν возмущающей силы существуют, вообще говоря, два различных колебательных режима.

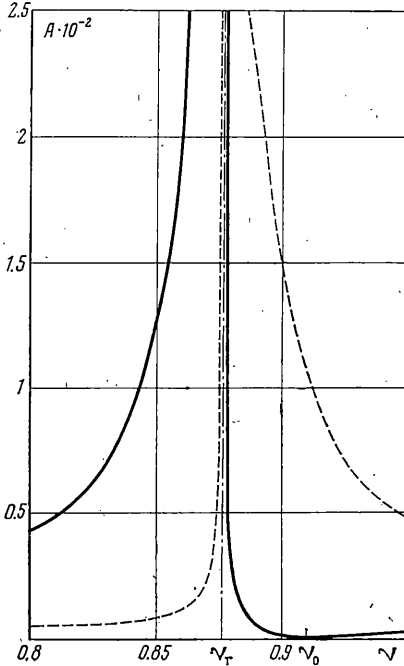
На фиг. 1 в окрестности резонанса построена амплитудно-частотная характеристика колебаний тела для значения коэффициента восстановления $r=1$ и значения амплитуды возмущающей силы $p=4 \cdot 10^{-3}$. Эта амплитудно-частотная характеристика имеет разрыв при $\nu_1 = [1 - 8\mu(\mu+1)^{-1}\pi^{-2}]^{1/2}$. На фиг. 2 представлены амплитудно-частотные характеристики колебаний тела для ряда значений p при заданной величине $r=0.7$. Они являются ограниченными функциями частоты. При $p < \Delta l K_1 (K_1^2 + K_2^2)^{-1/2}$ в окрестнос-

ти резонансной частоты ν_r существует зона, в которой искомым стационарных колебаний нет. Эта зона расширяется с уменьшением ρ . Амплитудно-частотные характеристики построены для значений параметров, приведенных в [1].

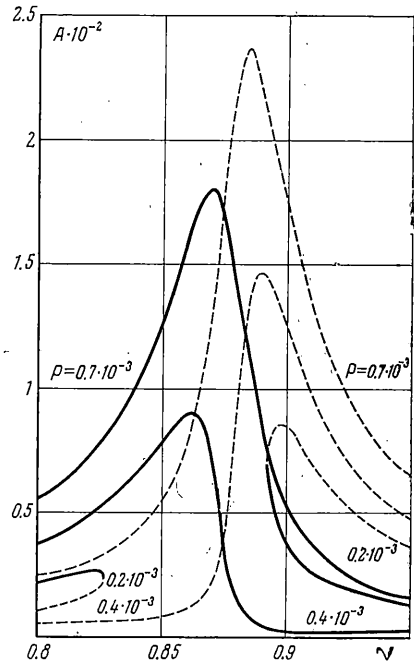
Если $r=1$, амплитуда колебаний тела обращается в нуль в точке ν_0 . В этой точке выполнено условие настройки поглотителя

$$\rho[\pi^2(\mu+1)-8\mu]=8l\mu\nu_0^2 \quad (2.14)$$

Соотношение (2.14) не определяет однозначно параметры поглотителя колебаний. На плоскости параметров μ и l условие настройки представляет



Фиг. 1



Фиг. 2

собой гиперболу. При $r < 1$ функция $A(\nu)$ в нуль не обращается. Но, если коэффициент восстановления r близок к единице, эта функция имеет минимум при значениях параметров поглотителя, близких к значениям, удовлетворяющим соотношению (2.14), и условие настройки может быть сохранено.

Таким образом, при выполнении условия (2.14) сводится к минимуму амплитуда первой гармоники колебаний тела и, следовательно, амплитуда первой гармоники колебаний гироскопа по углу β .

Как показывает анализ устойчивости, режим гашения колебаний устойчив в зарезонансной области. На фиг. 1, 2 неустойчивые участки амплитудно-частотных характеристик проведены пунктирными линиями.

Поступила 2 VII 1975

ЛИТЕРАТУРА

1. Филатов В. В. Виброударное гашение вынужденных колебаний гироскопа. Изв. АН СССР. МТТ, 1973, № 4.
2. Булгаков В. В. Колебания. М., Гостехиздат, 1954.