

ТЕЧЕНИЕ ПРОВОДЯЩЕЙ ЖИДКОСТИ НАД ПРОНИЦАЕМОЙ ПЛОСКОСТЬЮ В ПРИСУТСТВИИ НЕОДНОРОДНОГО МАГНИТНОГО ПОЛЯ

С. А. Регирер (Москва)

В работе [1] исследовалась общая задача о стационарном продольном обтекании цилиндрической поверхности проводящей жидкостью при наличии магнитного поля и отсоса или вдува. В результате анализа основных уравнений был выделен класс точных решений для случая, когда продольные компоненты скорости и поля зависят только от координаты, нормальной к поверхности. Были указаны также некоторые возможности получения точных решений более сложной структуры. Ниже построен пример такого решения для задачи о течении над проницаемой плоскостью.

Рассмотрим проницаемую цилиндрическую поверхность, которая обтекается вязкой несжимаемой жидкостью в направлении образующей, ориентированной вдоль оси z . Предположим, следуя [1], что векторы скорости и магнитного поля имеют вид

$$\begin{aligned} \mathbf{V}_\perp &= \mathbf{V}_\perp \nabla + v \mathbf{e}_z, & \mathbf{V}_\perp &= v_x(x, y) \mathbf{e}_x + v_y(x, y) \mathbf{e}_y, & v &= v_z(x, y) \\ \mathbf{H} &= \mathbf{H}_\perp \nabla + h \mathbf{e}_z, & \mathbf{H}_\perp &= H_x(x, y) \mathbf{e}_x + H_y(x, y) \mathbf{e}_y, & h &= H_z(x, y, z) \end{aligned}$$

Подставляя эти выражения в общие уравнения магнитной гидродинамики, найдем, прежде всего, что $h = z\theta(x, y) + h_0(x, y)$ и

$$\rho(\mathbf{V}_\perp \nabla) \mathbf{V}_\perp = -\nabla' p^* + \frac{1}{4\pi} (\mathbf{H}_\perp \nabla) \mathbf{H}_\perp + \eta \Delta \mathbf{V}_\perp \quad \left(\nabla' = \mathbf{e}_x \frac{\partial}{\partial x} + \mathbf{e}_y \frac{\partial}{\partial y} \right) \quad (1)$$

$$(\mathbf{V}_\perp \nabla) \mathbf{H}_\perp = (\mathbf{H}_\perp \nabla) \mathbf{V}_\perp + \nu_m \Delta \mathbf{H}_\perp, \quad \operatorname{div} \mathbf{V}_\perp = 0 \quad (2)$$

$$\operatorname{div} \mathbf{H}_\perp = -\theta, \quad \theta^2 + \mathbf{V}_\perp \Delta \theta = C \quad (3)$$

$$\mathbf{V}_\perp \nabla \theta = \nu_m \Delta \theta \quad (4)$$

$$\rho \mathbf{V}_\perp \nabla v = -P_z + \frac{1}{4\pi} \mathbf{H}_\perp \nabla h_0 + \frac{1}{4\pi} \theta h_0 + \eta \Delta v \quad (5)$$

$$\mathbf{V}_\perp \nabla h_0 = \mathbf{H}_\perp \nabla v - \theta v + \nu_m \Delta h_0$$

Постоянные C и P_z связаны с градиентом полного давления равенством

$$\frac{\partial p^*}{\partial z} = Cz + P_z \quad \left(p^* = p + \frac{H^2}{8\pi} \right)$$

Первая группа уравнений этой системы — (1) — (4) — вместе с надлежащими краевыми условиями и уравнениями для среды, внешней относительно потока, позволяет отыскать поперечную скорость \mathbf{V}_\perp , поперечное поле \mathbf{H}_\perp и функцию $\theta(x, y)$. При этом уравнение (4) не является независимым. Его можно получить из первого уравнения (2), применяя операцию div .

После того, как \mathbf{V}_\perp , \mathbf{H}_\perp , θ найдены, из системы (5) определяются v , h_0 . Таким образом, общая задача расщепляется на две — нелинейную и линейную — решаемые последовательно. Система (1) — (5) применима как ко внешним задачам обтекания, так и ко внутренним задачам о течении в трубах, при условии, что жидкость, вдуваемая через одну часть стенки, полностью отсасывается через другую и расход в основном направлении остается постоянным.

Уравнения (1) — (2) в точности совпадают с соответствующими уравнениями плоской задачи магнитной гидродинамики, а вместо обычного уравнения $\operatorname{div} \mathbf{H}_\perp = 0$ здесь возникают два уравнения (3), содержащие еще одну неизвестную скалярную функцию θ . Если $\theta \equiv 0$, то $C = 0$, и система (1) — (3) полностью совпадает с уравнениями плоской задачи. Поэтому всякое решение последней удовлетворяет одновременно системе (1) — (3) и порождает соответствующее точное решение системы (5). Этот случай при $\mathbf{H}_\perp = \alpha \mathbf{V}_\perp$, $\alpha = \text{const}$ и $\operatorname{rot} \mathbf{V}_\perp = 0$ рассмотрен в работе [1].

Второе уравнение (3) удовлетворяется тождественно также при любом $\theta = \text{const}$, отличном от нуля. Однако этим не исчерпываются возможные решения системы

(1) — (3). Простое точное решение с $\theta \neq \text{const}$, представленное через табулированные функции, можно получить, предполагая, что во всей области течения векторы V_{\perp} , H_{\perp} сохраняют постоянное направление, например, вдоль оси y . В этом случае уравнения (1) — (3) после исключения θ принимают вид

$$\frac{\partial p^*}{\partial x} = 0, \quad \frac{\partial p^*}{\partial y} = \frac{1}{4\pi} H_y \frac{\partial H_y}{\partial y} + \eta \frac{\partial^2 v_y}{\partial x^2}, \quad v_y = v_y(x) \quad (6)$$

$$v_y \frac{\partial H_y}{\partial y} = \nu_m \left(\frac{\partial^2 H_y}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 H_y}{\partial y^2} \right), \quad \left(\frac{\partial H_y}{\partial y} \right)^2 - H_y \frac{\partial^2 H_y}{\partial y^2} = C \quad (7)$$

Второе уравнение (7) может быть проинтегрировано в квадратурах, причем результат будет содержать две произвольные функции от x . Подставляя это решение в оставшиеся уравнения, можно показать, что $v_y \equiv v_0 = \text{const}$, а для H_y имеет место одно из двух выражений

$$H_y = H_0 = \text{const}, \quad H_y = H_0 e^{\omega y} \quad (H_0 = \text{const}, \omega = v_0 / \nu_m) \quad (8)$$

В первом случае $\theta = C = 0$; это решение принадлежит к классу, рассмотренному в работе [1]. Оно изучалось в работах [2-3] для течений в полупространстве и в работах [4-6] — применительно к течению между параллельными стенками¹. Второму случаю соответствует $\theta = -H_0 \omega \exp \omega y$, $C = 0$. Заметим, что к формулам (8) можно прийти и другим путем, если искать, по аналогии с работой [7], плоские магнитные поля, поддерживающие течение с заданной структурой вектора скорости.

Рассмотрим далее решение уравнений (5) при экспоненциально меняющемся поле в предположении, что v , h_0 зависят только от y

$$v_0 \left(\rho \frac{dv}{dy} - \frac{\alpha}{4\pi} e^{\omega y} \frac{dh_0}{dy} \right) = -P_z - \frac{v_0^2 \alpha}{4\pi \nu_m} e^{\omega y} h_0 + \eta \frac{d^2 v}{dy^2} \quad (9)$$

$$v_0 \left(\frac{dh_0}{dy} - \alpha e^{\omega y} \frac{dv}{dy} \right) = \frac{v_0^2 \alpha}{\nu_m} e^{\omega y} v + \nu_m \frac{d^2 h_0}{dy^2} \quad (\alpha = H_0 / v_0) \quad (10)$$

Для отыскания давления будем иметь из (1)

$$\frac{\partial p^*}{\partial y} = \frac{v_0^3 \alpha^2}{4\pi \nu_m} e^{2\omega y}$$

Интегрируя (10) по y , получим

$$\nu_m \frac{\partial h_0}{\partial y} - v_0 h_0 = cE - \alpha v_0 v e^{\omega y} \quad (11)$$

где $E = E_x = \text{const}$ — составляющая электрического поля. После исключения $h_0' - \omega h_0$ из (9), (11) будем иметь

$$\frac{d^2 v}{dy^2} - \frac{v_0}{\nu} \frac{dv}{dy} - \frac{\alpha^2 v_0^2}{4\pi \nu_m \eta} v e^{2\omega y} = \frac{P_z}{\eta} - \frac{cE_1}{4\pi \nu_m} e^{\omega y} \quad \left(E_1 = \frac{v_0 \alpha E}{\eta} \right)$$

или же, полагая $\xi = e^{\omega y}$

$$\frac{d^2 v}{d\xi^2} + \frac{1-2s}{\xi} \frac{dv}{d\xi} - m^2 v = \left(\frac{1}{\omega \xi} \right)^2 \left(\frac{P_z}{\eta} - \frac{cE_1}{4\pi \nu_m} \xi \right) \quad (12)$$

$$\left(s = \frac{\nu_m}{2\nu}, \quad m = |\alpha| \left(\frac{s}{2\pi\rho} \right)^{1/2} \right)$$

Общее решение этого уравнения имеет вид

$$v = \xi^s [C_1 I_s(m\xi) + C_2 K_s(m\xi)] - \frac{\xi^s}{\omega^2} \left[K_s(m\xi) \int \left(\frac{P_z}{\eta} - \frac{cE_1}{4\pi \nu_m} \xi \right) I_s(m\xi) \xi^{-1-s} d\xi - I_s(m\xi) \int \left(\frac{P_z}{\eta} - \frac{cE_1}{4\pi \nu_m} \xi \right) K_s(m\xi) \xi^{-1-s} d\xi \right] \quad (13)$$

Здесь I_s , K_s — цилиндрические функции мнимого аргумента.

¹ Литература по этому вопросу далеко не исчерпывается перечисленными работами. Здесь указаны только наиболее поздние статьи, в которых можно найти и необходимые библиографические сведения.

Величина h_0 находится квадратурой из (11)

$$h_0 = \xi \left[C_3 - \frac{cE}{v_0 \xi} - \alpha \int v \frac{d\xi}{\xi} \right] \quad (14)$$

Основываясь на формулах (13), (14), можно исследовать краевые задачи о течении в полупространстве и между параллельными стенками. Например, при течении в полупространстве $y > 0$ с отсосом на границе ($v_0 < 0$), постоянные C_1, C_2, C_3, E легко связать с предельными значениями v и h_0 , положив

$$\begin{aligned} v &\rightarrow v_\infty, & h_0 &\rightarrow h_\infty & \text{при } y &\rightarrow \infty \quad (\xi \rightarrow 0) \\ v &\rightarrow v_w, & h_0 &\rightarrow h_w & \text{при } y &\rightarrow 0 \quad (\xi \rightarrow 1) \end{aligned} \quad (15)$$

Этим условиям удовлетворяет решение

$$v = \xi^s \left\{ C_1 I_s(m\xi) + C_2 K_s(m\xi) - \frac{\alpha E c}{4\pi\eta\omega} \int_{\xi}^1 [K_s(mt) I_s(m\xi) - K_s(m\xi) I_s(mt)] t^{-s} dt \right\} \quad (16)$$

$$h_0 = \xi \left(C_3 - \frac{cE}{v_0 \xi} + \alpha \int_{\xi}^1 v(t) \frac{dt}{t} \right) \quad \left(E = -\frac{v_0 h_\infty}{c}, P_z = 0 \right) \quad (17)$$

$$C_1 = \frac{1}{I_s(m)} \left\{ v_w - K_s(m) \left[\frac{v_\infty m^s}{2^{s-1} \Gamma(s)} - \frac{\alpha v_0 h_\infty}{4\pi\eta\omega} \int_0^1 I_s(mt) t^{-s} dt \right] \right\}$$

$$C_2 = \frac{v_\infty m^s}{2^{s-1} \Gamma(s)} - \frac{\alpha v_0 h_\infty}{4\pi\eta\omega} \int_0^1 I_s(mt) t^{-s} dt, \quad C_3 = h_w - h_\infty$$

Напряжение трения на границе $\tau_w = \eta (\partial v / \partial y)_{y=0}$, соответствующее распределению скорости (16), представляется в виде:

$$\tau_w = \frac{\rho v_0 m}{2s I_s(m)} \left\{ v_w I_{s-1}(m) - \frac{1}{m} \left[\frac{v_\infty m^s}{2^{s-1} \Gamma(s)} - \frac{\alpha v_0 h_\infty}{4\pi\eta\omega} \int_0^1 I_s(mt) t^{-s} dt \right] \right\} \quad (18)$$

При $m \ll 1$ отсюда получаем

$$\tau_w \approx \rho v_0 \left(v_w - v_\infty + \frac{\alpha v_0 h_\infty m}{8\pi\eta\omega s} \right)$$

При $m = 0$ эта формула переходит в обычное гидродинамическое соотношение $\tau_w = \rho v_0 (v_w - v_\infty)$. Если стенка покоится и магнитное поле исчезает на бесконечности ($v_w = h_\infty = 0$), то, как показывает (18), величина $|\tau_w|$ монотонно убывает с ростом m .

По найденным распределениям скорости и магнитного поля можно далее рассчитать поле температур. Будем исходить из уравнения энергии в виде

$$\rho c_v \left(v_0 \frac{\partial T}{\partial y} + v \frac{\partial T}{\partial z} \right) = k \Delta T + \frac{v_m}{4\pi} \left(\frac{\partial h}{\partial y} \right)^2 + \eta \left(\frac{\partial v}{\partial y} \right)^2 \quad (19)$$

Переходя к переменным $\xi, \zeta = \omega z$, получим

$$\begin{aligned} \left(1 - \frac{1}{P_m} \right) \xi \frac{\partial T}{\partial \xi} + \frac{v}{v_0} \frac{\partial T}{\partial \zeta} &= \frac{1}{P_m} \left(\frac{\partial^2 T}{\partial \zeta^2} + \xi^2 \frac{\partial^2 T}{\partial \xi^2} \right) + \frac{1}{4\pi \rho c_v} \left(\xi \frac{\partial h}{\partial \xi} \right)^2 + \frac{1}{2s c_v} \left(\xi \frac{dv}{d\xi} \right)^2 \\ P_m &= \frac{\rho c_v v_m}{k}, & h &= -H_0 \zeta \xi + h_0(\xi) \end{aligned} \quad (20)$$

Здесь функции $h_0(\xi), v(\xi)$ определены формулами (16), (17). Обозначим далее

$$Q_0 = \frac{\xi^2}{c_v} \left(\frac{h_0'^2}{4\pi\rho} + \frac{v'^2}{2s} \right), \quad Q_1 = -\frac{H_0}{2\pi\rho c_v} \xi h_0', \quad Q_2 = \frac{\xi^2 H_0^2}{4\pi\rho c_v}$$

и будем искать решение уравнения (20) в виде

$$T = T_0(\xi) + \zeta T_1(\xi) + \zeta^2 T_2(\xi)$$

Для функций $T_i(\xi)$ получим систему

$$\begin{aligned} \left(1 - \frac{1}{P_m}\right) \xi T_2' &= \frac{1}{P_m} \xi^2 T_2'' + Q_2, & \left(1 - \frac{1}{P_m}\right) \xi T_1' &= \frac{1}{P_m} \xi^2 T_1'' + Q_1 - \frac{2v}{v_0} T_2 \\ \left(1 - \frac{1}{P_m}\right) \xi T_0' &= \frac{1}{P_m} (\xi^2 T_0'' + 2T_2) - \frac{v}{v_0} T_1 + Q_0 \end{aligned} \quad (21)$$

с условиями

$$T = T_\infty \quad \text{при } y \rightarrow \infty \quad (\xi \rightarrow 0), \quad T = T_w \quad \text{при } y = 0 \quad (\xi \rightarrow 1) \quad (22)$$

Из (21) найдем квадратурами

$$\begin{aligned} T_0 &= T_\infty - \int_0^1 \left(\frac{vT_1}{v_0} - \frac{2T_2}{P_m} - Q_0 \right) \frac{d\xi}{\xi} + \\ &+ \left[T_w - T_\infty + \int_0^1 \left(\frac{vT_1}{v_0} - \frac{2T_2}{P_m} - Q_0 \right) \frac{d\xi}{\xi} \right] \xi^{P_m} + \\ &+ \int_\xi^1 \left(\frac{vT_1}{v_0} - \frac{2T_2}{P_m} - Q_0 \right) \frac{d\xi}{\xi} - \xi^{P_m} \int_\xi^1 \left(\frac{vT_1}{v_0} - \frac{2T_2}{P_m} - Q_0 \right) \xi^{-1-P_m} d\xi \\ T_1 &= (\xi^{P_m} - 1) \int_0^1 \left(\frac{2vT_2}{v_0} - Q_1 \right) \frac{d\xi}{\xi} + \int_\xi^1 \left(\frac{2vT_2}{v_0} - Q_1 \right) \frac{d\xi}{\xi} - \\ &- \xi^{P_m} \int_\xi^1 \left(\frac{2vT_2}{v_0} - Q_1 \right) \xi^{-1-P_m} d\xi, \quad T_2 = \frac{H_0^2 v_m}{8\pi k (2 - P_m)} \xi^2 (\xi^{P_m - 2} - 1) \end{aligned} \quad (23)$$

Для теплового потока на стенке отсюда следует формула

$$\begin{aligned} q_w &= -k \left(\frac{\partial T}{\partial y} \right)_{y=0} = k\omega \left\{ \xi^2 \frac{H_0^2 v_m}{8\pi k} - \xi^{P_m} \left[\int_0^1 \left(\frac{2vT_2}{v_0} - Q_1 \right) \frac{d\xi}{\xi} \right] - \right. \\ &\left. - P_m \left[T_w - T_\infty + \int_0^1 \left(\frac{vT_1}{v_0} - \frac{2T_2}{P_m} - Q_0 \right) \frac{d\xi}{\xi} \right] \right\} \end{aligned} \quad (24)$$

Полученное выше решение (16), (17), (23) при $v_0 \rightarrow 0$ переходит в решение задачи с однородным поперечным полем [8], так как при этом $H_y \rightarrow \text{const}$, $\theta \rightarrow 0$. Поэтому оно не является, как это может показаться, обобщением результатов статьи [7], где рассматривалась плоская задача типа

$$\mathbf{V} = e_z v(y), \quad \mathbf{H} = H_y(y) e_y + (z\theta + h_0(y)) e_z, \quad \theta = \text{const}$$

несмотря на их очевидное сходство. Заметим, что решение работы [7] имеет соответствующий осесимметричный аналог (см., например, [9]), тогда как задача, рассмотренная выше, такого аналога не имеет: легко проверить, что при $v_r \neq 0$, $\partial H_z / \partial z \neq 0$ уравнения магнитной гидродинамики не допускают решений вида

$$\mathbf{V} = v_r(r) e_r + v_z(r) e_z, \quad \mathbf{H} = H_r(r) e_r + H_\theta(r) e_\theta + H_z(r, z) e_z$$

Необходимо отметить в заключение, что практическое осуществление ситуации, описываемой полученным решением, весьма затруднительно.

Поступила 5 IX 1963

ЛИТЕРАТУРА

1. Регирер С. А. Некоторые магнитогидродинамические задачи о продольном обтекании проницаемой цилиндрической поверхности. ПММ, 1961, т. 25, вып. 4.
2. Kakutani Т. Hydromagnetic flow over a plane wall with uniform suction. Z. angew. Math. und Phys., 1961, v. 12, 3, 219—230.
3. Регирер С. А. Течение вязкой проводящей жидкости в областях с проницаемыми границами в присутствии магнитного поля. Сб. Вопросы магнитной гидродинамики и динамики плазмы. Рига, 1962, 107—112.

4. R a t h y R. K. Hydromagnetic Couette's flow with suction and injection. Z. angew. Math. und Mech., 1963, v. 43, 7/8, 370—374.
5. R a m a m o o r t h y P. A generalized porous-wall Couett-etype flow with uniform suction or blowing and uniform transverse magnetic field. J. Aero/Space Sci., 1962, v. 29, 1, 111—112.
6. S u r y a p r a k a s a r a o U. Laminar flow in channels with porous walls in the presence of a transverse magnetic field. Appl. Scient. Res., 1962, B9, 4/5, 374—382.
7. Р е г и р е р С. А. Об одном точном решении уравнений магнитной гидродинамики. ПММ, 1960, т. 24, вып. 2.
8. К у л и к о в с к и й А. Г., Л ю б и м о в Г. А. Магнитная гидродинамика. Физматгиз, 1962.
9. P a i S. J. Laminar flow of an electrically conducting incompressible fluid in a circular pipe. J. Appl. Phys., 1954, v. 25, 9, 1205—1207.

ОБ ОДНОМ ДВИЖЕНИИ УРАВНОВЕШЕННОГО ГИРОСКОПА В НЬЮТОНОВСКОМ ПОЛЕ СИЛ

Ю. А. Архангельский (Москва)

1. Как известно [1, 2], уравнения движения тяжелого твердого тела вокруг неподвижной точки, совпадающей с его центром тяжести, в ньютоновском поле сил

$$A \frac{dp}{dt} + (C - B) qr = 3 \frac{g}{R} (C - B) \gamma' \gamma'', \quad \frac{d\gamma}{dt} = r\gamma' - q\gamma'' \begin{pmatrix} ABC \\ pqr \\ \gamma\gamma'\gamma'' \end{pmatrix} \quad (1.1)$$

должны допускать частное решение

$$\gamma = A'\alpha^{-1/2}p, \quad \gamma' = B'\alpha^{-1/2}q, \quad \gamma'' = C'\alpha^{-1/2}r \quad (\alpha = 3g/R) \quad (1.2)$$

где A', B', C' — некоторые постоянные. Переходя в (1.1) к безразмерным переменным

$$p_1 = \alpha^{-1/2}p, \quad q_1 = \alpha^{-1/2}q, \quad r_1 = \alpha^{-1/2}r, \quad t_1 = \alpha^{1/2}t \quad (1.3)$$

получим, после замены (1.2), уравнения

$$A \frac{dp_1}{dt_1} + (C - B) (1 - B'C') q_1 r_1 = 0, \quad A' \frac{dp_1}{dt_1} + (C' - B') q_1 r_1 = 0 \quad \begin{pmatrix} ABC \\ A'B'C' \\ p_1 q_1 r_1 \end{pmatrix} \quad (1.4)$$

из которых будем иметь соотношения для определения A', B', C'

$$\frac{C - B}{A} u + v - w = \frac{C - B}{A}, \quad A' = \sqrt{\frac{u}{vw}} \operatorname{sgn} u \quad \begin{pmatrix} ABC \\ A'B'C' \\ uvw \end{pmatrix} \quad (1.5)$$

Так как линейная система (1.5) имеет равный нулю определитель и совместна, то ее решение

$$u = 1 - a + wa, \quad v = 1 - b + wb \quad (a = A/C, b = B/C, a + b \neq 1) \quad (1.6)$$

зависит от одной произвольной постоянной w .

Рассмотрим случай

$$u > 0, \quad v > 0, \quad w > 0; \quad A' > B' > C' \quad (1.7)$$

который, как это следует из (1.5), будет иметь место при условиях $u > v > w$, выполняющихся, в частности, когда

$$w < 1, \quad C > B > A \quad (1.8)$$

Тогда вторую группу уравнений (1.4) можно рассматривать как классические уравнения движения твердого тела с моментами инерции A', B', C' вокруг неподвижной точки в случае Эйлера. Эти уравнения обладают первыми интегралами

$$A' p_1^2 + B' q_1^2 + C' r_1^2 = D^{-1}, \quad A'^2 p_1^2 + B'^2 q_1^2 + C'^2 r_1^2 = 1 \quad (1.9)$$

в которых D — произвольная постоянная, а другая произвольная постоянная равна единице (в принятых обозначениях Гринхилла $\mu^2 D^2 = 1$) в силу существования тривиального интеграла

$$\gamma^2 + \gamma'^2 + \gamma''^2 = 1$$

системы (1.1)