

УДК 539.3

КОНИЧЕСКИЙ ТОНКОСЛОЙНЫЙ РЕЗИНОМЕТАЛЛИЧЕСКИЙ ЭЛЕМЕНТ

КРУТЛЯКОВА В. И., МИЛЯКОВА Л. В.

Тонкослойные резинометаллические элементы, представляющие собой скрепленные чередующиеся слои резины и металла, находят широкое применение в машиностроении. Малая сжимаемость и хорошая сдвиговая деформативность резины, обеспечивающие анизотропию жесткостных свойств таких элементов, наряду с другими преимуществами (например, возможность работы без смазки, при запыленности), обуславливают их использование в качестве подшипников, компенсаторов, элементов передач и др.

В [1] развита общая теория тонкослойных резинометаллических элементов, сводящая отыскание основного медленноменяющегося напряженно-деформированного состояния элемента к решению двумерной задачи Дирихле для уравнения Гельмгольца, что для сжатия плоских элементов совпало с результатом [2]. Предложенная в [1] теория позволяет рассматривать различные формы резинометаллических элементов (плоские, цилиндрические, сферические) и ниже применяется к определению жесткости тонкослойного конического элемента, находящегося под действием всех составляющих главного вектора и главного момента сил.

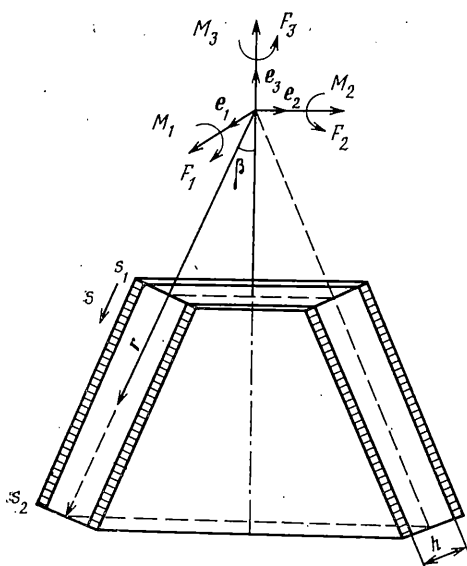
1. Для малосжимаемой резины задача Дирихле для уравнения Гельмгольца имеет вид [1]:

$$\begin{aligned} a^{\mu\nu} \nabla_{\mu} \nabla_{\nu} \theta - 6\rho^2 h^{-2} \theta &= -6\rho^2 h^{-3} [U_n + c_{\alpha\gamma} (r \cdot r^{\gamma}) \Omega^{(\alpha)}] \\ \theta|_g &= 0, \quad \rho^2 = 2G / (K - 2/3G) \approx 2G / K \ll 1 \end{aligned} \quad (1.1)$$

где $a^{\mu\nu}$, $c_{\alpha\gamma}$ — компоненты метрического и дискриминантного тензоров на срединной поверхности тонкого резинового слоя постоянной толщиной h ,

V_i — ковариантная производная, r — проекция радиус-вектора произвольной материальной точки на срединную поверхность, U_n — нормальная составляющая вектора жесткого перемещения, $\Omega^{(\alpha)}$ — компоненты вектора поворота, g — граничный контур.

В качестве разрешающей функции принято относительное изменение объема θ , которое в предположении малой толщины слоя является функцией лишь криволинейных координат $\alpha^{(1)}$, $\alpha^{(2)}$ на срединной поверхности слоя: $\theta = \theta(\alpha^{(1)}, \alpha^{(2)})$. Определив функцию θ из (1.1), можно подсчитать перемещения, компоненты тензоров деформаций, напряжений и найти главный вектор и главный момент напряжений, действующих на лицевых поверхностях резинометаллического элемента по формулам (S — площадь срединной по-



верхности элемента):

$$\mathbf{F} = \int_S (\sigma^{\alpha 3} \mathbf{r}_\alpha + \sigma^{33} \mathbf{n}) dS \quad (1.2)$$

$$\mathbf{M} = \int_S (\mathbf{r} + \frac{1}{2} h \mathbf{n}) \times (\sigma^{\alpha 3} \mathbf{r}_\alpha + \sigma^{33} \mathbf{n}) dS$$

2. Рассмотрим однослойный конический элемент (фигура), используя в качестве криволинейных ортогональных координат расстояние вдоль образующей S и расстояние от срединной поверхности слоя ξ . Радиус-вектор произвольной точки срединной поверхности зададим составляющими по осям неподвижной системы координат с ортами $\mathbf{e}_1, \mathbf{e}_2, \mathbf{e}_3$ и началом в вершине конуса (β — угол конусности): $\mathbf{r} = s \sin \beta \cos \varphi \mathbf{e}_1 + s \sin \beta \sin \varphi \mathbf{e}_2 - s \cos \beta \mathbf{e}_3$. Составляющие векторов смещения и поворота записываются следующим образом:

$$U_n = \mathbf{U} \cdot \mathbf{n} = \cos \beta (U_1 \cos \varphi + U_2 \sin \varphi) + U_3 \sin \beta$$

$$\Omega^{(1)} = \mathbf{\Omega} \cdot \mathbf{r}^{(1)} = \sin \beta (\Omega_1 \cos \varphi + \Omega_2 \sin \varphi) - \Omega_3 \cos \beta$$

$$\Omega^{(2)} = \mathbf{\Omega} \cdot \mathbf{r}^{(2)} = (-\Omega_1 \sin \varphi + \Omega_2 \cos \varphi) / (s \sin \beta)$$

Здесь U_i, Ω_i ($i=1, 2, 3$) — компоненты жесткого смещения и поворота в прямоугольной декартовой системе координат.

Задача Дирихле (1.1) для конического слоя принимает вид

$$\frac{\partial^2 \theta}{\partial s^2} + \frac{1}{s} \frac{\partial \theta}{\partial s} + \frac{1}{s^2 \sin^2 \beta} \frac{\partial^2 \theta}{\partial \varphi^2} - 6\rho^2 h^{-2} \theta = -6\rho^2 h^{-3} [\cos \beta (U_1 \cos \varphi + U_2 \sin \varphi) + U_3 \sin \beta + s(\Omega_1 \sin \varphi - \Omega_2 \cos \varphi)], \quad \theta|_{s=s_1} = 0, \quad \theta|_{s=s_2} = 0 \quad (2.1)$$

Из правой части уравнения (2.1) и однородных граничных условий следует, что решение будет иметь следующую зависимость от φ :

$$\theta(s, \varphi) = \theta_0(s) + \theta_1(s) \cos \varphi + \theta_2(s) \sin \varphi$$

3. Симметричной деформации слоя отвечает осевое сжатие (растяжение) силой F_3 и кручение моментом M_3 (фиг. 1). Введем безразмерную координату $\xi = \sqrt{6}\rho s/h$ и запишем уравнение симметричного случая

$$\frac{d^2 \theta_0}{d\xi^2} + \frac{1}{\xi} \frac{d\theta_0}{d\xi} - \theta_0 = -\frac{U_3}{h} \sin \beta$$

$$\theta_0(\xi_1) = 0, \quad \theta_0(\xi_2) = 0$$

Решение этой задачи имеет вид $\theta_0 = U_3 \sin \beta [1 + AI_0(\xi) + BK_0(\xi)]/h$, где произвольные постоянные, определенные из граничных условий задачи, даются выражениями ($I_0(\xi), K_0(\xi)$ — модифицированные функции Бесселя первого и второго рода нулевого порядка от вещественного аргумента):

$$A = [K_0(\xi_1) - K_0(\xi_2)] / \Delta_0, \quad B = [I_0(\xi_2) - I_0(\xi_1)] / \Delta_0$$

$$\Delta_0 = I_0(\xi_1) K_0(\xi_2) - I_0(\xi_2) K_0(\xi_1)$$

$$\xi_1 = \sqrt{6}\rho s_1/h, \quad \xi_2 = \sqrt{6}\rho s_2/h$$

Подсчитав по найденному решению компоненты тензора напряжений [1], подставив их в (1.2) и проинтегрировав по площади срединной поверхности тонкого резинового слоя, получим соотношения, связывающие действующие силу и момент с компонентами жесткого перемещения U_3 и поворота Ω_3 : $F_3 = KSB_{33} U_3/h$, $M_3 = GJ_2 B_{66} \Omega_3/h$, где $S = \pi(s_2^2 - s_1^2) \sin \beta$ — площадь боковой поверхности конуса, $J_2^{1/2} = \pi(s_2^4 - s_1^4) \sin^3 \beta$ — момент инерции площади боковой поверхности относительно оси вращения, а коэффициенты жесткости имеют вид (интегрирование по ξ проводится в пределах от ξ_1 до ξ_2):

$$B_{33} = \sin^2 \beta + \frac{1}{2} \rho^2 \cos^2 \beta + 2 \sin^2 \beta \left\{ A \left[\xi_2 I_1(\xi_2) - \xi_1 I_1(\xi_1) + \right. \right.$$

$$\left. \left. + \rho \sqrt{3/2} \operatorname{ctg} \beta \int \xi I_1(\xi) d\xi \right] + B \left[\xi_2 K_1(\xi_2) - \xi_1 K_1(\xi_1) + \right. \right.$$

$$B_{66} = 1 + 4 \left(\frac{2}{3} \right)^{1/2} \rho \operatorname{ctg} \beta \left[\frac{\int \xi K_1(\xi) d\xi}{(\xi_2^2 - \xi_1^2)} + \rho \operatorname{ctg} \beta \frac{(\xi_2^3 - \xi_1^3)}{(\xi_2^4 - \xi_1^4)} + 3\rho^2 \operatorname{ctg}^2 \beta \frac{(\xi_1^2 + \xi_2^2)}{(\xi_2^2 - \xi_1^2)} \right] \quad (3.1)$$

Заметим, что коэффициент B_{66} не зависит от функции θ_0 .

Входящие в (3.1) интегралы от функций Бесселя могут быть выражены через функции Струве $L_0(x)$ и $L_1(x)$ [2] ($n=0,1$ и под Z_0 следует понимать любую из функций I_0, K_0):

$$\int_0^x Z_0(x) dx = x Z_0(x) + \frac{\pi x}{2} [Z_0(x) L_1(x) - Z_1(x) L_0(x)]$$

4. Обратносимметричная деформация элемента вызывается сдвигом силой F_1 , изгибом моментом M_2 или силой F_2 и моментом M_1 (фиг. 1). Оба случая сводятся к решению уравнений Бесселя, отличающихся правыми частями ($\theta = \{\theta_1, \theta_2\} T$ — вектор-столбец искомого решения):

$$\frac{d^2 \theta}{d\xi^2} + \frac{1}{\xi} \frac{d\theta}{d\xi} - \left(1 + \frac{\nu^2}{\xi^2} \right) \theta = - \frac{1}{h} \left[\cos \beta \begin{Bmatrix} U_1 \\ U_2 \end{Bmatrix} + \frac{\xi h}{\sqrt{6} \rho} \begin{Bmatrix} -\Omega_2 \\ \Omega_1 \end{Bmatrix} \right] \quad (4.1)$$

$\theta(\xi_1) = 0, \quad \theta(\xi_2) = 0, \quad \nu = 1/\sin \beta > 1$

Решение уравнения (4.1) выражается через модифицированные функции Бесселя первого и второго рода I_ν, K_ν , нецелого показателя ν .

Определив частное решение методом вариации произвольных постоянных, запишем общее решение в окончательном виде

$$\theta = \begin{Bmatrix} \theta_1 \\ \theta_2 \end{Bmatrix} = \frac{\cos \beta}{h} [I_\nu(\xi) (a_1 - g_1(\xi)) + K_\nu(\xi) (a_2 + f_1(\xi))] \begin{Bmatrix} U_1 \\ U_2 \end{Bmatrix} + \frac{1}{\rho \sqrt{6}} [I_\nu(\xi) (d_1 - g_2(\xi)) + K_\nu(\xi) (d_2 + f_2(\xi))] \begin{Bmatrix} -\Omega_2 \\ \Omega_1 \end{Bmatrix} \quad (4.2)$$

Произвольные постоянные a_i, d_i определяются из граничных условий задачи по формулам

$$\begin{aligned} a_1 &= [K_\nu(\xi_1) K_\nu(\xi_2) (f_1^{(2)} - f_2^{(2)}) + I_\nu(\xi_1) K_\nu(\xi_2) g_1^{(1)} - I_\nu(\xi_2) K_\nu(\xi_1) g_1^{(2)}] / \Delta \\ a_2 &= [I_\nu(\xi_1) I_\nu(\xi_2) (g_1^{(2)} - g_2^{(1)}) - I_\nu(\xi_1) K_\nu(\xi_2) f_1^{(2)} + I_\nu(\xi_2) K_\nu(\xi_1) f_1^{(1)}] / \Delta \\ d_1 &= [K_\nu(\xi_1) K_\nu(\xi_2) (f_2^{(2)} - f_2^{(1)}) + I_\nu(\xi_1) K_\nu(\xi_2) g_2^{(1)} - I_\nu(\xi_2) K_\nu(\xi_1) g_2^{(2)}] / \Delta \\ d_2 &= [I_\nu(\xi_1) I_\nu(\xi_2) (g_2^{(2)} - g_2^{(1)}) - I_\nu(\xi_1) K_\nu(\xi_2) f_2^{(2)} + I_\nu(\xi_2) K_\nu(\xi_1) f_2^{(1)}] / \Delta \\ \Delta &= I_\nu(\xi_1) K_\nu(\xi_2) - I_\nu(\xi_2) K_\nu(\xi_1) \\ f_1(\xi) &= \int \xi I_\nu(\xi) d\xi, \quad f_2(\xi) = \int \xi^2 I_\nu(\xi) d\xi \\ g_1(\xi) &= \int \xi K_\nu(\xi) d\xi, \quad g_2(\xi) = \int \xi^2 K_\nu(\xi) d\xi \\ f_i^{(j)} &= f_i(\xi_j), \quad g_i^{(j)} = g_i(\xi_j) \quad (i, j=1, 2) \end{aligned}$$

Интегралы здесь могут быть взяты по формулам [2]:

$$\begin{aligned} \int x^\lambda I_\nu(x) dx &= \exp(-1/2 i \pi \lambda) [(\lambda + \nu - 1) x I_\nu(x) s_{\lambda-1, \nu-1} [x \exp(-1/2 i \pi)] + \\ &\quad + i x I_{\nu-1}(x) s_{\lambda, \nu} [x \exp(1/2 i \pi)]] \\ \int x^\lambda K_\nu(x) dx &= \exp(-1/2 i \pi \lambda) (\lambda + \nu - 1) x K_\nu(x) s_{\lambda-1, \nu-1} [x \exp(1/2 i \pi)] + \\ &\quad + \exp[-1/2 i (\lambda + 1) \pi] x K_{\nu-1}(x) s_{\lambda, \nu} [x \exp(1/2 i \pi)] \end{aligned}$$

Подсчитав по решению (4.2) составляющие внешней краевой нагрузки (1.2), получим в квадратурах выражения для коэффициентов жесткости, точные в рамках построенной в [1] линейной теории (интегриро-

вание по ζ проводится в пределах от ζ_1 до ζ_2):

$$\begin{aligned}
 F_1 &= KS(B_{11}U_1/h - B_{12}\Omega_2), & F_2 &= KS(B_{11}U_2/h + B_{12}\Omega_1) \\
 M_2 &= KSh(-B_{21}U_1/h + B_{22}\Omega_2), & M_1 &= KSh(B_{21}U_2/h + B_{22}\Omega_1) \\
 B_{11} &= B_{11}^0 - (3/2)^{1/2} \rho^2 \cos^2 \beta (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)^{-1} \int [b_1(\zeta) + b_2(\zeta)] d\zeta \\
 B_{12} &= B_{21} = B_{12}^0 - 1/2 \cos \beta (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)^{-1} \int [b_3(\zeta) + b_4(\zeta)] d\zeta \\
 B_{22} &= B_{22}^0 - [2\sqrt{6} \rho (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)]^{-1} \int \zeta [b_3(\zeta) + b_4(\zeta)] d\zeta \\
 b_1(\zeta) &= (a_1 - g_1(\zeta)) [\operatorname{ctg} \beta - (2/3)^{1/2} \zeta / \rho] I_\nu(\zeta) \\
 b_2(\zeta) &= (a_2 + f_1(\zeta)) [\operatorname{ctg} \beta - (2/3)^{1/2} \zeta / \rho] K_\nu(\zeta) \\
 b_3(\zeta) &= (d_1 - g_2(\zeta)) [\operatorname{ctg} \beta - (2/3)^{1/2} \zeta / \rho] I_\nu(\zeta) \\
 b_4(\zeta) &= (d_2 + f_2(\zeta)) [\operatorname{ctg} \beta - (2/3)^{1/2} \zeta / \rho] K_\nu(\zeta) \\
 B_{11}^0 &= 1/4 \rho^2 (1 + \sin^2 \beta), & B_{12}^0 &= \rho \cos \beta (\zeta_2^3 - \zeta_1^3) [6\sqrt{6} (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)]^{-1} - 1/4 \rho^2 \sin \beta \\
 B_{22}^0 &= 1/16 \rho^2 (1 + \sin^2 \beta) - \rho \sin \beta \cos \beta (\zeta_2^3 - \zeta_1^3) [6\sqrt{6} (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)]^{-1} + \\
 &+ 1/48 \cos^2 \beta (\zeta_1^2 + \zeta_2^2)
 \end{aligned}
 \tag{4.3}$$

В предельном случае, когда угол $\beta = \pi/2$ и $\nu = 1$ из формул (3.1) и (4.3) получаются приведенные в [1] коэффициенты жесткости кольцевого плоского резинометаллического элемента.

5. Вычисление функций Бесселя нецелого порядка и интегралов от них при помощи рядов является достаточно трудоемким процессом. Привлекая выражение для энергии деформации из [3] и задаваясь степенными приближениями для искомой функции θ , удовлетворяющими однородным граничным условиям, можно вариационным путем построить простые приближенные выражения для коэффициентов жесткости.

Принимая одноконстантное приближение для функции $\theta_0 = a(s-s_1)(s-s_2)$, получаем формулу для коэффициента жесткости в случае сжатия конического элемента

$$B_{33} = 1/2 \rho^2 \cos^2 \beta - 1/12 \sin^2 \beta (\zeta_2 - \zeta_1)^2 [1 + 1/10 (\zeta_2 - \zeta_1)^2]^{-1} [1 - \sqrt{6} \rho \operatorname{ctg} \beta / (\zeta_1 + \zeta_2)] \tag{5.1}$$

При двухконстантном приближении искомой функции $\theta_0 = a_1(s-s_1)(s-s_2) + a_2(s-s_1)^2(s-s_2)^2$ жесткость определяется по формуле

$$\begin{aligned}
 B_{33} &= 1/2 \rho^2 \cos \beta + \sin^2 \beta (\zeta_2 - \zeta_1)^2 [1 - \sqrt{6} \rho \operatorname{ctg} \beta / (\zeta_1 + \zeta_2)] [1 - 1/90 (\zeta_2 - \zeta_1)^2] / \Delta_2 \\
 \Delta_2 &= 12 + 1/3 (\zeta_2 - \zeta_1)^2 + 1/84 (\zeta_2 - \zeta_1)^4
 \end{aligned}$$

В обратносимметричном случае при одноконстантном приближении функции θ получаем следующие приближенные выражения для коэффициентов жесткости

$$\begin{aligned}
 B_{11} &= B_{11}^0 + 1/24 \cos^2 \beta (\zeta_2 - \zeta_1) [1 - \sqrt{6} \rho \operatorname{ctg} \beta / (\zeta_1 + \zeta_2)] / \Delta_1 \\
 B_{12} &= B_{21} = B_{12}^0 + \cos \beta (\zeta_2 - \zeta_1)^2 [1 - \sqrt{6} \rho \operatorname{ctg} \beta / (\zeta_1 + \zeta_2)] (\zeta_1 + \zeta_2 + \\
 &+ 2(\zeta_2^3 - \zeta_1^3) / (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)) / (120\sqrt{6} \rho \Delta_1) \\
 B_{22} &= B_{22}^0 + (\zeta_2 - \zeta_1)^2 [\zeta_1 + \zeta_2 + 2(\zeta_2^3 - \zeta_1^3) / (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)] \times \\
 &\times [\zeta_1 + \zeta_2 + 2(\zeta_2^3 - \zeta_1^3) / (\zeta_2^2 - \zeta_1^2) - 5\rho (3/2)^{1/2} \operatorname{ctg} \beta] / (3600\rho^2 \Delta_1) \\
 \Delta_1 &= 1 + 1/10 (\zeta_2 - \zeta_1)^2 + 1/2 [\zeta_1^2 + \zeta_2^2 - 8\zeta_1 \zeta_2 + \\
 &+ 12 \ln (\zeta_2 / \zeta_1) \zeta_1^2 \zeta_2^2 / (\zeta_2^2 - \zeta_1^2)] \sin^{-2} \beta (\zeta_2 - \zeta_1)^{-2}
 \end{aligned}
 \tag{5.2}$$

Из полученных выражений для коэффициентов жесткости видно, что их величина характеризуется двумя безразмерными совмещенными параметрами ζ_1, ζ_2 включающими в себя как тонкостенность слоя s/h , так и показатель сжимаемости резины ρ .

Ниже приводятся значения коэффициентов жесткости однослойного конического тонкого элемента при $\beta = 47^\circ$, $\zeta_1 = 2,29$, $\zeta_2 = 3,85$, $\nu = 1,36$, $\rho^2 = 1,40 \cdot 10^{-3}$ (первые две строки).

B_{11}	B_{12}	B_{22}	B_{33}	B_{36}
0,0358	2,0334	116,43	0,0873	1,0232
0,0357	2,0292	116,07	0,0871	1,0232
$0,536 \cdot 10^{-3}$	$0,268 \cdot 10^{-3}$	38,403	0,0967	1,0

Точные значения жесткостей (первая строка) вычислялись с использованием ЭВМ. Приближенные величины коэффициентов, подсчитанные

по формулам (5.1), (5.2) (вторая) в данном примере хорошо согласуются с точными. Здесь же жесткость конического элемента сопоставляется с жесткостью кольцевого плоского элемента тех же размеров (третья строка). Для соответствующего сферического элемента [3] жесткость на сжатие практически совпала с жесткостью конического: $B_{33}=0,0872$. Пример и проведенные вычисления показали, что для определения жесткостей при средних встречающихся на практике значениях совмещенных параметров ξ_1 и $\xi_2 (\leq 10)$ с достаточной степенью точности можно ограничиться формулами одноконстантного приближения.

ЛИТЕРАТУРА

1. Черных К. Ф., Миллякова Л. В. Тонкие резинометаллические элементы.— Вест. ЛГУ, 1981, № 19, вып. 4, с. 88–96.
2. Черных К. Ф., Миллякова Л. В. Вариационный подход к расчету тонких резинометаллических элементов.— В кн.: Механика деформируемого твердого тела. Тула: Политехи. ин-т, 1983, с. 151–156.
3. Прудников А. П., Брычков Ю. А., Маричев О. И. Интегралы и ряды. Специальные функции. М., 1983, 750 с.

Ленинград

Поступила в редакцию
18.II.1985