

УДК 534

## АВТОКОЛЕБАТЕЛЬНЫЕ ПРОЦЕССЫ В СИЛЬНО НЕЛИНЕЙНЫХ СИСТЕМАХ В ПРИСУТСТВИИ ШИРОКОПОЛОСНЫХ СЛУЧАЙНЫХ ВОЗМУЩЕНИЙ

В.Л.Крупенин

Изучаются сильно нелинейные динамические эффекты в виброударных автоколебательных системах с одной степенью свободы, образованных двусторонними ограничителями хода и массивным телом, расположенным между ограничителями и вибрирующим в зазоре с соударениями. Если, например, величина зазора – мала, а другие параметры системы – не малы, то, как правило, неучитываемые случайные возмущающих факторов могут оказать на динамику системы существенное влияние. Изучение примеров таких влияний и приводится в работе.

1. Рассмотрим точечное тело массы  $m$ , находящееся внутри зазора величины  $2\Delta$  и совершающее колебания с соударениями (рис.1) со стенками. Предполагая, что колебания происходят вдоль оси  $x$ , удар прямой и центральный, а возбуждение вибрации происходит за счет автоколебательного механизма типа «кубическое трение» имеем уравнение движения, типа рассмотренного ранее в монографиях [1, 2]:

$$m\ddot{x} + cx - \alpha_1 \dot{x} + \beta_1 \dot{x}^3 = 0, \quad \alpha_1, \beta_1 > 0; \quad \dot{x}_+ = -\dot{x}_-, \quad |x| \leq \Delta, \quad (1)$$

где  $c$  – жесткость пружины,  $\alpha, \beta$  – заданные коэффициенты, а удар предполагается центральным и абсолютно упругим, так что соответственно  $\dot{x}_+$  и  $\dot{x}_-$  – скорости тела непосредственно после и до удара.. Легко переписать уравнение (1) в виде

$$\ddot{x} + \Omega^2 x - \alpha \dot{x} + \beta \dot{x}^3 = 0, \quad \alpha, \beta > 0; \quad \dot{x}_+ = -\dot{x}_-, \quad (2)$$

где  $\Omega^2 = cm^{-1}$  – собственная частота линейного осциллятора, а  $\alpha$  и  $\beta$  – параметры «автоколебательного члена», отнесенные к массе колеблющегося тела. Пусть зазор  $\Delta \ll 1$ . В этом случае система оказываются псевдоконсервативной [3] и легко получают точные решения уравнения (2). Пренебрегая в сравнении с остальными, членом  $\Omega^2 x$ , понизим порядок системы (2). Пусть  $z \equiv \dot{x}$ . Тогда

$$\dot{z} - \alpha z + \beta z^3 = 0, \quad z_+ = -z_- \quad (3)$$

Отсюда получаем три стационарных решения:

$$z_1 = 0; \quad z_2 = -\sqrt{\alpha/\beta}, \quad z_3 = \sqrt{\alpha/\beta}. \quad (4)$$

В отсутствие ограничителей два нетривиальных решения соответствуют разнонаправленным равномерным движениям рассматриваемого точечного тела, а тривиальное движение – неустойчивому положению равновесия [1, 2]. Ограничители (второе соотношение) (3) «сшивают» решения:  $z_2 = z_-$  и  $z_3 = z_+$ .

Движение между соударениями – равномерное, поэтому период колебаний

$$T = 2\Delta \sqrt{\beta / \alpha}. \quad (5)$$

В результате, при переходе к исходной координате  $x$  получается хорошо известное [1, 2] «пилообразное» колебательное решение, «амплитуда», которого определяется величиной  $0,5\sqrt{\alpha / \beta}$ :  $x(t) = 0,5 \sqrt{\alpha / \beta} (t - 0,25T)$ , причем при такой записи здесь  $T \in [0, 0,5T]$ , а далее выражение для  $x(t)$  необходимо продолжить на всю числовую ось, исходя из условий периодичности и симметрии:  $x(t+T) = x(t)$ ;  $x(t+0,5T) = -x(t)$ .

2. Рассмотрение задач подобного типа, когда происходит пренебрежение собственной упругостью системы, например, вследствие малости зазора, позволяет изучить их в более общих постановках, например, учесть наличие широкополосных случайных флуктуаций.

Пусть автоколебания осуществляются также при наличии внешней силы, которая может быть описана стандартным белым шумом  $\xi(t)$  интенсивности  $S$ .

Вместо задачи (2) имеем теперь

$$\ddot{x} + \Omega^2 x - \alpha \dot{x} + \beta \dot{x}^3 = \xi(t) \quad \alpha, \beta > 0; \quad \dot{x}_+ = -\dot{x}_-, \quad (6)$$

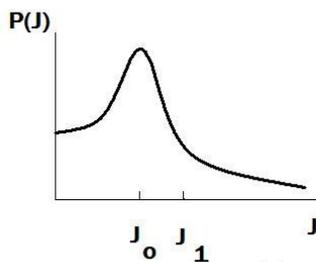


Рис. 1

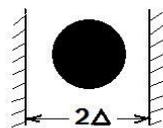


Рис. 2

и положение равновесия здесь снова неустойчиво. Введем новую переменную – (энергию):  $E = 0,5x^2$ . Тогда условия удара, входящие в (6) будут выполняться

автоматически (удар – абсолютно упругий), а уравнение движения после домножения обеих его частей на  $\dot{x}$ , примет вид:

$$\dot{E} - 2\alpha E + 4\beta E^2 = \sqrt{2E} \xi(t). \quad (7)$$

Стационарное уравнение ФПК для задачи (7) имеет вид [4]:

$$S \frac{d}{dE} [EP(E)] = (2\alpha E - 4\beta E^3 + 0,5 S) P(E), \quad (8)$$

где  $P(E)$  - искомая стационарная плотность вероятностей. Решение уравнения (8) определяется элементарно:

$$P(E) = \frac{2C}{\sqrt{2E}} \exp(2\alpha/S E - 2\beta/S E^2), E > 0. \quad (9)$$

Константа  $C$  находится из условия нормировки

$$\int_0^{\infty} P\{E\} dE = 1.$$

Принимая во внимание (см. [5]), что

$$\int_0^{\infty} x^{a-1} \exp(-\beta x^2 - \gamma x) dx = (2\beta)^{-a/2} \Gamma(a) \exp(\gamma^2/8\beta) D_{-a}(\gamma/\sqrt{2\beta}), \quad (10)$$

где  $\Gamma(a)$  –  $\Gamma$ -функция Эйлера, а  $D_{-a}(y)$  – функция параболическая цилиндра [6], получаем после преобразований с учетом свойств означенных специальных функций:

$$C = (4\beta/S)^{0,25} \exp[-\alpha^2/(4\beta S)] \{ \sqrt{2\pi} D_{0,5}(-\alpha/\sqrt{\beta S}) \}^{-1}. \quad (11)$$

Найденная плотность вероятности определяет точное решение рассматриваемой задачи.

Отсюда можно получить важнейшие характеристики процесса. Для плотности вероятности ударного импульса

$$J = 2|\dot{x}|; E = 1/8 J^2 \quad (12)$$

в соответствии с правилами вычисления плотностей вероятностей детерминированных функций случайных процессов [1, 2], найдем после вычислений:

$$P(J) = C \exp\left(\frac{\alpha}{4S} J^2 - \frac{\beta}{32S} J^4\right), J \geq 0.$$

Эскиз графика функции  $P(J)$  изображен на рис. 2. Отмечены характерные точки:

$J_0 = 2\sqrt{\alpha/\beta}$  - мода распределения (производная показателя экспоненты равна нулю) и

$J_1 = 2\sqrt{2\alpha/\beta}$  (показатель экспоненты равен нулю). Сравнивая найденное с (4) и (12),

видим, что мода отвечает устойчивому стационарному виброударному процессу в соответствующей детерминированной системе.

3. Проведем вычисление числовых характеристик изучаемого процесса. При вычислениях оказывается более удобным пользоваться распределением (9), (11).

Определим среднее значение энергии

$$m_E = \int_0^{\infty} EP(E)dE .$$

Внося сюда (9), находим

$$m_E = 0,25 \sqrt{S/\beta} D_{-3/2}(W) / D_{-1/2}(W); \quad W = - \alpha / \sqrt{S\beta} \quad (13)$$

Точно также, при помощи определяющих формул

$$\mu^{(n)}_E = \int_0^{\infty} (E - m_E)P(E)dE; \quad m^{(n)}_E = \int_0^{\infty} E^n P(E)dE$$

находятся все необходимые центральные или начальные моменты стационарного случайного процесса  $E(t)$ . Для вычислений целесообразно пользоваться интегралом (10), а также свойствами фигурирующих здесь специальных функций [6].

Исследуем более подробно среднюю энергию системы, описываемую при помощи формулы (13).

Примем, для определенности, некоторые предположения об относительных порядках параметров системы. Пусть  $\varepsilon$  - малый параметр и порядки параметров, определяющих «автоколебательный член»  $\alpha, \beta = O(\varepsilon)$ , в то время как интенсивность белого шума  $S = O(\varepsilon^2)$ . В этом случае аргументы функций параболического цилиндра  $D_p(-\alpha / \sqrt{S\beta})$  - отрицательны и велики по абсолютной величине:  $O(W) = \varepsilon^{-1/2}$ ,  $W = \alpha / \sqrt{S\beta}$  (см. (13)).

Используя известное асимптотическое разложение функций параболического цилиндра [5, 6], которое имеет здесь вид:

$$D_p(x) = C_0 x^{-p-1} \exp(0,25x^2) + \dots, \quad x \rightarrow -\infty,$$

причем  $C_0 = \text{const}$ .

В числителе первой формулы (13):  $p = -2/3$ , в знаменателе  $p = -1/2$ . Таким образом, в случае когда  $\alpha, \beta = O(\varepsilon), S = O(\varepsilon^2)$ :

$$D_{-3/2}(W) \sim C_0 \exp(1/4 W^2) (|W|)^{1/2}, \quad \varepsilon \rightarrow 0,$$
$$D_{-1/2}(W) \sim C_0 \exp(1/4 W^2) (|W|)^{-1/2}, \quad \varepsilon \rightarrow 0,$$

где учтено (13). Следовательно, при малых  $\varepsilon$ :

$$m_E = (\alpha\beta^{-1}) \text{const} + \dots \quad (14)$$

Этот результат вполне согласуется с найденным (см. выше) выражением для устойчивого стационарного значения импульса удара  $J_0 = 2 \sqrt{\alpha/\beta}$ ,  $E_0 = 1/8 J_0^2$ .

Таким образом, при  $S = O(\varepsilon^2)$ , данную задачу можно решать в детерминированной постановке, так как влияние случайных возмущений не велико.

4. При увеличении уровня случайных возмущений  $S$  оказывается необходимым рассчитывать флуктуационную поправку к величине (14).

Для определения ее структуры, положим  $\alpha, \beta = O(\varepsilon)$  и не будем делать специальных предположений относительно порядка величины  $S$ . В этом случае порядки аргументов функций  $D_p(x)$  в (13) будут  $\sqrt{\varepsilon}$ . Считая далее величину  $\varepsilon$  достаточно малой, разложим эти функции в ряд Тейлора и ограничимся линейными членами. Получаем:

$$m_E = 0,25 \sqrt{S/\beta} [A - B \alpha (S \beta)^{-1/2}] [H - F \alpha (S \beta)^{-1/2}]^{-1},$$

где  $A, B, H, F$  – коэффициенты разложения. При этом  $\alpha (S \beta)^{-1/2} = O(\varepsilon^{1/2})$ . Тогда находим:

$$m_E = 0,25 \left[ \frac{A}{H} + \alpha / \sqrt{S \beta} \left( \frac{AF}{H^2} - \frac{B}{A} \right) \right] \sqrt{S/\beta} + O(\varepsilon),$$

или окончательно с точностью до членов порядка малости  $\varepsilon$ , вводя новые константы  $C_1$  и  $C_2$ :

$$C_1 = 0,25 \frac{A}{H}; C_2 = 0,25 (AF/H^2 - B/A),$$

получим

$$m_E = C_1 (S/\beta)^{1/2} + C_2 \alpha / \beta. \quad (15)$$

Величина  $C_1 (S/\beta)^{1/2}$  и определяет значение искомой поправки. В силу того, что  $\beta = O(\varepsilon)$ , то в рассматриваемом случае  $S = O(1)$ , первый член в формуле (15) оказывается доминирующим.

Вычисления коэффициентов  $C_1$  и  $C_2$  можно провести при помощи приближенных оценок для специальных функций [1,2, 5, 6].

Можно показать, что  $C_1 \cong 1/4$ ,  $C_2 \cong 1/8$ .

Получить данные точные решения позволили внесенные упрощения: неучет потерь энергии при ударе и предположение о малости зазора. В дальнейших работах данная задача будет рассмотрена в более реалистической постановке.

*Работа выполнена при поддержке Российского Фонда Фундаментальных Исследований (Проект 05-08-50183).*

### Литература

1. Бабицкий В.И., Крупенин В.Л. Колебания в сильно нелинейных системах.-М., Наука, 1985. – 384 с.
2. V.I. Babitsky, V.L. Krupenin Vibration of Strongly Nonlinear Discontinuous Systems.- Berlin. Heidelberg, New York: Springer-Verlag, 2001. –404 p.p.
3. Крупенин В.Л. К расчету псевдоконсервативных авторезонансных систем // Проблемы машиностроения и надежности машин, 1993 г., N2, с. 106-114
4. Стратанович Р.Л. Избранные проблемы теории флуктуаций в радиотехнике, М., «Советское радио», 1961 – 324 с.
5. Градштейн И. С., Рыжик И.М. Таблицы интегралов, сумм, рядов и произведений, М.: «Наука». 1971 – 1028 с.
6. Кузнецов Д.С., Специальные функции. М., «Высшая школа», 1965. – 465 с.

*Институт машиноведения им. А.А. Благонравова РАН (ИМАШ РАН), Москва, Россия.*

*Поступила: 14.07.08.*