

УДК 539.3

ДИНАМИЧЕСКОЕ ХАОТИЧЕСКОЕ ПОВЕДЕНИЕ ГИБКОГО ТОКОНЕСУЩЕГО СТЕРЖНЯ В МАГНИТНОМ ПОЛЕ

ГАЛОЯН В. Ц., КАЗАРЯН К. Б.

В последние годы во многих работах [1, 2] рассматривается вопрос возможности возникновения хаотического движения в детерминистических динамических системах. Магнитоупругая система, описанная в работе [2], одна из немногих, где это явление исследовано как теоретически, так и экспериментально.

В настоящей работе с этой точки зрения исследуется другая магнитоупругая система, а именно, сжатый упругий гибкий стержень, по которому течет переменный ток и который находится во внешнем постоянном магнитном поле. С помощью методов качественной теории динамических систем показано, что в этом случае можно указать область изменения параметров, для которой детерминистическое нелинейное дифференциальное уравнение, описывающее систему, допускает решение в виде хаотического движения (странного аттрактора).

§ 1. Основное уравнение

Рассмотрим динамическое нелинейное поведение сжатого упругого токонесущего стержня кругового сечения во внешнем постоянном магнитном поле. Считается, что концы стержня закреплены на шарнирах в неподвижных опорах так, что не могут испытывать продольного смещения. Предполагается также, что ток в стержне достаточно слаб, что позволяет пренебречь джоулевым эффектом и самовоздействием [3]. У одного из концов стержня, в точке, сколь угодно близкой к неподвижному шарниру, действует «мертвая» механическая сила.

Введем систему координат с осью x вдоль оси стержня и осью z по направлению, обратной вектору магнитной индукции. Вектор I протекающего по стержню электрического тока в деформированном состоянии стержня представим следующим образом:

$$I = I_0 \cos(\omega t) \tau$$

где $\tau(x, y)$ — единичный касательный вектор в точке (x, y) с проекциями dx/dl , dy/dl (предполагается, что деформация стержня происходит в плоскости x, y), ω — частота заданного переменного тока, а I_0 — его амплитуда, l — координата длины дуги осевой линии стержня.

На единичную длину стержня действует сила Ампера

$$\vec{K}_1 = \vec{j} \times \vec{B}$$

и демпфирующая сила вязкого трения

$$\vec{K}_2 = -k y \vec{i}_y$$

где k — коэффициент демпфирования.

В силу того, что концы стержня закреплены, на концах стержня возникает сила Q , обусловленная его удлинением. В приближении закона Гука она имеет вид $Q = -ES\Delta L/L$ (E — модуль Юнга, ΔL — удлинение, S — площадь поперечного сечения, L — расстояние между концами стержня). В принятой системе координат

$$Q = -\frac{ES}{L} \int_0^L (\sqrt{1+y'^2} - 1) dx$$

где штрих означает дифференцирование по координате x .

Для описания этой системы имеем следующие уравнения [4, 5]. Уравнение движения стержня без учета инерции вращения имеет вид

$$\frac{d\vec{F}}{dl} + \vec{K}_1 + \vec{K}_2 = \rho S \vec{r} \quad (1.1)$$

где $\vec{F}$ — сила внутренних напряжений, dl — элемент длины, ρ — удельная плотность вещества. Точка сверху означает дифференцирование по времени.

Имеем также уравнение сохранения момента в виде

$$\frac{d\vec{M}}{dl} = \vec{F} \times \vec{z} \quad (1.2)$$

где $\vec{M} = EI(\vec{z} \times d\vec{z}/dl)$ — момент сил внутренних напряжений, $I = \pi R^4/4$ — момент инерции круглого стержня с радиусом R .

С помощью (1.1) и (1.2) можно получить уравнение в частных производных для определения неизвестной функции поперечного перемещения $y = y(x, t)$. Для этого запишем уравнение (1.1) в проекциях на оси x и y , а уравнение (1.2) — в проекции на ось z .

$$F_x - J_0 B \cos(\omega t) y' = \rho S x (1 + y'^2)^{1/2} \quad (1.3)$$

$$F_y + J_0 B \cos(\omega t) = (\rho S \ddot{y} + k y) (1 + y'^2)^{1/2} \quad (1.4)$$

$$F_x y' - F_y = EI \{ y'' (1 + y'^2)^{-3/2} \} \quad (1.5)$$

Допустим, что продольная сжимаемость мала по сравнению с деформациями изгиба стержня, то есть рассмотрим поперечное движение стержня. Тогда, из уравнения (1.3) получим после интегрирования

$$F_x = J_0 B \cos(\omega t) y + C$$

где постоянная интегрирования C — компонента F_x при $y=0$ и, следовательно, равна $-(P+Q)$. Отсюда получаем следующее выражение:

$$F_x = J_0 B \cos(\omega t) - (P+Q)$$

Исключим из уравнений (1.4) и (1.5) величину F_y , используя полученное для F_x выражение. Продифференцируя (1.5) и подставляя F_x из (1.4) окончательно получим

$$m\ddot{y} + k\dot{y} + EI(1+y'^2)^{-1/2} \{ y''(1+y'^2)^{-3/2} \}'' + (P+Q)(1+y'^2)^{-1/2} - J_0 B \cos(\omega t)(1+y'^2)^{-1/2} [1 + (yy')'] = 0 \quad (1.6)$$

Уравнение (1.6) — основное уравнение задачи. В безразмерной форме оно имеет вид

$$\ddot{y} + \alpha \dot{y} + a_1(1+y'^2)^{-1/2} \{ y''(1+y'^2)^{-3/2} \}'' + a_2 y''(1+y'^2)^{-1/2} - a_3 \cos(\Omega t)(1+y'^2)^{-1/2} [1 + (yy')'] - a_4 Q y'(1+y'^2)^{-1/2} = 0 \quad (1.7)$$

где

$$Q = \int_0^1 \{ (1+y'^2)^{1/2} - 1 \} dx, \quad \alpha = \frac{R}{\rho \omega_0^2 L^3 S}, \quad a_1 = \frac{EI}{\rho \omega_0^2 L^4 S}$$

$$a_2 = \frac{J_0 B}{\rho \omega_0^2 L^3 S}, \quad a_3 = \frac{P}{\rho \omega_0^2 L^3 S}, \quad a_4 = \frac{F}{\rho \omega_0^2 L^4 S}$$

При получении (1.7) были введены безразмерные переменные $x = (x/L)$, $y = (y/L)$, $t = (\omega_0 t)$, $\Omega = \omega/\omega_0$, где $\omega_0 = (\pi^2 EI / \rho L^4)^{1/2}$ — частота собственных колебаний в линейном приближении.

Уравнение (1.7) является уравнением в частных производных. Для получения конечномерной системы используем метод Галеркина, применяемый также в работах [1, 2] при исследовании хаотического движения. Ограничиваясь одномерным приближением, имеем

$$y(x, t) = \frac{1}{\pi} A(t) \sin(\pi x)$$

Проведя стандартные преобразования, получим, что в кубическом по амплитуде A приближении уравнение колебаний стержня имеет вид

$$A + \alpha \dot{A} + \gamma A + \beta A^3 = 3 \cos(\Omega t) \left(1 - \frac{1}{2} A^2 \right) \quad (1.8)$$

где

$$\gamma = \frac{\pi^2}{\rho \omega_0^2 L^2 S} \left(P - \frac{\pi^2 EI}{L^2} \right), \quad \beta = \frac{\pi^2}{2 \rho \omega_0^2 L^2 S} \left\{ P/4 - \frac{\pi^2 EI}{L^2} + \frac{ES}{2} \right\}, \quad \alpha = 4a_2$$

§ 2. Качественное исследование основного уравнения

В дальнейшем рассматривается уравнение (1.8), являющееся уравнением типа Дюффинга. В случае, когда $P > P^*$, где $P^* = \pi^2 E / l^2$ — эйлерова критическая сила, имеем, что $\alpha, \beta, \gamma, \delta > 0$.

Для качественного исследования этого уравнения применим метод, основанный в работе [6] и подробно разработанный для классического уравнения Дюффинга в работе [1]. Он позволяет указать те области изменения параметров, где уравнение допускает хаотическое движение в качестве решения, исследовать структуру соответствующих множеств в фазовом пространстве и т. д. При этом уравнение (1.8) мы будем рассматривать как неавтономное возмущение гамильтоновой системы, которое сохраняет некоторые черты невозмущенной системы. Перепишем уравнение (1.8) в виде двух уравнений

$$\dot{x}_1 = x_2, \quad \dot{x}_2 = -\gamma x_1 - \delta x_1^3 + \varepsilon \left(x_1 \cos(\Omega t) \left(1 - \frac{1}{2} x_1^2 \right) - x_1 x_2 \right) \quad (2.1)$$

где ε — малый параметр, а $\gamma x_1 - \delta x_1^3 = \varphi$.

Далее, используя свойства (2.1) и применяя теорему о центральном многообразии, рассматриваются малые возмущения и в конце доказывается существование гомоклинической структуры («подковы» Смейла [7]) и наличие в ней странного аттрактора.

Невозмущенная система

$$x_1 = x_2 = f(x_1, x_2), \quad x_2 = \gamma x_1 - \delta x_1^3 = g(x_1, x_2) \quad (2.2)$$

имеет три неподвижные точки с координатами $(0, 0)$, $(+(\gamma/\delta)^{1/2}, 0)$, $(-(\gamma/\delta)^{1/2}, 0)$, первая из которых — неустойчивая точка типа седла, а две другие — центры. Точка $(0, 0)$ имеет гомоклиническую орбиту $x_0 = (2\gamma/\delta)^{1/2} \operatorname{sech}(\gamma^{1/2} t)$ [1]. Легко проверить, что седло $(0, 0)$ простое, то есть, что величина

$$\Delta \equiv \left(\frac{\partial f}{\partial x_1} \frac{\partial g}{\partial x_2} - \frac{\partial f}{\partial x_2} \frac{\partial g}{\partial x_1} \right) = -\delta + 3\delta x_1^2$$

отрицательна в точке $(0, 0)$. В этом случае, согласно теореме Пуанкаре [6], в области $|\varepsilon| < \varepsilon_0$ существует периодическое решение, которое стремится к седловой точке при $\varepsilon \rightarrow 0$. Для определения параметров этого движения используем теорему усреднения в форме, предложенной в [8].

Произведем замену переменных в (2.1), введя новые переменные z_1, z_2

$$z_1 = x_1 \cos(\Omega t) - \frac{x_2}{\Omega} \sin(\Omega t), \quad z_2 = -x_1 \sin(\Omega t) - \frac{x_2}{\Omega} \cos(\Omega t)$$

Согласно теореме о среднем, заменяя первые части в полученных уравнениях на их усредненные по периоду величины и перейдя к полярным координатам (z, θ) , получаем следующие окончательные уравнения:

$$\begin{aligned} \dot{z} &= -\frac{1}{2\omega} \left\{ \gamma_2 \omega z - \frac{1}{8} \beta z^2 \sin \Theta + \beta \sin \Theta \right\} \\ \dot{\Theta} &= -\frac{1}{2\omega z} \left\{ (\gamma_2 + \omega^2) z + \frac{3}{4} \gamma z^3 + \frac{3}{8} \beta z^2 \cos \Theta - \beta \cos \Theta \right\} \end{aligned} \quad (2.3)$$

Неподвижные точки z^* , Θ^* этой системы уравнений соответствуют периодическому решению уравнения (2.1) вида $z^* \cos(\Omega t + \Theta^*)$. При этом амплитуда z^* является корнем алгебраического уравнения

$$z^2 \left\{ \left(\frac{\gamma_2 \omega}{(1/8)z^2 - 1} \right)^2 + \left(\frac{(3/4)\gamma z^2 + \gamma + \Omega^2}{(3/8)z^2 - 1} \right)^2 \right\} = \beta^2$$

а фаза Θ^* определяется из выражения

$$\sin \Theta^* = \frac{\alpha \Theta}{\beta} \frac{z^*}{(1/8)z^{*2} - 1}$$

при соблюдении порогового условия $z^* < \frac{12\Omega}{\beta} + \left(\frac{16z^2\Omega^2}{\beta^2} + 8 \right)^{1/2}$.

При увеличении параметров α , β периодическое движение разрушается. Но согласно теореме о центральном многообразии [9] при не слишком больших значениях параметров сохраняются характерные черты фазового портрета около гиперболических точек. В качестве невозмущенной в этом случае выберем систему

$$\dot{x}_1 = x_2, \quad \dot{x}_2 = -\alpha x_2 + \gamma x_1 - \beta x_1^2 \quad (2.4)$$

неподвижные точки которой при $\gamma \neq 0$, $\beta^2 < 8\gamma$ являются гиперболическими — седло и фокусы.

Легко можно доказать, что фазовое пространство системы (2.1) содержит притягивающее множество (аттрактор). Для этого достаточно использовать те же функции Ляпунова, что и в работе [8] и определить их производные на траекториях системы. Это притягивающее множество сохраняет характерные черты системы (2.4). При этом периодической (при малых ε) орбите γ_ε соответствуют два многообразия: неустойчивое $W(\gamma_\varepsilon)$ и устойчивое — $W^s(\gamma_\varepsilon)$. Для анализа возможных случаев расположения этих многообразий, которые сохраняются и при $\varepsilon \neq 0$, используем функцию Мельникова, введенную в работе [6]. В нашем случае ее можно вычислить, используя выражение

$$\Delta_1(t_0) = -\varepsilon \int_{-\infty}^{\infty} \dot{x} \left(\beta_1 \cos(\Omega t) \left(1 - \frac{1}{2} x^2 \right) - \beta_2 \dot{x} \right) dt + O(\varepsilon^2)$$

где $x \equiv x_0(t - t_0) = (2\gamma/\beta)^{1/2} \operatorname{sech}(\gamma^{1/2}(t - t_0))$. Произведя соответствующие вычисления, получим

$$\Delta_1(t_0) = \left(\frac{2\gamma}{\beta} \right)^{1/2} \left\{ \pi \beta (\Omega \gamma^{1/2}) \frac{\Omega^2 + \gamma - 6\gamma}{6\gamma} \operatorname{sech} \left(\frac{\pi \Omega \gamma^{-1/2}}{2} \right) \sin(\Omega t_0) + \right.$$

$$+ \frac{2}{3} \alpha \gamma \left(\frac{2}{\lambda} \right)^{1/2} \}$$

Согласно [6], если функции Мельникова имеет простые нули, многообразия $W^s(\gamma_+)$ и $W^u(\gamma_-)$ пересекаются трансверсально. Но, так как функция $\Delta_c(t_0)$ — периодическая, в этом случае имеет гомоклиническую структуру в притягивающем множестве и, следовательно, странный аттрактор [8].

Используя (2.5), можно получить неравенство, при выполнении которого $\Delta_c(t_0)$ имеет нули. Это условие имеет вид

$$\beta \geq \frac{4\alpha\lambda\gamma}{\pi\Omega} \left(\frac{2\gamma}{\lambda} \right)^{1/2} \frac{\cosh \left(\frac{(-\Omega\gamma - 1/2)}{2} \right)}{|\Omega^2 + \gamma - 6\gamma|} \quad (2.6)$$

Для тонких стержней ($R/L \ll 1$) в пределах его прочности имеем $\beta \gg 1$. В этом случае имеем следующее выражение для критических значений индукции магнитного поля B^* и амплитуды тока J_0^* , превышение которых может привести к хаотическому движению стержня:

$$J_0^* B^* = \frac{1}{3\pi^2} \frac{\alpha \rho S L^2 \omega_0^3}{\Omega} (a-1)^{3/2} \left(\frac{2\rho}{E} \right)^{1/2}$$

где $a = P/P^*$. Вычислим область критических значений внешней силы для медного стержня кругового сечения с следующими значениями параметров: $L=0,5$ м, $R=0,01$ м, $\omega=50$ Гц, $\alpha=10^{-2}$. В этом случае для $3,8 \text{ Н} < P < 15,4 \text{ Н}$ сила Ампера $J_0^* B^*$ принимает значения от 14 Н/м до $72,8 \text{ Н/м}$; в частности, при $J=50 \text{ А}$, $B=1 \text{ Тл}$ условие (2.6) выполняется.

Полученные результаты позволяют утверждать, что описанная магнитомеханическая система, движение которой подчиняется детерминистическому дифференциальному уравнению, допускает как периодическое, так и аperiodическое хаотическое движение.

Авторы выражают благодарность участникам семинара «Волновые процессы» Института механики АН Арм. ССР за ценные советы при обсуждении работы.

DYNAMIC CHAOTIC BEHAVIOUR OF FLEXIBLE CURRENT-CARRYING ROD IN A MAGNETIC FIELD

V. TS. GALOJIAN, K. B. KAZARIAN

Վ. Յ. ԴԱՆՈՅԱՆ, Կ. Բ. ՂԱԶԱՐՅԱՆ

U. ni qhi n qhi n i ef

Դիտարկվում է մեխանիկական ուժով սեղմված, չկուն առանկալան ձողի ոչ զծային տատանումների խնդիրը, որում անցնում է էլեկտրական հոսանք արտարին մագնիսական դաշտի առկայությամբ:

Դինամիկական համակարգերի տեսության մեթոդների օգնությամբ ցույց է տրված, որ ձողի վարքը նկարագրող դետերմինիստական ոչ կծային դիֆերենցիալ համասարումը ունի քառասյին շարժման առանքի լուծում (տարօրինակի տարակարգ)։

Л И Т Е Р А Т У Р А

1. Marsden J. E. Lectures on Geometric Methods in Mathematical Physics. — Philadelphia SIAM, 1981. 97 p.
2. Moon F. C., Holmes P. J. A magnetoelectric strange attractor. — J. Sound Vibr., 1979, v. 65, № 3.
3. Chattopadhyay S., Moon F. C. Magnetoelastic buckling and vibration of a rod carrying electric current. — J. Appl. Mech. 1975, v. 42, № 4.
4. Ландау Л. Д., Лифшиц Е. М. Теория упругости.—М.: Наука, 1987. 248 с.
5. Светлицкий В. А. Механика гибких стержней и нитей.—М.: Машиностроение, 1978. 222 с.
6. Мельников В. К. Об устойчивости центра при периодических по времени возмущениях.— Тр. Московского мат. общества, т. 12, 1963.
7. Смейл С. Дифференциальные динамические системы. УММ, 1970, т. 25, вып. 1.
8. Holmes P. J. A nonlinear oscillator with a strange attractor. — Phil. Trans. Roy. Soc. London, v. 292A, № 1394, 1979.
9. Странные аттракторы, сб. ст., пер. с англ., М.: Мир, 1981. 197 с.

Институт механики АН Армянской ССР

Поступила в редакцию 14.01.1984