

О ХАРАКТЕРЕ ПРЕЦЕССИОННОГО ДВИЖЕНИЯ СТОЯЧИХ ВОЛН ВО ВРАЩАЮЩЕМСЯ КОЛЬЦЕ С ОПОРАМИ

Канд. техн. наук, доц. А.И. ПОЛУНИН

При использовании гипотезы нерастяжимой средней линии получены зависимости для определения закона прецессионного движения стоячей волны во вращающемся кольце с опорами. Использование этого результата позволяет правильно учесть в динамике кольца наличие стоячих волн.

При вращении упругого кольца в нем возникает прецессия возбужденных стоячих волн. Закон движения их в свободном кольце рассмотрен в [1–3]. Наличие опор у вращающегося кольца существенно влияет на характер прецессии. В [4] получены уравнения, описывающие динамику вращающегося на двух опорах кольца, при использовании высказанной автором гипотезы о характере прецессионного движения стоячей волны. Ниже приводится доказательство правильности этой гипотезы.

Введем неподвижную систему координат OX_H , точка O которой находится в центре недеформированного кольца, и подвижную OX_C , жестко связанную с кольцом. Положение оси OX_C относительно OX_H задаем углом Ωt , где Ω – угловая скорость вращения кольца, – величина постоянная; t – время. Положение точек средней линии деформированного кольца в связанной с ним системе координат определяем координатами U, V в локальной системе координат, задаваемой углом θ относительно оси OX_C . Радиальное перемещение точки средней линии кольца зададим в виде

$$U = \sum_{i=1}^N a_i(t) \cos(i(\theta + \phi_i(t))) + \sum_{i=1}^N b_i(t) \sin(i(\theta + \phi_i(t))), \quad (1)$$

где $a_i(t), b_i(t)$ – неизвестные функции времени, подлежащие определению; $\phi_i(t)$ – неизвестная функция, задающая характер прецессии стоячей волны; N – число учитываемых гармоник.

Величину тангенциального перемещения точек средней линии кольца находим из условия нерастяжимости средней линии. В этом случае связь между координатами U и V определяется зависимостью [1]

$$(r_0 + V' + U)^2 + (V - U')^2 = r_0^2, \quad (2)$$

где r_0 – радиус кольца.

Из этого выражения получим известную более простую приближенную формулу

$$V'_p = -U, \text{ или } V_p = -\int U d\theta, \quad (3)$$

где индекс p означает приближенное значение V .

Оценим погрешность в определении V , получаемую вследствие такой замены, для одной формы колебаний. Будем считать, что перемещение оболочки по координате U описывается формулой

$$U = a \cos(k\theta).$$

Тогда $U' = -ak \sin(k\theta)$. Подставив эту зависимость в (2) получим дифференциальное уравнение

$$\frac{dV}{d\theta} = \sqrt{r_0^2 - (V - U')^2} - r_0 - U.$$

Решение его даст точное значение координаты V . Приближенное значение в этом случае определяем по (3)

$$V_p = -\frac{a}{k} \sin(k\theta).$$

В таблице представлены результаты расчета относительной погрешности в процентах определения координаты V по приближенной формуле (3) в сравнении с точной (2) в зависимости от угла θ в градусах для разных значений радиуса r_0 и для номера гармоники $k = 1$. Величина амплитуды $a = 0,1\text{м}$.

Таблица

Погрешность определения координаты V

Радиус r_0 , м	Погрешность %	θ , градусы				
		0	90	180	270	360
1	$\frac{V - V_p}{V} 100$	$3 \cdot 10^{-3}$	$3 \cdot 10^{-1}$	$4 \cdot 10^{-2}$	$-3 \cdot 10^{-1}$	$-5 \cdot 10^{-2}$
3	$\frac{V - V_p}{V} 100$	$1 \cdot 10^{-3}$	$3 \cdot 10^{-1}$	$1 \cdot 10^{-2}$	$-3 \cdot 10^{-1}$	$-7 \cdot 10^{-2}$

Из таблицы видно, что погрешность составляет долю процента. Поэтому вместо точной формулы можно использовать приближенную (3). В этом случае получим

$$V = - \sum_{i=1}^N \frac{a_i}{i} \sin(i(\theta + \phi_i(t))) + \sum_{i=1}^N \frac{b_i}{i} \cos(i(\theta + \phi_i(t))).$$

Для доказательства утверждения о характере прецессионного движения стоячей волны будем рассматривать функции $\phi_i(t)$ ($i = 1, 2, \dots, N$) как еще одни координаты, определяющие наряду с координатами $a_i(t)$, $b_i(t)$ ($i = 1, 2, \dots, N$), динамику кольца.

Для получения уравнений поведения кольца используем уравнение Лагранжа второго рода

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} + \frac{\partial Q}{\partial q_j} = \sum_{i=1}^2 \beta_i e_{ij},$$

где T , Q – соответственно кинетическая и потенциальная энергия кольца; β_1, β_2 – неопределенные множители Лагранжа,

q_j – компонента вектора $[a_1 \dots a_N \ b_1 \dots b_N \ \phi_1 \dots \phi_N]$;

e_{ij} – производная i -го уравнения связи по координате q_j .

Кинетическую и потенциальную энергию вращающегося кольца вычисляем соответственно по формулам

$$T = \frac{r\rho F}{2} \int_0^{2\pi} \left[(\dot{V} + \Omega r + \Omega U)^2 + (\dot{U} - \Omega V)^2 \right] d\theta,$$

$$Q = \frac{EJ}{2r^3} \int_0^{2\pi} \left(-U - \frac{\partial^2 U}{\partial \theta^2} \right)^2 d\theta,$$

где r – радиус средней линии; ρ – плотность материала кольца; F – площадь поперечного сечения кольца; E – модуль Юнга; J – осевой момент инерции сечения кольца. Точка означает дифференцирование по времени.

Производные по обобщенным скоростям и времени имеют вид [4]

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{a}_j} = \pi\chi \left[C_j \dot{a}_j + \left(K_j \dot{\phi}_j - \frac{2\Omega}{j} \right) b_j \right],$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{b}_j} = \pi\chi \left[\left(\frac{2\Omega}{j} - K_j \dot{\phi}_j \right) a_j + C_j \dot{b}_j \right],$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\phi}_j} = \pi\chi \left[K_j \dot{a}_j b_j - K_j \dot{b}_j a_j + l_j a_j^2 \dot{\phi}_j + l_j b_j^2 \dot{\phi}_j - 2\Omega a_j^2 - 2\Omega b_j^2 \right],$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{a}_j} \right) = \pi\chi \left[C_j \ddot{a}_j + K_j \ddot{\phi}_j b_j + \left(K_j \dot{\phi}_j - \frac{2\Omega}{j} \right) \dot{b}_j \right],$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{b}_j} \right) = \pi\chi \left[-K_j \ddot{\phi}_j a_j + \left(\frac{2\Omega}{j} - K_j \dot{\phi}_j \right) \dot{a}_j + C_j \ddot{b}_j \right],$$

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\phi}_j} \right) = \pi\chi & \left[K_j \ddot{a}_j b_j - K_j \ddot{b}_j a_j + 2l_j a_j \dot{a}_j \dot{\phi}_j + \right. \\ & \left. + l_j a_j^2 \ddot{\phi}_j + 2l_j b_j \dot{b}_j \dot{\phi}_j + l_j b_j^2 \ddot{\phi}_j - 4\Omega a_j \dot{a}_j - 4\Omega b_j \dot{b}_j \right]. \end{aligned}$$

$$\text{где } \chi = r\rho F, \quad K_j = j+1/j, \quad C_j = 1+1/j^2, \quad l_j = 1+j^2.$$

Производные кинетической энергии по обобщенным координатам имеют вид:

$$\frac{\partial T}{\partial a_j} = \pi\chi \left[\left(l_j \dot{\phi}_j^2 - 4\Omega \dot{\phi}_j + C_j \Omega^2 \right) a_j + \left(\frac{2\Omega}{j} - K_j \dot{\phi}_j \right) \dot{b}_j \right],$$

$$\frac{\partial T}{\partial b_j} = \pi\chi \left[\left(K_j \dot{\phi}_j - \frac{2\Omega}{j} \right) \dot{a}_j + \left(l_j \dot{\phi}_j^2 - 4\Omega \dot{\phi}_j + C_j \Omega^2 \right) b_j \right],$$

$$\frac{\partial T}{\partial \phi_j} = 0, \quad \frac{\partial Q}{\partial a_j} = \pi\mu n_j^2 a_j, \quad \frac{\partial Q}{\partial b_j} = \pi\mu n_j^2 b_j, \quad \frac{\partial Q}{\partial \varphi_j} = 0,$$

где $\mu = EJ / r^3$, $n_j = j^2 - 1$.

Уравнениями связи является равенство нулю перемещений по координате U в точках опор

$$\sum_{i=1}^N a_i \cos(i(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_i)) + \sum_{i=1}^N b_i \sin(i(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_i)) = 0, \quad (4)$$

$$\sum_{i=1}^N a_i \cos(i(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_i)) + \sum_{i=1}^N b_i \sin(i(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_i)) = 0. \quad (5)$$

Здесь 2α - угол между опорами.

Производные этих условий по координатам дают зависимости

$$e_{1a} = \cos(j(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j)), \quad e_{2a} = \cos(j(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j)),$$

$$e_{1b} = \sin(j(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j)), \quad e_{2b} = \sin(j(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j)),$$

$$e_{1\varphi} = -j a_j \sin(j(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j)) + j b_j \cos(j(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j)),$$

$$e_{2\varphi} = -j a_j \sin(j(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j)) + j b_j \cos(j(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j)).$$

Используя полученные зависимости, запишем дифференциальные уравнения поведения кольца с опорами

$$C_j \ddot{a}_j + \left(2K_j \dot{\phi}_j - \frac{4\Omega}{j} \right) \dot{b}_j + \left(\gamma n_j^2 - l_j \dot{\phi}_j^2 + 4\Omega \dot{\phi}_j - C_j \Omega^2 \right) a_j + K_j \ddot{\phi}_j b_j = \\ = \lambda_1 \cos(j(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j)) + \lambda_2 \cos(j(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j)), \quad (6)$$

$$C_j \ddot{b}_j + \left(\frac{4\Omega}{j} - 2K_j \dot{\phi}_j \right) \dot{a}_j - K_j \ddot{\phi}_j a_j + \left(\gamma n_j^2 - l_j \dot{\phi}_j^2 + 4\Omega \dot{\phi}_j - C_j \Omega^2 \right) b_j = \\ = \lambda_1 \sin(j(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j)) + \lambda_2 \sin(j(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j)), \quad (7)$$

$$\left[C_j \ddot{a}_j + \left(2K_j \dot{\phi}_j - \frac{4\Omega}{j} \right) \dot{b}_j + K_j \ddot{\phi}_j b_j \right] b_j -$$

$$\begin{aligned}
& - \left[C_j \ddot{b}_j + \left(\frac{4\Omega}{j} - 2K_j \dot{\phi}_j \right) \dot{a}_j - K_j \ddot{\phi}_j a_j \right] a_j = \\
& = \lambda_1 \left[-a_j \sin(j(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j)) + b_j \cos \left(j \left(\pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j \right) \right) \right] + \\
& + \lambda_2 \left[-a_j \sin(j(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j)) + b_j \cos \left(j \left(\pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j \right) \right) \right], \quad (8) \\
& (j = 1, 2, \dots, N),
\end{aligned}$$

где $\gamma = \mu / \chi$, $\lambda_1 = \beta_1 / \pi\chi$, $\lambda_2 = \beta_2 / \pi\chi$.

Анализ данной системы уравнений показывает, что уравнение (8) для φ_j может быть получено из (6) и (7) для a_j, b_j ($j = 1, 2, \dots, N$) путем умножения уравнений (6) на b_j , уравнений (7) на a_j , вычитания из первого произведения второго и умножения результата на j . Отсюда следует, что решению системы (6), (7) для a_j, b_j ($j = 1, 2, \dots, N$) удовлетворяет любая функция φ , задающая прецессию стоячей волны во вращающемся кольце с опорами. Для уточнения характера этой функции рассмотрим систему дифференциальных уравнений (6), (7) для коэффициентов $a_j(t), b_j(t)$, которая решается совместно с условиями связи в точках опор (3), (4). Данная система будет задавать периодическое решение, соответствующее установившемуся колебанию кольца, только в том случае, если коэффициенты ее будут константами. Коэффициенты перед \dot{a}_j, \dot{b}_j будут константами в том случае, если $\dot{\phi}_j$ является константой. Тогда коэффициент $K_j \ddot{\phi}_j = 0$, а $\gamma n_j^2 - l_j \dot{\phi}_j^2 + 4\Omega \dot{\phi}_j - C_j \Omega^2$ будет константой для любого j . Другим условием для определения φ_j является условие прецессионного движения стоячей волны внутри диапазона углов, заданных положением опор. Это будет при $\dot{\phi}_j = \text{const}$ в том только случае, если $\dot{\phi}_j = \Omega$ ($j=1,2,\dots,N$).

Тогда

$$\varphi_j = \Omega t, \quad \pi + \alpha - \Omega t + \varphi_j = \pi + \alpha, \quad \pi - \alpha - \Omega t + \varphi_j = \pi - \alpha$$

и система уравнений (6), (7) является линейной с постоянными коэффициентами.

Таким образом, доказано, что при возникновении во вращающемся кольце с опорами установившихся периодических колебаний прецессия стоячей волны может происходить с угловой скоростью, равной угловой скорости вращения кольца.

Аналогичные результаты автор получил и для вращающейся на двух опорах оболочки с нерастяжимой и растяжимой средней линией.

Также было получено доказательство, что кроме рассмотренного выше установившегося прецессионного движения возбужденной стоячей волны во вращающемся кольце с опорами может существовать периодическое прецессионное движение с частотой, равной первой собственной частоте колебаний кольца, обусловленной наличием опор.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Журавлев В. Ф., Климов Д. М. Волновой твердотельный гироскоп. – М.: Наука, 1985. -125 с.
2. Журавлев В. Ф., Климов Д. М. Прикладные методы в теории колебаний.– М.: Наука, 1988.-326 с.
3. Басараб М. А., Кравченко В.Ф., Матвеев В.А. Математическое моделирование физических процессов в гироскопии.– М.: Радиотехника, 2005. -312с.
4. Полунин А. И. Математическое моделирование динамики упругого вращающегося кольца при наличии двух опор.// Известия РАН. МГТ. 1999.– №6.–С. 153 – 158.

620,9:662.92

ЭНЕРГОСБЕРЕЖЕНИЕ МАШИН И МАШИННЫХ АГРЕГАТОВ

Канд.техн.наук, доц. П. М. БЫКОВ, д-р.техн.наук, проф. Г. И.ШАРОВ

Проанализированы существующие методы защиты деталей от износа, направленные на энергосбережение машин и машинных агрегатов. Проведён анализ традиционных методов. Предложен наиболее оптимальный вариант повышения энергосбережения, позволяющий при введении в зону контакта серпентино-магниевого со-