АСИМПТОТИЧЕСКОЕ РЕШЕНИЕ ЗАДАЧИ О ГАЗОВОЙ СМАЗКЕ

А. Ф. Федечев

Самарский государственный университет, fedechev2010@vandex.ru.

В работе [1] получено обобщенное уравнение Рейнольдса для определения давления внутри смазочного слоя газового подшипника скольжения и построено второе приближение в асимптотическом разложении решения. В данной работе найдено третье приближение для бесконечного радиального подшипника и проведена оценка влияния этого приближения на асимптотическое разложение.

Обобщенное нелинейное уравнение Рейнольдса в безразмерных переменных имеет вид:

$$C_{1}h\Phi'' + C_{2}h'\Phi' + C_{3}h''\Phi = 12\Lambda_{\bullet}\sqrt{\Phi'}, \qquad (1)$$

где
$$\Phi' = \frac{d\Phi}{dx}, \quad C_1 = 1 + \frac{(X+1)(4X+5)}{4(4X^2+7X+4)} \text{Re} \Lambda, \quad \Lambda_{\bullet} = \frac{5(X+1)^3(X+2)}{8(4X^2+7X+4)} \left[1 - \frac{\alpha}{6(X+1)} \right] \Lambda,$$

 $\Lambda = \frac{\mu UR}{\delta^2 P_0}$ -число Гаррисона, $\alpha = \frac{(\gamma - 1)U^2 \operatorname{Pr}}{\gamma T_0}$ - фактор диссипации, $\gamma = \frac{c_p}{c_v}$, $\operatorname{Pr} = \frac{\mu \cdot c_p}{\lambda}$ -

число Прандля, $\operatorname{Re} = \frac{U\rho\delta^2}{\mu R}$, $X = \frac{T_1}{T_0}$ -температурный фактор, $h = 1 + \varepsilon \cos(x)$,

 $C_2 = C_1 - 2$, $C_3 = -2$, Re-приведенное число Рейнольдса, ε -относительная толщина слоя смазки, μ -вязкость, R – радиус шипа, δ – толщина слоя смазки, U – линейная скорость, λ – .коэффициент теплопроводности.

Дополнительным условием является условие периодичности решения: $\Phi(x + 2\pi) = \Phi(x)$.

С целью линеаризации уравнения (1), решение строится в форме разложения по малому эксцентриситету Е

$$\Phi = 1 + \varepsilon \Phi_1 + \varepsilon^2 \Phi_2 + \varepsilon^3 \Phi_3 + \dots$$
 (2).

Для определения Φ_1, Φ_2, Φ_3 получаем систему уравнений

$$C_1 \Phi_1'' - Q \cdot \Phi_1' = C_3 \cos(x), \tag{3}$$

$$C_{1}\Phi_{2}^{"} - Q \cdot \Phi_{2}^{'} = -C_{1}\cos(x)\Phi_{1}^{"} + C_{2}\sin(x)\Phi_{1}^{'} + C_{3}\cos(x)\Phi_{1} - 0,5Q \cdot \Phi_{1}\Phi_{1}^{'}, \qquad (4)$$

$$C_{1}\Phi_{3}^{\prime\prime} - Q \cdot \Phi_{3}^{\prime} = -C_{1}\cos(x)\Phi_{2}^{\prime\prime} + C_{2}\sin(x)\Phi_{2}^{\prime} + C_{3}\cos(x)\Phi_{2} - 0,5Q \cdot \left[\left(\Phi_{1}\Phi_{2}\right)^{\prime} - 3\Phi_{1}^{2}\Phi_{1}^{\prime}\right].$$
 (5)
Решение уравнения (3) имеет вил:

ешение уравнения (3) имеет вид:

$$\Phi_1 = a\sin(x) + b\cos(x), \tag{6}$$

где $a = -\frac{C_1 Q}{C_1^2 + Q^2}, \quad b = -\frac{C_1 C_3}{C_1^2 + Q^2}.$

По аналогии строим аналитическое решение для уравнения (4)

$$\Phi_2 = \alpha \sin(2x) + \beta \cos(2x). \tag{7}$$

Здесь
$$\alpha = -\frac{4C_1A + 2Q \cdot B}{4(4C_1^2 + Q)}, \quad \beta - \frac{4C_1B + 2Q \cdot A}{4(4C_1^2 + Q)}, \quad A = 0.5[a(C_1 + C_2 + C_3) + 0.5Q(b^2 - a^2)],$$

 $B = 0.5[b(C_1 + C_2 + C_3) - Qa].$

Подставляя решения (6),(7) в уравнение (5), получаем линейное обыкновенное дифференциальное уравнение

$$C_{1}\Phi_{3}^{\prime\prime} - Q \cdot \Phi_{3}^{\prime} = A_{1}\cos(x)\sin(2x) + A_{2}\cos(x)\cos(2x) + A_{3}\sin(x)\cos(2x) + A_{4}\sin(x)\sin(2x),$$

где

$$A_{1} = (4C_{1} + C_{3})\alpha + 0.5 * Q(2b\beta - a\alpha),$$

$$A_{2} = (4C_{1} + C_{3})\beta - 0.5 * Q(2b\alpha - a\beta) + 3Q(3ab^{2} - a^{3})/16,$$

$$A_{3} = 2C_{2}\alpha + 0.5 * Q(b\beta - 2a\alpha) + 3Q(3a^{2}b - 0.5b^{3})/16,$$

$$A_{4} = -2C_{2}\beta + 0.5 * Q(b\alpha + 2a\beta), A_{5} = 3Q(a^{3} - ab^{2})/16, A_{6} = 3Q(a^{2}b - b^{3})/16.$$

После преобразования произведений тригонометрических функций в сумму, правая часть уравнения упрощается

$$C_1 \Phi_3'' - Q \cdot \Phi_3' = B_1 \cos(x) + B_2 \sin(x) + B_3 \cos(3x) + B_4 \sin(3x),$$

и решение принимает вид

 $\Phi_3 = E_1 \cos(x) + E_2 \sin(x) + E_3 \cos(3x) + E_4 \sin(3x),$

The

$$B_1 = 0.5(A_2 + A_4) + A_5, B_2 = 0.5(A_1 - A_3) + A_6, B_3 = 0.5(A_2 - A_4), B_1 = 0.5(A_2 + A_4) + A_5,$$

 $B_4 = 0.5(A_1 + A_3), E_1 = \frac{(QB_2 - C_1B_1)}{C_1^2 + Q^2}, E_2 = -\frac{(QB_1 + C_1B_2)}{C_1^2 + Q^2},$
 $E_3 = \frac{(QB_4 - 3C_1B_3)}{3(9C_1^2 + Q^2)}, E_4 = -\frac{(QB_3 + 3C_1B_4)}{3(9C_1^2 + Q^2)}.$

Учитывая, что в качестве искомой переменной было принято выражение $\Phi(x) = P^2(x)h^2(x)$, давление в точке с координатой x выражается так

$$P = \sqrt{1 + \varepsilon \Phi_1 + \varepsilon^2 \Phi_2 + \varepsilon^3 \Phi_3} / h.$$

Пример расчета для радиального подшипника был произведен для характерных размеров взятых из работы [1] $R = 8 \, cm$, $h = 24 \, m \kappa m$, число оборотов ротора равно 1,6129 · 10⁴ об / мин.. Безразмерные параметры, характеризующие течение в смазочном слое, для выбранного случая таковы:

 $\operatorname{Re} = 3,47831 \cdot 10^{-2} \,, \quad \alpha = 3,32563 \cdot 10^{-3} \,, \quad \Lambda = 1,6732177 \,\,, \quad \operatorname{Pr} = 0,7 \,, \quad \gamma = 1,4 \,,$ X = 3, $\varepsilon = 0.2$. Р ΔP 1.2 2e-06 1.1 n 1 -2e-06 0.9 -4e-06 з Х

Рис.1. Распределение давления в окружном направлении.



Рис.2. Распределение разности давлений от второго и третьего приближений.

Кривая на рис.2 показывает, что для практических случаев достаточно ограничиться определением двух первых приближений в разложении (2).

ЛИТЕРАТУРА

1. Турчак Л.И., Шидловский В.П. Теоретическое и численное исследование процессов газовой смазки на основе уравнений аэродинамики // Изв. РАН. МЖГ. 2001. Nº 5. C. 24-34.