

УДК 539.374

**РЕШЕНИЯ СИНГУЛЯРНЫХ ЗАДАЧ КРУЧЕНИЯ
УПРУГО-ИДЕАЛЬНОПЛАСТИЧЕСКОГО СТЕРЖНЯ**

ПРОЦЕНКО А. М.

Рассматривается задача о кручении стержня, сечение которого содержит вершину входящего угла. Доказывается существование сингулярных полей самонапряжений и, как результат, регулярность поля напряжений для задачи пластичности. Обсуждаются способы решения таких задач и результаты их реализации на примере метода конечных элементов.

1. Сингулярной точкой контура назовем вершину входящего угла, раствор которого $2\theta > \pi$ измерен по сечению. Известно, что для упругого стержня напряжения в окрестности такого угла сингулярные [1]. Пусть τ_1 и τ_2 — ортогональные касательные напряжения и $\tau^2 = \tau_1^2 + \tau_2^2$. Тогда в окрестности сингулярного угла $\tau = O(r^{\nu-1})$, $\nu = \pi / (2\theta)$.

Рассмотрим проблему сингулярных решений с позиций теории упруго-идеальнопластического тела, для которого напряжения должны удовлетворять условию пластичности $\tau^2 - \sigma^2 \leq 0$ (σ — предел текучести для касательных напряжений). Поэтому напряжения во всех точках сечения вплоть до контура должны быть ограниченными. Эти напряжения можно представить как сумму «упругих» τ^e и «остаточных» τ^o : $\tau = \tau^e + \tau^o$. Здесь термин «остаточные» взят в кавычки, поскольку они не есть действительные остаточные напряжения. Величины τ^e и τ^o будем рассматривать как элементы гильбертова пространства H^o с нормой $\|\tau\| = [(\tau_1, \tau_1) + (\tau_2, \tau_2)]^{1/2}$, где скалярное произведение означает интегрирование по всему сечению. Пространство H^o разобьем на два ортогональных подпространства $H^o = S + B$, где S — подпространство сингулярных значений, B — ортогональное ему подпространство регулярных значений.

Пусть $\tau^e \in S^e + B^e$. Ниже покажем, что $\tau^o \in S^o + B^o$, причем $S^e \subset S^o$. Это означает, что для любого τ^e может быть выбрано такое τ^o , что сингулярность будет потеряна и останется только регулярное значение $\tau = \tau^e + \tau^o \in B$. А это, в свою очередь, позволит при некоторых дополнительных условиях удовлетворить условию пластичности.

Рассмотрим конечный сектор круга радиусом R с центральным углом 2θ , $\pi/2 < \theta \leq \pi$. При $\theta = \pi$ получим круг с разрезом. Для упрощения предполагается только одна сингулярная точка — центр круга. Более сложная фигура, но с одной сингулярной точкой, может быть конформно отображена на этот сектор.

Введем полярную систему координат с полюсом в вершине угла и границами сектора при $\varphi = \pm\theta$. Будем использовать функцию напряжений, для которой запишем уравнения совместности деформаций, условие равновесия с внешним крутящим моментом M_0 и краевые условия для односвязной области

$$\Delta F = -\mu(2u + f), \quad F(R, \varphi) = F(r, \pm\theta) = 0 \quad (4.1)$$

$$\int_0^R \int_{-\theta}^{\theta} F(r, \varphi) r dr d\varphi = \frac{\alpha}{2} M_0$$

Эти уравнения записаны для общего случая: $\alpha=1, f=0$ соответствует задаче теории упругости, $\alpha=0, f$ — обобщенная функция соответствует самоуравновешенному полю напряжений, вызванному дислокациями f .

Решение уравнений (1.1) будем разыскивать в пространстве H^1 — это гильбертово пространство с нормой $\|F\|_1^2 = (F_r, F_r) + (F_\varphi/r, F_\varphi/r)$.

Краевые условия обязательно входят в определение пространства H^1 .

Фактически здесь приходим к построению обобщенного решения, которое осуществляется на базе из собственных функций оператора Лапласа для однородной задачи Дирихле. Пусть $J_\nu(x)$ — функция Бесселя, тогда собственными функциями будут $J_{k\nu}(\lambda_{kj}r) \cos(k\nu\varphi)$, где $\nu=\pi/(2\theta)$ ($k=1, 3, 5, \dots$); λ_{kj} определяется из уравнения $J_{k\nu}(\lambda_{kj}R)=0$. Представим F в виде разложения по этому базису

$$F(r, \varphi) = \sum_{k,j} c_{kj} J_{k\nu}(\lambda_{kj}r) \cos(k\nu\varphi) \quad (1.2)$$

Пусть существует обобщенный ряд для разложения правой части уравнения Пуассона в (1.1)

$$\mu(2u+f) = \sum_{k,j} s_{kj} J_{k\nu}(\lambda_{kj}r) \cos(k\nu\varphi) \quad (1.3)$$

Из уравнения Пуассона (1.1) однозначно определяем, что $c_{kj} = s_{kj} \lambda_{kj}^{-2}$, где λ_{kj} — корни бесселевых функций, имеющих при больших j асимптотику $O(j)$ при любых k . Поэтому для того, чтобы $F \in H^1$, достаточно выполнить условия $s_{kj} = O(k^{-2})$ при любых j и достаточно больших k . Это вполне широкий класс для функций дислокаций f .

Далее, необходимо удовлетворить одному интегральному условию из (1.1):

$$\sum_{k,j} c_{kj} k^{-1} p_{kj} = \frac{\alpha}{\nu} \nu M_0, \quad p_{kj} = \int_0^R r J_{k\nu}(\lambda_{kj}r) dr = O(\lambda_{kj}^{-1}) \quad (1.4)$$

При сделанных выше ограничениях для s_{kj} условие (1.4) выполняется. Поэтому в задаче теории упругости можно считать $s_{kj} = -2\mu s_{kj}^1$, где s_{kj}^1 — коэффициенты разложения для единицы. Величина μ определяется уже из уравнения (1.4) при $\alpha=1$.

Для самонапряжений значения s_{kj} произвольные в рамках ограничений на функциональную принадлежность F , а уравнение (1.4) однородное.

Таким образом, пространство сингулярных значений $S^e \subset S^o$, поскольку оба они построены на базе функций $J_\nu(\lambda_{kj}r) \cos(\nu\varphi)$ ($j=1, 2, \dots$). Такое пространство создает сингулярное решение $\tau = O(r^{\nu-1})$, а выбор для F^o коэффициентов разложения c_{kj} , таких, как для F^e , но с обратным знаком, приводит к регулярности результирующих напряжений $\tau \in B = B^e + B^o$; причем коэффициенты разложения τ^o по базису B^o связаны соотношением (1.4).

2. Вариационная задача для упруго-идеальнопластического тела может быть сформулирована в терминах «остаточных» напряжений [2]. Однако здесь могут возникнуть технические трудности, связанные с предварительным определением интенсивности сингулярной составляющей τ^e . Этого можно избежать воспользовавшись энергетической ортогональностью полей τ^e и τ^o . Действительно, пространство H^1 одновременно является энергетическим, так что скалярное произведение F^e на F^o в H^1 есть энергия поля τ^e на упругих деформациях поля τ^o и наоборот. Поэтому на основании формул Грина имеем

$$(F^e, F^o)_{H^1} = \int_{\Gamma} F^o F_{,n}^e d\Gamma - (F^o, \Delta F^e) = -2\mu \int_S F^o dS = 0$$

Здесь (\dots, \dots) — скалярное произведение, S и Γ — площадь и контур сечения, n — нормаль к Γ .

На этом основании можно составить общий функционал для суммарного поля τ , фактически являющийся суммой упругих энергий полей τ^e и τ^o

$$U(\tau) = \frac{1}{2\mu} \int_S (\tau_x^2 + \tau_y^2) dS \quad (2.1)$$

Здесь и ниже используется декартовая система координат с осью z , направленной вдоль стержня, и $\tau_x = \sigma_{xz}$, $\sigma_y = \sigma_{yz}$.

Напряжения должны удовлетворять условиям равновесия и краевым условиям

$$\begin{aligned} \tau_{x,x} + \tau_{y,y} &= 0 & (x, y \in S) \\ \tau_x n_x + \tau_y n_y &= 0 & (x, y \in \Gamma) \end{aligned} \quad (2.2)$$

$$\int_S (\tau_{xy} - \tau_{yx}) dS = M_0$$

Решение экстремальной задачи $U(\tau) \rightarrow \inf$ при условиях (2.2) приводит к обобщенному решению задачи теории упругости.

Для решения задачи пластичности следует добавить условие пластичности

$$\tau_x^2 + \tau_y^2 - \sigma^2 \leq 0 \quad (2.3)$$

Экстремальная задача $U(\tau) \rightarrow \inf$ при условиях (2.1) и (2.2) приводит к совместной реализации экстремального принципа Лагранжа в теории упругости и экстремального принципа для поля самонапряжений [2], что вместе фактически является принципом Хаара — Кармана [3].

Реализация такой экстремальной задачи, с одной стороны, — достаточно сложная и трудоемкая проблема, а с другой — позволяет получить решение только для напряжений.

Полное решение может быть получено при помощи двойственной экстремальной задачи. Составим функционал Лагранжа для целевой функции (2.1) и ограничений (2.2) и (2.3):

$$\begin{aligned} L = U(\tau) + \int_S w(\tau_{x,x} + \tau_{y,y}) dS - \int_{\Gamma} v(\tau_x n_x + \tau_y n_y) d\Gamma + u \int_S (\tau_{xy} - \tau_{yx}) dS - \\ - u M_0 + \int_S \lambda(\tau_x^2 + \tau_y^2 - \sigma^2) dS \end{aligned} \quad (2.4)$$

Здесь w и λ определены в S ($\lambda \geq 0$), v — в Γ , u — простая переменная. Исходной задаче соответствует седловая точка $L^* = \inf_{\tau} \sup_{u, \lambda \geq 0} L$.

При достаточно общих условиях этой же седловой точке соответствуют переставленные процедуры $L^* = \sup \inf L$ [4]. Отметим, что здесь u и τ — свободные переменные без каких-либо ограничений. Поэтому можно приравнять нулю вариацию L по τ_x и τ_y , предварительно совершив изменение второго слагаемого в (2.4)

$$\int_S w(\tau_{x,x} + \tau_{y,y}) dS = \int_{\Gamma} w(\tau_x n_x + \tau_y n_y) d\Gamma - \int_S (\tau_x w_{,x} + \tau_y w_{,y}) dS \quad (2.5)$$

В итоге получим следующие выражения:

$$\begin{aligned} \tau_x &= \mu(w_{,x} - u_y - 2\lambda\tau_x) \\ \tau_y &= \mu(w_{,y} + u_x - 2\lambda\tau_y) \end{aligned} \quad (2.6)$$

Здесь вполне очевидным образом проявляется связь с ассоциированным законом течения. Решения (2.6) относительно τ_x и τ_y существуют при любых $\lambda \geq 0$

$$\tau_x = \frac{\mu}{1+2\mu\lambda}(w_{,x}-uy), \quad \tau_y = \frac{\mu}{1+2\mu\lambda}(w_{,y}+ux) \quad (2.7)$$

Одновременно с этим устанавливаем, что v — след w на Γ . Теперь можно подставить (2.7) в (2.4) и получить функционал $L(w, \lambda, u)$, зависящий только от двойственных переменных: u — угла закручивания, w — перемещений деформации и λ — пластических множителей.

Опуская промежуточные выкладки, приведем окончательный вид функционала

$$L = -\frac{\mu}{2} \int_S \frac{(w_{,x}-uy)^2 + (w_{,y}+ux)^2}{1+2\mu\lambda} dS - (\lambda, \sigma^2) + uM_0 \quad (2.8)$$

В итоге получен функционал, строго вогнутый и имеющий единственное экстремальное решение при $\lambda \geq 0$. По своей структуре он напоминает функционал Лагранжа для закручиваемого стержня из неоднородного материала, неоднородность которого вызвана неоднородным модулем сдвига $\mu' = \mu/(1+2\mu\lambda)$ из-за переменного значения λ .

3. Численный эксперимент с использованием функционала (2.8) привел бы к многократным решениям задачи теории упругости с переменным модулем сдвига. Это — трудоемкий процесс, поэтому был выбран другой способ. Пусть имеется многошаговый процесс, например итерационный, и на шаге k получены значения τ_x^k и τ_y^k . Далее выражения (2.6) принимаются в виде

$$\tau_x = \mu(w_{,x}-uy-2\lambda\tau_x^k), \quad \tau_y = \mu(w_{,y}+ux-2\lambda\tau_y^k) \quad (3.1)$$

Подставляя эти выражения в (2.4), будем иметь

$$L = -\frac{\mu}{2} \int_S [(w_{,x}-uy+2\lambda\tau_x^k)^2 + (w_{,y}+ux+2\lambda\tau_y^k)^2] dS + \int_S \lambda(\tau_x^{k2} + \tau_y^{k2} - \sigma^2) dS + uM_0 \quad (3.2)$$

Для такого функционала существуют достаточно хорошо разработанные методы определения экстремума, например метод конечных элементов.

Функционал (3.2) с измененным знаком является строго выпуклым и при определенных значениях M_0 имеет единственное решение.

Технически применение метода конечных элементов сводится к повторным решениям системы линейных алгебраических уравнений

$$Kw^{k+1} = b(\lambda^k) \quad (3.3)$$

и решению серии экстремальных квадратичных задач для определения λ^{k+1} :

$$\psi_\alpha(\lambda_\alpha, w^{k+1}) \rightarrow \min_{\lambda_\alpha \geq 0} \quad (\alpha=1, \dots, m) \quad (w \in R_{n+1}) \quad (3.4)$$

где n — число узлов, m — число конечных элементов, K — матрица жесткости ансамбля конечных элементов.

Решению системы (3.3) предшествовала факторизация — разложение K на треугольные множители по Холесскому, поэтому неоднократные решения такой системы оказались нетрудоемкими. Задачи (3.4) — одномерные, решаемые только для элементов, в которых накапливаются пластические деформации. В итоге трудоемкость решения задачи пластичности примерно в два раза превышает трудоемкость аналогичной задачи теории упругости. Например, для решения задачи со 190 конечными элементами потребовалось всего 40 с при скорости ЭВМ около 10^5 операций в 1 с.

Отметим основные результаты численного эксперимента. Разбиение нагрузки M_0 на отдельные этапы и однократное решение задачи на полную нагрузку приводят к полному совпадению результатов — совпадают не менее четырех значащих цифр при точности вычислений 6–7 знаков. Решение возможно практически во всем диапазоне допустимых значений M_0 вплоть до предельного значения.

При достаточно малых нагрузках в элементах, примыкающих к сингулярной точке, наблюдаются деформации пластичности. При любой нагрузке в окрестности сингулярной точки наблюдаются деформации пластичности, а при снятии всей нагрузки имеет место пластическая деформация обратного знака. Подобного эффекта нет в регулярных системах. Причем, повторное приложение той же нагрузки приводит к увеличению пластической деформации таким образом, что за каждый цикл нагружения — разгрузки происходит приращение работы напряжений на пластических деформациях — рассеивание энергии и эта величина не зависит от числа предшествовавших циклов.

Таким образом, за цикл по нагрузке в точки рассеивается энергия $\Delta\lambda\sigma^2$. Если энергоемкость на пластическое разрушение составляет A , то разрушение вследствие малоциклового усталости произойдет за $A/(\Delta\lambda\sigma^2)$ циклов. Величина $\Delta\lambda$ может быть оценена численным решением, так как все решения строятся без учета сингулярности и, тем самым, могут быть получены простыми средствами. Повторные расчеты с измельчением сетки конечных элементов подтверждают этот результат.

Наиболее точные результаты получаются на сетке из треугольных элементов с линейными между узлами распределениями деформации и постоянными по элементам напряжениями. При этом сам элемент может находиться в одном из двух состояний — упругом или пластическом.

ЛИТЕРАТУРА

1. Аругюнян Н. Х., Абрамян Б. Л. Кручение упругих тел. М.: Физматгиз, 1963. 686 с.
2. Проценко А. М. Теория упруго-идеальнопластических систем. М.: Наука, 1982. 287 с.
3. Хаар А., Карман Т. К теории напряженных состояний в пластических и сыпучих средах. — В кн.: Теория пластичности. М.: Физматгиз, 1948, с. 41–56.
4. Иоффе А. Д., Тихомиров В. М. Теория экстремальных задач. М.: Наука, 1974. 479 с.

Москва

Поступила в редакцию
17.III.1982