

УДК 539.3

ОБ ОДНОЙ НЕКОНСЕРВАТИВНОЙ ЗАДАЧЕ УСТОЙЧИВОСТИ  
КОНСОЛЬНОЙ БАЛКИ

Мартirosян С.Р.

**Ключевые слова:** балка, сосредоточенная масса, сосредоточенный момент, устойчивость, флаттер.

**Keywords:** beam, concentrated mass, concentrated moment, stability, flutter.

Ս.Ռ. Մարտիրոսյան

Հեծանի կայունությունը ոչ կոնսերվատիվ մի խնդրի մասին

Դիտարկված է հեծանի, որի մի ծայրը ամրակցված է, իսկ մյուս ազատ ծայրի վրա կիրառված են կենտրոնացած զանգված և մոմենտ, կայունության խնդիրը.

S.R. Martirosyan

On the non-conservative problem of the cantilevered beam

The paper is devoted to the analysis of stability of the cantilevered beam with a concentrated mass and moment.

Рассматривается задача устойчивости консольного упругого стержня, нагруженного «следящей» силой при наличии сосредоточенной инерционной массы и инерционного момента на свободном конце.

1. Пусть консольный упругий стержень длины  $l$  и постоянного сечения нагружен «следящей» силой  $P$  и, кроме того, на его свободном конце имеются сосредоточенная инерционная масса  $m_c$  и сосредоточенный инерционный момент  $J_c$ . Будем полагать, что собственная масса стержня пренебрежимо мала по сравнению с сосредоточенной инерционной массой  $m_c$ .

В рамках обычных предположений элементарной теории изгиба уравнение малых изгибных колебаний стержня около невозмущенной формы равновесия описывается соотношением [1,2]

$$EJ \frac{\partial^4 w}{\partial x^4} + P \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} = 0, \quad w = w(x, t). \quad (1)$$

Здесь  $EJ$  – жесткость сечения при изгибе;  $w = w(x, t)$  – динамический прогиб в каждой точке стержня.

Граничные условия определяются выражениями:

$$w = 0, \quad \frac{\partial w}{\partial x} = 0, \quad x = 0; \quad (2)$$

$$EJ \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} = -J_c \frac{\partial^3 w}{\partial x \partial t^2}, \quad EJ \frac{\partial^3 w}{\partial x^3} = m_c \frac{\partial^2 w}{\partial t^2}, \quad x = l.$$

Задача состоит в отыскании таких сочетаний параметров  $P$ ,  $m_c$  и  $J_c$ , при которых краевая задача, описываемая уравнением (1) и соответствующими граничными условиями (2), имеет решения, отличные от тривиального  $w(x, t) = 0$ , иными словами, в изучении поведения собственных значений краевой задачи (1), (2), зависящих от  $P$ ,  $m_c$  и  $J_c$  как от параметров.

Отыскивая решение уравнения (1) в виде гармонических колебаний

$$w(x, t) = f(x) \exp(i\omega t), \quad (3)$$

приходим к задаче на собственные значения

$$\frac{d^4 f}{dx^4} + k^2 \frac{d^2 f}{dx^2} = 0, \quad k^2 = \frac{P}{EJ}; \quad (4)$$

$$f = \frac{df}{dx} = 0, \quad x = 0; \quad (5)$$

$$\frac{d^2 f}{dx^2} - \frac{J_c}{EJ} \omega^2 \frac{df}{dx} = 0, \quad \frac{d^3 f}{dx^3} + \frac{m_c}{EJ} \omega^2 f = 0, \quad x = l.$$

Подставляя общий интеграл уравнения изогнутой оси стержня (4)

$$f(x) = C_1 \sin kx + C_2 \cos kx + C_3 x + C_4$$

и его производные в граничные условия (5), получаем следующую однородную систему алгебраических уравнений относительно произвольных постоянных  $C_i$ ,  $i = \overline{1, 4}$ :

$$\begin{cases} C_2 + C_4 = 0 \\ kC_1 + C_3 = 0 \\ E J k^2 (C_1 \sin v + C_2 \cos v) + J_c \omega^2 k (C_1 (\cos v - 1) - C_2 \sin v) = 0 \\ E J k^3 (-C_1 \cos v + C_2 \sin v) + m_c \omega^2 (C_1 (\sin v - v) + C_2 (\cos v - 1)) = 0 \end{cases} \quad (6)$$

$$k^2 = P(EJ)^{-1}, \quad v = kl. \quad (7)$$

Для нахождения значений параметров  $P$ ,  $m_c$ ,  $J_c$  и их сочетаний, приводящих к потере устойчивости в задаче (1), (2), имеем алгебраическое уравнение относительно квадратов собственных частот колебаний стержня

$$\alpha \beta (2 - 2 \cos v - v \sin v) \omega^4 - \quad (8)$$

$$-(\beta \sin v + \alpha (\sin v - v \cos v)) \omega^2 + 1 = 0,$$

$$\alpha = m_c (Pk)^{-1}, \quad \beta = J_c k P^{-1}, \quad \alpha > 0, \quad \beta > 0, \quad (9)$$

которое получается приравниванием нулю определителя, составленного из коэффициентов системы (6).

Вводя обозначения

$$\Omega^2 = \omega^2 \sqrt{\alpha \beta}, \quad \chi = \sqrt{\alpha^{-1} \beta}, \quad \chi > 0, \quad (10)$$

после несложных выкладок уравнение (8) запишется в виде:

$$\begin{aligned} & 4 \sin 0,5v (\sin 0,5v - 0,5v \cos 0,5v) \Omega^4 - \\ & - \chi^{-1} ((\chi^2 + 1) \sin v - v \cos v) \Omega^2 + 1 = 0 \end{aligned} \quad (11)$$

Исследуем уравнение (11).

Корни уравнения (11) определяются из формулы

$$\Omega_{1,2}^2 = 0,5 \left[ B(\chi, v) \pm \sqrt{B^2(\chi, v) - 4A(v)} \right], \quad (12)$$

$$A(v) = 4 \sin 0,5v (\sin 0,5v - 0,5v \cos 0,5v), \quad (13)$$

$$B(\chi, v) = \chi^{-1} [(\chi^2 + 1) \sin v - v \cos v]. \quad (14)$$

Из уравнения (11) очевидно, что  $\Omega_1^2 \neq 0$ ,  $\Omega_2^2 \neq 0$ . А это означает, что потери устойчивости в смысле Эйлера невозможны.

В соответствии с (3), возмущенное движение стержня устойчиво при значениях  $\Omega_1^2 > 0$  и  $\Omega_2^2 > 0$ , что равносильно выполнению условий

$$A(\nu) \geq 0, B(\chi, \nu) > 0, B^2(\chi, \nu) - 4A(\nu) > 0. \quad (15)$$

Колебательный вид неустойчивости будет иметь место, если в формуле (12) выражение под радикалом станет отрицательным. Отсюда следует, что критические значения параметров  $P$ ,  $m_c$  и  $J_c$  должны удовлетворять уравнению

$$\chi^{-2} \left[ (\chi^2 + 1) \sin \nu - \nu \cos \nu \right]^2 - 16 \sin 0,5\nu (\sin 0,5\nu - 0,5\nu \cos 0,5\nu) = 0, \quad (16)$$

где  $\chi$  и  $\nu$  определяются выражениями (10).

Критическое значение параметров  $P$ ,  $m_c$  и  $J_c$ , приводящих к неустойчивости аperiodического вида с нарастающей экспонентой, определяется из уравнения

$$\left[ (\chi^2 + 1) \sin \nu - \nu \cos \nu \right] = 0. \quad (17)$$

Исследуя поведение функций (16) и (17) от параметров  $\chi$  и  $\nu$  с помощью графо-аналитических методов, приходим к выводу, что наименьший корень  $\nu_{\min}$  уравнений (16) и (17), при котором устойчивое возмущенное движение стержня становится неустойчивым, определяется из условий

$$\left[ (\chi^2 + 1) \sin \nu - \nu \cos \nu \right] = 0, \nu \in (3,14; 4,49), \chi \in (0, 1); \quad (18)$$

$$\chi^{-2} \left[ (\chi^2 + 1) \sin \nu - \nu \cos \nu \right]^2 - 16 \sin 0,5\nu (\sin 0,5\nu - 0,5\nu \cos 0,5\nu) = 0, \nu \in [2,32; 3,14], \chi \in [1, \infty).$$

Как следует из соотношений (18), наименьший корень  $\nu_{\min}$  при  $\chi \in (0, 1)$  определяет критические значения параметров  $P$ ,  $m_c$  и  $J_c$ , приводящих к неустойчивости аperiodического вида с нарастающей экспонентой, а при  $\chi \in [1, \infty)$  – к неустойчивости колебательного вида с возрастающей амплитудой. При этом,  $\nu_{\min} \approx 4,49$  при достаточно малых  $\chi$  ( $\chi \rightarrow 0$ ) и  $\nu_{\min} \approx 3,14$  при достаточно больших  $\chi$  ( $\chi \rightarrow \infty$ ).

Подставляя конкретные значения  $\chi$  в соотношения (18), определяем соответствующие наименьшие корни  $\nu_{\min}$ . Далее, в соответствии с (10), находим критические значения «следящей» силы  $P_{\text{кр}}$  и отношения  $(m_c J_c^{-1})_{\text{кр}}$  из следующих формул

$$P_{\text{кр}} = EJl^{-2} \nu_{\min}^2, \quad (m_c J_c^{-1})_{\text{кр}} = P_{\text{кр}} (EJ \chi^2)^{-1}. \quad (19)$$

Таким образом, при наличии сосредоточенной инерционной массы  $m_c$  и инерционного момента  $J_c$  на свободном конце консольного упругого стержня, нагруженного «следящей» силой  $P$ , возмущенное движение стержня становится неустойчивым при критических значениях параметров  $P_{\text{кр}}$  и  $(m_c J_c^{-1})_{\text{кр}}$ , определяемых из формул (19). При этом имеем неустойчивость только флаттерного типа, а дивергентная неустойчивость невозможна.

1. Рассмотрим частные случаи.

1.1. Пусть на свободном конце консольного стержня, нагруженного «следящей» силой  $P$ , имеется сосредоточенная инерционная масса  $m_c$ , а инерционный момент отсутствует ( $J_c = 0$ ). Тогда, в соответствии с (9) и (10), имеем  $\beta = 0$ ,  $\chi = 0$ . При этом уравнение (8) переписывается в виде

$$m_c (Pk)^{-1} (\sin v - v \cos v) \omega^2 - 1 = 0. \quad (20)$$

Согласно (7) корни уравнения (20) определяются из формулы

$$\omega_{1,2} = \pm \sqrt{\frac{Pk}{m_c (\sin kl - kl \cos kl)}}. \quad (21)$$

Формула (21) в точности совпадает с формулой, полученной В.В. Болотиным [1] при исследовании задачи устойчивости консольного стержня, сжатого «следящей» силой при наличии сосредоточенной инерционной массы на свободном конце и Ржаницыным А.Р. в [3].

Наименьший корень (21), соответствующий переходу от устойчивого возмущённого движения к неустойчивому, равен  $v_{\min} = (kl)_{\min} \approx 4,49$ , откуда, учитывая (7), находим критическое значение «следящей» силы [1]

$$P_{\text{кр}} \approx 20,19 EJl^{-2} \text{ или } P_{\text{кр}} \approx 2\pi^2 EJl^{-2}. \quad (22)$$

1.2. А теперь рассмотрим случай, когда на свободном конце консольного стержня, нагруженного «следящей» силой  $P$ , приложен только сосредоточенный инерционный момент  $J_c$ , а сосредоточенная инерционная масса отсутствует ( $m_c = 0$ ). Тогда, в соответствии с (9) и (10), имеем  $\alpha = 0$ ,  $\chi = \infty$ . При этом уравнение (8) переписывается в виде

$$J_c k P^{-1} \cdot s \sin v \cdot \omega^2 - 1 = 0, \quad (23)$$

корни которого согласно (7) определяются из формулы

$$\omega_{1,2} = \pm \sqrt{EJk (J_c \sin kl)^{-1}}. \quad (24)$$

Из (24) очевидно следует, что переходу от устойчивого возмущенного движения к неустойчивому соответствует наименьший корень

$$v_{\min} = (kl)_{\min} = \pi. \quad (25)$$

В соответствии с (7), отсюда находим критическое значение «следящей» силы

$$P_{\text{кр}} = \pi^2 EJl^{-2},$$

которое примерно в два раза меньше критического значения «следящей» силы (22).

Автор выражает благодарность М.В.Белубекяну за постановку задачи, за обсуждение и внимание к работе.

#### Л И Т Е Р А Т У Р А

1. Болотин В. В. Неконсервативные задачи упругой устойчивости. М.: Физматгиз, 1961. 340 с.
2. Вольмир А.С. Устойчивость упругих систем. М.: Физматгиз, 1963. 880 с.
3. Ржаницын А.Р. Консольный упругий стержень, нагруженный следящей силой. //Иzv.АН Арм. ССР. Механика. 1985. Т. 38. №5. С. 33–44.

Институт механики  
НАН Армении

Поступила в редакцию  
17.09.2008