

ние производится в том направлении, которое обеспечивает наибольшее значение к. п. д. прямого хода самотормозящейся передачи.

3. Передача с одновенцовыми сателлитами  $A_{II}^3$  может быть самотормозящейся при обратном ходе с возможностью оттормаживания либо без таковой при сохранении высокого значения к. п. д. прямого хода. Свойства передачи с двухвенцовыми сателлитами разнотипного зацепления  $B_{II}^4$  аналогичны свойствам передачи  $A_{II}^3$ .

4. Передачи  $C_{II}^4$  ( $C_{II}^4$ ) с двухвенцовыми сателлитами однотипного зацепления могут быть самотормозящимися при обратном ходе с возможностью оттормаживания либо без таковой при обеспечении необходимого смещения рабочих участков профилей зацепления. В передачах  $C_{II}^4$  ( $C_{II}^4$ ) смещение производится от оси вращения ведила при  $z_1 z_3 > z_2 z_4$  и к оси при  $z_1 z_3 < z_2 z_4$ .

## СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Планетарные передачи / Справочник. Под ред. В.Н. Кудрявцева и Ю.Н. Кирдяшева. — Л.: Машиностроение, 1977. — 536 с.
2. Решетов Д. Н. Расчет планетарных механизмов. — М.: Машгиз, 1952. — 72 с.
3. Вейц В. Л. Динамика машинных агрегатов. — Л.: Машиностроение, 1969. — 370 с.
4. Пат. 1479765 РФ, МКИ F 16 H 1/18. Цилиндрическая зубчатая передача / В.В. Панюхин (РФ). — № 4336734/25-28. Опубл. 15.05.89. Бюл. № 18 // Открытия. Изобретения. — 1989. — № 18. — С. 156.
5. Тимофьев Г. А., Панихин В. В. Эвольвентные самотормозящиеся передачи равносмешенного зацепления. — В кн.: Элементы и устройства робототехнических систем: Межвузовский сборник. — М.: 1988. — С. 89—92.
6. Кудрявцев В. Н. Планетарные передачи. М.-Л.: Машиностроение, 1966. — 306 с.
7. Баранов Г. Г. Курс теории механизмов и машин. — М.: Машиностроение. — 1966. — 508 с.
8. Кожевников С. Н. Теория механизмов и машин / Учебное пособие. — Изд. 3-е. — М.: Машиностроение. — 1970. — 574 с.

539.374

## КОЛЕБАНИЯ В ЗАДАЧЕ ДВУХ НЕПОДВИЖНЫХ ЦЕНТРОВ

Д-р техн. наук, проф. К.И. РОМАНОВ

*Плоская задача о движении материальной точки, притягиваемой двумя неподвижными центрами. По закону Ньютона разрешается в эллиптических координатах [1]. Ниже показано, что особенностью малых колебаний массы под действием центральных сил, определяемых законом Гука, является геометрическая нелинейность. Приближенно найдены 2 частоты свободных колебаний материальной точки и показано, что гармонические колебания являются доминирующими.*

*The plane problem about driving the mass point, attracted by two fixed centers on a Newton's laws is authorized in elliptical axials [1]. Below is displayed, that the common characteristics of small oscillations under operation of central forces on a mass determined by a Hooke law is geometrical nonlinearity. Two frequencies of the free oscillations of a mass point are approximately discovered and is displayed, that simple harmonic motions are dominating.*

1. Постановка задачи. Рассмотрим материальную точку массой  $M$ , совершающую малые колебания около положения статического равновесия  $x = 0, y = 0$ , где  $x$  и  $y$  — декартовы координаты. Неподвижные центры притяжения и отталкивания расположены на удалениях  $r_0$  от начала координат. Силы центрального взаимодействия определяются по закону Гука

$$F = \frac{E}{r_0} \Delta r, \Delta r = r - r_0, \quad (1)$$

где  $E$  — упругая постоянная,  $r$  — текущее расстояние материальной точки от неподвижного центра.

Симметрическая задача в указанной постановке решается методами сопротивления материалов [2], показывающими, что колебания в этой задаче оказываются нелинейными даже при линейном законе центральных сил (1).

В несимметрической задаче система имеет две степени свободы и целью решения является определение двух частот свободных колебаний.

2. Формализация задачи в декартовых координатах. Потенциальная энергия системы определяется равенствами

$$U = U_1 + U_2, U_1 = \frac{E}{2r_0} (\Delta r_1)^2, U_2 = \frac{E}{2r_0} (\Delta r_2)^2,$$

$$r_1 = \left[ (x + r_0)^2 + y^2 \right]^{1/2}, r_2 = \left[ (r_0 - x)^2 + y^2 \right]^{1/2}.$$

Учитывая, что  $\Delta r_i = r_i - r_0$ ,  $i = 1, 2$ , получаем

$$U = Er_0 \left[ \left( \frac{x}{r_0} \right)^2 + 2 + \left( \frac{y}{r_0} \right)^2 - \sqrt{1 + \left( \frac{x}{r_0} \right)^2 + \frac{2x}{r_0} + \left( \frac{y}{r_0} \right)^2} - \sqrt{1 + \left( \frac{x}{r_0} \right)^2 - \frac{2x}{r_0} + \left( \frac{y}{r_0} \right)^2} \right].$$

По формуле [3]

$$(1+X)^n = 1 + nX + \frac{n(n-1)}{2} X^2 + \dots$$

при  $n = 1/2$  определяем главную часть потенциальной энергии

$$U = \frac{1}{4} Er_0 \left\{ \left[ \left( \frac{x}{r_0} \right)^2 + \left( \frac{y}{r_0} \right)^2 \right]^2 + 4 \left( \frac{x}{r_0} \right)^2 \right\}. \quad (2)$$

В сочетании с кинетической энергией

$$K = \frac{M}{2} (\dot{x}^2 + \dot{y}^2) \quad (3)$$

уравнения (2), (3) представляют собой систему Гарнье [4], решаемую в эллиптических координатах.

Далее получено приближенное решение задачи малых нелинейных колебаний, позволяющее определить частоты системы в виде формул.

Уравнения движения [1]

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial K}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial K}{\partial q} = - \frac{\partial U}{\partial q},$$

где  $t$  — время,  $q$  — обобщенная координата, приводят к системе двух уравнений

$$\begin{cases} M\ddot{x} + E \left( \frac{2x}{r_0} + \frac{x^3}{r_0^3} + \frac{xy^2}{r_0^3} \right) = 0 \\ M\ddot{y} + E \left( \frac{y^3}{r_0^3} + \frac{x^2y}{r_0^3} \right) = 0 \end{cases} \quad (4)$$

Заметим, что при  $x = 0$  первое уравнение полученной системы отождествляется, а второе уравнение сводится к уравнению движения поперечных колебаний в симметричной задаче [2]. В свою очередь, при  $y = 0$  второе уравнение отождествляется, а первое уравнение системы (4) принимает вид

$$M\ddot{x} + E \left( \frac{2x}{r_0} + \frac{x^3}{r_0^3} \right) = 0. \quad (5)$$

При продольных колебаниях, когда  $y = 0$ , точное уравнение движения не содержит второго, нелинейного члена в круглых скобках уравнения (5). Появление слагаемого  $E x^3/r_0^3$  в системе (4) обусловлено упрощением исходного выражения  $U$  до вида (2).

Следовательно, доминирующим движением вдоль координаты  $x$  является гармоническое движение по уравнению  $x/r_0 = A \cos \omega t$ , где  $A = x/r_0$  — амплитудное значение  $x(t)$ ,  $\omega$  — частота свободных, нелинейных, связанных колебаний от начальной точки при  $t = 0$   $x = x_0$ ,  $y = y_0$ ,  $\dot{x}_0 = 0$ ,  $\dot{y}_0 = 0$  через состояние статического равновесия  $x = y = 0$  до точки  $x = -x_0$ ,  $y = -y_0$  и обратно.

3. Формализация задачи в полярных координатах. Информация о возможной траектории движения материальной точки  $x(y)$  может быть получена с помощью замены переменных по формулам  $x = \rho \cos \phi$ ,  $y = \rho \sin \phi$ . В этом случае выражения (2) и (3) принимают вид

$$U = \frac{1}{4} Er_0 \left( \frac{\rho^4}{r_0^4} + 4 \frac{\rho^2}{r_0^2} \cos^2 \phi \right),$$

$$K = \frac{M}{2} (\dot{\rho}^2 + \rho^2 \dot{\phi}^2)$$

и уравнение Лагранжа приводит к системе двух уравнений

$$\begin{cases} M \frac{d\dot{\rho}}{dt} - M\rho\dot{\phi}^2 + Er_0 \left( \frac{\rho^3}{r_0^4} + \frac{2\rho}{r_0^2} \cos^2 \phi \right) = 0 \\ M \frac{d}{dt} (\rho^2 \dot{\phi}) - \frac{E}{r_0} \rho^2 \sin 2\phi = 0 \end{cases}$$

Второе уравнение полученной системы показывает, что при  $\phi = \text{const}$ , когда  $\dot{\phi} = 0$ ,  $x/r_0 = A \cos \omega t$ ,  $y/r_0 = B \cos \omega t$ ,  $x/y = A/B = \text{const}$ , где  $B = y_0/r_0$  — амплитудное значение  $y(t)$ , движение точки при  $\phi \neq 0$  невозможно. То есть гармоническое движение по закону  $x/y = \text{const}$  в задаче не существует. Вместе с тем далее показано, что движение системы по гармоническому закону  $x/r_0 = A \cos \omega t$ ,  $y/r_0 = B \cos \omega t$  оказывается доминирующим в том смысле, что составляющие  $x/r_0 = A \cos \omega t$  и  $y/r_0 = B \cos \omega t$  намного значительнее других составляющих в уравнениях  $x(t)$  и  $y(t)$ .

4. Определение частот свободных колебаний. Отклонение от прямолинейной траектории движения массы на плоскости  $x$ — $y$  может быть приближенно определено с помощью ограниченного числа членов рядов  $x(t)$  и  $y(t)$ . Например, примем

$$\begin{cases} x/r_0 = A \cos \omega t \\ y/r_0 = B \cos \omega t + C \cos 3\omega t \end{cases} \quad (6)$$

где  $A = x_0/r_0$ ,  $B + C = y_0/r_0$ .

В этом представлении составляющая  $C \cos 3\omega t$  является мерой помех гармонического движения, возникающих вследствие нелинейности системы, а значение отношения  $C/B$  можно классифицировать как вторичный эффект из-за связанности продольных и поперечных колебаний.

Подстановка выражений (6) в систему уравнений (4) приводит к невязкам последних. Умножая невязку первого уравнения на  $\cos\omega t$ , а невязку второго — на  $B\cos\omega t + C\sin\omega t$ , получаем по методу Бубнова—Галеркина—Канторовича систему двух алгебраических уравнений

$$\begin{cases} \frac{Mr_0\omega^2}{E} = 2 + \frac{3}{4}(A^2 + B^2) + \frac{1}{2}C(B + C) \\ \frac{Mr_0\omega^2}{E} = \frac{1}{B^2 - 9C^2} \left( \frac{3}{4}B^4 + B^3C + 3B^2C^2 + \frac{3}{4}A^2B^2 + \frac{1}{2}A^2BC + \frac{3}{4}C^4 + \frac{1}{2}A^2C^2 \right) \end{cases}$$

Приравнивая правые части этих уравнений, приводим уравнение, связывающее доли амплитуды  $B$  и  $C$  к виду

$$2B^2 = 18C^2 + \frac{29}{4}A^2C^2 + \frac{39}{4}B^2C^2 + B^3C + \frac{1}{2}A^2BC + \frac{3}{4}C^4.$$

Следовательно,  $B \gg C$ , во всяком случае  $B > 3C$ . Таким образом, гармоника  $B\cos\omega t$  оказывается доминирующей по сравнению с гармоникой  $C\cos\omega t$ .

Две частоты свободных колебаний массы могут быть найдены в гармоническом приближении

$$\begin{cases} \frac{x}{r_0} = A \cos\omega t \\ \frac{y}{r_0} = B \cos\omega t \end{cases} \quad (7)$$

с помощью решения уравнений движения в декартовых координатах (4) методом Бубнова—Галеркина—Канторовича.

С этой целью подставим выражения (7) в систему (4) и полученную невязку минимизируем с использованием функции времени  $\cos\omega t$ .

В результате выясняется, что в гармоническом приближении система имеет две частоты

$$\begin{aligned} \omega_1^2 &= \frac{3}{4} \frac{E}{Mr_0} (A^2 + B^2), \\ \omega_2^2 &= \frac{E}{Mr_0} \left[ 2 + \frac{3}{4}(A^2 + B^2) \right] \end{aligned}$$

между которыми существует соотношение

$$\omega_2^2 = \omega_0^2 + \omega_1^2,$$

где ( $\omega_0^2 = 2E/(Mr_0)$ ) — частота собственных продольных колебаний в гармоническом приближении, то есть по уравнению  $M\ddot{x} + (2E/r_0)x = 0$ .

## СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

- Уиттекер Э. Аналитическая динамика. — Ижевск. Издательский дом «Удмуртский университет». — 1999. — 588 с.
- Тимошенко С. П. Колебания в инженерном деле. — М.: Физматиз. — 439 с.
- Двайт Г. Б. Таблицы интегралов и другие математические формулы. — М.: Наука, 1977. — 224 с.
- Борисов А. В., Мамас И. С. Современные методы теории интегрируемых систем. Москва—Ижевск: Институт компьютерных исследований. — 2003. — 295 с.