

нормального напряжения в оптимальной конструкции в зависимости от центрального угла φ . В результате оптимизации по форме удалось уменьшить массу с 1,48 до 1,35, т. е. на 8,8 %. В случае управления толщиной при неизменной форме меридиана срединной поверхности удалось уменьшить массу конструкции до 1,1, т. е. на 25,7 %. Количество управляющих переменных равнялось 5.

На рис. 3 показано распределение толщин вдоль меридиана срединной поверхности до (сплошная линия) и после (штриховая) оптимизации. Распределение меридионального нормального напряжения при оптимизации по толщине приведено на рис. 1 (кривая 3).

Таким образом, за счет управления толщиной при оптимизации массы оболочек вращения можно получить более существенный выигрыш, чем за счет управления формой меридиана срединной поверхности.

1. Калнинс А. Исследование оболочек вращения при действии симметричной и несимметричной нагрузок.— Прикл. механика, 1964, 31, № 3, с. 112—122.
2. Муха И. С., Савула Я. Г. Применение метода конечных элементов к расчету труб с криволинейной осью.— Львов, 1980.— 49 с.— Рукопись деп. в ВИНТИ, 23.07.80 № 3285-80 Деп.
3. Розин Л. А. Вариационные постановки задач для упругих систем.— Л.: Изд-во ЛГУ, 1978.— 224 с.
4. Химмельблау Д. Прикладное нелинейное программирование.— М.: Мир, 1975.— 534 с.
5. Черных К. Ф. Линейная теория оболочек.— Л.: Изд-во ЛГУ, 1962.— Ч. 1. 274 с.
6. Шмит, Миура. Новая программа ACCESS1 для анализа и синтеза оболочек.— Ракет. техника и космонавтика, 1976, 14, № 5, с. 142—155.

Львовский университет

Получено 22.02.82

УДК 539.3

С. А. Касьянюк, Г. И. Ткачук

**СИНТЕЗ РАСПРЕДЕЛЕНИЯ ВНЕШНЕЙ НАГРУЗКИ
ПРИ ЗАДАННОМ ПОЛЕ НАПРЯЖЕНИИ
ДЛЯ ЗАДАЧ ПЛОСКОЙ ТЕОРИИ УПРУГОСТИ**

Задача синтеза в плоской теории упругости заключается в отыскании такого распределения внешних усилий на контуре ∂G , ограничивающем область G , которое реализует заданное поле напряжений в односвязной области $D \subset G$ (D может совпадать с G).

Известно [3], что напряжения X_y, Y_y, X_x в произвольной точке (x, y) односвязной области G , ограниченной простым замкнутым контуром ∂G , выражаются через распределение нормальных $N(t)$ и касательных $T(t)$ усилий на ∂G с помощью линейных интегральных операторов вида

$$L(x, y) = \int_a^b [\varphi(x, y, t)N(t) + \psi(x, y, t)T(t)] dt. \quad (1)$$

Здесь $\varphi(x, y, t), \psi(x, y, t), (x, y) \in G, t \in [a, b]$ — ядра операторов, определяемые первой основной плоской задачей теории упругости. В силу этого обстоятельства задача синтеза сводится к решению интегрального уравнения относительно $N(t)$ и $T(t)$ или к решению системы таких уравнений. Задача решения уравнения

$$\int_a^b [\varphi(x, y, t)N(t) + \psi(x, y, t)T(t)] dt = \Phi(x, y), \quad (x, y) \in D, \quad (2)$$

где $\Phi(x, y), (x, y) \in D$ — заданное поле напряжений, относится к числу некорректных [4].

Одним из возможных методов регуляризации некорректной задачи (2) является предлагаемый в настоящей работе метод оптимальной аппрокси-

мации в смысле среднеквадратического функции $\Phi(x, y)$ оператором $L(x, y)$:

$$I(N(t), T(t)) = \iint_D \omega(x, y) |L(x, y) - \Phi(x, y)|^2 dx dy, \quad (3)$$

где $\omega(x, y) \geq 0$ — весовая функция аппроксимации, а при дополнительных ограничениях — методом интерполяции оператором (1) заданных значений ω_k , $k = \overline{1, n}$ в заданных точках

$$L(x_k, y_k) = \omega_k, \quad k = \overline{1, n}. \quad (4)$$

Интерполяционная задача (4) подробно исследована в работе [3]. Для решения задачи минимизации функционала (3) воспользуемся идеей вариационного метода Г. М. Голузина из геометрической теории функций комплексного переменного [1]. Вычислим вариацию $\delta I = I(N^*, T^*) - I(N, T)$ при переходе в функционале от функций $N(t)$ и $T(t)$ к функциям $N^*(t)$ и $T^*(t)$:

$$N^*(t) = \begin{cases} N(t) + \lambda, & t \in L_N, \\ N(t), & t \in [a, b]/L_N, \end{cases}$$

$$T^*(t) = \begin{cases} T(t) + \mu, & t \in L_T, \\ T(t), & t \in [a, b]/L_T. \end{cases}$$

Здесь L_N, L_T — некоторые подмножества отрезка $[a, b]$; $[a, b]/L_N, [a, b]/L_T$ — дополнения L_N и L_T до $[a, b]$; λ, μ — любого знака и достаточно малы. Очевидно,

$$\begin{aligned} \delta I = & 2\lambda \iint_D \omega(x, y) \left\{ \int_{L_N} \varphi(x, y, \tau) d\tau \left[\int_a^b (\varphi(x, y, t) N(t) + \right. \right. \\ & \left. \left. + \psi(x, y, t) T(t)) dt - \Phi(x, y) \right] \right\} dx dy + 2\mu \iint_D \omega(x, y) \times \\ & \times \left\{ \int_{L_T} \psi(x, y, \tau) d\tau \left[\int_a^b (\varphi(x, y, t) N(t) + \psi(x, y, t) T(t)) dt - \Phi(x, y) \right] \right\} \times \\ & \times dx dy + o(\sqrt{\lambda^2 - \mu^2}). \end{aligned} \quad (5)$$

Следовательно, если $N(t)$ и $T(t)$ минимизируют функционал (3), то с необходимостью в равенстве (5) коэффициенты при λ и μ обращаются в нуль. Необходимые условия минимума функционала (3) сводятся, таким образом, к интегральным уравнениям относительно $N(t)$ и $T(t)$:

$$\int_a^b [\alpha_N(t) N(t) + \alpha_T(t) T(t)] dt = A,$$

$$\int_a^b [\beta_N(t) N(t) + \beta_T(t) T(t)] dt = B, \quad (6)$$

где

$$A = \iint_D \omega(x, y) \left[\int_a^b \varphi(x, y, t) dt \right] \Phi(x, y) dx dy;$$

$$B = \iint_D \omega(x, y) \left[\int_a^b \psi(x, y, t) dt \right] \Phi(x, y) dx dy;$$

$$\alpha_N(t) = \iint_D \omega(x, y) \left[\int_a^b \varphi(x, y, \tau) d\tau \right] \varphi(x, y, t) dx dy;$$

$$\alpha_T(t) = \iint_D \omega(x, y) \left[\int_a^b \varphi(x, y, \tau) d\tau \right] \psi(x, y, t) dx dy;$$

$$\beta_N(t) = \iint_D \omega(x, y) \left[\int_a^b \psi(x, y, \tau) d\tau \right] \varphi(x, y, t) dx dy;$$

$$\beta_T(t) = \iint_D \omega(x, y) \left[\int_a^b \psi(x, y, \tau) d\tau \right] \psi(x, y, t) dx dy.$$

Поскольку функционал (3) является квадратичным относительно $N(t)$ и $T(t)$, то условия (6) являются не только необходимыми, но и достаточными для минимума функционала (3). Решая систему уравнений (6), находим распределение усилий $N(t)$ и $T(t)$, оптимально аппроксимирующих заданное поле напряжений $\Phi(x, y)$, $(x, y) \in D$.

Чтобы решить поставленную задачу, необходимо учесть еще условия (4), т. е. рассмотреть систему интегральных уравнений

$$\int_a^b [\alpha_N(t) N(t) + \alpha_T(t) T(t)] dt = A,$$

$$\int_a^b [\beta_N(t) N(t) + \beta_T(t) T(t)] dt = B, \quad (7)$$

$$\int_a^b [\varphi(x_k, y_k, t) N(t) + \psi(x_k, y_k, t) T(t)] dt = \omega_k, \quad k = \overline{1, n}.$$

Решению такого рода систем посвящены работы [2, 3]. Среди бесчисленного множества решений системы (7) имеется единственное с минимальной нормой:

$$\int_a^b [N^2(t) + T^2(t)] dt,$$

$$N_0(t) = \gamma_\alpha \alpha_N(t) + \gamma_\beta \beta_N(t) + \sum_{k=1}^n \gamma_k \varphi(x_k, y_k, t), \quad (8)$$

$$T_0(t) = \gamma_\alpha \alpha_T(t) + \gamma_\beta \beta_T(t) + \sum_{k=1}^n \gamma_k \psi(x_k, y_k, t)$$

с величинами $\gamma_\alpha, \gamma_\beta, \gamma_k, k = \overline{1, n}$, удовлетворяющими системе уравнений

$$\int_a^b [\alpha_N(t) N_0(t) + \alpha_T(t) T_0(t)] dt = A,$$

$$\int_a^b [\beta_N(t) N_0(t) + \beta_T(t) T_0(t)] dt = B, \quad (9)$$

$$\int_a^b [\varphi(x_k, y_k, t) N_0(t) + \psi(x_k, y_k, t) T_0(t)] dt = \omega_k, \quad k = \overline{1, n}.$$

Вычисление оператора $L_0(x, y)$, соответствующего распределению усилий $N_0(t)$ и $T_0(t)$, оптимально аппроксимирующего $\Phi(x, y)$, $(x, y) \in D$ и интерполирующего в точках $(x_k, y_k) \in G, k = \overline{1, n}$ значения ω_k , сводится на основании (1) к квадратурам.

Среди бесчисленного множества решений системы (7) имеется единственное с минимальной нормой

$$\max_{N, T} \left\{ \max_{t \in [a, b]} |N(t)|, \max_{t \in [a, b]} |T(t)| \right\}.$$

Это решение только вида

$$N_0(t) = l \operatorname{sgn} \left\{ \delta_\alpha \alpha_N(t) + \delta_\beta \beta_N(t) + \sum_{k=1}^n \delta_k \varphi(x_k, y_k, t) \right\}, \quad (10)$$

$$T_0(t) = l \operatorname{sgn} \left\{ \delta_\alpha \alpha_T(t) + \delta_\beta \beta_T(t) + \sum_{k=1}^n \delta_k \psi(x_k, y_k, t) \right\}$$

с величинами $l, \delta_\alpha, \delta_\beta, \delta_k, k = \overline{1, n}$, удовлетворяющими системе (9). Соответствующий оператор $L_0(x, y)$ находится квадратурами.

Среди бесчисленного множества решений системы (7) имеется единственное с минимальной нормой

$$\int_a^b \{ |N(t)| + |T(t)| \} dt,$$

соответствующее случаю сосредоточенных усилий, приложенных в m точках. Величины этих усилий λ_r и μ_r и координаты точек t_r их приложений вычисляются с помощью системы уравнений

$$\begin{aligned} \sum_{r=1}^m [\lambda_r \alpha_N(t_r) + \mu_r \alpha_T(t_r)] &= A, \\ \sum_{r=1}^m [\lambda_r \beta_N(t_r) + \mu_r \beta_T(t_r)] &= B, \\ \sum_{r=1}^m [\lambda_r \varphi(x_k, y_k, t_r) + \mu_r \psi(x_k, y_k, t_r)] &= \omega_k, \quad k = \overline{1, n}. \end{aligned} \quad (11)$$

Возможны иные решения системы (7), минимизирующие другие функционалы и по-иному регуляризирующие рассматриваемую задачу.

В качестве примера рассмотрим задачу о нормальных усилиях (касательные тождественно обращаются в нуль), приложенных к границе полуплоскости $y < 0$ на отрезке $[-1, 1]$, $N(t) \equiv 0$ при $|t| > 1$, аппроксимирующих с весом

$$\omega(x, y) = -\frac{\pi}{4xy^2} [(x+1)^2 + y^2][(x-1)^2 + y^2]$$

во всех точках прямоугольника $-1 \leq x \leq 0, -3 \leq y \leq -1$, напряженные $X_y \equiv 1$ и интерполирующих в точке $(0, -\frac{1}{2})$ значение $X_y = 0$.

Известно [3], что величина X_y в этом случае определяется оператором

$$X_y = \frac{2}{\pi} \int_{-1}^1 \frac{y^2(t-x)N(t)}{[(t-x)^2 + y^2]^2} dt,$$

поэтому

$$\varphi(x, y, t) = \frac{2}{\pi} \frac{y^2(t-x)}{[(t-x)^2 + y^2]^2},$$

$$\int_{-1}^1 \varphi(x, y, t) dt = -\frac{4}{\pi} \frac{xy^2}{[(x+1)^2 + y^2][(x-1)^2 + y^2]}, \quad A = 2,$$

$$\alpha_N(t) = \frac{1+t}{\pi} \operatorname{arctg} \frac{2(1+t)}{3+(1+t)^2} - \frac{t}{\pi} \operatorname{arctg} \frac{2t}{3+t^2}.$$

Система интегральных уравнений (7) в рассматриваемом случае принимает вид

$$\begin{aligned} \int_{-1}^1 \left[\frac{1+t}{\pi} \operatorname{arctg} \frac{2(1+t)}{3+(1+t)^2} - \frac{t}{\pi} \operatorname{arctg} \frac{2t}{3+t^2} \right] N(t) dt &= 2, \\ \int_{-1}^1 \frac{tN(t)}{(1+4t^2)^2} dt &= 0. \end{aligned}$$

Ее решение с минимальной нормой $\int_{-1}^1 N^2(t) dt$ (с минимальной энергией) имеет вид

$$N_0(t) = M_1 m_1(t) + M_2 m_2(t),$$

где

$$m_1(t) = \frac{t}{(1+4t^2)^2},$$

$$m_2(t) = \frac{1+t}{\pi} \operatorname{arctg} \frac{2(1+t)}{3+(1+t)^2} - \frac{t}{\pi} \operatorname{arctg} \frac{2t}{3+t^2},$$

$$M_1 = -\frac{2}{\Delta} \int_{-1}^1 m_1(t) m_2(t) dt,$$

$$M_2 = \frac{2}{\Delta} \int_{-1}^1 m_1^2(t) dt,$$

$$\Delta = \int_{-1}^1 m_1^2(t) dt \int_{-1}^1 m_2^2(t) dt - \left[\int_{-1}^1 m_1(t) m_2(t) dt \right]^2 > 0.$$

Соответствующие усилиям $N_0(t)$ распределения напряжений X_y в полуплоскости $y < 0$ имеют вид

$$X_y(x, y) = \frac{2M_1}{\pi} \int_{-1}^1 \frac{y^2 m_1(t)(t-x)}{[(t-x)^2 + y^2]^2} dt + \frac{2M_2}{\pi} \int_{-1}^1 \frac{y^2 m_2(t)(t-x)}{[(t-x)^2 + y^2]^2} dt,$$

в частности, в точке $(0, -\frac{1}{2})$ $X_y = 0$.

Из-за громоздкости здесь не приводятся решения, минимизирующие нормы $\int_{-1}^1 |N(t)| dt$ и $\max_{t \in [-1, 1]} |N(t)|$.

1. Голузин Г. М. Геометрическая теория функций комплексного переменного.— М.: Наука, 1966.— 524 с.
2. Касьянюк С. А. К методу моментов в теории оптимального управления.— Автоматика и телемеханика, 1970, № 8, с. 169—171.
3. Касьянюк С. А., Ткачук Г. И. Об одном классе экстремальных задач математической теории упругости.— Прикл. механика, 1971, 7, вып. 9, с. 57—63.
4. Тихонов А. Н. О регуляризации некорректно поставленных задач.— Докл. АН СССР, 1963, 151, № 3, с. 501—504.

Киевский институт инженеров
гражданской авиации

Получено 20.03.81

УДК 539.385

А. П. Поддубняк

НЕСТАЦИОНАРНОЕ ОТРАЖЕНИЕ И ПРЕЛОМЛЕНИЕ ВОЛНЫ КРУЧЕНИЯ НА ДВУХСЛОЙНОЙ УПРУГОЙ СФЕРЕ

Пусть на двухслойную упругую сферу в упругой среде набегают плоская волна кручения (рис. 1), вызывающая тангенциальные смещения

$$u'_\varphi(r, \theta, \tau) = u_0 r \sin \theta f(\tau + r \cos \theta), \quad f(\tau) = 0, \quad \tau \leq 0. \quad (1)$$

Здесь и далее u_0 — постоянная, имеющая размерность смещения; r, θ, φ — сферические координаты с началом отсчета в центре рассеивателя; $f(\tau)$ — закон изменения импульса во времени; $\tau = ct/a$; c_0, c_1, c_2 и ρ_0, ρ_1, ρ_2 — объемные скорости волн сдвига и плотность материалов соответственно во внешней среде, оболочке и заполнителе; t — время; a, b — радиусы оболочки; $\varepsilon = b/a < 1$. Все линейные характеристики задачи отнесены к внешнему радиусу оболочки a .

Для определения переизлученного сигнала необходимо решить дифференциальные уравнения крутильных колебаний [1]

$$-\frac{\partial(r\omega_\theta)}{\partial r} + \frac{\partial\omega_r}{\partial\theta} = \frac{r}{2} \frac{\partial^2 u_\varphi}{\partial\tau^2},$$