

УДК 239.374

МЕХАНИКА

М. А. Задвин

Задачи малонапряженности составных тел

(Представлено чл.-корр. АН Армянской ССР Б. Л. Абрамяном 22/VI 1988)

Рассматривается пространственное малонапряженное состояние на крае контактной поверхности составного клиновидного тела со степенным упрочнением. Фундаментальное исследование в этой области для линейно-упругих составных тел приведено в монографии (1). Вопросы концентрации напряжений в угловой точке при степенном законе упрочнения впервые рассмотрены в (2,3). В статьях (4,5) обсуждаются вопросы малонапряженности составных тел со степенным упрочнением.

1. Пусть два призматических тела из несжимаемых степенно упрочняющиеся материалов, соединенные по боковым поверхностям полным прилипанием и нагруженные непрерывно распределенными внешними силами в других боковых поверхностях, находятся в состоянии пространственного напряженного состояния. Выделим около края контактной поверхности призматический элемент и приведем цилиндрическую систему координат r, θ, z . Величины в областях $0 \leq \theta \leq \alpha, -\beta \leq z \leq 0$ обозначим, соответственно, 1 и 2.

В каждой из этих областей имеем дифференциальные уравнения равновесия

$$\begin{aligned} \frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{rz}}{\partial z} + \frac{\sigma_r - \sigma_\theta}{r} &= 0; \\ \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \sigma_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{\theta z}}{\partial z} + \frac{2\tau_{r\theta}}{r} &= 0; \\ \frac{\partial \tau_{rz}}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{\theta z}}{\partial \theta} + \frac{\partial \sigma_z}{\partial z} + \frac{\tau_{rz}}{r} &= 0; \end{aligned} \tag{1}$$

соотношения между компонентами деформации, перемещения и напряжения

$$\begin{aligned} \epsilon_r &= \frac{\partial u}{\partial r}, \quad \epsilon_\theta = \frac{u}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial v}{\partial \theta}, \quad \epsilon_z = \frac{\partial w}{\partial z}, \quad 2\gamma_{r\theta} = \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial r}, \\ 2\gamma_{r\theta} &= \frac{\partial v}{\partial r} - \frac{v}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial u}{\partial \theta}, \quad 2\gamma_{\theta z} = \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{1}{r} \frac{\partial w}{\partial \theta}, \quad \sigma_0 = k\epsilon_0^m, \\ \sigma_r &= \sigma_0 + 2k\epsilon_0^{m-1}(\epsilon_r - \epsilon_\theta), \quad \sigma_z = \sigma_0 + 2k\epsilon_0^{m-1}(\epsilon_z - \epsilon_\theta), \\ \tau_{ij} &= 2k\epsilon_0^{m-1}\gamma_{ij}, \quad \epsilon_r + \epsilon_\theta + \epsilon_z = 0. \end{aligned}$$

$$\sigma_0 = \frac{1}{\sqrt{6}} \sqrt{(\sigma_r - \sigma_\theta)^2 + (\sigma_\theta - \sigma_z)^2 + (\sigma_z - \sigma_r)^2 + 6(\tau_{r\theta}^2 + \tau_{\theta z}^2 + \tau_{rz}^2)}; \quad (2)$$

$$\epsilon_0 = \sqrt{\frac{2}{3}} \sqrt{(\epsilon_r - \epsilon_\theta)^2 + (\epsilon_\theta - \epsilon_z)^2 + (\epsilon_z - \epsilon_r)^2 + 6(\gamma_{r\theta}^2 + \gamma_{\theta z}^2 + \gamma_{rz}^2)}.$$

Принимается, что степени упрочнения m обоих материалов одинаковы, модули деформации k различны.

2. Полагаем, что деформированное состояние элемента складывается из плоской деформации и деформации кручения. Такое деформированное состояние характеризуется отсутствием продольного удлинения элемента $\epsilon_z = 0$.

В каждой области ($i=1, 2$) решение при $\lambda \neq 1$ представим следующим образом:

$$\begin{aligned} \sigma_{r1} &= \sigma_{\theta 1} + 4k_1 r^{(\lambda-1)m} f_1' \chi_1, & \sigma_{z1} &= \sigma_{\theta 1} + 2k_1 r^{(\lambda-1)m} f_1' \chi_1, \\ \sigma_{\theta 1} &= -\frac{k_1}{(i-1)m} r^{(\lambda-1)m} \{ (|f_1' + (1-i^2)f_1| \chi_1)' + 4\eta f_1' \chi_1 \}, \\ \tau_{r\theta 1} &= k_1 r^{(\lambda-1)m} [f_1' + (1-i^2)f_1 | \chi_1, & \eta &= \lambda [1 + (i-1)m], \\ \tau_{rz1} &= k_1 r^{(\lambda-1)m} \varphi_1' \chi_1, & \tau_{\theta z1} &= k_1 r^{(\lambda-1)m} \varphi_1' \chi_1, \\ u_1 &= r^\lambda f_1, & v_1 &= (\lambda+1)r^\lambda f_1, & w_1 &= r^\lambda \varphi_1, \end{aligned} \quad (3)$$

$$\chi_1 = \sqrt{[f_1' + (1-i^2)f_1]^2 + 4\lambda^2 f_1'^2 + \varphi_1'^2 + \varphi_1^2}^{m-1}, \quad \lambda \neq 1$$

где $f_i = f_i(r, \theta)$, $\varphi_i = \varphi_i(r, \theta)$ искомые функции от θ и параметра λ . Приведенные выражения (3) компонентов напряжений и перемещения являются решением системы уравнений (1)–(2), если функции f_i и φ_i удовлетворяют следующей системе обыкновенных дифференциальных уравнений

$$\begin{aligned} (|f_i' + (1-i^2)f_i| \chi_i)' + 4\eta (f_i' \chi_i)' - (\eta - \lambda)(\eta + 1) |f_i' + (1-i^2)f_i| \chi_i &= 0; \\ (\varphi_i' \chi_i)' + \eta \varphi_i \chi_i &= 0. \end{aligned} \quad (4)$$

Для краевых условий первого рода на поверхностях $\theta = \alpha$ и $\theta = -\beta$ принимаем отсутствие внешних сил

$$\begin{aligned} (|f_i' + (1-i^2)f_i| \chi_i)' + 4\eta f_i' \chi_i &= 0, \\ f_i' + (1-i^2)f_i &= 0, \quad \varphi_i = 0, \quad \theta = \alpha, -\beta \end{aligned} \quad (5)$$

и условия на контактной поверхности

$$\begin{aligned} (|f_1' + (1-i^2)f_1| \chi_1)' + 4\eta f_1' \chi_1 &= \gamma \{ (|f_2' + (1-i^2)f_2| \chi_2)' + 4\eta f_2' \chi_2 \}; \\ |f_1' + (1-i^2)f_1| \chi_1 &= \gamma |f_2' + (1-i^2)f_2| \chi_2, \quad \varphi_1' \chi_1 = \gamma \varphi_2' \chi_2 \end{aligned} \quad (6)$$

$$f_1 = f_2, \quad f_1' = f_2', \quad \varphi_1 = \varphi_2, \quad \gamma = k_2/k_1, \quad \theta = 0$$

Система дифференциальных уравнений (4) с условиями (5)–(6) трехточечная задача на собственные значения для определения f_i , φ_i и λ . Придавая различные числовые значения λ , из (4)–(6) численными способами определяются соотношения между параметрами α , β , γ , m . При условии $\lambda > 1$ в пространстве этих параметров будем иметь

область малонапряженности. Принимая $\lambda = \lambda_2 < 1$, находим гиперповерхности одинаковых степеней концентрации напряжений $f(x, \beta, \gamma, m, \lambda_2) = 0$.

При $\varphi \equiv 0$ из (1)–(6) имеем случай плоской деформации (4), а при $f \equiv 0$ получим случай кручения (5).

3. В случае $\lambda = 1$, т. е. при конечных напряжениях, решение системы (1)–(2) можно представить в следующем виде:

$$\begin{aligned} \sigma_{\theta\theta} &= \sigma_{0\theta} + 4A_i \psi_i' \gamma_i, & \sigma_{z\theta} &= \sigma_{0z} + 2A_i \psi_i' \gamma_i, \\ \sigma_{\theta z} &= B_i - 2A_i \int_0^{\theta} (1 + \psi_i') \gamma_i d\theta, & \tau_{r\theta} &= A_i (1 + \psi_i') \gamma_i, \\ \tau_{rzt} &= A_i \varphi_i' \gamma_i, & \tau_{z\theta} &= A_i \varphi_i' \gamma_i, & A_i &= k_i C |C|^{m-1}, \\ u_i &= Cr \psi_i, & v_i &= -2Cr f_i + Cr \ln r, & w_i &= Cr \varphi_i, \\ \psi_i &= f_i, & \gamma_i &= \sqrt{(1 + \psi_i')^2 + 4\psi_i'^2 + \varphi_i'^2 + \varphi_i^2}, \end{aligned} \quad (7)$$

где B_i и C – произвольные постоянные. Приведенные выражения компонентов напряжений и перемещений (7) будут решениями системы уравнений (1)–(2), если ψ_i и φ_i удовлетворяют системе дифференциальных уравнений

$$\begin{aligned} \psi_i'' &= -4\psi_i' - \frac{4(1-m)\psi_i(1+\psi_i')}{4\psi_i'^2 + \varphi_i'^2 + m[(1+\psi_i')^2 + \varphi_i'^2]}, \\ \varphi_i'' &= -\varphi_i' - \frac{4(1-m)\psi_i\varphi_i'}{4\psi_i'^2 + \varphi_i'^2 + m[(1+\psi_i')^2 + \varphi_i'^2]}. \end{aligned} \quad (8)$$

В случае граничных условий первого рода однородные условия системы (8) будут:

$$\psi_i' = -1, \quad \varphi_i' = 0, \quad \theta = \alpha, -\beta; \quad (9)$$

на контактной поверхности имеем

$$\begin{aligned} (1 + \psi_1') \gamma_1 &= \gamma (1 + \psi_2') \gamma_2, & \psi_1 &= \psi_2, \\ \varphi_1' \gamma_1 &= \gamma \varphi_2' \gamma_2, & \varphi_1 &= \varphi_2, & \theta &= 0 \end{aligned} \quad (10)$$

Из условий на поверхностях $\theta = \alpha, 0, -\beta$ для $\sigma_{\theta\theta}$ получим

$$\int_0^{\alpha} (1 + \psi_1') \gamma_1 d\theta + \gamma \int_{-\beta}^0 (1 + \psi_2') \gamma_2 d\theta = 0. \quad (11)$$

Система дифференциальных уравнений (8) с граничными условиями (9)–(11) определяет гиперповерхность $F(\alpha, \beta, \gamma, m) = 0$ конечных напряжений, отделяющую зону малонапряженности от зоны сильной концентрации.

При $m = 1$, т. е. для линейно-упругих материалов, задача распадается на две отдельные задачи – задачу плоской деформации и задачу

кручения. В случае $\varphi_i = 0$ т. е. при плоской деформации, получим уравнение

$$\psi_i' = -4\psi_i - \frac{4(1-m)\psi_i(1+\psi_i)}{4\psi_i^2 + m(1+\psi_i)^2} \quad (12)$$

с граничными условиями

$$(1+\psi_1')\chi_1 = \gamma(1+\psi_2')\chi, \quad \psi_1'(x) = \psi_2'(-\beta) = -1, \quad (13)$$

$$\psi_1(0) = \psi_2(0), \quad \chi_i = \sqrt{(1+\psi_i')^2 + 4\psi_i'^2}.$$

Уравнение (12) с условиями (13) определяет поверхность $F(\psi, \gamma, m) = 0$ малодеформации при плоской деформации. При $m=1$ из (12)–(13) будем иметь

$$F = (\gamma^2 - \gamma + 1)\cos 2\alpha \cos^2 \beta + (\gamma - 1)\cos^2 \beta - \gamma(\gamma - 1)\cos 2\alpha - \gamma \sin 2\alpha \sin 2\beta + (\alpha + \gamma\beta)(\sin 2\alpha \cos 2\beta + \gamma \cos 2\alpha \sin 2\beta) - \gamma = 0. \quad (14)$$

Уравнение (14) совпадает с соответствующим уравнением К. С. Чобаняна (1), если в нем положить коэффициенты Пуассона равными 1/2.

4. Когда элемент края контактной поверхности совместно испытывает плоскую деформацию, деформацию кручения и продольное удлинение, конечное напряженно-деформированное состояние можно представить в следующем виде:

$$\sigma_{r1} = \sigma_{01} + 4A_1\psi_i/\chi_i, \quad \sigma_{z1} = 2A_1\left(\psi_i + \frac{\sqrt{3}}{2}p\right)\chi_i,$$

$$\sigma_{\theta 1} = B_1 - 2A_1 \int_0^{\theta} (1+\psi_i')\chi_i d\theta, \quad \tau_{r\theta 1} = A_1(1+\psi_i')\chi_i,$$

$$\tau_{rz1} = A_1\varphi_i/\chi_i, \quad \tau_{z\theta 1} = A_1\varphi_i'\chi_i,$$

$$\chi_i = \sqrt{(1+\psi_i')^2 + 4\psi_i'^2 + \varphi_i'^2 + \varphi_i^2 + p^2 m^{-1}}, \quad (15)$$

$$u_i = Cr\psi_i - \frac{Cpr}{2\sqrt{3}}, \quad v_i = -2Cf_i + Cr \ln r,$$

$$w_i = Crz_i + \frac{Cpz}{\sqrt{3}}, \quad \psi_i = f_i'$$

где p — постоянная, характеризующая деформацию удлинения элемента.

Компоненты напряжений и перемещений (15) будут решением системы уравнений (1)–(2), если функции ψ_i и φ_i удовлетворяют системе дифференциальных уравнений

$$\psi_i' = -4\psi_i - \frac{4(1-m)\psi_i(1+\psi_i)}{\rho^2 + 4\psi_i^2 + \varphi_i^2 + m[(1+\psi_i')^2 + \varphi_i'^2]}, \quad (16)$$

$$\varphi_i = -\varphi_i - \frac{4(1-m)\psi_i\varphi_i'}{p^2 + 4\psi_i^2 + \varphi_i^2 + m[(1+\psi_i')^2 + \varphi_i'^2]}$$

Граничные условия для (16) остаются прежние — (9)—(11). Система уравнений (16) с условиями (9)—(11) определяет предельную поверхность $\Phi(\alpha, \beta, \gamma, m, p) = 0$, отделяющую область малонапряженности от области сильной концентрации напряжений. Исходя из соображений непрерывности, из (16) и (9)—(11) можно заключить, что при изменении p от 0 до ∞ положение предельной поверхности $\Phi = 0$ меняется от $F(\alpha, \beta, \gamma, m) = 0$ до $F(\alpha, \beta, \gamma, 1) = 0$. В частности, при $\psi_i = 0$, т. е. при кручении, из (16) получается $\varphi_i = D_i \cos \theta + F_i \sin \theta$. Используя граничные условия, из (9)—(11) для φ_i , будем иметь

$$\frac{\gamma \lg \beta |\cos \alpha|^{1-m}}{(\sqrt{1+p^2 \cos^2 \alpha})^{1-m}} + \frac{\gamma \lg \beta |\cos \beta|^{1-m}}{(\sqrt{1+p^2 \cos^2 \beta})^{1-m}} = 0, \quad (17)$$

При $p=0$ из (17) следует уравнение, полученное в (5), а при $p \rightarrow \infty$ приходим к соответствующему уравнению для линейно-упругого тела (1).

Институт механики Академии наук
Армянской ССР

Մ. Ա. ՉԱԿՅԱՆ

Բաղադրյալ մասերի բերանավազմության խնդիրները

Նախորդ հաղորդումներում (1,2) բննարկվել են աստիճանային ամրապնդումով բաղադրյալ մարմնի միացման մակերևույթի եզրում թերաբարձության հարցերը հարթ ղեֆորմացիայի և ոլորման պայմանների առկայությամբ: Այստեղ ուսումնասիրվում է ավելի ընդհանուր խնդիր, երբ աստիճանային ամրապնդումով բաղադրյալ մարմնի միացման մակերևույթին կից էլեմենտը գտնվում է հարթ և ոլորման ղեֆորմացիաների համատեղ ազդեցությունների պայմաններում: Խնդիրը հանդում է սովորական դիֆերենցիալ հավասարումների (4-րդ) համակարգի ինտեգրմանը (5)—(6) եզրային պայմանների դեպքում, որոնք բխում են արտաքին մակերևույթների արտաքին ուժերից ազատ լինելու և միացման մակերևույթում լարումների և տեղափոխումների անընդհատության պայմաններից:

Հավասարումների (8) համակարգը՝ (9)—(11) պայմաններով սկզբունքորեն որոշում է ֆիզիկական և երկրաչափական պարամետրերի տարածության մեջ թերաբարձությունը: Այս ուսումնասիրությունից, որպես մասնավոր դեպքեր, ստացվում են (1,2) հոդվածներում բերված արդյունքները:

Հոդվածում բննարկվում է նաև այն դեպքը, երբ միացման եզրում գտնվող էլեմենտը ենթարկվում է նաև առանցքային ձգման:

ЛИТЕРАТУРА—ԳՐԱԿԱՆՈՒԹՅՈՒՆ

- 1 К. С. Чобанян. Напряжения в составных упругих телах. Изд-во АН АрмССР. Ереван, 1987. 2 Г. П. Черепанов, ПММ, т. 31, вып. 3 (1967). 3 Дж. Райс, Разрушение, Мир, М., 1975, т. 2. 4 М. А. Задоян, ДАН АрмССР, т. 74, № 1 (1982) 5 М. А. Задоян, ДАН СССР, т. 296, № 2 (1987).