

УДК 531.383

## ВЛИЯНИЕ СДВИГОВЫХ ДЕФОРМАЦИЙ В СИСТЕМЕ ДВУХ ГИРОСКОПОВ ЛАГРАНЖА НА РЕЗОНАНСНЫЕ ЧАСТОТЫ

БОЛГРАВСКАЯ И. А.

Система твердых тел используется при рассмотрении движений космических аппаратов [1, 2], моделировании роботов и манипуляторов [3], различных навигационных и стабилизирующих устройств и приборов [4, 5]. Такой подход применялся и при изучении систем с распределенными параметрами, например, изгибных колебаний упругого стержня, моделируемого системой твердых тел, связанных универсальными упругими шарнирами [6]. При изучении необходимых условий устойчивости равномерных вращений системы связанных тел в [7] были найдены резонансные частоты, в окрестности которых при появлении дебаланса в системе возникают интервалы неустойчивости. При этом оказалось, что частоты эти существуют при определенных соотношениях между экваториальными и осевыми моментами инерции тел, входящих в систему. Такая же ситуация отмечалась в [8], где принималось обычное положение из теории изгиба, в соответствии с которым не учитываются деформации сдвига бесконечно малых элементов вала при изгибе. Поэтому представляет интерес исследовать движение упругих объектов, учитывая не только деформацию изгиба, но и деформацию сдвига. В качестве первого приближения решения этой задачи в публикуемой работе предлагается представить исходный объект в виде системы двух гироскопов Лагранжа, связанных обобщенным упругим универсальным шарниром. Записаны уравнения движения такой системы по инерции (т. е. в отсутствие внешних сил и моментов) и проанализированы необходимые условия устойчивости равномерных вращений системы твердых тел как одного целого вокруг оси неподвижной в пространстве. Найдены резонансные частоты. Дана оценка влияния массового дебаланса одного из гироскопов на возникновение зон неустойчивости в окрестности резонансных частот.

1. Введем неподвижную систему координат  $C\xi\eta\zeta$ ; ось  $C\xi$  которой имеет направление вектора скорости центра масс системы тел. Свяжем с каждым телом  $S_i$  систему координат  $C_i\xi_i\eta_i\zeta_i$  ( $i=1, 2$ ), оси которой являются главными осями инерции тела. Определим положение системы координат, связанной с телом  $S_1$ , по отношению к неподвижной системе координат углами Крылова  $\psi, \theta, \varphi$ ; а взаимное положение тел  $S_1$  и  $S_2$  — двумя ортогональными поворотами на углы  $\alpha_1, \alpha_2$  (фиг. 1). Оси координат  $C_1\xi_1\eta_1\zeta_1$  параллельны соответствующим осям системы  $C_2\xi_2\eta_2\zeta_2$ .

Рассмотрим движение по инерции свободной системы [7] двух гироскопов Лагранжа, связанных упругим обобщенным универсальным шарниром.

Назовем упругим обобщенным универсальным шарниром шарнир, допускающий два ортогональных поворота тела  $S_2$  относительно  $S_1$  вокруг осей  $O\eta_1$  и  $O\xi_2$  и сдвиг тела  $S_2$  относительно  $S_1$  в плоскости  $O\eta_1\xi_2$ . Внутренние силы при малых угловых и сдвиговых перемещениях определяются силовой функцией

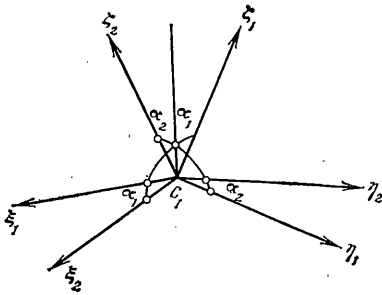
$$U = -1/2 k^2 (\alpha_1^2 + \alpha_2^2) - 1/2 \kappa^2 (x^2 + y^2) + \dots \quad (1.1)$$

в которой  $k^2, \kappa^2$  — коэффициенты жесткости,  $x, y$  — смещения вдоль осей  $O\eta_1, O\xi_2$ , многоточием обозначены члены более высокого порядка малости.

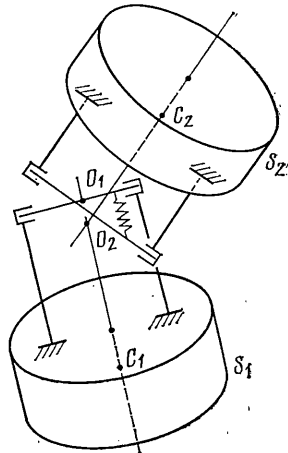
Система уравнений движения рассматриваемой связки твердых тел допускает решение [7]:

$$\psi^0 = \theta^0 = \alpha_1^0 = \alpha_2^0 = 0, \quad \psi^{*0} = \theta^{*0} = \alpha_1^{*0} = \alpha_2^{*0} = 0, \quad x^0 = y^0 = x^{*0} = y^{*0} = 0, \quad \varphi^{*0} = \omega \quad (1.2)$$

которое соответствует равномерному вращению связки тел как целого вокруг оси  $C\xi$ . В окрестности такого движения кинетическая энергия раз-



Фиг. 1



Фиг. 2

лагается в ряд относительно возмущений  $\psi, \theta, \alpha_1, \alpha_2, x, y, \psi', \theta', \alpha_1', \alpha_2', x', y', \varphi' = \varphi - \omega$  следующим образом:

$$\begin{aligned}
 T = & \frac{1}{2}(A_1^* + A_2^* + 2\mu)(\psi'^2 + \theta'^2) + (A_2^* + \mu)[(\psi' \sin \varphi + \theta' \cos \varphi)(\alpha_2' - \omega \alpha_1) + \\
 & + (\psi' \cos \varphi - \theta' \sin \varphi)(\alpha_1' + \omega \alpha_2)] + \frac{1}{2}A_2^*[(\alpha_1' + \omega \alpha_2)^2 + (\alpha_2' - \omega \alpha_1)^2] + \\
 & + \frac{1}{2}M(x'^2 + y'^2 + \omega^2(x^2 + y^2) + 2\omega(x'y - xy')) + (\nu_1 + \nu_2)[(\psi' \cos \varphi + \theta' \sin \varphi) \times \\
 & \times (x' + \omega y) + (\psi' \sin \varphi - \theta' \cos \varphi)(\omega x - y')] + \nu_2[(\alpha_1' + \omega \alpha_2)(\omega x - y') + (\alpha_2' - \\
 & - \omega \alpha_1)(x' + \omega y)] + \frac{1}{2}(B_1 + B_2)[\varphi'^2 + 2\omega\varphi' - 2\omega\psi'\theta'] + B_2\omega[\alpha_1'(\psi' \sin \varphi + \\
 & + \theta' \cos \varphi) - \alpha_2'(\psi' \cos \varphi - \theta' \sin \varphi) - \alpha_1'\alpha_2'] - \frac{1}{2}B_2\omega^2(\alpha_1'^2 + \alpha_2'^2) + \dots
 \end{aligned} \tag{1.3}$$

Здесь  $M = m_1 m_2 / (m_1 + m_2)$ ,  $A_i^* = A_i + M c_i^2$ ;  $A_i, B_i$  — соответственно экваториальный и осевой моменты инерции тела  $S_i$  ( $i=1, 2$ );  $m_i$  — масса,  $c_i = O_i C_i$ ,  $\mu = M c_1 c_2$ ,  $\nu_i = M c_i$  (фиг. 2).

В случае одинаковых тел положим

$$B_1 = B_2 = B, A_1 = A_2 = A, c_1 = c_2 = c, m_1 = m_2 = m \tag{1.4}$$

Используя соотношения (1.1), (1.3), (1.4) и лагранжиан системы  $L = T - U$ , запишем уравнения Лагранжа второго рода, линеаризованные в окрестности решения (1.2):

$$\begin{aligned}
 2A_0(\psi'' \sin \varphi + \theta'' \cos \varphi) + A_0(\alpha_2'' - 2\omega \alpha_1' - \omega^2 \alpha_2) + 2\nu(x'' + 2\omega y' - \omega^2 x) + \\
 + B\omega(\alpha_1' + \omega \alpha_2) + 2B\omega(\psi' \cos \varphi - \theta' \sin \varphi) = 0 \\
 2A_0(\psi'' \cos \varphi - \theta'' \sin \varphi) + A_0(\alpha_1'' + 2\omega \alpha_2' - \omega^2 \alpha_1) - 2\nu(y'' - 2\omega x' - \omega^2 y) + \\
 + B\omega(\alpha_1 \omega - \alpha_2') - 2B\omega(\psi' \sin \varphi + \theta' \cos \varphi) = 0 \\
 A_0(\psi'' \cos \varphi - \theta'' \sin \varphi) + (A + \mu)(\alpha_1'' + 2\omega \alpha_2' - \omega^2 \alpha_1) - \nu(y'' - \\
 - 2\omega x' - \omega^2 y) - B\omega(\alpha_2' - \omega \alpha_1) - B\omega(\psi' \sin \varphi + \theta' \cos \varphi) + k^2 \alpha_1 = 0 \\
 A_0(\psi'' \sin \varphi + \theta'' \cos \varphi) + (A + \mu)(\alpha_2'' - 2\omega \alpha_1' - \omega^2 \alpha_2) + \nu(x'' + \\
 + 2\omega y' - \omega^2 x) + B\omega(\psi' \cos \varphi - \theta' \sin \varphi) + B\omega(\alpha_1' + \omega \alpha_2) + k^2 \alpha_2 = 0 \tag{1.5} \\
 M(x'' - \omega^2 x) + 2\nu(\psi'' \sin \varphi + \theta'' \cos \varphi) + \nu(\alpha_2'' - 2\omega \alpha_1' - \omega^2 \alpha_2) + 2M\omega y' + \kappa^2 x = 0. \\
 M(y'' - \omega^2 y) - 2\nu(\psi'' \cos \varphi - \theta'' \sin \varphi) - \nu(\alpha_1'' + 2\omega \alpha_2' - \omega^2 \alpha_1) - \\
 - 2M\omega x' + \kappa^2 y = 0, (B_1 + B_2)\varphi'' = 0, A_0 = A_1 + 2\mu
 \end{aligned}$$

Введем замену переменных по формулам

$$\begin{aligned}
 \psi' \sin \varphi + \theta' \cos \varphi = u, \quad \psi' \cos \varphi - \theta' \sin \varphi = v \tag{1.6} \\
 u - iv = z_1, \quad \alpha_1 + i\alpha_2 = z_2, \quad y - ix = z_3
 \end{aligned}$$

Преобразование (1.6) линейно и невырождено, поэтому устойчивость по новым переменным будет означать устойчивость и по старым переменным.

Система уравнений движения (1.5) в новых переменных может быть преобразована к виду

$$\begin{aligned} 2A_0(iz_1\dot{+}\omega z_1) - 2B\omega z_1 + A_0(z_2\ddot{-} - 2i\omega z_2\dot{-} - \omega^2 z_2) + \\ + B\omega(iz_2\dot{+}\omega z_2) - 2\nu(z_3\ddot{-} - 2i\omega z_3\dot{-} - \omega^2 z_3) = 0 \\ A(z_2\ddot{-} - 2i\omega z_2\dot{-} - \omega^2 z_2) + B\omega(iz_2\dot{+}\omega z_2) + 2k^2 z_2 = 0 \\ 2\nu(iz_1\dot{+}\omega z_1) + \nu(z_2\ddot{-} - 2i\omega z_2\dot{-} - \omega^2 z_2) - M(z_3\ddot{-} - 2i\omega z_3\dot{-} - \omega^2 z_3) - \kappa^2 z_3 = 0 \end{aligned} \quad (1.7)$$

Аналогично записывается система уравнений для  $\bar{z}_k$ .

2. Исследуем необходимые условия устойчивости равномерных вращений. Разыскивая решение системы (1.7) в виде

$$z_1 = Z_1 e^{i\lambda t}, \quad z_2 = Z_2 e^{i\lambda t}, \quad z_3 = Z_3 e^{i\lambda t} \quad (2.1)$$

приходим к характеристическому уравнению

$$f_1(\lambda)f_2(\lambda) = 0 \quad (2.2)$$

$$\begin{aligned} f_1(\lambda) = [-A_0\lambda + \omega(A_0 - B)][M(\lambda^2 - 2\omega\lambda + \omega^2) - \kappa^2] - \\ - 2\nu^2(\omega - \lambda)(\lambda^2 - 2\omega\lambda + \omega^2) \\ f_2(\lambda) = -A\lambda^2 + \lambda\omega(2A - B) - \omega^2(A - B) + 2k^2 \end{aligned} \quad (2.3)$$

Необходимые условия устойчивости решения (1.2) будут выполнены в случае действительности корней уравнения (2.2). Покажем, что корни уравнений  $f_1(\lambda) = 0$ ,  $f_2(\lambda) = 0$  действительны при любых значениях  $\omega$ .

Введем в (2.3) замену  $\omega - \lambda = \mu$ , тогда выражения для  $f_1$  и  $f_2$  переписутся следующим образом:

$$\begin{aligned} f_1 = \mu^3(2MA_0 - 4\nu^2) - 2B\omega\mu^2 - 2A_0\kappa^2\mu + 2B\omega\kappa^2 \\ f_2 = -A\mu^2 + B\mu + 2k^2 \end{aligned}$$

Так как корни уравнения  $f_2(\mu) = 0$  действительны, остается показать, что действительны и корни уравнения  $f_1(\mu) = 0$ , откуда и будет следовать выполнение необходимых условий устойчивости равномерных вращений при любых значениях  $\omega$ . Представим уравнение  $f_1(\mu) = 0$  в виде

$$\begin{aligned} \mu^3 - 2\beta\omega\mu^2 - 2A_2\kappa^2\mu + 2\beta\omega\kappa^2 = 0 \\ \beta = B/(Am), \quad A_2 = A_0/A = 1 + mc^2/A > 1, \quad 2(mA_0 - 2\nu^2) = mA > 0 \end{aligned} \quad (2.4)$$

Число действительных корней уравнения  $ax^3 - bx^2 + cx - d = 0$  определяется [9] знаком его дискриминанта  $d = a(4c^3 - 18lcd + 27ad^2) + b^2(4bd - c^2)$ . В случае  $d < 0$  уравнение (2.4) имеет три действительных корня. Для уравнения (2.4) имеем

$$\begin{aligned} d = -4r^3\kappa^6 + s^2\kappa^4(27 - 18r - r^2) - 4s^2\kappa^2 < 0 \\ s = 2\beta\omega, \quad r = 2A_2 > 2 \end{aligned}$$

Таким образом, при любых скоростях  $\omega$  необходимые условия устойчивости равномерных вращений двух одинаковых гироскопов Лагранжа, связанных упругим обобщенным универсальным шарниром, выполнены.

3. В [7] было введено понятие резонансных частот, которые определялись как корни уравнения  $b_0(A, B, m, c, \omega^2, \kappa^2, k^2) = 0$ , где  $b_0$  — свободный член уравнения (2.2). В соответствии с этим определением находим

$$\omega_1^2 = 2k^2/(A - B), \quad \omega_2^2 = \kappa^2(A + 2\mu - B)/M/(A - B) \quad (3.1)$$

Отметим, что значение частоты  $\omega_1$  совпадает с найденными в [7], но в случае обобщенного универсального шарнира, который в отличие от универсального шарнира учитывает и сдвиг элементов, появляется еще одна резонансная частота  $\omega_2$ .

Покажем, что в окрестности этих частот при возникновении в системе дебаланса появляются интервалы неустойчивости. Пусть в системе двух тел, соединенных упругим обобщенным универсальным шарниром, первое тело является гироскопом Лагранжа, а второе представляет собой твердое тело с моментами инерции  $A, A + \varepsilon, B$  ( $\varepsilon > 0$ ). Уравнения движения

такой системы, линеаризованные в окрестности решения (1.2), имеют вид

$$\begin{aligned} (2A_0 + \varepsilon)(\dot{u} - \omega v) + (2B + \varepsilon)\omega v + A_0(\ddot{\alpha}_2 - 2\omega\dot{\alpha}_1 - \omega^2\alpha_2) + \\ + B\omega(\dot{\alpha}_1 + \omega\alpha_2) + 2v(\ddot{x} + 2\omega\dot{y} - \omega^2x) = 0 \\ 2A_0(v + \omega u) + \omega(\varepsilon - 2B)u + A_0(\ddot{\alpha}_1 + 2\omega\dot{\alpha}_2 - \omega^2\alpha_1) + \\ + B\omega(\omega\alpha_1 - \alpha_2) - 2v(\ddot{y} - 2\omega\dot{x} - \omega^2y) = 0 \end{aligned} \quad (3.2)$$

$$\begin{aligned} A_0(v + \omega u) - B\omega u + (A + \mu)(\ddot{\alpha}_1 + 2\omega\dot{\alpha}_2 - \omega^2\alpha_1) - B\omega(\dot{\alpha}_2 - \\ - \omega\alpha_1) + k^2\alpha_1 - v(\ddot{y} - 2\omega\dot{x} - \omega^2y) = 0 \\ A_0(\dot{u} - \omega v) + B\omega v + (A + \mu)(\ddot{\alpha}_2 - 2\omega\dot{\alpha}_1 - \omega^2\alpha_2) + B\omega(\dot{\alpha}_1 + \\ + \omega\alpha_2) + k^2\alpha_2 + v(\ddot{x} + 2\omega\dot{y} - \omega^2x) = 0 \\ 2v(\dot{u} - \omega v) + v(\ddot{\alpha}_2 - 2\omega\dot{\alpha}_1 - \omega^2\alpha_2) + M(\ddot{x} + 2\omega\dot{y} - \omega^2x) + \kappa^2x = 0 \\ 2v(v + \omega u) + v(\ddot{\alpha}_1 + 2\omega\dot{\alpha}_2 - \omega^2\alpha_1) - M(\ddot{y} - 2\omega\dot{x} - \omega^2y) - \kappa^2y = 0 \end{aligned}$$

Разыскивая решение системы (3.2) в виде (2.1), получим характеристическое уравнение

$$b_5\lambda^{10} + b_4\lambda^8 + b_3\lambda^6 + b_2\lambda^4 + b_1\lambda^2 + b_0 = 0 \quad (3.3)$$

в котором  $b_i$  ( $i=0,5$ ) — функции параметров системы и скорости вращения  $\omega$ . Приведем лишь выражения для  $b_5$  и  $b_0$ :

$$\begin{aligned} b_5 = A(MA_0 - 2v^2) \{ -A(MA_0 - 2v^2) + \varepsilon[M(A + \mu) - v^2] \} \\ b_0 = \omega^2(A - B)^2(\omega_2^2 - \omega_1^2)(\omega_2^2 - \omega^2) \{ (A - B)^2(\omega_2^2 - \omega_1^2)(\omega_2^2 - \omega^2) + \\ + \varepsilon[M^{1/2}\omega_1^2(A - B) - \omega^2(A - B + \mu)] \} < -\omega_2^2(A - B)/(A_0 - B) + \omega^2 > + \omega^4v^2 \} \end{aligned}$$

Поскольку  $(MA_0 - 2v^2) = 1/2Am > 0$ , то  $b_5 < 0$  при достаточно малом  $\varepsilon$ , в то время как при

$$\omega_1^2 < \omega^2 < \omega_1^2 + \delta_1, \quad \omega_2^2 < \omega^2 < \omega_2^2 + \delta_2 \quad (3.4)$$

$b_0$  будет больше нуля. (В (3.4)  $\delta_1(\varepsilon) \rightarrow 0$ ,  $\delta_2(\varepsilon) \rightarrow 0$  при  $\varepsilon \rightarrow 0$ ). А это означает, что уравнение (3.3) относительно  $\lambda$  имеет сопряженные чисто мнимые корни. Следовательно, изучаемое равномерное вращение связки двух гироскопов Лагранжа, один из которых имеет динамический дебаланс, неустойчиво в окрестности резонансных частот  $\omega_1^2$ ,  $\omega_2^2$ .

Таким образом, в модели упругого объекта, учитывающей кроме изгибных еще и сдвиговые деформации, в отличие от [7] появляется еще один интервал неустойчивости в окрестности резонансной частоты  $\omega_2^2$ .

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Белецкий В. В., Новикова Е. Т. Об относительном движении связки двух тел на орбите. Космич. исслед., 1969, т. 7, № 3, с. 377—384.
2. Сарычев В. А., Сазонов В. В. Нутационные демпферы спутников с двойным вращением. Celest. Mech. 1977, т. 15, № 1, с. 75—98.
3. Черноусько Ф. Л. О движении твердого тела с упругими и диссипативными элементами. ПММ, 1978, т. 42, № 1, с. 34—42.
4. Ишлинский А. Ю. Ориентация, гироскопы и инерциальная навигация. М.: Наука, 1976. 670 с.
5. Крементуло В. В. О стабилизации положения равновесия твердого тела при помощи вращающихся масс. М.: Наука, 1977. 236 с.
6. Болграбская И. А., Савченко А. Я. Об одном методе исследования колебаний вращающихся осесимметричных упругих стержней. — Механика твердого тела, 1984, вып. 16, с. 68—77.
7. Болграбская И. А., Савченко А. Я. Устойчивость равномерных вращений свободной связки гироскопов Лагранжа. — Мат. физика и нелинейн. механика, 1984, вып. 2(36), с. 9—14.
8. Дименгберг Ф. М. Изгибные колебания вращающихся валов. М.: Изд-во АН СССР, 1958. 248 с.
9. Савченко А. Я. Устойчивость стационарных движений механических систем. Киев: Наук. думка, 1977. 160 с.

Донецк

Поступила в редакцию  
13.XII.1984