

УДК 539.3

## ИЗОЛИРОВАННАЯ ДИСКЛИНАЦИЯ В НЕЛИНЕЙНО-УПРУГОМ СЖИМАЕМОМ ТЕЛЕ

ЗУБОВ Л. М.

С точки зрения нелинейной теории упругости рассмотрена задача о напряженном состоянии полого кругового цилиндра, возникающем при образовании клиновой дисклинации. Вектор Франка дисклинации и деформации в теле не предполагаются малыми. В случае изотропного сжимаемого материала данная проблема сведена к краевой задаче для нелинейного обыкновенного дифференциального уравнения. Исследован характер неоднозначности тензоров деформации и дисторсии, а также векторов перемещений и поворотов в двусвязном теле, содержащем прямолинейную дисклинацию. В частном случае полуплоскостного (гармонического) материала найдено точное решение задачи о дисклинации как для полого, так и для сплошного цилиндра. На основе этого решения установлено, что при нелинейной постановке задачи, в отличие от линейной теории упругости, напряжения остаются ограниченными на оси дисклинации. Проанализировано влияние учета нелинейности на величину энергии рассматриваемого дефекта.

1. Пусть  $r, \varphi, z$  — цилиндрические координаты в отсчетной конфигурации упругого тела,  $R, \Phi, Z$  — цилиндрические координаты в пространстве. Единичные векторы, касательные к координатным линиям в отсчетной конфигурации и в пространстве, обозначим  $e_r, e_\varphi, e_z$  и  $e_R, e_\Phi, e_Z$ .

Рассмотрим следующую деформацию сплошной среды:

$$R=R(r), \quad \Phi=\kappa\varphi, \quad Z=z \quad (1.1)$$

где  $\kappa$  — положительная постоянная.

При  $\kappa > 1$  соотношения (1.1) описывают деформацию, возникающую после удаления из кругового полого цилиндра сектора  $2\pi\kappa^{-1} \leq \varphi \leq 2\pi$  и поворота сечения  $\varphi = 2\pi\kappa^{-1}$  вокруг оси цилиндра до совмещения с плоскостью сечения  $\varphi = 0$ . Этот поворот сопровождается радиальными перемещениями точек цилиндра. Если  $\kappa < 1$ , то в разрезанный полуплоскостью  $\varphi = 0$  цилиндр вставляется без трения абсолютно твердый клин с углом раствора  $2\pi(1-\kappa)$ , что приводит к повороту сечения  $\varphi = 2\pi$  вокруг оси цилиндра.

Описанную деформацию можно классифицировать как образование в цилиндре клиновой дисклинации [1] с вектором Франка, направленным по оси цилиндра. Отметим, что здесь в отличие от [1] рассматривается не малый, а конечный поворот берегов разреза. Длина вектора Франка равна  $2\pi(1-\kappa^{-1})$  при  $\kappa > 1$  и  $2\pi(1-\kappa)$  при  $\kappa < 1$ .

В случае  $\kappa > 1$  имеем:  $0 \leq \varphi \leq 2\pi\kappa^{-1}$ ,  $0 \leq \Phi \leq 2\pi$ . Поэтому в отсчетной конфигурации материальное тело занимает односвязную область, а в деформированной конфигурации — двусвязную. Если  $\kappa < 1$ , то  $0 \leq \varphi \leq 2\pi$ ,  $0 \leq \Phi \leq 2\pi\kappa$  и тело в отсчетной конфигурации занимает двусвязную область, а в деформированном состоянии — односвязную.

Градиент деформации  $C$ , мера деформации Коши — Грина  $G$ , тензор искажения  $U$ , мера деформации Фингера  $F$  и тензор поворота  $A$ , соответствующие преобразованию (1.1), определяются выражениями [2, 3]:

$$C = R' e_r e_r + (\kappa R/r) e_\varphi e_\varphi + e_z e_z, \quad R' = dR/dr \quad (1.2)$$

$$G = C \cdot C^T = (R')^2 e_r e_r + (\kappa^2 R^2/r^2) e_\varphi e_\varphi + e_z e_z$$

$$U = G^{1/2} = R' e_r e_r + (\kappa R/r) e_\varphi e_\varphi + e_z e_z$$

$$\mathbf{F} = \mathbf{C}^T \cdot \mathbf{C} = (R')^2 \mathbf{e}_R \mathbf{e}_R + (\kappa^2 R^2 / r^2) \mathbf{e}_\Phi \mathbf{e}_\Phi + \mathbf{e}_z \mathbf{e}_z$$

$$\mathbf{A} = \mathbf{U}^{-1} \cdot \mathbf{C} = \mathbf{e}_r \mathbf{e}_R + \mathbf{e}_\varphi \mathbf{e}_\Phi + \mathbf{e}_z \mathbf{e}_z$$

Определяющее соотношение изотропного сжимаемого упругого материала запишем в форме, предложенной в [4]

$$\mathbf{D} = \alpha_1(s_k) \mathbf{A} + \alpha_2(s_k) \mathbf{C} + \alpha_3(s_k) \mathbf{U} \cdot \mathbf{C} \quad (1.3)$$

$$\alpha_1 = \frac{\partial W}{\partial s_1} - 2 \frac{\partial W}{\partial s_2} + 3 \frac{\partial W}{\partial s_3}, \quad \alpha_2 = 2 \left( \frac{\partial W}{\partial s_2} - 3 \frac{\partial W}{\partial s_3} \right)$$

$$\alpha_3 = 3 \partial W / \partial s_3, \quad s_k = \text{tr}[(\mathbf{U} - \mathbf{E})^k] \quad (k=1, 2, 3)$$

Здесь  $\mathbf{D}$  — несимметричный тензор напряжений Пиолы,  $\mathbf{E}$  — единичный тензор,  $W$  — удельная потенциальная энергия деформации, представленная как симметричная функция главных относительных удлинений. Для деформации вида (1.1) на основании (1.2), (1.3) получим

$$\mathbf{D} = D_{rR} \mathbf{e}_r \mathbf{e}_R + D_{\varphi\Phi} \mathbf{e}_\varphi \mathbf{e}_\Phi + D_{zz} \mathbf{e}_z \mathbf{e}_z \quad (1.4)$$

$$D_{rR} = \alpha_1(s_k) + \alpha_2(s_k) R' + \alpha_3(s_k) (R')^2$$

$$D_{\varphi\Phi} = \alpha_1(s_k) + \alpha_2(s_k) \kappa R / r + \alpha_3(s_k) (\kappa R / r)^2$$

$$D_{zz} = \alpha_1(s_k) + \alpha_2(s_k) + \alpha_3(s_k)$$

Здесь в выражения функций  $\alpha_m(s_1, s_2, s_3)$  ( $m=1, 2, 3$ ) должны быть подставлены вытекающие из (1.2) соотношения

$$s_1 = R' + \kappa R / r - 2, \quad s_2 = (R' - 1)^2 + (\kappa R / r - 1)^2 \quad (1.5)$$

$$s_3 = (R' - 1)^3 + (\kappa R / r - 1)^3$$

Из (1.4), (1.5) следует, что если принять за независимые переменные лагранжевы координаты  $r, \varphi, z$ , то компоненты тензора Пиолы в дуальном базисе будут зависеть лишь от координаты  $r$ . Отсюда вытекает, что при отсутствии массовых сил два из уравнений равновесия в форме [3] тождественно удовлетворяются, а третье имеет вид

$$D_{rR}' + r^{-1} (D_{rR} - \kappa D_{\varphi\Phi}) = 0 \quad (1.6)$$

Подстановка (1.4) в (1.6) приводит к обыкновенному нелинейному уравнению второго порядка относительно функции  $R(r)$ . Граничными условиями для этого уравнения служат соотношения, выражающие отсутствие нагрузки на боковых поверхностях цилиндра  $r=a$  и  $r=b$  ( $a < b$ )

$$D_{rR}|_{r=a} = D_{rR}|_{r=b} = 0 \quad (1.7)$$

В случае сплошного цилиндра ( $a=0$ ) первое условие в (1.7) заменяется требованием  $R(0)=0$ .

Итак, предположения (1.1) позволяют удовлетворить условиям равновесия в задаче о дисклинации путем решения краевой задачи для обыкновенного дифференциального уравнения. В формулировку этой краевой задачи как параметр входит величина вектора Франка.

Учитывая известное [5] соотношение, связывающее тензор напряжений Коши  $\mathbf{T}$  с тензором напряжений Пиолы ( $\det \mathbf{C}$ )  $\mathbf{T} = \mathbf{C}^T \cdot \mathbf{D}$ , получим

$$\mathbf{T} = \sigma_R \mathbf{e}_R \mathbf{e}_R + \sigma_\Phi \mathbf{e}_\Phi \mathbf{e}_\Phi + \sigma_z \mathbf{e}_z \mathbf{e}_z \quad (1.8)$$

где  $\sigma_R, \sigma_\Phi, \sigma_z$  — физические составляющие тензора напряжений в ортонормированном базисе эйлеровых координат.

2. При анализе поля перемещений, поворотов и деформаций в двусвязном материальном объеме, содержащем дисклинацию, будем рассматривать по отдельности случаи  $\kappa > 1$  и  $\kappa < 1$ .

В первом случае двусвязной является область, занимаемая телом в деформированном состоянии. Некоторые из величин, определяющих деформацию, будут неоднозначными в этой области. Если превратить двусвяз-

ную область в односвязную путем проведения разреза плоскостью  $\Phi=0$ , то эти величины будут претерпевать скачок на поверхности разреза.

Так как векторы  $e_R, e_\Phi$  сохраняют непрерывность при пересечении разреза  $\Phi=0$ , то мера деформации Фингера, согласно (1.2), будет однозначной функцией в двусвязной области. Однозначными будут также мера деформации Альманзи  $F^{-1}$  и тензор деформации Альманзи  $I=1/2(E-F^{-1})$ .

При деформации вида (1.1) имеют место соотношения

$$\begin{aligned} e_r &= e_R \cos(\kappa^{-1}-1)\Phi + e_\Phi \sin(\kappa^{-1}-1)\Phi \\ e_\Phi &= -e_R \sin(\kappa^{-1}-1)\Phi + e_\Phi \cos(\kappa^{-1}-1)\Phi \end{aligned} \quad (2.1)$$

На основании (1.2), (2.1) тензор поворота представляется в виде

$$A = (E - e_z e_z) \cos \chi + e_z e_z - e_z \times E \sin \chi, \quad \chi = (1 - \kappa^{-1}) \Phi \quad (2.2)$$

где  $\chi$  — угол поворота главных осей деформации,  $\chi e_z$  — вектор поворота. Обозначив квадратными скобками скачок функции, будем иметь

$$[\chi] = 2\pi(1 - \kappa^{-1}), \quad [\chi] \equiv \lim_{\Phi \rightarrow -2\pi-0} \chi - \lim_{\Phi \rightarrow +0} \chi \quad (2.3)$$

Согласно (2.3), величина скачка поля поворотов и тензора поворота одинакова во всех точках плоскости разреза. Отметим, что градиент вектора поворота  $e_R e_z \partial \chi / \partial R + e_\Phi e_z \partial \chi / R \partial \Phi$  — однозначная функция в полном цилиндре.

Скачок вектора перемещения  $u = R e_R - r e_r$  находится с помощью (2.1):

$$[u] = r [e_R - e_R \cos 2\pi(1 - \kappa^{-1}) + e_\Phi \sin 2\pi(1 - \kappa^{-1})].$$

Последнее выражение можно представить формулой конечного поворота [6] ( $\theta$  — вектор Родрига):

$$[u] = -\frac{4}{4 + \theta \cdot \theta} \theta \times \left( r + \frac{1}{2} \theta \times r \right), \quad \theta = -2e_z \operatorname{tg} \pi(1 - \kappa^{-1}), \\ r = r e_r|_{\Phi=+0} \quad (2.4)$$

Из (1.2), (2.1) получим

$$\begin{aligned} G &= \left[ (R')^2 \cos^2 \frac{\kappa-1}{\kappa} \Phi + \frac{\kappa^2 R^2}{r^2} \sin^2 \frac{\kappa-1}{\kappa} \Phi \right] e_R e_R + \\ &+ \left[ (R')^2 \sin^2 \frac{\kappa-1}{\kappa} \Phi + \frac{\kappa^2 R^2}{r^2} \cos^2 \frac{\kappa-1}{\kappa} \Phi \right] e_\Phi e_\Phi + e_z e_z \end{aligned} \quad (2.5)$$

Формула (2.5) показывает, что мера деформации Коши не является однозначной функцией в двусвязной области. При этом собственные значения (а следовательно, и инварианты) данного тензора, совпадающие с собственными значениями меры Фингера, однозначны. Неоднозначность тензора  $G$  обусловлена тем, что на разрезе  $\Phi=0$  скачок имеет направления его главных осей.

Так как  $C = A \cdot F^{1/2}$ , то градиент деформации также претерпевает скачок на плоскости  $\Phi=0$ , причем величина скачка зависит от  $r$  и не является одинаковой во всех точках разреза. То же самое справедливо в отношении обратного тензора  $C^{-1}$  и градиента перемещения  $e_R \partial u / \partial R + e_\Phi \partial u / R \partial \Phi$ , называемого также тензором дисторсии [1]. Таким образом, неоднозначность тензора дисторсии при нелинейной постановке задачи о дисклинации имеет более сложный характер по сравнению с линейной теорией упругости, где приращение тензора дисторсии при обходе вокруг линии дисклинации одинаково для всех контуров, охватывающих ось дефекта [1].

Во втором случае ( $\kappa < 1$ ) двусвязной является область, занимаемая телом в отсчетной конфигурации. В этом случае векторы  $e_r, e_\Phi$  непрерывны при пересечении плоскости  $\Phi=0$ , поэтому мера деформации Коши и тензор деформаций Коши — Грина  $L = 1/2(G - E)$  будут однозначными функциями в отсчетной конфигурации цилиндра. Скачок поля поворотов и перемещений на разрезе  $\Phi=0$  определяется формулами

$$[\chi] = 2\pi(\kappa - 1), \quad [u] = \frac{4}{4 + \theta_1 \cdot \theta_1} \theta_1 \times \left( R + \frac{1}{2} \theta_1 \times R \right) \quad (2.6) \\ \theta_1 = -2e_z \operatorname{tg} \pi(1 - \kappa), \quad R = R e_R|_{\Phi=+0}$$

Инварианты мер деформации Фингера и Альманзи непрерывны, а направления их главных осей меняются скачком при переходе через плоскость  $\varphi=0$ . Характер неоднозначности градиента деформации и тензора дисторсии аналогичен описанному для случая  $\kappa > 1$ .

3. Для полулинейного (гармонического) материала [4, 5] удельная потенциальная энергия деформации задается выражением

$$W = \frac{1}{2} \lambda s_1^2 + \mu s_2 \quad (3.1)$$

Из (1.3)–(1.5), (3.1) имеем

$$D_{rR} = \frac{2\mu}{1-2\nu} \left[ (1-\nu) R' + \frac{\nu \kappa R}{r} - 1 \right], \quad \nu = \frac{\lambda}{2(\lambda + \mu)} \quad (3.2)$$

$$D_{\varphi\varphi} = \frac{2\mu}{1-2\nu} \left[ \nu R' + \frac{\kappa(1-\nu)R}{r} - 1 \right], \quad D_{zz} = \frac{2\mu\nu}{1-2\nu} \left( R' + \frac{\kappa R}{r} - 2 \right)$$

Уравнение равновесия (1.6) для данного материала оказывается линейным и имеет вид

$$R'' + R'/r - \kappa^2 R/r^2 = 1 - \kappa/(1-\nu)r \quad (3.3)$$

Единственным решением краевой задачи (1.7), (3.3) является функция

$$R = b\beta \left[ (1-2\nu) M \rho^\kappa + N \rho^{-\kappa} + \rho \right], \quad \rho = \frac{r}{b}, \quad \rho_1 = \frac{a}{b} \quad (3.4)$$

$$\beta = \frac{1}{(1-\nu)(1+\kappa)}, \quad M = \frac{1 - \rho_1^{\kappa+1}}{1 - \rho_1^{2\kappa}}, \quad N = \frac{\rho_1^{2\kappa}(1 - \rho_1^{1-\kappa})}{1 - \rho_1^{2\kappa}}$$

Из (3.2), (3.4) получим

$$D_{rR} = 2\mu\kappa\beta (M \rho^{\kappa-1} - N \rho^{-\kappa-1} - 1) \quad (3.5)$$

$$D_{\varphi\varphi} = 2\mu\kappa\beta (M \rho^{\kappa-1} + N \rho^{-\kappa-1} - \kappa^{-1})$$

$$D_{zz} = \frac{2\mu\nu}{1-\nu} \left( \frac{2\kappa}{1+\kappa} M \rho^{\kappa-1} - 1 \right)$$

Физические составляющие напряжений (истинные напряжения) выражаются с помощью (1.8), (3.4), (3.5).

Если положить  $\kappa = 1 + \varepsilon$  и линеаризовать решение (3.4), (3.5), (1.8) по параметру  $\varepsilon$ , т. е. удержать только величины первого порядка относительно  $\varepsilon$ , то приходим к известным [7] выражениям линейной теории упругости для напряжений в цилиндре, содержащем клиновую дисклинацию (в [7] она названа вращательной дисторсией Вольтерра)

$$\sigma_R = \frac{\mu\varepsilon}{1-\nu} \left( \ln \rho - \frac{1-\rho^2}{1-\rho_1^2} \frac{\rho_1^2}{\rho^2} \ln \rho_1 \right) \quad (3.6)$$

$$\sigma_\varphi = \frac{\mu\varepsilon}{1-\nu} \left( \ln \rho + \frac{1+\rho^2}{1-\rho_1^2} \frac{\rho_1^2}{\rho^2} \ln \rho_1 + 1 \right)$$

$$\sigma_z = \frac{2\mu\nu\varepsilon}{1-\nu} \left( \frac{1}{2} + \ln \rho + \frac{\rho_1^2 \ln \rho_1}{1-\rho_1^2} \right).$$

Решение для сплошного цилиндра получается из (3.4), (3.5) путем предельного перехода  $\rho_1 \rightarrow 0$  и имеет вид

$$R = b\beta \left[ (1-2\nu)\rho^\kappa + \rho \right], \quad D_{zz} = 2\mu\nu(1-\nu)^{-1} \left[ 2\kappa(1+\kappa)^{-1}\rho^{\kappa-1} - 1 \right]$$

$$D_{rR} = 2\mu\kappa\beta (\rho^{\kappa-1} - 1), \quad D_{\varphi\varphi} = 2\mu\beta (\kappa\rho^{\kappa-1} - 1) \quad (3.7)$$

$$L = \frac{1}{2} \left[ (1-2\nu)^2 \beta^2 \left( \kappa\rho^{\kappa-1} + \frac{1}{1-2\nu} \right)^2 - 1 \right] \mathbf{e}_r \mathbf{e}_r +$$

$$+ \frac{1}{2} \left[ \kappa^2 (1-2\nu)^2 \beta^2 \left( \rho^{\kappa-1} + \frac{1}{1-2\nu} \right)^2 - 1 \right] \mathbf{e}_\varphi \mathbf{e}_\varphi$$

$$\begin{aligned}
 1 &= \frac{1}{2} \left[ 1 - \frac{(1-\nu)^2(1+\kappa)^2}{((1-2\nu)\kappa\rho^{\kappa-1}+1)^2} \right] e_R e_R + \\
 &+ \frac{1}{2} \left[ 1 - \frac{(1-\nu)^2(1+\kappa)^2}{\kappa^2((1-2\nu)\rho^{\kappa-1}+1)^2} \right] e_\Phi e_\Phi \\
 \sigma_R &= \frac{2\mu(\rho^{\kappa-1}-1)}{(1-2\nu)\rho^{\kappa-1}+1}, \quad \sigma_\Phi = \frac{2\mu(\kappa\rho^{\kappa-1}-1)}{(1-2\nu)\kappa\rho^{\kappa-1}+1} \\
 \sigma_z &= \frac{2\mu\nu(1-\nu)(1+\kappa)(2\kappa\rho^{\kappa-1}-1-\kappa)}{[(1-2\nu)\kappa\rho^{\kappa-1}+1][(1-2\nu)\rho^{\kappa-1}+1]\kappa}
 \end{aligned}$$

Выражения (3.7) можно получить и другим способом, решив уравнение (3.3) при граничных условиях  $R(0)=0$ ,  $D_{rR}(b)=0$ .

В линейной теории упругости, как показывают формулы (3.6), напряжения для сплошного цилиндра имеют логарифмическую особенность на оси дисклинации, т. е. при  $\rho \rightarrow 0$ .

В [8] задача о клиновой дисклинации в сплошном цилиндре рассмотрена в рамках теории конечных деформаций в предположении несжимаемости материала. Так как в этом случае  $R=\kappa^{-1/2}r$ , то инварианты тензоров деформаций постоянны, а напряжения имеют при  $\rho \rightarrow 0$  логарифмическую особенность [8].

Для (3.7) в случае  $\kappa > 1$  деформации и напряжения остаются ограниченными при  $\rho \rightarrow 0$ , т. е. не имеют особенности на оси дисклинации.

Если  $\kappa < 1$ , то согласно (3.7) компоненты тензора деформаций Коши — Грина и его инварианты неограниченно возрастают при  $\rho \rightarrow 0$ . В частности, локальное относительное изменение объема  $\det C - 1$  при приближении к оси дисклинации растет как  $\rho^{2(\kappa-1)}$ . Несмотря на это, истинные напряжения  $\sigma_R$ ,  $\sigma_\Phi$ ,  $\sigma_z$ , как видно из (3.7), остаются ограниченными при  $\rho \rightarrow 0$  и в случае  $\kappa < 1$ .

Для малых значений параметра  $\epsilon = \kappa - 1$  линейная теория упругости дает правильное решение задачи о дисклинации во всех точках тела, за исключением прямой  $\rho = 0$ . На самой оси дисклинации линеаризация неприменима. Это объясняется тем, что разложение функции  $\rho^\epsilon$  по степеням  $\epsilon$  несправедливо при  $\rho = 0$ . По этой причине характер сингулярности деформаций и напряжений при  $\rho \rightarrow 0$ , предсказываемый линейной теорией, неправилен при сколь угодно малой величине вектора Франка.

Потенциальная энергия, приходящаяся на единицу длины цилиндра с дисклинацией, вычисляется на основании (3.1), (3.7)

$$\Pi = \omega \int_0^b W r dr = \frac{\omega \mu b^2 (1-\kappa)^2}{2(1-\nu)(1+\kappa)^2}, \quad \omega = \begin{cases} 2\pi & (\kappa < 1) \\ 2\pi\kappa^{-1} & (\kappa > 1) \end{cases} \quad (3.8)$$

Линейная теория упругости, согласно (3.6), при  $\rho_1 = 0$  дает следующее значение для энергии дисклинации:

$$\Pi = \frac{1}{4} \pi \mu b^2 \epsilon^2 / (1-\nu) \quad (3.9)$$

Сравнивая (3.8) и (3.9), видно, что при  $\kappa > 1$  линейная теория упругости дает завышенное значение для энергии изолированной дисклинации, а при  $\kappa < 1$  — заниженное.

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Вит Р., Де Континуальная теория дисклинаций. М.: Мир, 1977. 208 с.
2. Зубов Л. М. Универсальные квазистатические деформации для изотропных несжимаемых тел с памятью. — Изв. АН СССР. МТТ, 1979, № 3, с. 57–62.
3. Зубов Л. М. Прямой метод в квазистатических задачах нелинейной термо-вязкоупругости. — Докл. АН СССР, 1981, т. 256, № 3, с. 556–559.
4. Лурье А. И. Теория упругости для полуплинейного материала. — ПММ, 1968, т. 32, вып. 6, с. 1053–1069.
5. Лурье А. И. Нелинейная теория упругости. М.: Наука, 1980. 512 с.
6. Лурье А. И. Аналитическая механика. М.: Физматгиз, 1961. 824 с.
7. Лурье А. И. Теория упругости. М.: Наука, 1970. 939 с.
8. Весоловский З. Динамические задачи нелинейной теории упругости. Киев: Наук. думка, 1981. 216 с.

Ростов-на-Дону

Поступила в редакцию  
26.XII.1983