

УДК 532.517.4

© 1990 г.

Н. И. ЯВОРСКИЙ

О ПАМЯТИ ФОРМЫ ОБТЕКАЕМОГО ТЕЛА В ДАЛЬНОМ СЛЕДЕ

Рассматривается турбулентный след за равномерно движущимся телом произвольной формы. Одним из принципиальных вопросов движения вязкой жидкости является наличие памяти формы обтекаемого тела автомодельным турбулентным следом [1, 2]. Согласно классическим представлениям [3], дальний след полностью определяется силой сопротивления и скоростью набегающего потока. Однако эксперименты [1, 2] ставят под сомнение это утверждение.

Целью настоящей работы является исследование возможности памяти формы в рамках полных уравнений Навье – Стокса. Показывается, что для дальнего следа памяти формы не может быть вследствие ламинаризации течения. В области промежуточной асимптотики наличие памяти формы приводит к проблеме неэквивалентности источников и стоков импульса для автомодельного турбулентного следа, поскольку память формы для источника импульса не может иметь места. Указана асимптотика для дефекта средней скорости в следе.

Предполагается, что тело, погруженное в однородный поток вязкой жидкости, покоится. Скорость жидкости на бесконечности равна v_0 . Поскольку исследуется течение вдали от обтекаемого тела, удобно представить поля скорости и давления в виде

$$v(x, t) = v_0 + w(x, t), \quad p = p_0 + q(x, t)$$

Здесь p_0 – давление, заданное на бесконечности. Будем исходить из уравнений Рейнольдса, записанных относительно «возмущения» w , q ($\rho=1$)

$$\nu \Delta u - (v_0, \nabla)u - \nabla P = (u, \nabla)u + \langle (w', \nabla)w' \rangle, \quad \operatorname{div} u = 0 \quad (1)$$

$$u = \langle w \rangle, \quad P = \langle q \rangle, \quad w = u + w'$$

где u , P – средняя скорость и давление возмущенного движения. На поверхности тела Σ задана скорость $v_*(s, t)$, $s \in \Sigma$, соответственно граничное условие для средней скорости есть $u = u_*(s) = v_* - v_0$. Уравнения (1) отличаются от стационарных уравнений Навье – Стокса наличием «источника» $\langle (w', \nabla)w' \rangle$, возникающего за счет напряжений Рейнольдса. Левая часть уравнений (1) представляет собой линейный оператор Озеена [4] для задачи обтекания тела однородным стационарным потоком. Уравнения Озеена довольно хорошо исследованы [4–6], в частности получено фундаментальное решение этих уравнений в виде «тензора скорости» $E_{ij}(x-y)$ и «вектора давления» $e_j(x-y)$ [5]

$$E_{ij} = \delta_{ij} \Delta \Phi - \frac{\partial^2 \Phi}{\partial x_i \partial x_j}, \quad e_i = -\frac{\partial}{\partial x_i} [\nu \Delta \Phi - (v_0, \nabla \Phi)],$$

$$\Phi = -\frac{1}{8\pi\sigma\nu} \int_0^{\sigma s} \frac{1-e^{-\alpha}}{\alpha} d\alpha,$$

$$\sigma = |v_0|/2\nu, \quad s = |x-y| - n_0(x-y), \quad n_0 = v_0/|v_0|$$

Умножая (1) скалярно на фундаментальный тензор скорости $E_{ij}(x-y)$ и вектор давления $e_j(x-y)$ и интегрируя по y по объему, занятому жид-

костью, придем к интегральным уравнениям. Учитывая, что $\text{div } \mathbf{w}' = 0$ и операция усреднения перестановочна с операцией дифференцирования по координате, полученные выражения можно проинтегрировать по частям. В результате имеем

$$u_i(\mathbf{x}) = \int_E (u_j u_k + \langle w_j' w_k' \rangle) \frac{\partial}{\partial x_k} E_{ij}(\mathbf{x}-\mathbf{y}) d^3 y + \\ + \oint_{\Sigma} \{ [v_{0j}(u_k + v_{0k}) - \langle \Pi_{jk} \rangle] E_{ij}(\mathbf{x}-\mathbf{y}) + u_j T_{ijk}(\mathbf{x}-\mathbf{y}) \} n_k dS \quad (2)$$

$$P(\mathbf{x}) = \int_E (u_j u_k + \langle w_j' w_k' \rangle) \frac{\partial}{\partial x_k} e_j(\mathbf{x}-\mathbf{y}) d^3 y + \\ + \oint_{\Sigma} \{ [v_{0j}(u_k + v_{0k}) - \langle \Pi_{jk} \rangle] e_j(\mathbf{x}-\mathbf{y}) + u_j T_{ijk}(\mathbf{x}-\mathbf{y}) \} n_k dS \quad (3)$$

$$\Pi_{ij} = \langle v_i v_j \rangle + \langle p \rangle \delta_{ij} - v \left\langle \left(\frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \right) \right\rangle = \\ = (v_{0i} + u_i)(v_{0j} + u_j) + \langle w_i' w_j' \rangle - v \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) + (p_0 + P) \delta_{ij} \\ T_{ijk}(\mathbf{x}) = v \left(\frac{\partial E_{ij}}{\partial x_k} + \frac{\partial E_{ik}}{\partial x_j} \right) - e_i \delta_{jk}, \quad T_{ij}(\mathbf{x}) = v \left(\frac{\partial e_i}{\partial x_j} + \frac{\partial e_j}{\partial x_i} \right) - e^* \delta_{ij} \\ e^*(\mathbf{x}) = \left(\mathbf{v}_0, \nabla \frac{1}{r} \right), \quad r = |\mathbf{x}|$$

Следуя [6], можно показать, что если величина

$$u_i u_j + \langle w_i' w_j' \rangle = \langle w_i w_j \rangle = O(r^{-\alpha}), \quad \alpha > 1 \quad (4)$$

имеет указанную асимптотику, то объемные интегралы в правых частях (2), (3) можно оценить следующим образом:

$$I_i(\mathbf{x}) = \int_E \langle w_j' w_k' \rangle \frac{\partial}{\partial x_k} E_{ij}(\mathbf{x}-\mathbf{y}) d^3 y = O(r^{-3/2} \ln(\sigma r)) \\ I(\mathbf{x}) = \int_E \langle w_j' w_k' \rangle \frac{\partial}{\partial x_k} E_{ij}(\mathbf{x}-\mathbf{y}) d^3 y = O(r^{-3} \ln(\sigma r)) \quad (5)$$

где E — область, занятая жидкостью. С помощью (5) доказывается, что

$$u_i(\mathbf{x}) = a_j E_{ij}(\mathbf{x}) + O(r^{-3/2} \ln(\sigma r)), \quad P(\mathbf{x}) = a_j e_j(\mathbf{x}) + O(r^{-3} \ln(\sigma r))$$

$$a_i = v_{0i} \langle Q \rangle - \langle J_i \rangle, \quad \langle J_i \rangle = \oint_{\Sigma} \langle \Pi_{ij} \rangle n_j dS, \quad \langle Q \rangle = \oint_{\Sigma} \langle v_j \rangle n_j dS$$

где $\langle J_i \rangle$, $\langle Q \rangle$ — средний поток импульса и массы на обтекаемом теле соответственно.

Доказательство практически без изменений следует доказательству теорем 5.1, 5.2 работы [6] и здесь не приводится.

Необходимо обосновать оценку (5) в турбулентном случае.

При весьма общих предположениях, используя только ограниченность интеграла Дирихле для скорости (6) было показано [7]

$$\int_E \left(\frac{\partial w_i}{\partial x_j} \right)^2 d^3 x \leq C < \infty \quad (6)$$

$$|I_i(\mathbf{x})| = \left| \int_E w_j w_k \frac{\partial}{\partial x_k} E_{ij}(\mathbf{x}-\mathbf{y}) d^3 y \right| \leq C_1 r^{-\alpha}, \quad \alpha \geq 2/3 \quad (7)$$

Из хода доказательства в [7] видно, что оно не претерпевает каких-либо заметных изменений, если считать $w_i(\mathbf{x}, t)$ зависящей от времени как от параметра при условии выполнения (6) ($C = \text{const}$, $C_1 = \text{const}$ от времени не зависят). Таким образом, соотношение (7) верно и в турбулентном случае. Поверхностный интеграл в (2) имеет ту же оценку [7], хотя нетрудно показать, что он имеет порядок $1/r$ в силу ограниченности потоков импульса и массы на теле, которая предполагается. Легко видеть, что при усреднении по времени оценка (7) не изменится

$$|\langle I_i(\mathbf{x}) \rangle| \leq \langle |I_i(\mathbf{x}, t)| \rangle \leq C_1 r^{-\alpha}, \quad \alpha \geq 2/3 \quad (8)$$

Таким образом, из (2), (5), (8) следует

$$|u_i(\mathbf{x})| \leq C_2 r^{-\alpha}, \quad 1 \geq \alpha \geq 2/3, \quad 0 < C_2 < \infty \quad (9)$$

Выражение (9) определяет закон затухания средней скорости $u_i(\mathbf{x})$ при $r \rightarrow \infty$ в турбулентном случае.

С другой стороны, при достаточно больших r турбулентный след становится ламинарным [8]. Действительно, в турбулентном случае ширина следа δ с ростом r увеличивается степенным образом $\delta \sim r^\beta$, $\beta \leq 1/2$. Отсюда и из (9) локальное число Рейнольдса $Re = u\delta/\nu \sim r^{\beta-\alpha}$, $\alpha - \beta > 0$. С ростом r величина Re_r стремится к нулю. В [8] указаны значения $\alpha = 2/3$, $\beta = 1/3$ и $Re_r \sim r^{-1/3}$. В ламинарном случае [6] $\alpha = 1$, $\beta = 1/2$ и $Re_r \sim r^{-1/2}$. Поэтому существует значение $r = r_0$ такое, что при $r > r_0$ значение $Re_r < Re_0$, где Re_0 — критическое число Рейнольдса перехода от ламинарного к турбулентному движению в следе. Необходимым условием ламинаризации следа является отличие от нуля Re_0 . В [9] исследована линейная устойчивость дальнего осесимметричного следа в параллельном приближении и найдено, что $Re_0 \approx 32$. Наличие $Re_0 > 0$ подтверждают и экспериментальные работы [10–12], в которых изучались ламинарные стационарные следы и их устойчивость.

В силу сказанного при $r > r_0$ течение в следе становится ламинарным. В этой области все малые возмущения экспоненциально затухают [9] со временем. Так как поле скорости в дальнем следе стремится к v_0 , это означает экспоненциальное затухание возмущений с ростом r в области $r > r_0$. Поэтому при достаточно больших $r > r_0$ в соответствии с (9) справедлива оценка (4). Следует отметить, что асимптотика (4) будет справедлива и в случае, если турбулентные пульсации затухают не экспоненциально, а степенным образом, если показатель степени γ для закона затухания $\sim t^{-\gamma}$ возмущения w' больше $1/2$.

Условие (4) представляется физически вполне обоснованным, хотя для строгого доказательства его справедливости необходимо решение задачи об устойчивости дальнего следа относительно возмущений произвольного вида в точной постановке. Действительно, асимптотика (4) следует из ограниченности интеграла Дирихле (6). Физический смысл условия (6) заключается в том, что диссипация кинетической энергии конечна. Это соответствует реальной физической ситуации, когда для поддержания равномерного движения тела необходим источник энергии конечной мощности. Поэтому для стационарного в среднем движения вязкой жидкости, возникающего от этого источника, мощность стока кинетической энергии в тепло, т.е. диссипация, может быть только конечной (предполагается, что «бесконечность не излучает энергию»).

Таким образом, и в турбулентном случае главный член разложения определяется точными интегралами сохранения $\langle J_i \rangle$ и $\langle Q \rangle$. Отсюда вытекает важное следствие, что дальний след как в ламинарном, так и в турбулентном случае не зависит от формы тела, а определяется интегралами

сохранения. Этот вывод находится в противоречии с выводами экспериментальных работ [1, 2]. Не опровергая в целом результаты этих экспериментальных исследований, следует полагать, что они имеют ограниченную область применимости. Можно сказать, что эффекты, связанные с памятью формы обтекаемого тела, наблюдавшиеся в этих опытах, могут относиться лишь к той области течения, где имеется развитая турбулентность, далекая от вырождения, и справедлива промежуточная асимптотика автомодельного турбулентного следа, причем напряжения Рейнольдса $\langle w_i' w_j' \rangle$ должны убывать медленнее, чем $u_i u_j \sim r^{-2\alpha}$, $\alpha \geq 2/3$. Иначе говоря, будет справедлива оценка (4) для промежуточной асимптотики и соответственно память формы будет для нее отсутствовать.

С помощью Предложения 2 работы [13] можно получить условие на β в оценке $|\langle w_i' w_j' \rangle| \leq Cr^{-\beta}$, при котором интеграл $I_i(\mathbf{x})$ (5) будет иметь порядок, меньший или равный $1/r$. Соответствующее значение β есть $\beta \leq 1$ (ср. с (4)). Если $I_i(\mathbf{x}) = o(1/r)$, то главный член асимптотического разложения (2) определяется поверхностным интегралом, имеющим порядок $O(1/r)$. Условие $\beta \leq 1$ означает, что в области турбулентного следа степень турбулентности $\varepsilon = (\langle w'^2 \rangle / u^2)^{1/2} \geq (|\langle w_i' w_j' \rangle| / u^2)^{1/2} \rightarrow \infty$, $r \rightarrow \infty$, определенная по дефекту скорости, неограниченно возрастает с удалением от основного источника возмущений — обтекаемого тела.

Такое anomальное поведение степени турбулентности $\varepsilon(r)$ необходимо, чтобы память формы имела место. Для струи в спутном потоке эксперименты показывают, что величина ε не возрастает с ростом r [14]. Таким образом, для затопленной струи памяти формы не может быть. С позиции общей теории различие между струей в однородном потоке и обтекаемым телом несущественно: струя соответствует заданному источнику импульса, а обтекаемое тело порождает сток импульса. Если же память формы действительно имеет место для турбулентного следа, то возникает проблема неэквивалентности источника и стока импульса. Эта неэквивалентность должна быть следствием некоторых глубоких физических причин, природа которых неясна.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Букреев В. И., Васильев О. Ф., Лыткин Ю. М. О влиянии формы тела на характеристики автомодельного осесимметричного следа // Докл. АН СССР. 1972. Т. 207. № 4. С. 804–807.
2. Черепанов П. Я., Дмитренко Ю. М. О влиянии формы тела на характеристики автомодельного плоского следа // Инж.-физ. журн. 1988. Т. 54. № 6. С. 912–919.
3. Лойцянский Л. Г. Механика жидкости и газа. М.: Наука, 1987. 840 с.
4. Oseen C. W. Über die Stokes'sche Formel und über eine verwandte Aufgabe in der Hydrodynamik // Ark. Math. Astron. Fys. 1911. В. 6. № 29. 20 s.
5. Oseen C. W. Neuere Methoden und Ergebnisse in der Hydrodynamik. Leipzig: Akad. Verl.-Gesellschaft, 1927. В. XXIV. 337 s.
6. Finn R. On the exterior stationary problem for the Navier – Stokes equation and associated perturbation problems // Arch. Rat. Mech. Anal. 1965. V. 19. № 5. P. 363.
7. Бабенко К. И. О стационарных решениях задачи обтекания тела вязкой несжимаемой жидкостью // Мат. сб. 1973. Т. 91(133). № 1(5). С. 3–26.
8. Ландау Л. Д., Лифшиц Е. М. Теоретическая физика. Т. 6. Гидродинамика. М.: Наука, 1988. 733 с.
9. Lessen M., Singh P. J. The stability of axisymmetric free shear layers // J. Fluid Mech. 1973. V. 60. Pt 3. P. 433–457.
10. Marshall D., Stanton T. E. On the eddy system in the wake of flat circular plates in three dimensional flow // Proc. Roy. Soc. Ser. London. A. 1931. V. 130. № 813.
11. Möller W. Experimentelle Untersuchungen zur Hydrodynamik der Kugel // Phys. Zeit. 1938. В. 39. S. 57–80.
12. Taneda S. Studies on wake vortices (III). Experimental investigation of the wake behind a sphere at low Reynolds numbers // Rep. Res. Int. Appl. Mech. 1956. V. 4. № 16. P. 99–105.
13. Бабенко К. И., Васильев М. М. Об асимптотическом поведении стационарного течения вязкой жидкости вдали от тела // ПММ. 1973. Т. 37. Вып. 4. С. 690–705.
14. Абрамович Г. Н., Крашенинников С. Ю., Секундов А. Н., Смирнова И. П. Турбулентное смещение газовых струй. М.: Наука, 1974. 272 с.

Новосибирск

Поступила в редакцию
24.III.1989