

汇流的周向不稳定性

——汇流成涡机理

张 涤 明

(中山大学)

提要 1. 研究了轴对称汇流的周向稳定性,得到了稳定性的频散关系。
2. 在汇流周向不稳定性研究的基础上,对汇流成涡的机理提出了不同见解,得到汇流周向失稳的临界雷诺数。

汇流在流至中心出口处时形成旋涡(俗称浴盆涡)的现象, Sibulkin^[1] 在1962年, D. L. Kelly^[2] 等在1964年进行过实验,分析过形成涡流的原因,1979年上海交通大学杨文熊同志^[3]也进行了实验,还提出了理论的计算。

汇流中心成涡的问题实际上是一个汇流周向不稳定性问题。本文对轴对称汇流的周向不稳定性作了计算,结论与文[3]有所不同。在理论计算的基础上,我们分析了汇流成涡的机理,提出汇流成涡必须具备两个条件,这是和以前的分析所不同的。此外,在基本方程的推导中,我们得到结论:汇流的周向稳定性独立于径向和轴向稳定性,与之无关,而径向和轴向稳定性却是互相关联,耦合在一起的。对于汇流径向与轴向稳定性的求解,我们将另行提出。

1. 汇流稳定性的基本方程 设 r, φ, z 分别表示圆柱坐标系的径向,周向和轴向坐标, V_r, V_φ, V_z 分别表示相应方向的流动速度分量。设流体不可压,不计重力,流动轴对称。我们研究定常径向流动的稳定性,主流定常,径向,设速度分量为 $U(r, z)$, 则有

$$V_r = U + V'_r, \quad V_\varphi = V'_\varphi, \quad V_z = V'_z, \quad p = \bar{p} + p'$$

其中带一撇的量为扰动量。将它们代入 Navier-Stokes 方程,考虑到主流本身满足方程

$$U \frac{\partial U}{\partial r} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial \bar{p}}{\partial r} + \nu \left(\frac{\partial^2 U}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial U}{\partial r} - \frac{U}{r^2} + \frac{\partial^2 U}{\partial z^2} \right) \quad (1)$$

$$\frac{\partial U}{\partial r} + \frac{U}{r} = 0 \quad (2)$$

于是经线性化后,得扰动量满足的方程为

$$\begin{aligned} & \frac{\partial V'_r}{\partial t} + U \frac{\partial V'_r}{\partial r} + V'_r \frac{\partial U}{\partial r} + V'_z \frac{\partial U}{\partial z} \\ & = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p'}{\partial r} + \nu \left(\frac{\partial^2 V'_r}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial V'_r}{\partial r} - \frac{V'_r}{r^2} + \frac{\partial^2 V'_r}{\partial z^2} \right) \end{aligned} \quad (3.1)$$

本文于1981年4月22日收到。

$$\frac{\partial V'_\varphi}{\partial t} + U \frac{\partial V'_\varphi}{\partial r} + \frac{UV'_\varphi}{r} = \nu \left(\frac{\partial^2 V'_\varphi}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial V'_\varphi}{\partial r} - \frac{V'_\varphi}{r^2} + \frac{\partial^2 V'_\varphi}{\partial z^2} \right) \quad (3.2)$$

$$\frac{\partial V'_z}{\partial t} + U \frac{\partial V'_z}{\partial r} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p'}{\partial z} + \nu \left(\frac{\partial^2 V'_z}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial V'_z}{\partial r} + \frac{\partial^2 V'_z}{\partial z^2} \right) \quad (3.3)$$

$$\frac{\partial V'_r}{\partial r} + \frac{V'_r}{r} + \frac{\partial V'_z}{\partial z} = 0 \quad (3.4)$$

在上述式子中,扰动速度分量独立地取决于方程(3.2),可见周向稳定性与径向和轴向的稳定性无关,周向稳定性的问题是单独求解的。

由(2)式有

$$U = \frac{u(z)}{r}$$

将它代入(3.2),并为方便起见,略去各扰动量记号上的一撇,只须记住此后不带撇的量是代表扰动量就是,得到

$$\frac{\partial^2 V_\varphi}{\partial z^2} + \frac{\partial^2 V_\varphi}{\partial r^2} + \left(1 - \frac{u}{\nu}\right) \frac{1}{r} \frac{\partial V_\varphi}{\partial r} - \left(1 + \frac{u}{\nu}\right) \frac{V_\varphi}{r^2} = \frac{1}{\nu} \frac{\partial V_\varphi}{\partial t} \quad (4)$$

令

$$V_\varphi = \hat{V}(r, z)e^{-\sigma t}$$

(4)式变为:

$$\frac{\partial^2 \hat{V}}{\partial z^2} + \frac{\partial^2 \hat{V}}{\partial r^2} + \left(1 - \frac{u}{\nu}\right) \frac{1}{r} \frac{\partial \hat{V}}{\partial r} - \left(1 + \frac{u}{\nu}\right) \frac{\hat{V}}{r^2} = -\frac{\sigma}{\nu} \hat{V} \quad (5)$$

方程(4)或(5)就是轴对称汇流周向稳定性的基本方程。记住其中 u 只是 z 的函数。

径向稳定性和轴向稳定性相互关联,耦合在一起。由连续性方程(3.4),引进流函数 ψ ,速度分量(已略去记号上的一撇)

$$V_r = -\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial z} (r\psi), \quad V_z = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r\psi) \quad (6)$$

将(6)式分别代入(3.1)和(3.2)式,然后令

$$\psi = -i\hat{\psi}(r)e^{(\sigma t + i\lambda z)}$$

并由两式消去压力 p ,得到

$$(L - \lambda^2)^2 \hat{\psi} = \frac{\sigma}{\nu} \frac{d\hat{\psi}}{dr} - \frac{\sigma}{\nu} \lambda^2 \hat{\psi} - \frac{\sigma}{r^2} \hat{\psi} + \frac{C}{r} \quad (7)$$

其中

$$L = \frac{d}{dr} \left(\frac{d}{dr} + \frac{1}{r} \right), \quad C = rU \text{ 假设为常数。}$$

这就是汇流径向和轴向稳定性的基本方程。

2. 轴向均匀径向汇流的周向稳定性 考虑汇流沿轴向均匀,那么 $u = rU$ 是常数,设为 $u = -C$,于是方程(5)变为

$$\frac{\partial^2 \hat{V}}{\partial z^2} + \frac{\partial^2 \hat{V}}{\partial r^2} + \left(\frac{C}{\nu} + 1\right) \frac{1}{r} \frac{\partial \hat{V}}{\partial r} + \left(\frac{C}{\nu} - 1\right) \frac{\hat{V}}{r^2} = -\frac{\sigma}{\nu} \hat{V} \quad (8)$$

这可以分离变量,设

$$\hat{\psi}(r, z) = F(r) \cdot G(z)$$

则得:

$$\frac{d^2 G}{dz^2} + \lambda^2 G = 0 \quad (9)$$

和

$$\frac{d^2 F}{dr^2} + (\tilde{C} + 1) \frac{1}{r} \frac{dF}{dr} + (\tilde{C} - 1) \frac{F}{r^2} + (\tilde{\sigma} - \lambda^2) F = 0 \quad (10)$$

其中

$$\tilde{C} = \frac{C}{\nu}, \quad \tilde{\sigma} = \frac{\sigma}{\nu}$$

方程(9)的解为

$$G = A \sin(\lambda z + \varepsilon) \quad (11)$$

作变换

$$F = r^{-\frac{\tilde{C}}{2}} f$$

方程(10)变为

$$\frac{d^2 f}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{df}{dr} + \left(K - \frac{m^2}{r^2} \right) f = 0 \quad (12)$$

其中

$$K = \tilde{\sigma} - \lambda^2, \quad m = \frac{1}{2}(\tilde{C} - 2) \quad (13)$$

这里有两种情况, 一是 $K = \tilde{\sigma} - \lambda^2 > 0$ 的情况, 一是 $K = \tilde{\sigma} - \lambda^2 < 0$ 的情况.

1) $K > 0$. 在此情况下, 设 $K = k^2$, 则方程(12)为

$$\frac{d^2 f}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{df}{dr} + \left(k^2 - \frac{m^2}{r^2} \right) f = 0 \quad (12.1)$$

这是一个以 kr 为宗量的 m 阶贝塞尔方程. 因 $\tilde{\sigma} = \frac{\sigma}{\nu} > \lambda^2 > 0$, 故 $\sigma > 0$, 所以流动是稳定的. 这时方程(12.1)的求解是一个特征问题, 欲方程有非平凡解, 则必须

$$J_m(kr_0)Y_m(\alpha kr_0) - Y_m(kr_0)J_m(\alpha kr_0) = 0 \quad (14)$$

其中 J_m 和 Y_m 分别为 m 阶的贝塞尔函数和诺尔曼函数, r_0 取为出流小孔的半径, αr_0 为外边界圆的半径. (14) 式的零点是无限多的, 为

$$(kr_0)_n = \beta + \frac{p}{\beta} + \frac{q - p^2}{\beta^3} + \frac{s - 4pq + 2p^2}{\beta^5} + \dots \quad (15)$$

其中

$$\left. \begin{aligned} \beta &= \frac{n\pi}{\alpha - 1}, \quad p = \frac{4m^2 - 1}{8\alpha}, \quad q = \frac{(m-1)(m-25)(\alpha^2 - 1)}{6(4\alpha)^3(\alpha - 1)}, \\ s &= \frac{(4m^2 - 1)(16m^4 - 456m^2 + 1070)(\alpha^5 - 1)}{5(4\alpha)^5(\alpha - 1)}. \end{aligned} \right\} \quad (16)$$

如果只取前两项, 则有

$$k_n r_0 = \frac{n\pi}{\alpha - 1} + \frac{(4m^2 - 1)\alpha - 1}{8n\pi\alpha} \quad (17)$$

由于外边界圆的半径应该取得充分大,故 α 很大,因此

$$k_n \doteq \frac{1}{r_0} \frac{4m^2 - 1}{8n\pi}$$

而
$$k_n = \sqrt{\tilde{\sigma}_n - \lambda^2} = \sqrt{\frac{\sigma_n}{\nu} - \lambda^2}$$

所以
$$\sigma_n \doteq \nu\lambda^2 + \frac{(C - \nu)^2(C - 3\nu)^2}{64n^2\lambda^2 r_0^2} > 0 \quad (18)$$

这就是 $K > 0$ 稳定汇流的频散关系.

2) $K < 0$. 在此情况下,设 $K = -k^2$, 方程 (12) 变为

$$\frac{d^2 f}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{df}{dr} - \left(k^2 + \frac{m^2}{r^2} \right) f = 0 \quad (12.2)$$

这是一个 m 阶的虚宗量贝塞尔方程. 考虑到当 $r \rightarrow \infty$ 时 $f = 0$, 其解为

$$f = BK_m(kr) \quad (19)$$

K_m 为第二类虚宗量贝塞尔函数, B 为任意常数. 假设在中心出流孔上有一个旋涡, 并在旋涡面 $r = r_0$ 上有 $f = \delta$, 则

$$K_m(kr_0) = \frac{\delta}{B} = \delta_0.$$

考虑 kr_0 很小,
$$K_m(kr_0) \doteq \frac{2^{\frac{1}{2}(\tilde{c}-2)^{-1}} \Gamma(m)}{(kr_0)^m},$$

得到

$$k^2 = -\frac{\sigma}{\nu} + \lambda^2 \doteq \frac{1}{r_0^2 c^2} (256\pi\delta_0^2)^{\frac{2}{\tilde{c}-2}} (\tilde{c}-2)^2 (\tilde{c}-2)^{-\frac{2}{\tilde{c}-2}} \quad (20)$$

在 $\tilde{c} = \frac{C}{\nu}$ 很大而 δ_0 很小的情形下, 因 $(256\pi\delta_0^2)^{\frac{2}{\tilde{c}-2}} \doteq 1$ 和 $(\tilde{c}-2)^{-\frac{2}{\tilde{c}-2}} \doteq 1$

我们有
$$\frac{\sigma}{\nu} \doteq \lambda^2 - \frac{1}{r_0^2 c^2} (\tilde{c}-2)^2 \quad (21)$$

由此得出:

当 $\tilde{c} < 2 + r_0 e \lambda$ 时 $\sigma > 0$, 流动稳定;

当 $\tilde{c} > 2 + r_0 e \lambda$ 时 $\sigma < 0$, 流动不稳定.

其临界值为

$$\tilde{c}_0 = 2 + r_0 e \lambda, \quad e = 2.718281 \dots \quad (22)$$

如果在轴向流体的深度为 h , 并且一端 $z = 0$ 为固体边界, 另一端 $z = h$ 为自由表面边界. 在固体边界上 $\hat{v} = 0$, 在自由表面边界上 $\frac{\partial \hat{v}}{\partial z} = 0$, 于是由 (11) 式得

$$\lambda = \frac{(2n-1)\pi}{2h} \quad (23)$$

设出流的体积流量为 Q , 则有 $\tilde{c} = \frac{Q}{2\pi\nu h} = \frac{Re}{2\pi}$, 其中 $Re = \frac{Q}{\nu h}$ 为雷诺数. 由 (22)

式,得临界雷诺数 $Re_0 = 4\pi + 2\pi r_0 e \lambda$ (24)

在流体为 h 深度的情况下, λ 由 (23) 式确定, 临界雷诺数为

$$Re_0 = 4\pi + \frac{(2n-1)\pi^2 r_0 e}{h} \quad (25)$$

这不同于文 [3] 的结果。

引进雷诺数后, 上述稳定性的结论可叙述为: 当 $Re < Re_0$ 时, 流动稳定; 当 $Re > Re_0$ 时流动不稳定。

例: 设 $h = 1 \text{ cm}$, $r_0 = 0.25 \text{ cm}$, 则 $n = 1$ 时的最小临界雷诺数为 $Re_0 = 4\pi + 0.25\pi^2 e = 19.24$, $n = 2$ 时的临界雷诺数为 $Re_0 = 32.69$ 。 $n = 2$ 的这个结果与文 [3] 的实验一致。

3. 汇流成涡的条件 由上面的分析, 我们看到这样一个事实, 如果汇流中心处原来没有旋涡, 那么在 $r = r_0$ 的圆柱面上 $f = 0$, 而虚宗量贝塞尔函数没有零点, 它不可能满足那样的边界条件, 所以这时 f 的解只能是实宗量贝塞尔函数。如上节情况 1) 所证, 这时流动肯定是稳定的。如果汇流中心处本来存在有旋涡 (不管如何微弱), 那么当流动达到或超过临界雷诺数时, 径向汇流将出现周向失稳, 使中心处的旋涡得以加强而形成涡流。因此, 十分清楚, 汇流成涡必须具备两个条件: 1)、流动的雷诺数超过临界雷诺数; 2)、汇流中心处要有一个涡流扰动 (那怕是非常之微弱)。对于后一个条件, 我们注意到, 在文 [1], [2] 的实验中, 在中心处或其附近插入了一根管子, 而在文 [3] 的实验中, 中心处放置了一个浮子, 于是形成绕流, 我们知道, 绕流是会产生旋涡的, 所以这实际上都是给予了中心涡流的扰动。自然界很多汇流都容易找到产生涡流的扰动。

参 考 文 献

- [1] Sibulkin. M., *Journal of Fluid Mechanics*, 14 (1962), 21.
 [2] Kelly. D. L., Martin, B. V., Taylor, E. S., *Journal of Fluid Mechanics*, 19 (1964), 539.
 [3] 杨文熊: 上海交通大学学报, 1, (1979), 40.

INSTABILITY OF A SINK FLOW IN THE CIRCULAR DIRECTION —— THE MECHANISM FOR CREATING A SINK VORTEX

Zhang Diming

(Zhongshan University, China)

Abstract

The stability of axisymmetric sink in circular direction was studied. Based on the study for instability of a sink flow in circular direction, an idea different from that which has been advanced by previous authors on the mechanism for creating a sink vortex was proposed.