

学术论文

非正交曲线坐标下水流和污染物扩散输移的数值计算

吴修广¹, 沈永明¹, 郑永红², 杨志峰³

(1. 大连理工大学海岸和近海工程国家重点实验室, 大连 116024; 2. 中国科学院广州能源研究所, 广州 510070; 3. 北京师范大学环境科学研究所, 北京 100875)

[摘要] 基于非正交曲线坐标下水流与污染物扩散输移的深度平均数学模型, 采用 $k-\epsilon$ 双方程湍流模型和速度一水深耦合算法, 应用于实验室连续弯道的水流及污染物扩散输移的数值模拟, 分别计算了流场及岸边和中心污染物排放的浓度场, 得到与实测值吻合良好的计算值。

[关键词] 曲线坐标; 连续弯道; 扩散输移; SIMPLEC 算法; 浓度场

[中图分类号] TV131.4 **[文献标识码]** A **[文章编号]** 1009-1742 (2003) 02-0057-05

1 引言

由于经济的迅速发展, 大量有害于人类和其他生物生息的工农业废水和生活污水未经充分处理而直接排入河流、湖泊、水库、海洋和土壤, 使得地表水和地下水等天然水体受到严重污染。天然水体的河流、湖泊、海洋等都具有一定的自净能力, 如何利用其自净能力, 节约环境保护费用, 是一项非常有意义的研究课题。而弄清污染物在天然水体中的扩散输移规律及其在水体中的浓度分布是研究这一问题的前提, 环境水动力模型是研究这一问题的有效工具。同时, 对弯曲及不规则岸边界条件下的河流、海湾的水动力特性及物质输运规律的研究是环境水力学的基本课题之一。天然河流、海湾的边界曲折、地形复杂, 采用坐标变换是解决问题的途径之一。目前, 在多数 $N-S$ 方程的坐标变换中, 流速全部采用逆变分量, 这样就增加了方程的复杂程度。于是忽略方程中的非正交项, 利用正交变换下的方程进行数值求解^[1,2]。自 Patankar 和 Spalding^[3]发展了 SIMPLE 算法以来, 该方法被广泛应用于不可压缩流场的数值模拟, 而且该方法还

得到了进一步的发展, 主要有 SIMPLER 算法^[4]、SIMPLEC 算法^[5]、SIMPLEX 算法^[6]和 SIMPLET 算法^[7]等。这些模型均成功地应用于速度一压力耦合的流场计算, 深度平均的浅水流模型是在静压假定下导出的, 一般流体模型中的速度一压力耦合也就转换成浅水流模型中的速度一水深耦合^[8]。

笔者采用非正交曲线坐标下污染物扩散输移的数学模型, 引入污染物的对流扩散方程, 形成非正交曲线坐标系下平面二维水流计算的 SIMPLEC 算法, 用于实验室连续弯道的水流及污染物扩散输移的数值模拟, 分别计算了流场及岸边和中心污染物排放的浓度场。

2 数学模型

在笛卡儿坐标下深度平均的水流和污染物扩散输移的通用微分方程为

$$\frac{\partial}{\partial t}(H\rho\Phi) + \frac{\partial}{\partial x}(H\rho u\Phi) + \frac{\partial}{\partial y}(H\rho v\Phi) = \frac{\partial}{\partial x}\left(H\Gamma_\Phi \frac{\partial\Phi}{\partial x}\right) + \frac{\partial}{\partial y}\left(H\Gamma_\Phi \frac{\partial\Phi}{\partial y}\right) + S_\Phi. \quad (1)$$

方程式式(1)通过泊松方程进行坐标变

[收稿日期] 2002-09-16; 修回日期 2002-10-21

[基金项目] 国家杰出青年科学基金资助项目(50125924); 高等学校博士学科点专项科研基金资助项目(2000014112); 辽宁省自然科学基金资助项目(2001101073)

[作者简介] 吴修广(1974-), 男, 山东阳谷县人, 大连理工大学博士研究生

换^[2], 转换到曲线坐标 (ξ, η) 下, 仅在对流项中使用流速的逆变分量, 而在其他项中使用原始变量, 这样既简化了方程, 又使所有方程仍可写为非正交曲线坐标下的通用方程, 模型的微分方程可写成如下通用形式:

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial t}(H\rho\Phi) + \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\xi}(H\rho U\Phi) + \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\eta}(H\rho V\Phi) = \\ \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\xi}\left(\frac{H\Gamma_\Phi}{J}(\alpha\Phi_\xi - \beta\Phi_\eta)\right) + \\ \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\eta}\left(\frac{H\Gamma_\Phi}{J}(-\beta\Phi_\xi + \gamma\Phi_\eta)\right) + S_\Phi(\xi, \eta). \quad (2) \end{aligned}$$

式中: Φ 为所求问题的因变量; U 和 V 分别为直角坐标下流速 u 和 v 的逆变分量, 仅在对流项中出现; Γ_Φ 为扩散系数; S_Φ 为源项。当 Φ 表示某一特定量时, 式(2)亦赋予特定的意义, 扩散系数 Γ_Φ 和源项 S_Φ 对此特定量有特定的意义和表达式, 如表 1 所示。

表 1 各控制方程的扩散系数与源项

Table 1 Diffusive coefficient and source term of each control equation

方程	Φ	Γ_Φ	S_Φ
连续	1	0	0
动量 ξ	u	μ_{eff}	S_u
动量 η	v	μ_{eff}	S_v
浓度方程	C	$\frac{\mu_{\text{eff}}}{\sigma_c}$	S_c
湍流动能	k	$\frac{\mu_{\text{eff}}}{\sigma_k}$	S_k
湍流动能耗散率	ϵ	$\frac{\mu_{\text{eff}}}{\sigma_\epsilon}$	S_ϵ

在式(2)及上表中:

$$\begin{aligned} S_u = -\frac{1}{J}\left[\rho g H\left(y_\eta \frac{\partial z_s}{\partial\xi} - y_\xi \frac{\partial z_s}{\partial\eta}\right)\right] + \\ \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\xi}\left\{\frac{H\mu_{\text{eff}}}{J}\left[y_\eta^2 \frac{\partial u}{\partial\xi} - y_\xi y_\eta \frac{\partial u}{\partial\eta}\right]\right\} + \\ \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\eta}\left\{\frac{H\mu_{\text{eff}}}{J}\left[x_\xi y_\eta \frac{\partial v}{\partial\xi} - x_\eta y_\eta \frac{\partial v}{\partial\eta}\right]\right\} + \\ \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\eta}\left\{\frac{H\mu_{\text{eff}}}{J}\left[y_\xi^2 \frac{\partial u}{\partial\eta} - y_\xi y_\eta \frac{\partial u}{\partial\xi}\right]\right\} - \tau_{b\xi}, \\ S_v = -\frac{1}{J}\left[\rho g H\left(x_\xi \frac{\partial z_s}{\partial\eta} - x_\eta \frac{\partial z_s}{\partial\xi}\right)\right] + \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} & \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\xi}\left\{\frac{H\mu_{\text{eff}}}{J}\left[x_\eta^2 \frac{\partial v}{\partial\xi} - x_\xi x_\eta \frac{\partial v}{\partial\eta}\right]\right\} + \\ & \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\xi}\left\{\frac{H\mu_{\text{eff}}}{J}\left[x_\xi y_\eta \frac{\partial u}{\partial\eta} - x_\eta y_\eta \frac{\partial u}{\partial\xi}\right]\right\} + \\ & \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\eta}\left\{\frac{H\mu_{\text{eff}}}{J}\left[y_\xi x_\eta \frac{\partial u}{\partial\xi} - x_\xi y_\xi \frac{\partial u}{\partial\eta}\right]\right\} + \\ & \frac{1}{J}\frac{\partial}{\partial\eta}\left\{\frac{H\mu_{\text{eff}}}{J}\left[x_\xi^2 \frac{\partial v}{\partial\eta} - x_\xi x_\eta \frac{\partial v}{\partial\xi}\right]\right\} - \tau_{b\eta}, \\ S_k = H(G_k^0 + G_{kv} - \rho\epsilon), \\ S_\epsilon = H\left[\frac{\epsilon}{k}(C_{\epsilon_1}G_k^0 - C_{\epsilon_2}\rho\epsilon) + G_{\epsilon v}\right], \\ G_k^0 = 2\mu_{\text{eff}}\left(\frac{\partial u}{\partial\xi}\frac{y_\eta}{J} - \frac{\partial u}{\partial\eta}\frac{y_\xi}{J}\right)^2 + \\ 2\mu_{\text{eff}}\left(-\frac{\partial v}{\partial\xi}\frac{x_\eta}{J} + \frac{\partial v}{\partial\eta}\frac{x_\xi}{J}\right)^2 + \\ \mu_{\text{eff}}\left[\left(\frac{\partial v}{\partial\xi}\frac{y_\eta}{J} - \frac{\partial v}{\partial\eta}\frac{y_\xi}{J}\right) + \right. \\ \left. \left(-\frac{\partial u}{\partial\xi}\frac{x_\eta}{J} + \frac{\partial u}{\partial\eta}\frac{x_\xi}{J}\right)\right]^2, \end{aligned}$$

$$U = uy_\eta - vx_\eta, \quad V = vx_\xi - uy_\xi,$$

$$\alpha = x_\eta^2 + y_\eta^2, \quad \beta = x_\xi x_\eta + y_\eta y_\xi,$$

$$\gamma = x_\xi^2 + y_\xi^2, \quad J = x_\xi y_\eta - x_\eta y_\xi,$$

$$G_{kv} = \frac{c_k \rho U_*^3}{H}, \quad G_{\epsilon v} = \frac{c_\epsilon \rho U_*^4}{H^2},$$

$$U_* = \sqrt{c_f(u^2 + v^2)}, \quad H = z_s - z_b, \quad c_k = \frac{1}{c_f},$$

$$c_\epsilon = \frac{3.6 C_{\epsilon_2}}{C_f^{0.75}} \sqrt{C_\mu}, \quad \mu_{\text{eff}} = \rho(v + v_t),$$

$$v_t = C_\mu \frac{k^2}{\epsilon}, \quad \tau_{b\xi} = \frac{gn^2 U \sqrt{u^2 + v^2}}{H^{1/3}},$$

$$\tau_{b\eta} = \frac{gn^2 V \sqrt{u^2 + v^2}}{H^{1/3}}, \quad c_f = 0.003.$$

上列方程组中, S_c 为污染源强, 根据具体的污染物排放形式而定; u 和 v 分别为笛卡儿坐标下 x 和 y 方向的深度平均的流速分量; k 和 ϵ 分别为深度平均的湍流动能和湍流动能耗散率; H 为水深; z_s 为水位; z_b 为河床高程; v 为分子运动粘性系数; v_t 为漩涡运动粘性系数; μ_{eff} 为有效粘性系数; C_μ , C_{ϵ_1} , C_{ϵ_2} , σ_k , σ_ϵ , σ_c 为经验常数, 按表 2 取值。

表2 经验常数

Table 2 Empirical constant

C_μ	C_{ϵ_1}	C_{ϵ_2}	σ_k	σ_ϵ	σ_c
0.09	1.44	1.92	1.0	1.3	1.0

3 模型离散

用控制容积法导出离散方程，控制容积界面上函数的取值及其导数的构造方法决定了对流—扩散方程所采用的格式，这里采用了混合格式。

$$\begin{aligned} a_P \Phi_P &= a_E \Phi_E + a_W \Phi_W + \\ &a_N \Phi_N + a_S \Phi_S + a_0. \end{aligned} \quad (3)$$

其中：

$$\begin{aligned} a_E &= \max\left(\left|\frac{1}{2}F_e\right|, D_e\right) - \frac{1}{2}F_e, \\ a_W &= \max\left(\left|\frac{1}{2}F_w\right|, D_w\right) - \frac{1}{2}F_w, \\ a_N &= \max\left(\left|\frac{1}{2}F_n\right|, D_n\right) - \frac{1}{2}F_n, \\ a_S &= \max\left(\left|\frac{1}{2}F_s\right|, D_s\right) - \frac{1}{2}F_s, \\ F_e &= (\rho U \Delta \eta)_e, \quad F_w = (\rho U \Delta \eta)_w, \\ F_n &= (\rho U \Delta \xi)_n, \quad F_s = (\rho U \Delta \xi)_s, \\ D_e &= \left(\frac{\alpha}{J} \Gamma_\Phi \frac{\Delta \eta}{\Delta \xi}\right)_e, \quad D_w = \left(\frac{\alpha}{J} \Gamma_\Phi \frac{\Delta \eta}{\Delta \xi}\right)_w, \\ D_n &= \left(\frac{\gamma}{J} \Gamma_\Phi \frac{\Delta \xi}{\Delta \eta}\right)_n, \quad D_s = \left(\frac{\gamma}{J} \Gamma_\Phi \frac{\Delta \xi}{\Delta \eta}\right)_s, \\ a_0 &= S_c J \Delta \xi \Delta \eta - \\ &\left[\left(\frac{\Gamma_\Phi}{J} \beta \Phi_\eta \Delta \eta\right)_w^e + \left(\frac{\Gamma_\Phi}{J} \beta \Phi_\xi \Delta \xi\right)_s^n \right] + \frac{\Delta \xi \Delta \eta}{\Delta t} \bar{H}_P \Phi_0, \\ a_P &= a_E + a_W + a_N + a_S - S_P + \frac{\Delta \xi \Delta \eta}{\Delta t} \bar{H}_P. \end{aligned}$$

4 边界条件

在进口边界，所有边界条件都按本征条件给出，即：

$$u = u_0, v = 0, k = k_0, \epsilon = \epsilon_0, C = C_0.$$

在出口边界，给定出口处的水位 z_s ，令 $v = 0$ ，其余变量都取法向导数为零，即：

$$\frac{\partial z}{\partial n} = \frac{\partial u}{\partial n} = \frac{\partial C}{\partial n} = \frac{\partial k}{\partial n} = \frac{\partial \epsilon}{\partial n} = 0.$$

在壁面边界， $k - \epsilon$ 双方程湍流模型是高 Reynolds 数模型，只适用于充分发展的湍流，而在近壁处，粘性效应起主导作用。另外，由于近壁处物理量变化很快，需要非常密的网格，才能真实地模拟实际流动。因此采用壁面函数法^[9]，即用半分析的方法得到的解来近似由壁面到湍流核心区之间的流速、湍动能、湍动能耗散率的分布规律，将壁面的影响（如壁面应力）附加到差分方程中（应先将有关的边界系数置为零）^[10]。

5 SIMPLEC 算法求解模型

SIMPLEC 算法的基本步骤如下：

Step 1 计算坐标变换的相关系数；

Step 2 根据进口、出口边界的水位，给定初始条件及全场水位，并计算全场初始水深 H^* ；

Step 3 解动量方程求 u^n, v^n ；

Step 4 解 $k - \epsilon$ 湍流模型求 k, ϵ ；

Step 5 解水深校正方程求 H' ，并修正水深 $H = H^* + \alpha_h H'$ ；

Step 6 修正流速 u, v ，及有效粘性系数 μ_{eff} ，然后重复 step 2 … step 5 步直至收敛。

Step 7 求解浓度方程，直至收敛。

模型求解中，为了利于非线性迭代的收敛，计算中采用欠松弛技术。计算中采用 ADI 技术和 TDMA 算法，以连续方程的误差小于给定的值作为判断收敛的依据。在恒定流计算中，以相邻时间步之间全场各点流速误差的最大绝对值小于给定的值作为达到定常状态的依据。

6 模型验证

模型采用 Chang (1971) 在实验室连续弯道中进行的一系列水流和污染物扩散输移的试验结果作为验证资料。弯道断面为矩形并具有光滑底面，其形状与具体尺寸如图 1 所示。在其试验中，污染物扩散输移进行了两种情况，岸边排放和中心排放，排放口在第一个弯道进口处，如图 1 所示。水深为 $H = 0.115$ m，进口流速 $U_0 = 0.366$ m/s，污染物初始浓度为零。模型将物理区域划分为 167×23 个网格，时间步长取 $\Delta t = 5$ s，糙率取 0.015。计算至 800 步，计算收敛值收敛至规定值，其计算流速场如图 2。选了 4 个断面的流速的实测值与计算值进行比较，如图 3。河流中心污染物排放的断面浓度比较图见图 4，岸边排放的断面浓度断面图见图 5。

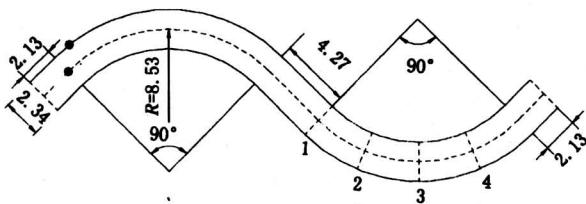


图1 实验室连续弯道示意图 (单位: m)

Fig. 1 Sketch of meandering channel
in laboratory (Unit: m)

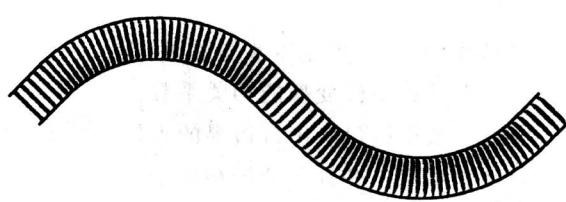


图2 实验室连续弯道计算流场

Fig. 2 Computed velocity field of meandering
channel in laboratory

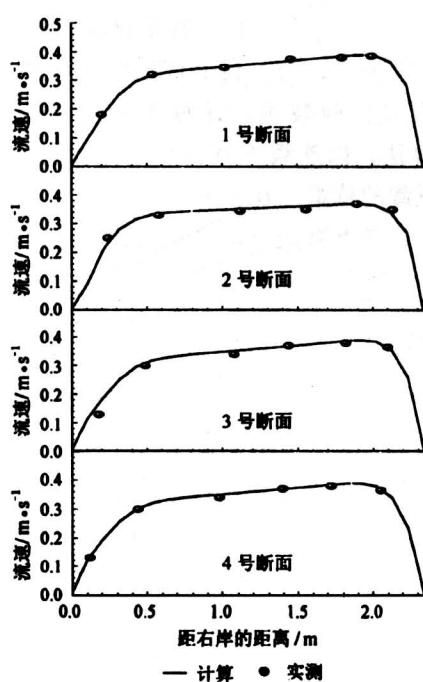


图3 断面流速比较

Fig. 3 Comparison of section velocity

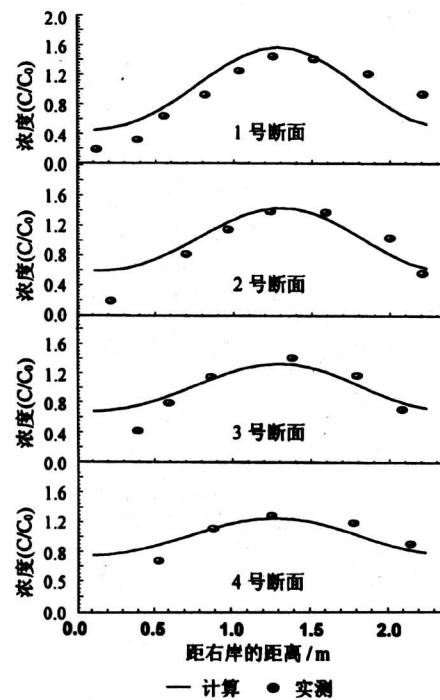


图4 中心排放的断面浓度比较

Fig. 4 Comparison of section concentration
discharged in center

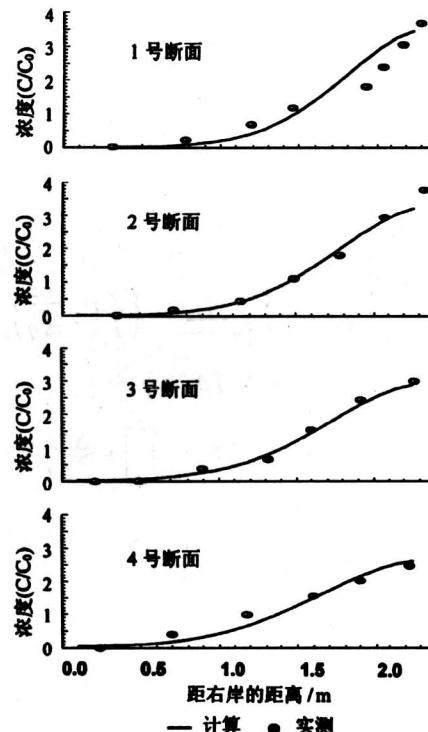


图5 岸边排放的断面浓度比较

Fig. 5 Comparison of section concentration
discharged from bank

7 结论

建立了非正交曲线坐标下水流和污染物扩散输移的数学模型，对实验室连续弯道中流场、污染物岸边与河中心排放的浓度场进行了数值模拟，并对计算值与断面实测值进行比较，结果吻合良好。

参考文献

- [1] 王船海, 程文辉. 河道二维非恒定流场计算方法研究 [J]. 水利学报, 1991, (1): 10~17
- [2] 魏文礼, 金忠青. 复杂边界河道流速场的数值模拟 [J]. 水利学报, 1994, (11): 26~30
- [3] Patankar S V, Spalding D B. Calculation procedure for heat, mass and momentum transfer in 3-D flows [J]. Int J Heat Mass Transfer, 1972, (15): 1787~1806
- [4] Patankar S V. Numerical heat transfer and fluid flow [M]. New York: McGraw-Hill, 1980
- [5] Van Doormaal J P, Raithby G D. Enhancement of SIMPLE method for predicting incompressible fluid flows [J]. Numer Heat Transfer, 1984, (7): 147~163
- [6] Raithby G D, Schneider G E. Elliptic systems: finite difference methods II [M]. New York: John Wiley & Sons, 1981
- [7] Sheng Y, Shoukri M, Sheng G, et al. A modification to the SIMPLE method for buoyancy-driven flows [J]. Numer Heat Transfer, Part B, 1998, 33(1): 65~78
- [8] Jian Guo Zhou. Velocity-depth coupling in shallow-water flows [J]. J Hydr Engrg, ASCE, 1995, 121(10): 717~724
- [9] Launder B E, Spalding D B. The numerical computation of turbulent flows [J]. Comp Meth In Appl and Engrg, 1974, (3): 269~289
- [10] 沈永明. 油—水两相湍流的数值模拟 [D]. 成都: 成都科技大学, 1991

Numerical Computation of Flow and Pollutant Diffusion - Transportation With Non-orthogonal Curvilinear Coordinates

Wu Xiuguang¹, Shen Yongming¹, Zheng Yonghong², Yang Zhifeng³

(1. State Key Laboratory of Coastal and Offshore Engineering,

Dalian University of Technology, Dalian, Liaoning 116024, China;

2. Guangzhou Institute of Energy Conversion, Chinese Academy of Sciences, Guangzhou 510070, China;

3. Institute of Environmental Science, Beijing Normal University, Beijing 100875, China)

[Abstract] Based on depth-averaged mathematic model of flow and pollutant transportation in non-orthogonal curvilinear coordinates, the $k-\epsilon$ double equations' turbulence model and the coupling arithmetic of velocity-water depth are adopted, which are applied to the numerical simulation of the flow and the contamination diffusion-transportation. The flow field and concentration of discharge both along bank and in the centerline of the meandering channel in laboratory are calculated, and the calculating results accord well with the measured data.

[Key words] curvilinear coordinates; meandering channel; diffusion-transportation; IMPLIC algorithm; concentration field