

О.А. Торопова

УРАВНЕНИЯ НЕЛИНЕЙНО-УПРУГОГО НЕФТЕПОДЪЕМНИКА С ПЕРЕМЕННОЙ ВДОЛЬ ОБРАЗУЮЩЕЙ ТОЛЩИНОЙ СТЕНКИ

В [1] получены нелинейные уравнения, описывающие напряженно деформированное состояние глубоководного нефтеподъемника, находящегося под действием внутреннего потока гидросмеси и внешнего потока окружающей жидкости. При этом материал стенок трубопровода считался нелинейно-упругим, а толщина стенки – переменной вдоль образующей.

В настоящей статье обсуждаются возможные варианты следствий из предлагаемых в ней новых уравнений. Выбираем в качестве независимой переменной вертикальную координату $x_2 = x$ и введем для (12), (13) следующие безразмерные переменные и параметры:

$$\begin{aligned} x^0 &= x/H, \quad T^0 = T/w_0H, \quad N^0 = N/\mu w_0H, \quad k^0 = kHJ, \quad \Phi^0 = \Phi H, \\ u^0 &= u/H, \quad v_c^0 = v_c/v_0 \quad (v_0 = 1\text{м/с}), \quad v_{f0}^0 = v_{f0}/v_0, \quad \mu = (E_0I_0/w_0H^3)^{1/2}, \\ \Theta_1 &= \Theta_1(x)D/D_0, \quad \Theta_2 = \Theta_2(x) = d/d_0, \quad c = D_0/d_0 > 1, \quad \gamma_1 = 1/(1 - c^{-2}), \\ \gamma_2 &= 1/(c^2 - 1), \quad \gamma_3 = 1/(1 + c^{-2}), \quad \gamma_4 = 1/(1 + c^2), \quad \gamma_5 = \gamma_1(1 - \rho_w/\rho_t), \quad \gamma_6 = \gamma_2(1 - \rho_f/\rho_t), \\ \gamma_7 &= (\rho_f v^2/\rho_t gH)\gamma_2, \quad \gamma_8 = (\rho_w v^2/\rho_t gH)\gamma_1, \quad \gamma_9 = (2c_n \rho_w v^2/g\rho_t \pi D_0)\gamma_1, \quad \gamma_{10} = 2\rho_t gH^2/E_0D_0, \\ a_1 &= \gamma_1\Theta_1^2 - \gamma_2\Theta_2^2, \quad a_2 = 1/(\gamma_1\Theta_1^2 - \gamma_2\Theta_2^2)(\gamma_3\Theta_1^2 - \gamma_4\Theta_2^2), \quad a_3 = \gamma_5\Theta_1^2 - \gamma_6\Theta_2^2, \\ a_4 &= \gamma_7 a_2/\Theta_2^2, \quad a_5 = \gamma_8\Theta_1^2 a_2, \quad a_6 = \gamma_9\Theta_1, \quad \sigma_0^0 = 2\sigma_0 H/E_0D_0, \\ \rho^0 &= (2/D_0)\rho \quad (\Theta_2/c \leq \rho^0 \leq \Theta_1), \quad \sigma_i^0 = \sigma_t^0 + \sigma_b^0, \quad \sigma_t^0 = \gamma_{10}T^0/a_1, \quad \Psi(k^0) = (\partial\Phi^0/\partial k^0)^{-1}. \end{aligned} \quad (1)$$

Здесь $w_0 = 0.25\pi\rho_t(D_0^2 - d_0^2)g$ – погонный вес трубопровода в нижнем граничном сечении ($\Theta_j(0) \equiv 1, j = 1, 2$), v_{f0} – скорость потока гидросмеси при $x^0 = 0$. После подстановки (1) в [1, (12) и (13)] и проведения необходимых преобразований (опуская здесь и в дальнейшем верхний индекс ноль в обозначениях безразмерных величин), рассматриваемая задача сформулируется окончательно в виде:

$$\begin{cases} y' = f(x, y, z; \mu), \quad \mu z' = p(x, y)q(z) + r(x, y, z, \mu), \\ \Gamma_0(Y(0)) = 0, \quad \Gamma_1(Y(1)) = 0, \quad Y = \{y, z\}^t, \end{cases} \quad (2)$$

где $y = \{T, \varphi, u\}^t$ ($\{\dots\}^t$ – операция транспонирования), $z = \{N, K\}^t$,

$$f = \{a_1 + \mu a_2 k N / \cos \varphi, \quad a_2 k / \cos \varphi, \quad -\text{tg } \varphi\}^t, \quad P = \{P_{ij}\} : P_{11} = -P_1,$$

$$\begin{aligned}
P_{22} &= -1, P_{12} = P_{21} = 0, P_1 = (a_2 T - a_4 v_{f0}^2 - a_5 v_c^2 \sin^2 \varphi) / \cos \varphi, \\
q(z) &= \{k, \Psi(k)N\}^t, r = \{r_1, r_2\}^t, r_1 = -a_3 \operatorname{tg} \varphi + a_6 v_c |v_c \cos \varphi|, \\
r_2 &= -\mu(\partial\Phi/\partial J)(\partial J/\partial x)(\Psi(k)/\cos \varphi); \\
\Gamma_0 : |R^5 &\rightarrow |R^2, \Gamma_1 : |R^5 \rightarrow |R^3, ()' = d()/dx.
\end{aligned}$$

Из системы (2) можно получить ряд нижеприведенных следствий. Уравнения нелинейно-упругого нефтеподъемника с постоянной толщиной стенки имеют вид

$$\begin{aligned}
\Theta_1(x) &= \Theta_2(x) \equiv 1, v_{f0} = v_f = \operatorname{const}, \\
a_i(x) &= \operatorname{const} (i = 1, \dots, 6), J(x) \equiv 1.
\end{aligned}$$

Пусть, например, диаграмма деформирования материала стенок нефтеподъемника аппроксимируется полиномом третьего порядка $\sigma_b = E_0 \varepsilon - E_1 \varepsilon^3$. После подстановки зависимости в выражение [1, (11)] для изгибающего момента и проведения необходимых преобразований, определяем

$$\Phi(k) = k - k^3/3k_*^2, \quad (3)$$

где $k_* = 2/3((3E_0/E_1)(H/D))^{1/2}$ – наименьшее значение $k = k(x)$, для которого $d\Phi/dk = 0$. Получаем искомое выражение для функции $\Psi(k)$, входящей в (2), в виде

$$\Psi(k) = 1/(1 - (k/k_*)^2), \quad k < k_*. \quad (4)$$

Аналогичным образом можно получить значения функции $\Psi(k)$ для любого другого аналитического типа зависимости $\sigma_b = \sigma_b(\varepsilon)$.

Считая известными параметры $D_0, d_0, c_n, \rho_t, \rho_f, \rho_w, T_1, H$, профиль скорости подводных течений $v_c = v_c(x)$, $0 \leq x \leq 1$, вид диаграммы деформирования, например, в форме кубической параболы (3) с известными значениями параметров E_0, E_1 , основной задачей является определение из решения (2) характеристик НДС нефтеподъемника, исходя из условия сохранения его прочности:

$$\sigma_* \leq \sigma_R, \quad (5)$$

где σ_R – известное расчетное сопротивление материала стенок нефтеподъемника, $\sigma_* = \max_{x,\rho} \sigma_i$. С этой целью для любого фиксированного сечения x необходимо определить значения:

$$\sigma_i = \sigma_i(\rho; x) = k\rho - (k^3/3k_*^2)\rho^3 + \gamma_{10}T(x), \quad \rho_1 \leq \rho \leq 1, \quad \rho_1 = d_0/D_0 \quad (6)$$

и найти $\sigma_* = \max_{\rho, x} \sigma(\rho; x)$.

Получим также уравнения линейно-упругого нефтеподъемника с переменной толщиной стенки:

$$\Phi(k) = k, \quad \Psi(k) = 1, \quad q(z) = z^* = \{k, N\}^t.$$

Уравнения линейно-упругого нефтеподъемника с постоянной толщиной стенки сформулируем следующим образом [2, 3]:

$$\Phi(k) = k, \quad \Psi(k) = 1, \quad q(z) = z^* = \{k, N\}^t, \quad \Theta_1(x) = \Theta_2(x) \equiv 1,$$

$$v_{f0} = v_f = \text{const}, \quad a_i(x) = \text{const}, \quad (i = 1, \dots, 6), \quad J(x) \equiv 1.$$

Отличительной особенностью системы (2) является наличие малого параметра μ при старшей производной от зависимой переменной, так как для глубоководных трубопроводов (то есть при $H \geq 1000$ м) значение $\mu \sim 10^{-4} \div 10^{-3}$. Таким образом, сформулированные в этой статье модельные уравнения, описывающие статические характеристики глубоководного нефтеподъемника в вертикальной плоскости стационарного потока подводных течений, относятся к классу нелинейных сингулярно возмущенных дифференциальных систем. Тем самым возникает необходимость в асимптотическом анализе сформулированных выше уравнений, который позволит выявить особенности поведения искомого решения.

БИБЛИОГРАФИЧЕСКИЙ СПИСОК

1. *Торопова О.А.* Формулировка уравнений равновесия для нелинейно-упругого нефтеподъемника // Математика. Механика: сб. науч. тр. Саратов, 2010. Вып. 12. С. 189–192.
2. *Торопова О.А.* Метод параметризации граничных условий в нелинейных краевых задачах прикладной механики // Математические методы в технике и технологиях ММТТ-20: сб. тр. XX Междунар. конф. Ярославль, 2007.
3. *Торопова О.А.* Применение метода пограничных функций в задачах расчета статических характеристик глубоководных нефтеподъемников // Актуальные проблемы теории управления и прикладного системного анализа: материалы Всерос. науч. конф. Саратов, 2006.