

539.3

## О ПРЕДЕЛЬНЫХ СОСТОЯНИЯХ УПРУГО ПОДКРЕПЛЕННОЙ ПЛАСТИНЫ ПРИ ПРОДОЛЬНО- ПОПЕРЕЧНОМ ИЗГИБЕ

*Д-р физ-мат. наук, проф. А.И. ШАШКИН, канд. физ-мат. наук, доц. Н.В. МИНАЕВА*

*Найдена граница предельных состояний упруго подкреплённой пластины, находящейся под воздействием распределённых продольной и поперечной нагрузок.*

Характеристики рассматриваемого объекта и внешних воздействий на него обозначим через  $\lambda$  и  $p$ , а характеристику, описывающую поведение объекта, обозначим через  $u$ .

В процессе эксплуатации характеристики объекта (и физические, и геометрические) изменяются, например, происходит процесс старения. Очевидно также, что для нормального функционирования рассматриваемого объекта зачастую необходимо, чтобы незначительные изменения его характеристик приводили к незначительным изменениям в поведении рассматриваемого объекта. Это означает, что непрерывность зависимости  $u$  от  $\lambda$ - необходимое условие нормальной работы изучаемого объекта.

Граница области непрерывности зависимости  $u(\lambda)$  и будет верхней границей эксплуатации объекта, т.е. верхней границей его предельных состояний. Верхней она будет потому, что причиной нарушения нормального функционирования объекта могут быть и другие явления, например разрушение.

Нарушение непрерывности зависимости характеристики, описывающей поведение объекта, от характеристики его свойств часто называют «катастрофой». В частности, если учитываемое изменение характеристики объекта происходит из-за его старения, то – «техногенной катастрофой». Следует отметить, что причиной нарушения нормального функционирования рассматриваемого объекта может быть, например, старение одного или нескольких его элементов.

Под требованием непрерывности  $u(\lambda)$  при  $\lambda = \lambda_0$  в дальнейшем будем понимать существование окрестности у точки  $\lambda = \lambda_0$ , в которой  $u(\lambda)$  однозначна и непрерывна.

Рассмотрим поведение упругой, шарнирно закреплённой по всем краям прямоугольной пластины, нагруженной поперечной нагрузкой интенсивности  $p_1(x, y)$ , а на краях при  $x = 0$  и  $x = a$  – продольными усилиями интенсивности  $p_2$ . Пластина находится на упругой постели с коэффициентом жесткости  $\lambda_1$ .

Функция  $u(x, y)$ , описывающая продольно-поперечный изгиб пластины, в рассматриваемой задаче по линейной теории является решением следующего уравнения [1]:

$$D\nabla^4 u + hp_2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \lambda_1 u = 0, \quad (1)$$

где  $\nabla^4 u = \frac{\partial^4 u}{\partial x^4} + 2 \frac{\partial^4 u}{\partial x^2 \partial y^2} + \frac{\partial^4 u}{\partial y^4}$ ;  $h$  – толщина пластины,  $D = D_0 \lambda_2(x, y)$  – цилиндрическая жесткость;  $\lambda_2(x, y)$  – функция, описывающая изменение цилиндрической жесткости пластины.

Граничные условия имеют вид

$$u(0, y) = u(a, y) = u(x, 0) = u(x, b) = 0$$

$$\left. \frac{\partial^2 u}{\partial^2 x} \right|_{x=0} = \left. \frac{\partial^2 u}{\partial^2 x} \right|_{x=a} = \left. \frac{\partial^2 u}{\partial^2 y} \right|_{y=0} = \left. \frac{\partial^2 u}{\partial^2 y} \right|_{y=b} = 0 \quad (2)$$

Пусть при  $\lambda_1 = \lambda_{10}(x, y)$ ,  $\lambda_2 = \lambda_{20}(x, y)$  задача (1),(2) допускает решение  $u = u_0(x, y)$ . Тогда состояние пластины, соответствующее этому решению, не будет предельным, если решение задачи (1),(2) непрерывно зависит от  $\lambda_1(x, y)$ ,  $\lambda_2(x, y)$  при  $\lambda_1 = \lambda_{10}(x, y)$ ,  $\lambda_2 = \lambda_{20}(x, y)$ .

Для проверки этой непрерывности, как следует из теоремы о неявных функциях [2], надо составить следующую задачу относительно вспомогательной функции  $\zeta(x, y)$ :

$$D_0 \lambda_{20} \nabla^4 (u_0 + \zeta) + hp_2 \frac{\partial^2 (u_0 + \zeta)}{\partial x^2} + \lambda_{10} (u_0 + \zeta) = 0, \quad (3)$$

$$u_0(0, y) + \zeta(0, y) = u_0(a, y) + \zeta(a, y) = u_0(x, 0) + \zeta(x, 0) = u_0(x, b) + \zeta(x, b) = 0$$

$$\left. \frac{\partial^2 (u_0 + \zeta)}{\partial^2 x} \right|_{x=0} = \left. \frac{\partial^2 (u_0 + \zeta)}{\partial^2 x} \right|_{x=a} = \left. \frac{\partial^2 (u_0 + \zeta)}{\partial^2 y} \right|_{y=0} = \left. \frac{\partial^2 (u_0 + \zeta)}{\partial^2 y} \right|_{y=b} = 0 \quad (4)$$

Поскольку  $u = u_0(x, y)$  является решением задачи (1),(2) при  $\lambda_1 = \lambda_{10}(x, y)$ ,  $\lambda_2 = \lambda_{20}(x, y)$ , то краевая задача относительно функции  $\zeta(x, y)$  примет следующий вид:

$$D_0 \lambda_{20} \nabla^4 \zeta + hp_2 \frac{\partial^2 \zeta}{\partial x^2} + \lambda_{10} \zeta = 0, \quad (5)$$

$$\zeta(0, y) = \zeta(a, y) = \zeta(x, 0) = \zeta(x, b) = 0$$

$$\left. \frac{\partial^2 \zeta}{\partial^2 x} \right|_{x=0} = \left. \frac{\partial^2 \zeta}{\partial^2 x} \right|_{x=a} = \left. \frac{\partial^2 \zeta}{\partial^2 y} \right|_{y=0} = \left. \frac{\partial^2 \zeta}{\partial^2 y} \right|_{y=b} = 0 \quad (6)$$

Итак, исследование непрерывности зависимости решения задачи (1),(2) от  $\lambda_1, \lambda_2$  свелось к нахождению условия, при котором задача (5),(6) имеет нетривиальное решение.

При равномерном по пластине изменении цилиндрической жесткости  $e$  и коэффициента упругого основания  $\lambda_1(x, y) \equiv \text{const}$  и  $\lambda_2(x, y) \equiv \text{const}$ . Тогда  $\lambda_{10}(x, y) \equiv \text{const}$  и  $\lambda_{20}(x, y) \equiv \text{const}$ .

Удовлетворяя граничным условиям (6), решение задачи (5),(6) ищем в виде

$$\zeta = d \sin \frac{m\pi x}{a} \sin \frac{n\pi y}{b} \quad (7)$$

В результате подстановки (7) в (5) получаем следующее условие нетривиальности решения задачи (5),(6):

$$\lambda_2(m^4 k^4 + 2m^2 n^2 k^2 + n^4) - m^2 k^2 \alpha + \beta = 0 \quad (8)$$

где  $\alpha = \frac{hb^2}{\pi^2 D_0} p_2, \beta = \frac{b^4}{\pi^4 D_0} \lambda_1, k = \frac{b}{a}$ .

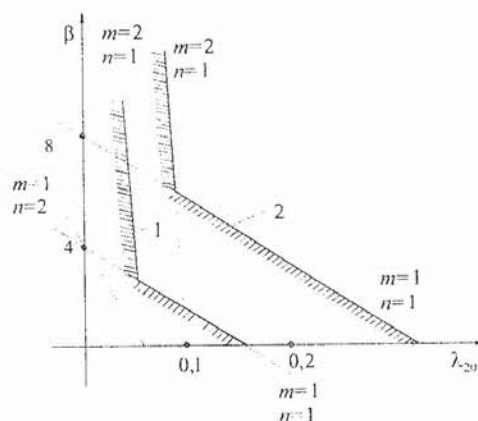


Рис. 1

На рис. 1 приведены графики, соответствующие соотношению (8) при  $k = 2$  и «1» –  $\alpha = 1$ ; «2» –  $\alpha = 2$ .

Уменьшению цилиндрической жесткости, т.е. старению, соответствуют графики этого рисунка при  $\lambda_{20} \leq 1$ .

### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

- 1 Вольмир А.С. Устойчивость упругих систем.- М.: Физматгиз, 1963.- 880 с.
- 2 Минаева Н.В. Адекватность математических моделей деформируемых тел.-М.: Научная книга, 2006. 235 с.