

А. Ш. ПЕТОЯН

ОБ УСТОЙЧИВОСТИ И КОЛЕБАНИЯХ ТРАНСВЕРСАЛЬНО-ИЗОТРОПНОЙ ПРЯМОУГОЛЬНОЙ ПЛАСТИНКИ

1. Рассматриваются задачи о статической устойчивости и колебаниях прямоугольной трансверсально-изотропной пластинки, сжатой вдоль одной из сторон равномерно распределенными усилиями T . Полагается, что пластина шарнирно закреплена по всему контуру, а плоскости изотропии параллельны срединной плоскости пластины.

В статье [7] уточненная теория изгиба пластины во втором приближении приведена к интегрированию уравнений

$$\nabla^4 \Phi_0 = \frac{q}{D}, \quad (1.1)$$

$$\nabla^2 \varphi - \frac{2}{s_0^2 h^2} \varphi = 0, \quad (1.2)$$

где D — цилиндрическая жесткость, h — полутолщина,

$$D = \frac{2Eh^3}{3(1-\mu^2)}, \quad s_0^2 = \frac{G}{G_1}, \quad (1.3)$$

q — интенсивность нормальной к поверхности пластины нагрузки, E и G — упругие постоянные в плоскостях изотропии, G_1 — модуль сдвига в перпендикулярном к плоскости изотропии направлении, Φ_0 и φ — искомые функции, зависящие от координат x и y .

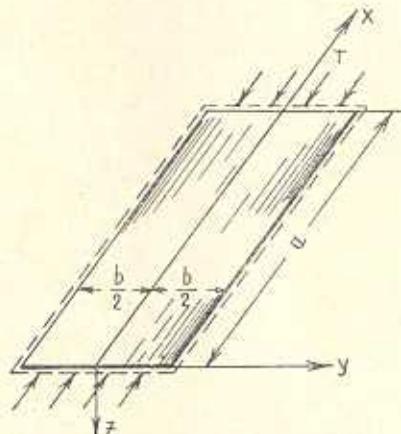
2. При рассмотрении задачи о статической устойчивости пластины в правой части уравнения (1.1) вместо q нужно подставить

$$q = -T \partial_1 w_0. \quad (2.1)$$

Тогда (1.1) примет вид

$$\nabla^4 \Phi_0 = -\frac{T}{D} \partial_1^2 w_0. \quad (2.2)$$

Задача приводится к интегрированию уравнений (2.2) и (1.2) при статических и кинематических краевых условиях, налагаемых на изгибающие моменты M_1 и M_2 , прогиб w_0 , элементарные вращения ω_1 и ω_2 на контуре пластины.



Фиг. 1.

Перечисленные величины определяются через функции Φ_0 и φ формулами

$$\begin{aligned} w_0 &= \left[1 - \frac{8s_0^2 - 3\mu_2}{10(1-\mu)} h^2 \nabla^2 \right] \Phi_0, \\ M_1 &= -D \left[\frac{4}{5} s_0 (1-\mu) \partial_1 \partial_2 \varphi + \left(\partial_1^2 \Phi_0 + \mu \partial_2^2 \Phi_0 - \frac{2}{5} \mu_2 h^2 \partial_1^2 \nabla^2 \Phi_0 \right) \right], \\ M_2 &= D \left[\frac{4}{5} s_0 (1-\mu) \partial_1 \partial_2 \varphi - \left(\partial_2^2 \Phi_0 + \mu \partial_1^2 \Phi_0 - \frac{2}{5} \mu_2 h^2 \partial_2^2 \nabla^2 \Phi_0 \right) \right], \quad (2.3) \\ w_1 &= \frac{1}{3} s_0 \partial_2 \varphi + \left[1 - \frac{7}{15} \cdot \frac{s_0^2 - \mu_2}{1-\mu} h^2 \nabla^2 \right] \partial_1 \Phi_0, \\ w_2 &= -\frac{1}{3} s_0 \partial_1 \varphi + \left[1 - \frac{7}{15} \cdot \frac{s_0^2 - \mu_2}{1-\mu} h^2 \nabla^2 \right] \partial_2 \Phi_0. \end{aligned}$$

Подставляя значения w_0 из (2.3) в (2.2), получим

$$\nabla^4 \Phi_0 = -\frac{T}{D} (1 - k_1 \nabla^2) \partial_1^2 \Phi_0. \quad (2.4)$$

Представим интеграл уравнения (2.4) в виде

$$\Phi_0 = Y(y) \sin \frac{m\pi x}{a}, \quad (2.5)$$

где $Y(y)$ — функция, зависящая только от y .

Внеся (2.5) в (2.6), получим для Y уравнение

$$Y'' - b_1 Y' + b_2 Y = 0, \quad (2.6)$$

где $b_1 = i^2 \left(2 - \frac{T}{D} k \right)$, $b_2 = i^2 \left(1^2 - \frac{T}{D} i^2 k - \frac{T}{D} \right)$,

$$k = \frac{m\pi}{a}, \quad k_1 = \frac{8s_0^2 - 3\mu_2}{10(1-\mu)} h^2, \quad (2.7)$$

$$\mu_2 = \frac{E}{E_1} \mu_1.$$

Из характеристического уравнения для (2.7)

$$\lambda^2 - b_1 \lambda + b_2 = 0 \quad (2.8)$$

получим

$$\lambda_{1,2} = \pm \sqrt{\frac{b_1 \pm \sqrt{b_1^2 - 4b_2}}{2}}, \quad \lambda_{3,4} = \pm \sqrt{\frac{b_1 - \sqrt{b_1^2 - 4b_2}}{2}}. \quad (2.9)$$

Здесь

$$b_1^2 - 4b_2 = \left(\frac{T}{D} i^2 k_1 \right)^2 + 4i^2 \frac{T}{D}.$$

Ниже будет показано, что при потере устойчивости $b_1^2 - 4b_2 > b_1$, следовательно, корни $\chi_{1,2}$ будут действительными, а $\chi_{3,4}$ — мнимыми.

Обозначив

$$\alpha_0 = \sqrt{\frac{b_1 + \sqrt{b_1^2 - 4b_2}}{2}}, \quad \beta_0 = \sqrt{\frac{\sqrt{b_1^2 - 4b_2} - b_1}{2}}, \quad (2.10)$$

интеграл уравнения (2.6) получим в виде

$$Y(y) = C_1 \operatorname{ch} \alpha_0 y + C_2 \operatorname{sh} \alpha_0 y + C_3 \cos \beta_0 y + C_4 \sin \beta_0 y. \quad (2.11)$$

Аналогичным образом полагаем в (1.2)

$$\varphi = \theta(y) \cos \frac{m\pi x}{a}, \quad (2.12)$$

где $\theta(y)$ — функция от y .

Подставляя (2.12) в (1.2), получим

$$\theta'' - \tau_0^2 \theta = 0, \quad * \quad \tau_0^2 = \left(k^2 + \frac{2}{s_0^2 h^2} \right). \quad (2.13)$$

Из характеристического уравнения для (2.13)

$$k^2 - \tau_0^2 = 0 \quad (2.14)$$

имеем

$$\chi_{1,2} = \pm \tau_0. \quad (2.15)$$

Поэтому для $\theta(y)$ получаем

$$\theta(y) = C_5 \operatorname{ch} \tau_0 y + C_6 \operatorname{sh} \tau_0 y. \quad (2.16)$$

Выбранные функции Φ_0 и φ в виде (2.5) и (2.12) удовлетворяют граничным условиям $w_0 = M_1 = \omega_2 = 0$ на кромках $x = 0$, $x = a$. Постоянные интегрирования C_i ($i = 1, 2, \dots, 6$), входящие в (2.11) и (2.15), определяются из граничных условий, налагаемых на края пластиинки $y = \pm \frac{b}{2}$.

Задача упрощается, если учесть симметрию упругой поверхности пластиинки относительно оси x .

Выражения (2.3) дают

$$\begin{aligned} w_0 &= [C_1(1 + k_1^2 - k_1 \tau_0^2) \operatorname{ch} \tau_0 y + C_3(1 + k_1^2 + k_1 \tau_0^2) \cos \tau_0 y] \sin \frac{m\pi x}{a}, \\ M_2 &= -D \left[\frac{4}{5} s_0 (1 - \mu) \tau_0 \operatorname{ch} \tau_0 y \cdot C_6 + [x_0^2 (1 - k_2^2) + \right. \\ &\quad \left. + k_2^2 (k_2^2 - \mu)] \operatorname{ch} \tau_0 y \cdot C_1 + [\tau_0^2 (k_2^2 - 1) + k_2^2 (k_2^2 - \mu)] \cos \tau_0 y \cdot C_3 \right] \sin \frac{m\pi x}{a}, \end{aligned} \quad (2.17)$$

$$\omega_1 = \left[\frac{1}{3} s_0 \cdot \tau_0 \operatorname{ch} \tau_0 y \cdot C_0 + i(1 + k_1 \lambda^2 - k_3 x_0^2) \operatorname{ch} x_0 y \cdot C_1 + \right. \\ \left. + i(1 + k_1 \lambda^2 + k_3 \beta_0^2) \cos \beta_0 y \cdot C_3 \right] \cos \frac{m\pi x}{a},$$

где введены обозначения

$$k_2 = -\frac{2}{5} p_0 h^2, \quad k_3 = \frac{7}{15} \cdot \frac{s_0^2 - p_0}{1 - p_0} h^2. \quad (2.18)$$

Границные условия

$$\omega_0 = M_2 = \omega_1 = 0 \quad \text{при} \quad y = \frac{b}{2} \quad \text{записываются так:}$$

$$(1 + k_1 \lambda^2 - k_3 x_0^2) \operatorname{ch} x_0 \frac{b}{2} \cdot C_1 + (1 + k_1 \lambda^2 + k_3 \beta_0^2) \cos \beta_0 \frac{b}{2} \cdot C_3 = 0, \\ \frac{4}{5} i s_0 (1 - p_0) \tau_0 \operatorname{ch} \tau_0 \frac{b}{2} \cdot C_0 + [x_0^2 (1 - k_2 \lambda^2) + i^2 (k_2 \lambda^2 - p_0)] \operatorname{ch} x_0 \frac{b}{2} \cdot C_1 + \\ + [\beta_0^2 (k_2 \lambda^2 - 1) + i^2 (k_2 \lambda^2 - p_0)] \cos \beta_0 \frac{b}{2} \cdot C_3 = 0, \quad (2.19)$$

$$\frac{1}{3} s_0 \cdot \tau_0 \operatorname{ch} \tau_0 \frac{b}{2} \cdot C_0 + i(1 + k_1 \lambda^2 - k_3 x_0^2) \operatorname{ch} x_0 \frac{b}{2} \cdot C_1 + \\ + i(1 + k_1 \lambda^2 + k_3 \beta_0^2) \cos \beta_0 \frac{b}{2} \cdot C_3 = 0.$$

Приравнивая нулю определитель системы (2.19), находим

$$\cos \beta_0 \frac{b}{2} = 0, \quad (2.20)$$

следовательно,

$$\beta_0 = \frac{2n-1}{b}\pi \quad (n = 1, 2, 3, \dots), \quad (2.21)$$

$$\sqrt{\frac{V b_1^2 - 4b_2 - b_1}{2}} = \frac{2n-1}{b}\pi. \quad (2.22)$$

Из уравнения (2.22) находим

$$T = \frac{D \left| \frac{(2n-1)^2}{b^2} \pi^2 + \lambda^2 \right|^{\frac{1}{2}}}{\lambda^2 \left| 1 + k_1 \lambda^2 + \frac{(2n-1)^2}{b^2} \pi^2 k_1 \right|}. \quad (2.23)$$

Для того, чтобы получить первую критическую нагрузку, надо положить $n = 1$, поэтому

$$T^* = \frac{D\pi^2}{b^2} \frac{\left(\frac{m}{c} + \frac{c}{m}\right)^2}{1 + k\left(1 + \frac{m^2}{c^2}\right)}, \quad (2.24)$$

где

$$c = \frac{a}{b}, \quad k = \frac{8s_0^2 - 3\mu_2}{10(1-\mu)} \pi^2 \cdot \frac{h^2}{b^2}. \quad (2.25)$$

При $k = 0$ формула (2.25) дает значение критической нагрузки, определяемой классической теорией.

Обозначим

$$\psi(c) = \frac{\left(\frac{m}{c} + \frac{c}{m}\right)^2}{1 + k\left(1 + \frac{m^2}{c^2}\right)}. \quad (2.26)$$

Приравнивая нулю первую производную функции $\psi(c)$, находим те значения c , для которых критическая нагрузка принимает минимальные значения

$$\psi'(c) = 0, \quad c = m \sqrt{\frac{1-k}{1+k}}. \quad (2.27)$$

Подставляя значение c из (2.27) в (2.26), получаем

$$\psi_{\min} = \frac{4}{(1+k)^2}, \quad (2.28)$$

$$T_{\min}^* = \frac{D\pi^2}{b^2} \frac{4}{(1+k)^2}. \quad (2.29)$$

Для графического построения функции $\psi(c)$ определим координаты точек пересечения кривых устойчивости при переходе от m к $m+1$ полуволнам

$$\frac{\left(\frac{m}{c} + \frac{c}{m}\right)^2}{1 + k\left(1 + \frac{m^2}{c^2}\right)} = \frac{\left(\frac{m+1}{c} + \frac{c}{m+1}\right)^2}{1 + k\left[1 + \frac{(m+1)^2}{c^2}\right]}. \quad (2.30)$$

Из равенства (2.30) определяем абсциссу точки пересечения двух соседних кривых устойчивости

$$\bar{c} = \left[\frac{\sqrt{4m^2(m+1)^2 + k^2(2m+1)^2} - k(2m^2 + 2m + 1)}{2(1+k)} \right]^{1/2}. \quad (2.31)$$

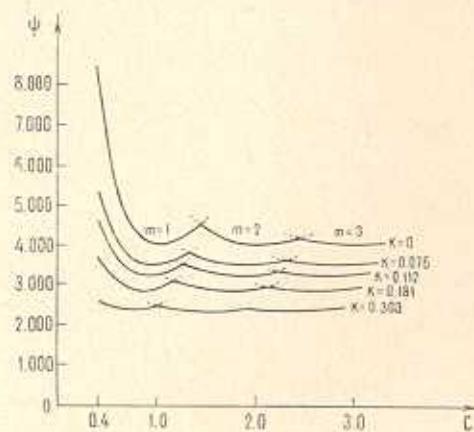
Подставляя (2.31) в (2.26), получим выражение для ординаты этой точки

$$\bar{\psi} = \frac{(2m^2 + 2m + 1)\sqrt{4m^2(m+1)^2 + k^2(2m+1)^2} + 4m^2(m+1)^2 - k(2m+1)^2}{2m^2(m+1)^2(1+k)^2}. \quad (2.32)$$

На фиг. 2 представлены графики функции $\psi(c)$. По оси абсцисс отложено отношение сторон $\frac{a}{b} = c$, а по оси ординат — $\psi(c)$. Для некоторых фиксированных значений k построены кривые $\psi(c)$, соответствующие $m = 1, 2, 3, 4, \dots$. Для каждого $m = 1, 2, 3, 4, \dots$ $\psi(c)$ имеет единственную точку минимума с абсциссой $c =$

$$= m \sqrt{\frac{1-k}{1+k}}.$$

Части кривых $\psi(c)$, показанных сплошными линиями, определяют значения критической нагрузки для данного значения $c = \frac{a}{b}$.



Фиг. 2.

Для коротких пластинок кривая устойчивости, соответствующая $m = 1$, дает наименьшие значения критической нагрузки, а для сравнительно длинных пластинок минимальные значения для критической нагрузки получаются при $m > 1$.

Все данные, необходимые для построения графиков функции ψ , помещены в приводимых ниже таблицах.

В табл. 1 и 2 приведены значения координат характерных точек функции $\psi(c)$ при $\mu = 0,3$.

В табл. 3 даны координаты точек кривой $\psi(c)$ для разных значений k .

Таблица 1

$$\frac{h}{b} = \frac{1}{10}$$

$\frac{G}{G_1}$	$\frac{E}{E_1}$	k	Точки \min		$m=1$		$m=2$		$m=3$	
			c/m	ψ_{\min}	\bar{c}	$\bar{\psi}$	\bar{c}	$\bar{\psi}$	c	$\bar{\psi}$
0	0	0	1,0	4	1,414	4,500	2,443	4,167	3,464	4,083
2	2	0,207	0,810	2,746	1,117	2,999	1,942	2,816	2,800	2,780
3	3	0,308	0,727	2,338	1,004	2,510	1,758	2,383	2,589	2,360
4	4	0,414	0,644	2,000	0,864	2,074	1,549	2,021	2,206	2,013
5	5	0,513	0,570	1,748	0,752	1,791	1,365	1,764	1,944	1,756

Таблица 2

$$\frac{h}{b} = \frac{1}{20}$$

$\frac{G}{G_1}$	$\frac{E}{E_1}$	k	Точки $m=1$		$m=1$		$m=2$		$m=3$	
			e/m	ψ_{\min}	e	ψ	e	ψ	e	ψ
0	0	0	1,0	4,00	1,414	4,500	2,405	4,167	3,464	4,083
2	2	0,052	0,949	3,613	1,195	4,086	2,327	3,749	3,285	3,682
3	3	0,076	0,926	3,448	1,295	3,820	2,363	3,590	3,275	3,485
4	4	0,104	0,901	3,281	1,258	3,602	2,304	3,391	3,114	3,336
5	5	0,128	0,880	3,145	1,223	3,433	2,243	3,152	3,044	3,194

Таблица 3

$e \backslash k$	0	0,052	0,076	0,104	0,128	0,207	0,308	0,414
0,4	8,410	6,107	5,422	4,785	4,362	3,363	2,523	2,102
0,5	6,250	4,960	4,528	4,112	3,811	3,071	2,461	2,036
0,6	5,139	4,295	3,993	3,689	3,463	2,884	2,375	2,004
0,7	4,537	3,918	3,686	3,447	3,266	2,790	2,343	2,009
0,8	4,202	3,708	3,516	3,318	3,164	2,746	2,349	2,040
0,9	4,044	3,623	3,456	3,282	3,145	2,766	2,396	2,043
1,0	4,000	3,623	3,472	3,311	3,185	2,814	2,475	2,188
1,1	4,036	3,656	3,543	3,391	3,271	2,929	2,584	2,298
1,2	4,127	3,793	3,655	3,507	3,390	3,053	2,708	2,418
1,3	4,285	3,957	3,822	3,676	3,560	3,222	2,876	2,583
1,4	4,469	4,142	4,012	3,863	3,746	3,404	3,051	2,750

3. Рассмотрим теперь задачу о собственных колебаниях пластины, нагруженной вдоль одной из сторон постоянной, равномерно распределенной нагрузкой T_0 . Для получения уравнения о собственных колебаниях пластины в правой части уравнения (1.1) вместо q нужно подставить

$$q = -T_0 \frac{\partial^2 w_0}{\partial x^2} - \frac{2\gamma_0 h}{g} \frac{\partial^2 w_0}{\partial t^2}, \quad (3.1)$$

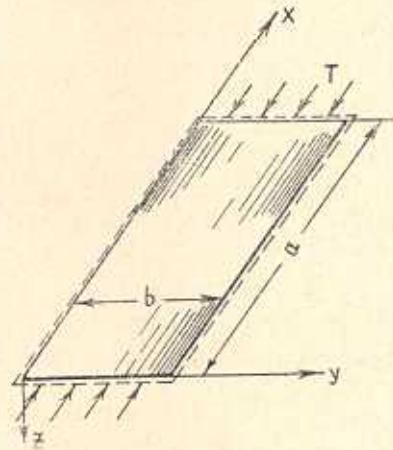
где γ — удельный вес материала пластины,

g — ускорение силы тяжести,

h — полутолщина пластины,

$\frac{\partial^2 w_0}{\partial t^2}$ — ускорение точки срединной поверхности пластины.

Разрешающие уравнения (1.1) и (1.2) при этом примут вид



Фиг. 3.

$$\nabla^4 \Phi_0 = -\frac{T_0}{D} \frac{\partial^2 w_0}{\partial x^2} - \frac{2\gamma_0 h}{Dg} \frac{\partial^2 w_0}{\partial t^2}, \quad (3.2)$$

$$\nabla^2 q - \frac{2}{s_0^2 h^2} \varphi = 0. \quad (3.3)$$

Задача приводится к интегрированию уравнений (3.2) и (3.3) при кинематических и статических краевых условиях, налагаемых на изгибающие моменты M_1 и M_2 , прогиб w_0 и элементарные вращения ω_1 и ω_2 . Перечисленные величины определяются через две функции Φ_0 и φ формулами (2.3).

Подставляя значение w_0 из (2.3) в (3.2), получим

$$\nabla^4 \Phi_0 = -\frac{T_0}{D} (1 - k_1 \nabla^2) \frac{\partial^2 \Phi_0}{\partial x^2} - \frac{2\gamma_0 h}{Dg} \frac{\partial^2}{\partial t^2} (1 - k_1 \nabla^2) \Phi_0. \quad (3.4)$$

Представим интеграл уравнения (3.4) в виде

$$\Phi_0 = Q(y) \sin \frac{m\pi x}{a} \sin \omega t, \quad (3.5)$$

где $Q(y)$ — функция, зависящая только от y .

Внеся (3.5) в (3.4), для Q получим уравнение

$$Q^{IV} - a_1 Q'' + a_2 Q = 0, \quad (3.6)$$

где

$$\begin{aligned} a_1 &= \lambda^2 \left(2 - \frac{T_0}{D} k_1 \right) - \frac{2\gamma_0 h}{gD} k_0^2, \\ a_2 &= \lambda^2 \left(\lambda^2 - \frac{T_0}{D} - \frac{k_1 T_0}{D} \lambda^2 \right) - \frac{2\gamma_0 h}{gD} (1 + k_1 \lambda^2) \omega^2, \\ k_1 &= \frac{8s_0^2 - 3\mu_2}{10(1-\mu)} h^2, \quad \lambda = \frac{m\pi}{a}, \end{aligned} \quad (3.7)$$

ω — частота колебаний.

Из характеристического уравнения для (3.6)

$$l^4 - a_1 l^2 + a_2 = 0 \quad (3.8)$$

получим

$$l_{1,2} = \pm \sqrt{\frac{a_1 + \sqrt{a_1^2 - 4a_2}}{2}}, \quad l_{3,4} = \pm \sqrt{\frac{a_1 - \sqrt{a_1^2 - 4a_2}}{2}}. \quad (3.9)$$

Можно показать, что $\sqrt{a_1^2 - 4a_2} > a_1$, $a_1^2 - 4a_2 > 0$, поэтому корни $l_{1,2}$ будут действительными, а $l_{3,4}$ — мнимыми.

Обозначив

$$\alpha'_0 = \sqrt{\frac{a_1 + \sqrt{a_1^2 - 4a_2}}{2}}, \quad \beta'_0 = \sqrt{\frac{\sqrt{a_1^2 - 4a_2} - a_1}{2}}, \quad (3.10)$$

интеграл уравнения (3.6) получим в виде

$$Q(y) = C_1 \operatorname{ch} \alpha'_0 y + C_2 \operatorname{sh} \alpha'_0 y + C_3 \cos \beta'_0 y + C_4 \sin \beta'_0 y. \quad (3.11)$$

Аналогичным образом полагаем в (3.3)

$$\varphi = R(y) \cos \frac{m\pi x}{a} \sin \omega t, \quad (3.12)$$

где $R(y)$ — функция от y .

Подставляя (3.12) в (3.3), получим дифференциальное уравнение относительно $R(y)$

$$R'' - \gamma_0^2 R = 0, \quad (3.13)$$

где

$$\gamma_0^2 = \left(k^2 + \frac{2}{s_0^2 h^2} \right).$$

Из характеристического уравнения для (3.13)

$$\gamma_1^2 - \gamma_0^2 = 0 \quad (3.14)$$

имеем

$$\gamma_1 = \pm \gamma_0, \quad (3.15)$$

поэтому для $R(y)$ получим

$$R(y) = C_5 \operatorname{ch} \gamma_0 y + C_6 \operatorname{sh} \gamma_0 y. \quad (3.16)$$

Выбранные функции Φ_0 и φ в виде (3.5) и (3.12) удовлетворяют граничным условиям

$$w_0 = M_1 = \omega_2 = 0 \quad \text{при } x = 0, x = a. \quad (3.17)$$

Постоянные интегрирования, входящие в (3.11) и (3.16), определяются из граничных условий, налагаемых на края пластины,

$$w_0 = M_2 = \omega_1 = 0 \quad \text{при } y = 0, y = b. \quad (3.18)$$

Подставляя (3.11) и (3.16) соответственно в (3.5) и (3.12), из (2.3) для w_0 , M_2 и ω_1 получим

$$w_0 = [(1 + k_1 i^2 - k_1 z_0'^2) \operatorname{ch} z_0' y \cdot C_1 + (1 + k_1 i^2 - k_1 x_0'^2) \operatorname{sh} z_0' y \cdot C_2 + \\ + (1 + k_1 i^2 + k_1 \beta_0'^2) \cos \beta_0' y \cdot C_3 + (1 + k_1 i^2 + k_1 \beta_0'^2) \sin \beta_0' y \cdot C_4] \sin \frac{m\pi x}{a} \sin \omega t, \quad (3.19)$$

$$M_2 = -D \left\{ \frac{4}{5} s_0 i \gamma_0 (1 - \nu) (\operatorname{sh} z_0 y \cdot C_5 + \operatorname{ch} z_0 y \cdot C_6) + [z_0'^2 (1 - k_2 i^2) + i^2 (k_2 i^2 - \nu)] \operatorname{ch} z_0' y \cdot C_1 + [z_0'^2 (1 - k_2 i^2) + i^2 (k_2 i^2 - \nu)] \operatorname{sh} z_0' y \cdot C_2 + [z_0'^2 (k_2 i^2 - 1) + i^2 (k_2 i^2 - \nu)] \cos \beta_0' y \cdot C_3 + [z_0'^2 (k_2 i^2 - 1) + i^2 (k_2 i^2 - \nu)] \sin \beta_0' y \cdot C_4 \right\} \sin \frac{m\pi x}{a} \cdot \sin \omega t,$$

$$\omega_1 = \left[\frac{1}{3} s_0 \gamma_0 (\operatorname{sh} z_0 y \cdot C_5 + \operatorname{ch} z_0 y \cdot C_6) + \lambda (1 + k_3 i^2 - k_3 z_0'^2) \operatorname{ch} z_0' y \cdot C_1 + \right.$$

$$+ \lambda (1 + k_3 \lambda^2 - k_3 z_0'^2) \operatorname{sh} z_0' y \cdot C_2 + \lambda (1 + k_3 \lambda^2 + k_3 z_0'^2) \cos z_0' y \cdot C_3 + \\ + \lambda (1 + k_3 \lambda^2 + k_3 z_0'^2) \sin z_0' y \cdot C_4 \Big] \cos \frac{m\pi x}{a} \sin \omega t,$$

где введены сокращенные обозначения

$$k_2 = -\frac{2}{5} \mu_2 h^2, \quad k_3 = \frac{7}{15} \frac{s_0^2 - \mu_2}{1 - \mu} h^2. \quad (3.20)$$

Границные условия (3.18) записываются так:

$$(1 + k_1 \lambda^2 - k_1 z_0'^2) C_1 + (1 + k_1 \lambda^2 + k_1 z_0'^2) C_3 = 0, \\ [z_0'^2 (1 - k_2 \lambda^2) + \lambda^2 (k_2 \lambda^2 - \mu)] C_1 + \\ + [\beta_0'^2 (k_2 \lambda^2 - 1) + \lambda^2 (k_2 \lambda^2 - \mu)] C_3 + \frac{4}{5} s_0 \lambda z_0 (1 - \mu) \cdot C_5 = 0, \\ \lambda (1 + k_3 \lambda^2 - k_3 z_0'^2) C_1 + \lambda (1 + k_3 \lambda^2 + k_3 z_0'^2) C_3 + \frac{1}{3} s_0 z_0 \cdot C_6 = 0, \\ (1 + k_1 \lambda^2 - k_1 z_0'^2) \operatorname{ch} z_0' b \cdot C_1 + (1 + k_1 \lambda^2 - k_1 z_0'^2) \operatorname{sh} z_0' b \cdot C_2 + \\ + (1 + k_1 \lambda^2 + k_1 z_0'^2) \cos z_0' b \cdot C_3 + (1 + k_1 \lambda^2 + k_1 z_0'^2) \sin z_0' b \cdot C_4 = 0, \quad (3.21) \\ [z_0'^2 (1 - k_2 \lambda^2) + \lambda^2 (k_2 \lambda^2 - \mu)] \operatorname{ch} z_0' b \cdot C_1 + \\ + [\beta_0'^2 (1 - k_2 \lambda^2) + \lambda^2 (k_2 \lambda^2 - \mu)] \operatorname{sh} z_0' b \cdot C_2 + \\ + [\beta_0'^2 (k_2 \lambda^2 - 1) + \lambda^2 (k_2 \lambda^2 - \mu)] \cos z_0' b \cdot C_3 + [\beta_0'^2 (k_2 \lambda^2 - 1) + \\ + \lambda^2 (k_2 \lambda^2 - \mu)] \sin z_0' b \cdot C_4 + \frac{4}{5} s_0 \lambda z_0 (1 - \mu) (C_5 \operatorname{sh} z_0 b + C_6 \operatorname{ch} z_0 b) = 0, \\ \lambda (1 + k_3 \lambda^2 - k_3 z_0'^2) \operatorname{ch} z_0' b \cdot C_1 + \lambda (1 + k_3 \lambda^2 - k_3 z_0'^2) \operatorname{sh} z_0' b \cdot C_2 + \\ + \lambda (1 + k_3 \lambda^2 + k_3 z_0'^2) \cos z_0' b \cdot C_3 + \\ + \lambda (1 + k_3 \lambda^2 + k_3 z_0'^2) \sin z_0' b \cdot C_4 + \frac{1}{3} s_0 z_0 (C_5 \operatorname{sh} z_0 b + C_6 \operatorname{ch} z_0 b) = 0.$$

Приравнивая нулю определитель системы (3.21), находим

$$\sin z_0' b = 0, \quad (3.22)$$

$$z_0' = \frac{n\pi}{b} \quad (n = 0, 1, 2, \dots). \quad (3.23)$$

Из (3.9) и (3.23) имеем

$$\sqrt{\frac{V \frac{a_1^2 - 4a_2 - a_3}{2}}{2}} = \frac{n\pi}{b}, \quad (3.24)$$

Из уравнения (3.24) находим

$$\omega_{mn} = \omega_{mn}^* \sqrt{1 - \frac{T_0}{T_{mn}}}, \quad (3.25)$$

где

$$\omega_{mn}^* = \frac{\pi^2 \sqrt{\frac{gD}{2\gamma_0 h}} \left(\frac{m^2}{c^2} + n^2 \right)}{b^2 \left[1 + k_0 \left(\frac{m^2}{c^2} + n^2 \right) \right]^{1/2}} = \frac{\omega_{mn}^0}{\left[1 + k_0 \left(\frac{m^2}{c^2} + n^2 \right) \right]^{1/2}} \text{ — частота колебаний ненагруженной пластиинки,}$$

$$k_0 = \frac{8s_0^2 - 3\mu_2}{10(1-\mu)} \cdot \frac{\pi^2 h^2}{b^2},$$

T_{mn} — критическая сила, соответствующая статической устойчивости пластиинки,

ω_{mn}^0 — частота колебаний, найденная по классической теории.

Формула (3.25) отличается от соответствующей формулы, найденной по классической теории наличием в знаменателе дроби выражения

$$\left[1 + k_0 \left(\frac{m^2}{c^2} + n^2 \right) \right]^{1/2}.$$

При $k_0 = 0$ формула (3.25) для частоты совпадает с частотой, определяемой по классической теории.

При низшем виде колебаний имеем $m = n = 1$, тогда (3.25) примет вид

$$\omega_{11} = \omega_{11}^* \sqrt{1 - \frac{T_0}{T_{11}}}.$$

В заключение отметим, что в работе [2] были рассмотрены задачи о статической устойчивости и колебаниях трансверсально-изотропных прямоугольных пластиинок на основе гипотезы о нерастяжимом нормальном элементе и о параболическом законе распределения касательных напряжений по толщине пластиинки [1].

Однако, в работе [2] вносимая поправка зависит только от трех упругих постоянных E , G и μ , а постоянные E_1 и μ_1 потеряны при отбрасывании в обобщенном законе Гука σ_z по сравнению с σ_x и σ_y .

Если в полученных окончательных формулах для критической нагрузки и частоты колебаний положить $\mu_2 = 0$, то приходим к соответствующим результатам, полученным в работе [2].

При переходе к изотропной пластиинке поправка, полученная к классической теории, в нашей работе совпадает с соответствующей поправкой, полученной в работе [5].

Ա. Շ. ՊԵՏՈՅԱՆ

ՏՐԱՆՍՎԵՐՍԱԼ-ԻԶՈՏՐՈՓ ՈՒՂԴԱԿԱՅԱԲԻ ՍՈԸՆ ԿՈՅՑՈՒՅՈՒԹՅԱՆ
ԵՎ ՏՈՏԱՆՈՒՄՆԵՐԻ ՄԱՍԻՆ

Ամփոփում

Հողվածում դիտվում են սողանկուն սպիր կայունության և տատանումների խնդիրները՝ կողմերից մեկի ուղղությամբ հավասարաշափ սեղմող հատառուն ուժերի գեպրում։ Վերոհիշյալ խնդիրների լուծման հիմքում ընկած է սպիրի ծածան ձշպրաված [9] տեսությունը։

A. Sh. PETOYAN

ON THE STABILITY AND OSCILLATIONS OF TRANSVERSAL
ISOTROPIC RECTANGULAR PLATES

Summary

In this paper the problems of stability and oscillations of the rectangular plate under uniformly compressed constant loading in the direction of one of the sides are considered.

On the foundation of the solution of these problems lies the specified theory [9] of the transversal isotropic plate bend.

ЛИТЕРАТУРА

1. Амбарцумян С. А. К теории изгиба анизотропных пластинок. Изд. АН СССР, ОТН, № 5, 1958.
2. Амбарцумян С. А., Хачатрян А. А. Об устойчивости и колебаниях анизотропных пластинок. Известия АН СССР, ОТН, I, 1960.
3. Лурье А. И. Пространственные задачи теории упругости. ГИТА, М., 1955, III и IV.
4. Лехницкий С. Г. Упругое равновесие трансверсально-изотропного слоя и толстой плиты. ПММ, т. XXVI, вып. 4, 1962.
5. Муштари Х. М. Теория изгиба плит средней толщины. Известия АН СССР, ОТН, мех. и машиностр., № 2, 1959.
6. Понятовский В. В. К теории пластин средней толщины. ПММ, т. XXVI, вып. 2, 1962.
7. Тимошенко С. П. Теория колебаний в инженерном деле. Физматгиз, М., 1959.
8. Хачатуровян Т. Т. К теории изгиба и сжатия толстых плит. Известия АН Арм. ССР, серия физ.-мат. наук, 16, № 6, 1963.
9. Петоян А. Ш. К теории изгиба трансверсально-изотропной плиты. Сборник научных трудов ЕрПИ, серия строительная механика, 1964.