

1. Мухомов В. В. и др. Основы теории колебаний.—М.: Наука, 1988.—391 с.
2. Хаслер М. Ж. Электрические схемы с хаотическим поведением//ТИИЭР.—1985.—Т. 75.—С. 40—54.
3. Сибирь Э. М. Цепи, сигнал, системы.—М.: Мир, 1988.—Т. 1.—336 с.
4. Авелян М. П. О моделировании вольт-амперных характеристик гуппелевых диодов//Изв. АН АрмССР. Сер. ТН.—1989.—Т. 12 № 2.—С. 92—95.
5. Левинц С. Геометрическая теория дифференциальных уравнений.—М.: Физматгиз, 1961.—387 с.

ЭШ АИ Армения

29. IV. 1990

Изв. АН Армения (сер. ТН), т. XLIV, № 5—6, 1991, с. 259—263.

ГИДРАВЛИКА

УДК 532.517.3

А. А. САРУХАНИЯН

НЕСТАЦИОНАРНОЕ ЛАМИНАРНОЕ ДВИЖЕНИЕ ВЯЗКО-ПЛАСТИЧНОЙ ЖИДКОСТИ В КРУГЛОЙ ЦИЛИНДРИЧЕСКОЙ ТРУБЕ

Приводится теоретическое исследование структуры нестационарного движения вязкопластичной среды при нестационарном движении вязкопластичной жидкости в круглой цилиндрической трубе. Такое движение имеет место при течении вязкопластичных растворов, а также при движении нефти по трубопроводам при температурах, близких к застыванию. Задача сводится к решению уравнения Тейлора-Эдвардсона. Получено решение этого уравнения при произвольном несимметричном начальном распределении скоростей. Общее решение задачи представляется в виде суммы, членами которого являются комбинации полиномиальных функций.

Получено: 6 янв.

Մեր դիտման իրողական հաստատված է մածուցիկաբեր հեղուկի ընտանադրած շարժման անստացիոնարը, որը տեղի ունի կապույտի լուծույթները և նավթի շարժման ժամանակ հորի մոտավոր բերվում է հեղուկ-վիզոսիկ լավաանյալան ինտեգրման:

Իրողական է ստացված Էդվարդսոնի ինտեգրման արտադրյունը և կապույտան սիմետրիկ և անսիմետրիկ բաժանան ղեկավար մեղրի ընդհանուր լուծումը ստացվում է ստորոք տեսքով, որը անդամները հանդիսանում են հեղուկ ֆունկցիոնալ լամպոնադրմանը և որը Թայլոր-Էդվարդսոնի է ստացիոնար ընդհանուր ղեկավար ստացված լուծումներ:

Задача изучения нестационарного ламинарного движения вязкопластичной жидкости в круглой цилиндрической трубе имеет важное практическое значение, в частности, для расчета потерь напора, которые зависят от закона распределения скоростей по сечению трубы. Поэтому задача изучения нестационарного ламинарного движения сводится к определению закономерности изменения скоростей. Изучению этого вопроса посвящен ряд работ [1—7].

В [2] автор обобщает метод И. С. Громека и получает общее решение нестационарного ламинарного движения вязкопластичной жидкости в круглой трубе. Однако, при решении задачи автор рассматривает

решает дифференциальные уравнения движения и полученные решения на всю внутреннюю область трубы, что не соответствует физическому явлению. Дифференциальные уравнения движения справедливы лишь для вязко-пластичной области течения ($r_0 < r < R$).

В [4] автором получено решение задачи с учетом области определения дифференциальных уравнений движения. Однако изучен частный случай, когда по всей длине трубопровода действует постоянный перепад давления ($\frac{dp}{dx} = \text{const}$). Определенный практически и теоретический интерес представляет изучение задачи для общего случая, когда начальные и граничные условия имеют общий вид.

Рассмотрим нестационарное ламинарное движение вязко-пластичной жидкости в круглой цилиндрической трубе. Будем считать, что движение стабилизированное и осесимметричное, т. е. жидкость имеет скорость только в осевом направлении. При этом

$$U_r = U_\theta = 0, \quad \frac{\partial U_z}{\partial r} = 0 \quad (1)$$

и система дифференциальных уравнений движения вязко-пластичной жидкости будет [4]

$$\frac{\partial U}{\partial t} - \frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial x} + \nu \left(\frac{\partial^2 U}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial U}{\partial r} \right) = \frac{\tau}{r}, \quad (2)$$

$$\frac{\partial p}{\partial r} = 0, \quad \frac{\partial p}{\partial \theta} = 0 \quad \text{при } r_0 < r < R, \quad (3)$$

где r_0 — радиус ядра, определяемый из условия пластичности $r_0 = \frac{2l_0}{p}$, R — внутренний радиус трубы.

Из (2) и (3) следует, что $-\frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial x}$ зависит только от t :

$$-\frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial x} = f(t). \quad (4)$$

Для решения уравнения (2) начальные и граничные условия задаются в виде

$$U(R, t) = 0 \quad \text{при } t > 0, \quad (5)$$

$$\frac{\partial U(r_0, t)}{\partial r} = 0 \quad \text{при } t > 0, \quad (6)$$

$$U(r, 0) = \varphi(r) \quad \text{при } r_0 < r < R, \quad t = 0, \quad (7)$$

где $\varphi(r)$ — начальное распределение скоростей.

Такая постановка задачи соответствует структуре движения и физике явления. Введем новую переменную

$$U'(r, t) = U(r, t) - \varphi(r)$$

и тогда уравнение (2) примет вид

$$\frac{\partial v}{\partial t} = f(t) + v \left(\frac{\partial^2 v}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial v}{\partial r} \right) + v \varphi'(r) + \frac{v}{r} \psi'(r) - \frac{v_0}{r}. \quad (9)$$

Функцию $\psi(r)$ выбираем так, чтобы удовлетворялось условие

$$\varphi'(r) + \frac{1}{r} \psi'(r) - \frac{v_0}{r^2} = 0. \quad (10)$$

Граничные условия для функции $\psi(r)$ получаем из (5), (6) и (8):

$$\psi(R) = 0, \quad \frac{\partial \psi(r_0)}{\partial r} = 0. \quad (11)$$

Дважды интегрируя уравнение (10) и определяя постоянные интегрирования, получаем

$$\psi(r) = \frac{v_0}{r^2} \left(r - R - r_0 \ln \frac{r}{R} \right). \quad (12)$$

Для функции $v(z, t)$ получим краевую задачу — решить неоднородное уравнение

$$\frac{\partial v}{\partial t} = v \left(\frac{\partial^2 v}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial v}{\partial r} \right) + f(t) \quad (13)$$

при следующих граничных и начальных условиях:

$$v(R, t) = 0, \quad \frac{\partial v(r_0, t)}{\partial r} = 0 \quad \text{при } t > 0; \quad (14)$$

$$v(r, 0) = H(r) \quad \text{при } r_0 \leq r < R, \quad (15)$$

где $H(r) = \varphi(r) - \frac{v_0}{r}$.

Решение уравнения (13) с краевыми условиями (14) и (15) получим в виде суммы

$$v(r, t) = v_1(r, t) + v_2(r, t), \quad (16)$$

где $v_1(r, t)$ — решение задачи, учитывающее действие перепада давления, $v_2(r, t)$ — то же, учитывающее влияние стенок трубы и начальное распределение скоростей.

Функция, $v_1(r, t)$ является решением неоднородного уравнения

$$\frac{\partial v_1}{\partial t} = v \left(\frac{\partial^2 v_1}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial v_1}{\partial r} \right) + f(t) \quad (17)$$

при нулевых начальных и граничных условиях

$$v_1(R, t) = 0, \quad \frac{\partial v_1(r_0, t)}{\partial r} = 0 \quad \text{при } t > 0, \quad (18)$$

$$v_1(r, 0) = 0 \quad \text{при } r_0 < r < R \text{ и } t = 0, \quad (19)$$

а $v_2(r, t)$ – решением однородного уравнения

$$\frac{\partial v_2}{\partial t} = \left(\frac{\partial^2 v_2}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial v_2}{\partial r} \right) \quad (20)$$

при краевых условиях

$$v_2(R, t) = 0, \quad \frac{\partial v_2(r_0, t)}{\partial r} = 0 \quad \text{при } t > 0, \quad (21)$$

$$v_2(r, 0) = \Theta(r) \quad \text{при } r_0 \leq r < R \text{ и } t = 0. \quad (22)$$

Общее решение уравнения (20) с краевыми условиями (21) и (22) имеет вид [5, 6]

$$v_2(r, t) = \sum_{k=1}^{\infty} A_k e^{-\lambda_k^2 t} V_0(\lambda_k r), \quad (23)$$

где λ_k – собственные числа задачи, являющиеся корнями характеристического уравнения

$$J_0(\lambda_k R) Y_1(\lambda_k r_0) - J_1(\lambda_k r_0) Y_0(\lambda_k R) = 0; \quad (24)$$

$J_0(\lambda_k r)$, $J_1(\lambda_k r)$ – соответственно Бесселевы функции первого рода нулевого и первого порядка; $Y_0(\lambda_k r)$, $Y_1(\lambda_k r)$ – то же, второго рода нулевого и первого порядка; $V_0(\lambda_k r)$ – комбинация Бесселевых функций $V_0(\lambda_k r) = J_0(\lambda_k r) Y_0(\lambda_k R) - J_0(\lambda_k R) Y_0(\lambda_k r)$. A_k – некоторые постоянные коэффициенты, определяемые из начального условия

$$A_k = \frac{-\lambda_k^2}{2} \int_{r_0}^R r \Theta(r) V_0(\lambda_k r) dr. \quad (25)$$

Частное решение неоднородного уравнения (17) найдем в виде ряда Фурье-Бесселя по собственным функциям однородного уравнения

$$v_1(r, t) = \sum_{k=1}^{\infty} B_k(t) V_1(\lambda_k r) e^{-\lambda_k^2 t}. \quad (26)$$

Подставляя значение $v_1(r, t)$ из (26) в (17), для определения коэффициентов $B_k(t)$ получаем уравнение

$$\sum_{k=1}^{\infty} B_k(t) V_1(\lambda_k r) e^{-\lambda_k^2 t} = f(t). \quad (27)$$

Обе части равенства умножим на $r v_1(\lambda_m r)$ и, проинтегрируя от r_0 до R , получим

$$\frac{2B_k(t) e^{-\lambda_k^2 t}}{-\lambda_k^2} = \frac{2f(t)}{-\lambda_k^2}$$

откуда

$$B_k(t) = \pi \int_0^1 f(t) e^{-\lambda_k^2 t} dt. \quad (28)$$

Общее решение задачи с учетом (8) и (16) будет

$$U(r, t) = \frac{r_0}{r} \left(r - t - r_0 \ln \frac{r}{R} \right) + \sum_{k=1}^{\infty} (A_k + B_k) V_k(v_k r) e^{-\lambda_k^2 \nu t} \quad (29)$$

Таким образом, получена формула распределения скоростей по радиальному сечению трубы при нестационарном ламинарном движении вязко-упругой жидкости для общего случая. Общее решение позволяет получить формулы для частных случаев, подставляя при этом соответствующие начальные и граничные условия.

ЛИТЕРАТУРА

1. Агеев Е. Г., Исаев В. И. Гидроэрозионика в бурении — М., Недра, 1987. — 304 с.
2. Красильников Ю. И. Нестационарное движение вязкоупругой жидкости в круглой трубе // ИММ. — ИЭМ — Т. 20, № 5 — С. 655—660.
3. Галин Н. В. Нестационарное течение вязкоупругой среды в круглой трубе // ДАН СССР — 1954. — Т. 95, № 3. — С. 173—175.
4. Шварцман А. Х. Нестационарное движение вязкоупругой жидкости в цилиндрической трубе круглого поперечного сечения // ДАН СССР — 1954. — Т. 95, № 5. — С. 947—950.
5. Давид А. В. Теория теплопроводности. — М.: Наука, 1967. — 509 с.
6. Саргсян А. А. Нестационарное движение вязкоупругой жидкости в кольцевой цилиндрической трубе // ДАН АрмССР. Сер. ТН — 1990. — Т. 43, № 4. — С. 185—188.

ВрП

20. III. 1990

Изв. АН Армении (сер. ТН), — XIV, № 5—6, 1991, с. 263—268

ГИДРАВЛИКА

УДК 621.226

В. В. ОЛАНЕСЯН

ИССЛЕДОВАНИЕ ГИДРАВЛИЧЕСКОГО ЗАЩЕМЛЕНИЯ И ОБЛИТЕРАЦИИ В ЗОЛОТНИКАХ УПРАВЛЕНИЯ ПЛУНЖЕРНОГО ТИПА

Описаны причины заклинивания золотников дистанционного управления плунжерного типа. Приведены краткое описание экспериментального исследования этого явления и выбор на основании их результатов оптимальных параметров плунжерной пары для работоспособной конструкции золотника.

Ил. 4. Библиогр.: 2 назв.

Մանրագրում նկարագրված են ստանդարտիստի տիպի բաշխիչների լուծված պրոբլեմաները, նարարված են էքսպերիմենտի փորձարարական նկարագրումը, համառոտ նկարագրումը և դրա արդյունքները հիման վրա օպտիմալական կառուցվածքի պարամետրերի բնորոշումը:

Благодаря малой инерционности гидропривода гидросистемы отличаются высокой приемистостью и минимальным временем запазд-