

ОБ ОДНОМ ЧАСТНОМ СЛУЧАЕ КОЛЕБАНИЙ ВИНТОВОЙ ПРУЖИНЫ СО СТАЛКИВАНИЕМ ВИТКОВ

П. П. Куфареv

(Томск)

Пусть  $s$  — длина дуги упругой линии пружины,  $\lambda$  — длина одного витка,  $l$  — длина всей упругой линии,  $h$  — шаг ее (при ненапряженном состоянии пружины),  $S$  — площадь нормального к упругой линии сечения  $Q(s, t)$  пружины,  $\zeta(s, t)$  — смещение (параллельно оси пружины) центра инерции  $M(s, t)$  сечения  $Q(s, t)$  пружины,  $q(s, t)$  — рассчитанное на единицу длины упругой линии напряжение сил действующих по боковой поверхности пружины,  $a$  — скорость распространения упругих колебаний вдоль пружины,  $\rho$  — плотность пружины.

Малые колебания тонкой пружины с малым углом наклона упругой линии ее приближенно характеризуются уравнением [1]

$$\frac{\partial^2 \zeta}{\partial t^2} = a^2 \frac{\partial^2 \zeta}{\partial s^2} + \frac{q}{\rho S} \quad (1)$$

Предположим, что при колебаниях пружины со сталкиванием витков давление  $r(s, t)$  между двумя соприкасающимися элементами ее пропорционально разности

$$e(s, t) = b - h - \zeta(s, t) + \zeta(s - \lambda, t) \quad (2)$$

между расстоянием  $b$  центра инерции  $M(s, t)$  верхнего элемента от центра инерции  $M(s - \lambda, t)$  нижнего элемента в момент начала соприкосновения этих элементов и расстоянием  $\zeta(s, t) + h - \zeta(s - \lambda, t)$  от  $M(s, t)$  до  $M(s - \lambda, t)$  в данный момент соприкосновения

$$r(s, t) = k [e(s, t)]^* \quad (3)$$

где  $[x]^* = x$  при  $x \geq 0$  и  $[x]^* = 0$  при  $x < 0$ .

Тогда из (1), (2), (3) следует, что  $\zeta$  и  $e$  удовлетворяют уравнениям

$$\frac{\partial^2 \zeta(s, t)}{\partial t^2} = a^2 \frac{\partial^2 \zeta(s, t)}{\partial s^2} + \frac{k}{\rho S} \{ [e(s, t)]^* - [e(s + \lambda, t)]^* \} \quad (4)$$

$$\frac{\partial^2 e(s, t)}{\partial t^2} = a^2 \frac{\partial^2 e(s, t)}{\partial s^2} + \frac{k}{\rho S} \{ [e(s + \lambda, t)]^* - 2[e(s, t)]^* + [e(s - \lambda, t)]^* \} \quad (5)$$

Рассмотрим частный случай, когда выполняется условие (A): в каждый момент времени всякий элемент пружины, находящийся в соприкосновении с элементом соседнего витка, находится в соприкосновении только с одним из таких элементов, т. е. или только с выше лежащим, или только с ниже лежащим.

Пусть  $G$  — принадлежащая полосе  $H$  ( $0 \leq s \leq l, t > 0$ ) область плоскости  $st$ , где  $e(s, t) \geq 0$ , и  $G'$  — область, в которую переходит  $G$  после переноса ее на  $-\lambda$  в направлении оси  $s$ .

При условии (A) области  $G$  и  $G'$  не пересекаются. Из (5) следует, что при условии (A) функции

$$x(s, t) = \begin{cases} e(s, t) & \text{в области } G \\ -e(s + \lambda, t) & \text{в области } \bar{G}' \\ 0 & \text{в области } \bar{H} - \bar{G} - \bar{G}' \end{cases}, \quad u = \zeta + \frac{1}{2}x \quad (6)-(7)$$

удовлетворяют всюду в  $H$ , за исключением множества точек, где  $z$  (или ее производные) разрывна, уравнениям

$$\frac{\partial^2 z}{\partial t^2} = a^2 \frac{\partial^2 z}{\partial s^2} - \frac{k}{\rho S} z, \quad \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \frac{\partial^2 u}{\partial s^2} \quad (8)$$

Кроме того, по (2), (6)

$$u(s, t) - u(s - \lambda, t) = b - h \quad \text{в области } \bar{G} \quad (9)$$

Задача изучения колебаний пружины при тех или иных граничных и начальных условиях сводится, таким образом, к определению соответствующих функций  $u$  и  $z$ , являющихся решениями уравнений (8) и удовлетворяющих в области  $G$  (также подлежащей определению) соотношению (9). В качестве примера приведем решение задачи в случае, когда начальные и граничные условия имеют вид

$$\zeta(s, 0) = 0, \quad \left(\frac{\partial \zeta}{\partial t}\right)_{t=0} = 0, \quad \zeta(0, t) = 0, \quad \zeta(l, t) = \psi(t) \quad (10)$$

где  $\psi(t)$  — дважды дифференцируемая функция, монотонно убывающая при  $0 < t < t_0$ , монотонно возрастающая при  $t_1 < t < \infty$ ,  $t_0 < t_1 < \lambda/a$  удовлетворяет условиям

$$\begin{aligned} \psi(t) - b + h &> 0 & \text{при } 0 < t < t_0, \quad t > t_1 \\ \psi(t) - b + h &< 0 & \text{при } t_0 < t < t_1 \\ \psi(0) &= 0, & \psi(t_0) = \psi(t_1) = b - h \end{aligned}$$

В этом случае

$$z(l, t) = \chi(t) = [b - h - \psi(t)]^*$$

и область  $G$  есть параллелограм:

$$\lambda < s < l, \quad t_0 < t - \frac{l-s}{a} < t_1 \quad (11)$$

При определении  $\chi(t)$  и области  $G$  используется соотношение (9). В области  $G$

$$z(s, t) = [z^*(s, t)]^* \quad (12)$$

где

$$\begin{aligned} z^*(s, t) &= \chi\left(t - \frac{l-s}{a}\right) - \\ &- \frac{b(l-s)}{a} \int_{t_0}^{\tau'} \frac{\chi(\tau)}{\sqrt{(t-\tau)^2 - [(l-s)/a]^2}} J_0' \left( b \sqrt{(t-\tau)^2 - \left(\frac{l-s}{a}\right)^2} \right) d\tau \quad (13) \end{aligned}$$

где

$$b^2 = \frac{2k}{\rho S}, \quad \tau' = t - \frac{l-s}{a}, \quad J_0(x) = 1 + x + \frac{x^2}{(2!)^2} + \frac{x^3}{(3!)^2} + \dots \quad (14)$$

Зная  $z(s, t)$ , можно по (8), (10) определить граничные значения  $u(l, t)$ ,  $u(0, t)$  функции  $u(s, t)$  и ее значения  $u(l - \lambda \pm 0, t)$ ,  $u(\lambda \pm 0, t)$  на линиях

$$s = l - \lambda \quad (t_0 < t < t_1), \quad s = \lambda \quad \left(t_0 + \frac{l-\lambda}{a} < t < t_1 + \frac{l-\lambda}{a}\right)$$

После этого  $u(s, t)$  определяется в различных ограниченных характеристиками второго из уравнений (8) и прямыми  $s=0$ ,  $s=\lambda$ ,  $s=l-\lambda$ ,  $s=l$  областях при помощи интеграла Даламбера и сложения падающих и отраженных волн.

Интересно отметить, что по (13) и (12) функции  $e(s, t)$  и  $r(s, t)$  больше нуля лишь в части области  $G$ , а не всюду в  $G$ .

Поступила в редакцию  
13 VI 1946

Томский государственный  
университет

#### ЛИТЕРАТУРА

4. Гродский Ф. Д. Теория динамического сжатия винтовых пружин. 1934.