

детельствует о несущественном влиянии вязкости жидкости (штриховая линия на фиг. 1 — характер изменения силы при колебаниях в воздухе).

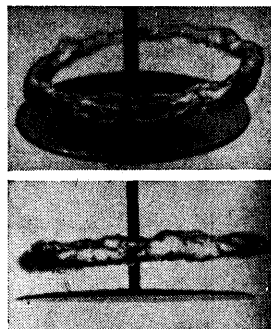
На графике фиг. 2 по оси ординат отложена безразмерная величина гидродинамической силы

$$K = \frac{1}{m^*} \left( \frac{P_n}{A\omega^2} - m_0 \right) \quad \left( m^* = \frac{8}{3} \rho R^3 \right)$$

а по оси абсцисс — безразмерная амплитуда колебаний  $a$ .

Эксперимент показал, что при малых относительных амплитудах, когда  $a < 0.07$ , измеренное значение гидродинамической силы совпадает с теоретическим значением и равно  $m^*A\omega^2$ , где присоединенная масса диска  $m^* \approx \frac{8}{3}\rho R^3$ . При дальнейшем увеличении амплитуды  $a$  гидродинамическая сила растет и при  $a = 0.33$  в два раза превышает теоретическую величину, рассчитанную по присоединенной массе диска  $m^*$ . При малых амплитудах фаза силы  $P_n$  близка к фазе ускорения. Возрастание  $K$  при амплитудах, больших  $a = 0.07$ , сопровождается увеличением сдвига фаз  $\epsilon$  между векторами силы и ускорения, как это можно заключить по фиг. 3, где представлены величины фазового сдвига  $\epsilon$  (в рад) между соответствующими максимумами гидродинамической силы  $P_n$  и перемещения  $h = A \sin \omega t$ , определенные по осциллограммам эксперимента, в зависимости от  $n \text{ сек}^{-1}$ .

Визуализация течения воздухом (фиг. 4) показала, что при больших амплитудах колебаний с кромок срысывается и остается за диском вихревое кольцо. Возвратное движение диска разрушает образовавшееся вихревое кольцо, которое разлетается радиально и исчезает, но зато за диском образуется новое вихревое кольцо. Разлет вихревого следа в виде кольца, по-видимому, вызывает диссипацию энергии, а его образование увеличивает кинетическую энергию и импульс жидкости. Этими причинами можно объяснить кажущееся увеличение присоединенной массы ( $K > 1$ ) и появление сдвига фаз  $\epsilon$ , что может быть истолковано как возникновение силы, находящейся в фазе со скоростью. Зарегистрированное вихревое течение в плоскости вертикального сечения по своей форме аналогично вихревому течению, возникающему за цилиндром в начале движения или за пластинкой при малых числах Рейнольдса [3, 4].



Фиг. 4

Поступило 27 III 1970

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Риман И. С., Крепс И. Л. Присоединение массы тел различной формы. Тр. ЦАГИ, 1947, № 635.
2. Федяевский К. К. Приближенное теоретическое определение присоединенных масс прямоугольных пластин. ПММ, 1952, т. 16, вып. 3.
3. Шлихтинг Г. Теория пограничного слоя. М. «Наука», 1969.
4. Taneda Sadatoshi Standing twin-vortices behind a thin flat plate normal to the flow. Repts Res. Inst. Appl. Mech., 1968, vol. 16, No. 54.

### О ПЕРЕМЕЩЕНИИ ГРАНИЦЫ РАЗДЕЛА ДВУХ НЕСМЕШИВАЮЩИХСЯ ЖИДКОСТЕЙ ВО ВРАЩАЮЩИХСЯ ПОРИСТЫХ СИСТЕМАХ

В. А. КАРПЫЧЕВ

(Москва)

В работе исследуется перемещение границы раздела двух несмешивающихся жидкостей, движущихся в поле центробежных сил при условии, что вращение системы перманентно, а фильтрация подчиняется линейному закону. Различие жидкостей по физическим свойствам (вязкости и плотности) при этом учитывается.

1. Ниже рассматривается фильтрация двух несмешивающихся жидкостей в малом пористом пласте цилиндрической формы радиуса  $r_0$ . Пласт вращается с постоянной угловой скоростью  $\omega$ . Среда, слагающая пласт, считается однородной по пористости  $m$  ( $0 < m < 1$ ) и проницаемости  $k$ . Предполагается, что фильтрация следу-

ет линейному закону. В центре пласта находится совершенная скважина, через которую нагнетается жидкость с вязкостью  $\mu_1$  и плотностью  $\rho_1$ ; соответствующие величины для вытесняемой жидкости обозначим через  $\mu_2$  и  $\rho_2$ .

Пренебрегая начальным участком разгона, а также силой, возникающей вследствие поворотного ускорения (ввиду малости скоростей фильтрации) для зон нагнетания ( $i = 1$ ) и вытеснения ( $i = 2$ ) будем иметь [1]

$$v_i = - \frac{k}{\mu_i} \left( \frac{\partial p_i}{\partial r} - \rho_i \omega^2 r \right) \quad (1.1)$$

Здесь  $v_i$  — скорости фильтрации в радиальном направлении,  $p_i$  — давление в первой и второй зонах, для которых соответственно

$$r^0 \leq r \leq \xi(t), \quad \xi(t) < r \leq r_0$$

$r^0$  — радиус скважины, а  $r = \xi(t)$  — уравнение перемещающейся границы раздела между жидкостями.

Очевидно, соотношения (1.1) можно представить в виде

$$v_i = - \frac{k}{\mu_i} \frac{\partial P_i}{\partial r}, \quad P_i = p_i - \frac{1}{2} \rho_i \omega^2 r^2 \quad (1.2)$$

Величины  $P_i$  назовем динамическими давлениями. В силу наличия осевой симметрии течения уравнения неразрывности имеют простой вид

$$\frac{\partial(rv_i)}{\partial r} = 0, \quad \text{или} \quad rv_i = h_i(t) \quad (1.3)$$

Здесь  $h_i(t)$  — произвольные функции времени. Из соотношений (1.3) и (1.2) находим

$$P_1 = p_1 - \frac{1}{2} \rho_1 \omega^2 r^2 = H_{11}(t) \ln r + H_{12}(t)$$

$$P_2 = p_2 - \frac{1}{2} \rho_2 \omega^2 r^2 = H_{21}(t) \ln r + H_{22}(t)$$

$$H_{ij} = - \frac{\mu_i}{k} h_{ij}(t) \quad (1.4)$$

Для определения функций  $H_{ij}(t)$  имеем следующие условия:

$$P_1 = P^0 = p^0 - \frac{1}{2} \rho_1 \omega^2 r_0^2 \quad \text{при} \quad r = r^0 \quad (1.5)$$

$$P_2 = P_0 = p_0 - \frac{1}{2} \rho_2 \omega^2 r^2 \quad \text{при} \quad r = r_0 \quad (1.6)$$

На перемещающейся границе должны иметь место равенства давлений и скоростей фильтрации, что в аналитической форме может быть представлено в виде соотношений [2]

$$(P_1 - P_2)_{r=\xi} = 0, \quad \frac{\partial}{\partial r} (\mu_2 P_1 - \mu_1 P_2)_{r=\xi} = 0 \quad (1.7)$$

Удовлетворяя условиям на контурах пласта и на перемещающейся границе, для определения функций  $H_{ij}(t)$  получаем следующую систему

$$H_{11}(t) \ln r^0 + H_{12}(t) = P^0, \quad H_{21}(t) \ln r_0 + H_{22}(t) = P_0 \quad (1.8)$$

$$H_{11}(t) \ln \xi + H_{12}(t) - H_{21}(t) \ln \xi - H_{22}(t) = 0, \quad \mu_2 H_{11}(t) - \mu_1 H_{21}(t) = 0$$

Отсюда находим

$$\begin{aligned} H_{11}(t) &= - \frac{P^0 - P_0}{\Delta}, & H_{12}(t) &= P^0 + \frac{(P^0 - P_0) \ln r^0}{\Delta} \\ H_{21}(t) &= - \frac{P^0 - P_0}{\Delta} \mu_0, & H_{22}(t) &= P_0 + \frac{(P^0 - P_0) \mu_0 \ln r_0}{\Delta} \end{aligned} \quad (1.9)$$

где

$$\Delta = \mu_0 \ln r_0 - \ln r^0 + (1 - \mu_0) \ln \xi, \quad \mu_0 = \mu_2 / \mu_1$$

Следовательно, для динамических давлений в каждой из зон будем иметь

$$P_1 = P^0 - \frac{P^0 - P_0}{\Delta} \ln \left( \frac{r}{r^0} \right), \quad P_2 = P_0 - \frac{\mu_0(P^0 - P_0)}{\Delta} \ln \left( \frac{r}{r_0} \right) \quad (1.10)$$

Последние соотношения позволяют найти закон перемещения границы раздела, исходя из известного кинематического условия [1]

$$m \frac{d\xi}{dt} = - \frac{k}{\mu_2} \left( \frac{\partial P_2}{\partial r} \right)_{r=\xi} \quad (1.11)$$

Имея в виду второе из соотношений (1.10), находим

$$m \frac{d\xi}{dt} = \frac{k\mu_0}{\mu_2} \frac{P^0 - P_0}{\Delta} \frac{1}{\xi} = \frac{k}{\mu_1} \frac{P^0 - P_0}{[\mu_0 \ln r_0 - \ln r^0 + (1 - \mu_0) \ln \xi] \xi} \quad (1.12)$$

В этом уравнении переменные разделяются; выполняя интегрирование, найдем

$$\begin{aligned} (\mu_0 \ln r_0 - \ln r^0) (\xi^2 - \xi_0^2) + (1 - \mu_0) [\xi^2 \ln \xi - \xi_0^2 \ln \xi_0 - 1/2(\xi^2 - \xi_0^2)] = \\ = \frac{k}{m\mu_1} [2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)] t \end{aligned} \quad (1.13)$$

Здесь  $\xi_0 = \xi(0)$  — начальное положение границы раздела между жидкостями. В частности, возможно, что  $\xi(0) = r^0$ . Из (1.13) можно получить зависимость  $\xi = \varphi(t)$ , и после этого в обеих зонах может быть найдено поле давлений для любого момента времени. Однако разрешить (1.13) относительно  $t$  в общем случае не представляется возможным — в этом состоит одна из трудностей задачи. Из формулы (1.13) можно найти время, в течение которого вторая жидкость будет полностью вытеснена из пласта. Для этого в (1.13) следует положить  $\xi = r_0$ ; тогда

$$T = \frac{m\mu_1}{k} \frac{(\mu_0 \ln r_0 - \ln r^0) (r_0^2 - \xi_0^2) + (1 - \mu_0) [r_0^2 \ln r_0 - \xi_0^2 \ln \xi_0 - 1/2(r_0^2 - \xi_0^2)]}{2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)} \quad (1.14)$$

В частности, при  $\xi_0 = r^0$  получим

$$T = \frac{m\mu_1}{k} \frac{(\mu_0 \ln r_0 - \ln r^0) (r_0^2 - r^{02}) + (1 - \mu_0) [r_0^2 \ln r_0 - r^{02} \ln r^0 - 1/2(r_0^2 - r^{02})]}{2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)} \quad (1.15)$$

Здесь  $T$  — время вытеснения жидкости, насыщавшей при  $t = 0$  часть пласта (или весь пласт) жидкостью, вводимой через нагнетательную скважину. Таким образом, в рамках введенных допущений найдено точное решение задачи. Следует отметить, что угловая скорость  $\omega$  не может быть выбрана по произволу, так как в противном случае может произойти нарушение линейного закона фильтрации, и найденные выше зависимости потеряют силу. Однако из физических соображений ясно, что

$$P_0 = p_0 - 1/2\rho_2\omega^2 r_0^2 > 0 \quad (1.16)$$

Отсюда следует, что

$$\omega r_0 < \sqrt{2p_0 / \rho_2} \quad (1.17)$$

2. Приведем анализ частных случаев рассмотренной выше задачи.

1°. Предположим  $\mu_1 = \mu_2 = \mu$ ; следовательно  $\mu_0 = 1$ , тогда из (1.13) имеем

$$\ln \left( \frac{r_0}{r^0} \right) (\xi^2 - \xi_0^2) = \frac{k}{m\mu} [2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)] t \quad (2.1)$$

закон перемещения границы раздела, а из соотношения (1.14) найдем время вытеснения жидкости из второй зоны

$$T = \frac{m\mu}{k} \frac{\ln(r_0/r^0)(r_0^2 - \xi_0^2)}{2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)} \quad (2.2)$$

где  $\xi_0 = \xi(0)$  — положение границы раздела при  $t = 0$ .

Это соответствует вытеснению жидкости с плотностью  $\rho_2$  жидкостью с плотностью  $\rho_1$  (например, вытеснение соленой воды пресной водой без учета диффузии).

2°. Предположим  $\mu_0 \rightarrow \infty$ . Это соответствует случаю, когда вытесняемая жидкость обладает очень большой вязкостью по сравнению с вязкостью вытесняющей жидкости. Задачи в такой постановке (см., например, [2]) решались многими авторами. В данном случае

$$\begin{aligned} \mu_2 \ln r_0 (\xi^2 - \xi_0^2) - \mu_2 [\xi^2 \ln \xi - \xi_0^2 \ln \xi_0 - 1/2(\xi^2 - \xi_0^2)] = \\ = km^{-1} [2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)] t \end{aligned} \quad (2.3)$$

закон перемещения границы раздела; время вытеснения сильновязкой жидкости равно

$$T = \frac{m\mu_2}{k} \frac{\xi_0^2 \ln(\xi_0/r_0) + 1/2(r_0^2 - \xi_0^2)}{2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)} \quad (2.4)$$

3°. Предположим  $\mu_0 \rightarrow 0$ , это означает, что вытесняемая жидкость обладает очень малой вязкостью по сравнению с жидкостью вытесняющей.

В данном случае соответственно найдем

$$\begin{aligned} \ln(1/r_0) (\xi^2 - \xi_0^2) + \xi^2 \ln \xi - \xi_0^2 \ln \xi_0 - 1/2(\xi^2 - \xi_0^2) = \\ = \frac{k}{m\mu_1} [2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)] t \end{aligned} \quad (2.5)$$

закон перемещения границы раздела, а для подсчета времени вытеснения жидкости из второй зоны будем иметь формулу

$$T = \frac{m\mu_1}{k} \frac{\ln(1/r_0)(r_0^2 - \xi_0^2) + r_0^2 \ln r_0 - \xi_0^2 \ln \xi_0 - 1/2(r_0^2 - \xi_0^2)}{2(p^0 - p_0) - \omega^2(\rho_1 r^{02} - \rho_2 r_0^2)}$$

4°. При  $\mu_0 = 1$  и  $\rho_1 = \rho_2$  имеем модель «разноцветных» жидкостей. В данном случае перемещение «контура разноцветности» легко находится по методу Кельвина — Ламба.

Поступило 26 VI 1970

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Чарный И. А. Подземная гидрогазодинамика. М., Гостоптехиздат, 1963.
2. Лейбензон Л. С. Движение природных жидкостей и газов в пористой среде. М.—Л., Гостехиздат, 1947.