

УДК 539.388

УСТОЙЧИВОСТЬ РАСТУЩИХ АРМИРОВАННЫХ СТЕРЖНЕЙ

ДРОЗДОВ А. Д., СОЛОМЕНЦЕВ Ю. Е.

Устойчивость на конечном интервале времени неоднородно стареющих вязкоупругих стержней исследовалась в [1, 2]. Принятые в [1] определения устойчивости на конечном интервале времени соответствуют концепции устойчивости динамических систем по Четаеву. В [2] получены уравнения изгиба растущих вязкоупругих стержней и численно исследована зависимость критического времени от скорости наращивания. В данной работе приведены аналитические оценки критического времени растущего армированного вязкоупругого стержня в зависимости от скорости роста.

1. Постановка задачи. Рассмотрим полую цилиндрическую трубу длины l_0 , изготовленную из упругого материала. Введем систему координат (x_1, x_2, x_3) , ось $x=x_1$ которой направлена по продольной оси трубы, а ось x_2 лежит в плоскости изгиба.

В момент времени $t=0$ к трубе прикладывается внешняя нагрузка и начинается процесс непрерывного наращивания материала, который осуществляется на интервале времени $[0, t^*]$. Внешние усилия складываются из силы веса материала (основная нагрузка) и поперечной распределенной нагрузки интенсивности $q=q(t, x)$ (возмущение внешней нагрузки).

Процесс наращивания заключается в заполнении внутренней полости трубы вязкоупругим наполнителем и присоединении дополнительных элементов упругой арматуры. В произвольный момент времени $t \in [0, t^*]$ длина арматуры равна $l_0(t)$, $l_0(0)=l_0$, а длина заполненной наполнителем части стержня $-l(t) \leq l_0$. При непрерывном наращивании за время dt значения $l_0(t)$ и $l(t)$ изменяются на величины порядка dt . Нарращиваемый элемент мгновенно присоединяется к растущему телу и срачивается с ним. Момент зарождения наращиваемого элемента в окрестности точки x совпадает с моментом присоединения этого элемента к растущему телу $\tau^*(x) = t$, $x=l(t)$.

В дальнейшем предполагается, что диаметр цилиндра много меньше его длины. Поэтому растущее тело можно рассматривать как стержень переменной длины, в котором реализуется одноосное напряженное состояние. Обозначим через S_0 площадь части поперечного сечения растущего цилиндра, занятой арматурой, а через J_0 — момент инерции этой части сечения относительно нейтральной оси. Пусть S — площадь занятой наполнителем части поперечного сечения стержня, а J — ее момент инерции. Предполагается, что в каждом поперечном сечении центры тяжести арматуры и наполнителя совпадают, ось x является нейтральной осью стержня, а величины S_0, S, J_0, J не зависят от координаты x . Плотности материалов арматуры и наполнителя постоянны и равны ρ_0 и ρ соответственно.

Ограничимся исследованием наращивания без натяга. Для материала арматуры это означает, что в естественном состоянии кривизна оси наращиваемого элемента равна нулю. Для материала наполнителя под наращиванием без натяга понимается такое наращивание, при котором в естественном состоянии кривизна оси наращиваемого элемента в окрестности точки x совпадает с кривизной продольной оси растущего стержня в этой точке в момент времени $\tau^*(x)$. При одноосном напряженном состоянии

напряжение σ и деформация ε в материале арматуры связаны законом Гука $\sigma = E_0 \varepsilon$, где E_0 — постоянный модуль Юнга материала арматуры. Уравнения состояния вязкоупругого наполнителя примем в виде

$$\sigma(t, x) = E \left[\varepsilon(t, x) - \int_{\tau^*(x)}^t r(t - \tau^*(x), \tau - \tau^*(x)) \varepsilon(\tau, x) d\tau \right]$$

В дальнейшем предполагается, что ядро релаксации $r(t, \tau)$ удовлетворяет условию

$$0 \leq r(t - \tau^*(x), \tau - \tau^*(x)) \leq r_1(t, \tau)$$

$$|r_1| = \sup_t \int_0^t r_1(t, \tau) d\tau < 1 \quad (t \geq 0) \quad (1.1)$$

Предположим, что прогиб стержня $w(t, x)$ достаточно мал (так что величинами порядка $[w'(t, x)]^2 = (\partial w(t, x) / \partial x)^2$ можно пренебречь по сравнению с единицей) и справедлива гипотеза плоских сечений. При сформулированных предположениях функция $w(t, x)$ удовлетворяет уравнению

$$\begin{aligned} & \left\{ EJH(l(t) - x) \left[\left(w''(t, x) - \int_{\tau^*(x)}^t r(t - \tau^*(x), \tau - \tau^*(x)) w''(\tau, x) d\tau \right) - \right. \right. \\ & \left. \left. - w''(\tau^*(x), x) \left(1 - \int_{\tau^*(x)}^t r(t - \tau^*(x), \tau - \tau^*(x)) d\tau \right) \right] + E_0 J_0 w''(t, x) \right\}' = \\ & = -g [\rho_0 (l_0(t) - x) + \rho (l(t) - x) H(l(t) - x)] w'(t, x) - \int_x^{l(t)} q(t, \xi) d\xi \quad (1.2) \end{aligned}$$

Здесь g — ускорение свободного падения, $H(x)$ — функция Хевисайда: $H(x) = 1, x > 0$; $H(x) = 0, x \leq 0$.

Граничные условия для уравнения (1.2) имеют вид

$$w(t, 0) = 0, \quad w'(t, 0) = 0, \quad w''(t, l_0(t)) = 0 \quad (1.3)$$

Зафиксируем максимально допустимую величину q_0 интенсивности поперечной нагрузки q : $|q(t, x)| \leq q_0, x \in [0, l_0(t)], t \in [0, t^0]$. Обозначим через w_0 максимально допустимое значение прогиба. Критическое время t^* определим как первый момент достижения абсолютной величиной прогиба $|w(t, x)|$ в какой-либо точке x значения w_0 .

Определение. Растущий стержень называется устойчивым на интервале времени $[0, t^0]$, если $t^* > t^0$, т. е. если на заданном интервале времени $[0, t^0]$ абсолютная величина прогиба стержня не превосходит значения w_0 для любой допустимой поперечной нагрузки q .

2. Вывод условий устойчивости. Проинтегрируем равенство (1.2) по x в пределах от 0 до x , а затем положим $t = \tau^*(x)$. Найдем

$$\begin{aligned} E_0 J_0 w''(\tau^*(x), x) &= \rho_0 g \int_x^{l_0(\tau^*(x))} (l_0(\tau^*(x) - \xi) w'(\tau^*(x), \xi) d\xi + \\ &+ \int_x^{l_0(\tau^*(x))} (\xi - x) q(\tau^*(x), \xi) d\xi \quad (2.1) \end{aligned}$$

Теперь умножим соотношение (1.2) на $w'(t, x)$ и проинтегрируем по x в пределах от 0 до $l_0(t)$. Интегрируя по частям и учитывая граничные ус-

ловия (1.3), получим

$$\begin{aligned}
 & \int_0^{l(t)} (w''(t, x))^2 dx + k \int_0^{l_0(t)} (w''(t, x))^2 dx = \\
 & = \int_0^{l(t)} w''(t, x) dx \int_{\tau^*(x)}^t r(t-\tau^*(x), \tau-\tau^*(x)) w''(\tau, x) d\tau + \\
 & + \int_0^{l(t)} w''(t, x) w''(\tau^*(x), x) dx \left(1 - \int_{\tau^*(x)}^t r(t-\tau^*(x), \tau-\tau^*(x)) d\tau \right) + \\
 & + (EJ)^{-1} \left[g \int_0^{l_0(t)} (\rho_0(l_0(t)-x) + \rho(l(t)-x)) H(l(t)-x) (w'(t, x))^2 dx + \right. \\
 & \left. + \int_0^{l_0(t)} q(t, x) w(t, x) dx \right] = M_1 + M_2 + M_3, \quad k = E_0 J_0 (EJ)^{-1} \quad (2.2)
 \end{aligned}$$

Введем обозначение

$$N^2(t) = \int_0^{l(t)} (w''(t, x))^2 dx + k \int_0^{l_0(t)} (w''(t, x))^2 dx$$

Перейдем к оценке величин, стоящих в правой части (2.2). Из неравенства Коши — Буниковского и (1.1) найдем

$$|M_1| \leq N(t) \int_0^t r_1(t, \tau) N(\tau) d\tau \quad (2.3)$$

Для оценки второго слагаемого в правой части (2.2) воспользуемся соотношением (2.1). Имеем

$$\begin{aligned}
 |M_2| & \leq \frac{N(t)}{E_0 J_0 \sqrt{3}} \left\{ \rho_0 g \left[\int_0^t P(t, s) (l_0(s) - l(s))^3 N^2(s) \lambda^{-1}(s) l'(s) ds \right]^{\frac{1}{2}} + \right. \\
 & \left. + \frac{q_0 \sqrt{3}}{2} \left[\int_0^t P(t, s) (l_0(s) - l(s))^4 l'(s) ds \right]^{\frac{1}{2}} \right\} \\
 l'(t) & = \frac{dl(t)}{dt}, \quad P(t, s) = \left[1 - \int_s^t r(t-s, \tau-s) d\tau \right]^2 \quad (2.4)
 \end{aligned}$$

где $\lambda(t)$ — минимальное значение функционала

$$\Phi(t, y) = \left\{ \int_0^{l(t)} [y''(x)]^2 dx + k \int_0^{l_0(t)} [y''(x)]^2 dx \right\} \left\{ \int_0^{l_0(t)} [y'(x)]^2 dx \right\}^{-1}$$

на множестве отличных от тождественного нуля непрерывно дифференцируемых функций $y=y(x)$, удовлетворяющих краевым условиям

$$y(0) = 0, \quad y'(0) = 0 \quad (2.5)$$

Обозначим через $\lambda_1(t)$, $\lambda_2(t)$ минимальные значения функционалов

$$\Phi_1(t, y) = \left\{ \int_0^{l(t)} [y''(x)]^2 dx + k \int_0^{l_0(t)} [y''(x)]^2 dx \right\} \left\{ \rho \int_0^{l(t)} (l(t) -$$

$$-x) [y'(x)]^2 dx + \rho_0 \int_0^{l_0(t)} (l_0(t) - x) [y'(x)]^2 dx$$

$$\Phi_2(t, y) = \left\{ \int_0^{l(t)} [y''(x)]^2 dx + k \int_0^{l_0(t)} [y''(x)]^2 dx \right\} \left\{ \int_0^{l_0(t)} y^2(x) dx \right\}^{-1}$$

на множестве дважды непрерывно дифференцируемых функций $y=y(x)$, для которых выполняются краевые условия (2.5). Справедливо неравенство

$$|M_3| \leq (EJ)^{-1} N(t) [g\lambda_1^{-1}(t)N(t) + q_0(l_0(t)\lambda_2^{-1}(t))^{1/2}] \quad (2.6)$$

Из соотношений (2.2) – (2.4), (2.6) получим

$$[1 - g(EJ\lambda_1(t))^{-1}]N(t) \leq \int_0^t r_1(t, s)N(s)ds + (E_0J_0\sqrt{3})^{-1}\rho_0g \left[\int_0^t P(t, s)(l_0(s) - \right.$$

$$\left. -l(s))^3 N^2(s)\lambda^{-1}(s)l'(s)ds \right]^{1/2} + \left\{ \frac{1}{2E_0J_0} \left[\int_0^t P(t, s)(l_0(s) - \right.$$

$$\left. -l(s))^4 l'(s)ds \right]^{1/2} + l_0^{1/2}(t)[\lambda_2^{1/2}(t)EJ]^{-1} \right\} q_0 \quad (2.7)$$

В дальнейшем будем предполагать, что

$$\sup_t g(EJ\lambda(t))^{-1} < 1, \quad t \in [0, t^0] \quad (2.8)$$

Условие (2.8) гарантирует для любого $t \in [0, t^0]$ устойчивость упругого стержня фиксированной длины $l_0(t)$.

Возведем обе части соотношения (2.7) в квадрат и оценим правую часть при помощи неравенства Коши – Буняковского. Имеем

$$N^2(t) \leq 2 \int_0^t G(t, s)N^2(s)ds + F^2(t)q_0^2 \quad (2.9)$$

$$G(t, s) = \frac{1}{2} \left[3 \int_0^t r_1^2(t, \tau)d\tau + \left(\frac{\rho_0g}{E_0J_0} \right)^2 P(t, s)(l_0(s) - \right.$$

$$\left. -l(s))^3 \frac{l'(s)}{\lambda(s)} \right] \left[1 - \frac{g}{EJ\lambda(t)} \right]^{-2}$$

$$F^2(t) = 6 \left[\frac{1}{(2E_0J_0)^2} \int_0^t P(t, s)(l_0(s) - l(s))^4 l'(s)ds + \right.$$

$$\left. + \frac{l_0(t)}{\lambda_2(t)(EJ)^2} \right] \left[1 - \frac{g}{EJ\lambda(t)} \right]^{-2}$$

Из результатов [3] и (2.9) следует оценка

$$N(t) \leq F_0(t)q_0 \exp \left[\int_0^t G_0(t, s)ds \right] \quad (2.10)$$

$$F_0(t) = \sup_s F(s) \quad (0 \leq s \leq t); \quad G_0(t, \tau) = \sup_s G(s, \tau) \quad (\tau \leq s \leq t)$$

Согласно (1.3), найдем

$$|w(t, x)| \leq [l_0^3(t)/(3k)]^{1/2} N(t), \quad 0 \leq x \leq l_0(t) \quad (2.11)$$

Обозначим через T^* минимальный положительный корень уравнения

$$F_0(t) \exp \left[\int_0^t G_0(t, s) ds \right] = \frac{w_0}{q_0} \left(\frac{3k}{l_0^3(t)} \right)^{1/2}$$

Из соотношений (2.10), (2.11) следует, что критическое время t^* удовлетворяет неравенству $t^* > T^*$. При этом справедлива следующая *Теорема*. Пусть для любого $t \in [0, t^*]$ выполняется неравенство

$$C(t) = F_0(t) l_0^{1/2}(t) \exp \left[\int_0^t G_0(t, s) ds \right] < \frac{w_0}{q_0} (3k)^{1/2}$$

Тогда вязкоупругий стержень устойчив на интервале времени $[0, t^*]$. Если дополнительно предположить, что функция $G(t, s)$ непрерывна по t и непрерывно дифференцируема по s , то утверждение теоремы справедливо, если

$$C(t) = F^0 l_0^{1/2}(t) \exp \left[\int_0^t \left(G(s, s) + \int_0^s \frac{\partial G(s, \tau)}{\partial \tau} d\tau \right) ds \right]$$

$$F^0 = \sup_t F(t) \quad (0 \leq t \leq t^*)$$

Отметим, что оценка критического времени t^* и условие устойчивости существенно зависят от законов, по которым изменяются функции $l(t)$, $l_0(t)$. Численное подтверждение этого результата содержится в работе [2].

ЛИТЕРАТУРА

1. Арутюнян Н. Х., Колмановский В. Б. Теория ползучести неоднородных тел. М.: Наука, 1983. 336 с.
2. Арутюнян Н. Х., Поганов В. Д. Об устойчивости растущего вязкоупругого стержня, подверженного старению. — Докл. АН СССР, 1983, т. 270, № 4, с. 799–803.
3. Филагов А. Н., Шарова Л. В. Интегральные неравенства и теория нелинейных колебаний, М.: Наука, 1976. 152 с.

Москва

Поступила в редакцию
21.VIII.1986.