# 管路における砂ー水界面の安定性

Stability of sand-water boundary in pipes

# 関 陽平\*・泉 典洋\*\* Yohei SEKI and Norihiro IZUMI

\* 北海道大学大学院 工学研究科 (〒060-8628 北海道札幌市北区北 13 条)
\*\* 工博 北海道大学大学院教授 工学研究科 (〒060-8628 北海道札幌市北区北 13 条)

It is commonly known that the flat bed is unstable in open channels in the range of small and large Froude numbers, in which the presence of the free water surface is important to the instability. However, instability of the flat bed without free water surface has not been well understood. In this study, we perform a linear stability analysis of the boundary between sediment and water in pipes transporting sediment with the use of the mixing length turbulent model. The analysis reveals that the governing parameter is the Euler number, and that the boundary is unstable in the range of relatively small Euler numbers.

Key Words: linear stability analysis, dunes formation, pipe flow キーワード:線形安定解析,デューン形成, 管路流

#### 1. はじめに

底面が砂などの移動床で構成されている開水路 では、ある条件下において平坦床は不安定となり、 河床にはデューンやアンチデューンなどの河床波 が形成されることが知られている. これらの河床波 は、河床形状と底面剪断力あるいは流砂量の間に生 じる位相差が原因となって発生することが知られ ている<sup>1)</sup>が,この際,河床形状と水面形状の間にも 位相差が生じる.このことから、デューンやアンチ デューンの発生には自由水面の存在が重要である ことが推測されるが、自由表面の存在がどの程度重 要であるかについては、著者の知る限り判っていな い. そこで本研究では、自由水面の存在しない管路 内における砂-水界面の安定性について、理論的に 明らかにすることを目的とする. 開水路における河 床波の安定解析に倣い線形安定解析を行うことに よって,安定性を支配するパラメータを明らかにす ると同時に,砂-水界面が不安定となる条件を明ら かにする.

#### 2. 壁面からの影響

図-1 に示すように自由表面がない管路内流れを考 える.対象としている管路は以下の条件を満たすもの とする.管路は矩形断面で,なおかつ幅が高さに比べ て充分に大きく,勾配がないものとする.勾配がない ため,流れは圧力差だけで生じる.さらに管路内の流 れが定常である場合を考える.



このとき、図-1 で流下方向を x 軸とすると、単位幅当たりの管路内の流体にかかる力のつりあいは以下の式で与えられる.

$$P^{*}D^{*} - \left(P^{*} + dP^{*}\right)D^{*} = \left(T^{*}_{I}_{W} + T^{*}_{II}_{W}\right)dx^{*}$$
(1)

ここで上付きのアスタリスクは次元を持つ量を表し, 下の壁面から影響を受ける範囲を領域 I,上の壁面から 影響を受ける範囲を領域 II とする.式(1)で D<sup>\*</sup>は管の 直径, P<sup>\*</sup>, T<sup>\*</sup><sub>1w</sub>および T<sup>\*</sup><sub>1w</sub>は圧力および壁面での剪断 力をそれぞれ表している.式(1)を変形すると式(2)が得 られ,管の直径,圧力勾配および壁面剪断力の間の関 係を示している.

$$-\frac{dP^{*}}{dx^{*}}D^{*} = T_{1w}^{*} + T_{IIw}^{*}$$
(2)

次に図-2に示すように、微小要素の流体に着目する と、微小要素に働く剪断力と圧力の力の釣合いから、 次式が得られる.

$$P^{*}dy^{*} - \left(P^{*} + dP^{*}\right)dy^{*} + T^{*}_{xy}dx - \left(T^{*}_{xy} + dT^{*}_{xy}\right)dx = 0 \quad (3)$$



図-2 微小要素に作用する力の釣合い

式(3)を変形すると次の式が得られる.

$$\frac{dT_{xy}^*}{dy^*} = -\left(-\frac{dP^*}{dx^*}\right) \tag{4}$$

ここで, 圧力勾配-dP<sup>\*</sup>/dx<sup>\*</sup>はy<sup>\*</sup>方向に対して一定である ので,式(4)より剪断力はy<sup>\*</sup>方向の一次関数として表さ れる.この式を上下それぞれの壁面から高さ方向に積 分すると次の式がそれぞれ得られる.

$$T_{\mathrm{I}\,x\,y}^{*} = T_{\mathrm{I}\,w}^{*} - \left(-\frac{dP^{*}}{dx^{*}}\right) y_{\mathrm{I}}, \quad T_{\mathrm{II}\,x\,y}^{*} = T_{\mathrm{II}\,w}^{*} - \left(-\frac{dP^{*}}{dx^{*}}\right) y_{\mathrm{II}}$$

(5-a,b)

両式で剪断力が0になる高さ*H*\*を求めるとそれぞれ次のようになる.

$$H_{I}^{*} = T_{Iw}^{*} \left( -\frac{dP^{*}}{dx^{*}} \right)^{-1}, \quad H_{II}^{*} = T_{Iw}^{*} \left( -\frac{dP^{*}}{dx^{*}} \right)^{-1}$$
 (6-a,b)

境界面までの高さを y\*とし, y\*と管の直径との関係は 次式で与えられる.

$$H_{\rm I}^* + H_{\rm II}^* = D^*$$
(7)

式(2)および式(7)を式(6-b)に代入すると次の関係が得られる.

$$D^{*} - H^{*}_{I} = D^{*} - T^{*}_{Iw} \left( -\frac{dP^{*}}{dx^{*}} \right)^{-1}$$
(8)

この式の中で右辺の第 2 項が式(6-a)の  $H_1^*$ と等しい. そのため、 $H_1^*$ と  $H_n^*$ は同一の点であることがわかる. 従って、この点を境にして壁面の影響を受ける領域を 上下2つ別々に考えることが出来る.その様子を図-3 に示す.





# 3. 定式化

前節より、管路内の流れは剪断力分布により上下 2 つの領域に分けて考えることが出来る. 今後,特に断 りがない限り、支配方程式は 2 つの領域に共通である ことに注意する. 図-4 では管路内の流れの座標系とそ の他の変数を示している. この図で x<sup>\*</sup>および y<sup>\*</sup>はそれ ぞれ流下方向,水深方向の座標系を表しており, U<sup>\*</sup>お よび V<sup>\*</sup>はそれぞれ x<sup>\*</sup>, y<sup>\*</sup>方向の流速を表している. y<sup>\*</sup> はそれぞれ管壁に原点を持つ. R<sup>\*</sup> は対数分布則で流速 が 0 となる砂面からの高さを表し,以後,基準高さと呼 ぶ。また, H<sup>\*</sup>および Z<sup>\*</sup>は基準高さの位置からそれぞれ領 域 I, Ⅱの境界面までの高さおよび砂面の高さを表し ている.

管路内の流れはそれぞれ無次元化を行った連続の 式と Reynolds 平均をとった Navier-Stokes 方程式で表さ れ,以下のようになる.

$$U\frac{\partial U}{\partial x} + V\frac{\partial U}{\partial y} = -\frac{\partial P}{\partial x} + \frac{\partial T_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial T_{xy}}{\partial y}$$
(9)

$$U\frac{\partial V}{\partial x} + V\frac{\partial V}{\partial y} = -\frac{\partial P}{\partial y} + \frac{\partial T_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial T_{yy}}{\partial y}$$
(10)

$$\frac{\partial U}{\partial x} + \frac{\partial V}{\partial y} = 0 \tag{11}$$

ここでは準定常の仮定を導入したため、非定常項を無 視している.また、管路内の流れにおいて、以下の無 次元化をすでにしている.

$$U^*, V^*, U_f^* = U_{f0}^* (U, V, U_f)$$
 (12-a)

$$x^*, y^*, l^*, Z^*, R^* = H_0^*(x, y, l, Z, R)$$
 (12-b)

$$P^{*}, T^{*}_{ij} = \rho^{*} U^{*}_{f0}{}^{2} (P, T_{ij}), \quad v^{*}_{\tau} = U^{*}_{f0} H^{*}_{0} v_{T}$$
(12-c,d)

式(12-a)において、 $U_f^*$ は摩擦速度を表している. 同様

に式(12-b)で, *l*<sup>\*</sup>は混合距離を表し,式(12-c)で  $T_{ij}^{*}(i, j = x, y)$ は Reynolds 応力,式(12-d)で  $v_{T}^{*}$ は渦動粘性係数を 表している.無次元化は $\rho'$ ,  $H_{0}^{*}$ および  $U_{f0}^{*}$ を用いて行っている. $\rho'$ は水の密度, $H_{0}^{*}$ は基準高さから境界面までの高さ, $U_{f0}^{*}$ は摩擦速度である.また添え字の0は 平坦床等流状態を示している.無次元化で用いている  $U_{f0}^{*}$ は平坦床等流状態の圧力勾配を用いて以下のように表わされる.

$$U_{f0}^{*} = \sqrt{\frac{H_{0}^{*}}{\rho^{*}}} \left( -\frac{dP_{0}^{*}}{dx^{*}} \right)$$
(13)

式(9)および(10)に現れる Reynolds 応力は混合距離モデ ルを用いると、次のように表される.

$$Txx = 2\gamma_T \frac{\partial U}{\partial x}, \quad Tyy = 2\gamma_T \frac{\partial V}{\partial y}, \quad Txy = \nu_T \left(\frac{\partial U}{\partial y} + \frac{\partial V}{\partial x}\right)$$
$$\nu_T = l^2 \left|\frac{\partial U}{\partial y}\right|, \quad l = \kappa(y - Z) \left(\frac{H - y}{H}\right)^{1/2}$$
(14-a,b,c,d,e)

ここで, κはカルマン定数で 0.4 である

式(9)から(11)を解くために,流れ関数¥を導入する. 流れ関数を用いると,流速は以下のように表すことが できる.

$$(U, V) = \left(\frac{\partial \Psi}{\partial y}, -\frac{\partial \Psi}{\partial x}\right)$$
 (15)

これを式 (9)に代入すると以下のようになる.

$$\frac{\partial \Psi}{\partial y} \frac{\partial^2 \Psi}{\partial x \partial y} - \frac{\partial \Psi}{\partial x} \frac{\partial^2 \Psi}{\partial y \partial x} = -\frac{\partial P}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial x} \left( 2v_T \frac{\partial^2 \Psi}{\partial x \partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left[ v_T \left( \frac{\partial^2 \Psi}{\partial y^2} - \frac{\partial^2 \Psi}{\partial x^2} \right) \right]$$
(16)

同様に式(10)にも流れ関数を代入し,その式と式(16) から圧力 P を消去すると以下の4 階の偏微分方程式が 導き出される.

$$\frac{\partial \Psi}{\partial y} \frac{\partial \nabla^2 \Psi}{\partial x} - \frac{\partial \Psi}{\partial x} \frac{\partial \nabla^2 \Psi}{\partial y} - 4 \frac{\partial^2}{\partial x \partial y} \left( \gamma_T \frac{\partial^2 \Psi}{\partial x \partial y} \right) + \left( \frac{\partial^2}{\partial x^2} - \frac{\partial^2}{\partial y^2} \right) \left[ \nu_T \left( \frac{\partial^2 \Psi}{\partial y^2} - \frac{\partial^2 \Psi}{\partial x^2} \right) \right] = 0$$
(17)

上式を解くにあたり,底面および境界面での境界条件を適用しやすくするために,次のような変数変換を 行う.

$$\xi = x, \quad \eta = \frac{y - R(x)}{H(x)} \tag{18}$$

上式より変数変換後の $\eta$ は0から1の値をとる. 無次 元混合距離に対しても同様の変数変換を行うと,以下 のように表すことができる.

$$l = \kappa H \left( \eta + \frac{R - Z}{H} \right) \left( 1 - \frac{R}{H} - \eta \right)^{1/2}$$
(19)

式(17)に対しても同様の変数変換を行うが、式が複雑

なのでその結果はスペースの都合上,省略する.

それぞれの領域の底面と境界面で,次式を満たす境 界条件を与える.

$$\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{e}_{ns} = V_h \qquad (\eta = 1) \qquad (20-a)$$

$$\begin{aligned} \mathbf{e}_{ts} \cdot \mathbf{I} \cdot \mathbf{e}_{ns} &= 0 \quad (\eta = 1) \\ \mathbf{u} \cdot \mathbf{e}_{nb} &= 0 \quad (n = 0) \end{aligned} \tag{20-b}$$

$$\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{e}_{nb} = 0 \qquad (\eta = 0) \qquad (20-c)$$
$$\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{e}_{tb} = 0 \qquad (\eta = 0) \qquad (20-d)$$

ここでuは流速ベクトル(=(u, v)),  $e_{ns}$ および $e_{s}$ は境 界面に対する法線および接線方向の単位ベクトル,  $e_{nb}$ および $e_{tb}$ は底面に対する法線および接線方向の単 位ベクトル,  $V_{h}$ は境界面における法線方向の流速であ り,未知数として与えている. T は応力テンソルで, 次式のように表すことができる.

$$\mathbf{T} = \begin{bmatrix} -P + T_{xx} & T_{xy} \\ T_{xy} & -P + T_{yy} \end{bmatrix}$$
(21)

ここで,解くべき偏微分方程式は4階であるので4つ の境界条件が必要である.しかし,境界条件の中に未 知数 V<sub>h</sub>が含まれるので,さらに条件が必要である.そ の条件は領域 I と II の境界面で与えられ,その条件を 接続条件と呼ぶこととする.接続条件は2つあり,境 界面において流速と圧力が連続であることである.ま ず,流速の接続条件は次のように表すことができる.

$$\left(U_{\mathbf{I}}, V_{\mathbf{I}}\right) = \gamma \left(U_{\mathbf{II}}, -V_{\mathbf{II}}\right)$$
(22)

上式で領域 I と II では、図-4 で示したように y 座標の 正の向きが反対であり、領域 I の座標に適応させるた め、 $V_{II}$ に負号がついている、yは無次元化をした流速 で表すために導入した値で、両領域の摩擦速度の比で ある、

$$\gamma = \frac{U_{If0}^{*}}{U_{If0}^{*}} = \sqrt{\left(\frac{U_{If0}^{*}}{U_{If0}^{*}}\right)^{2}} = \sqrt{\frac{H_{I0}^{*} + R_{I0}^{*}}{H_{I0}^{*} + R_{I0}^{*}}} \approx \sqrt{\frac{H_{I0}^{*}}{H_{I0}^{*}}}$$
(23)

上式中で基準高さ*R*は境界面までの高さ*H*に比べて非 常に小さいため,無視した.無次元化を行った圧力を 用いると,圧力の連続の条件は以下のようになる.

$$P_{\rm I} = \gamma^2 P_{\rm II} \tag{24}$$

### 4. 線形安定解析

流れ関数や圧力などに対して,次のような摂動展開 を導入する.

$$(\Psi, P, H, Z, R, B) = (\Psi_0, P_0, 1, 0, R_0, B_0) + \varepsilon (\hat{\Psi}_1, \hat{P}_1, \hat{H}_1, \hat{Z}_1, \hat{R}_1, \hat{B}_1)$$
(25)

ここで, 添え字の0と1はそれぞれ基本状態と摂動 を与えた状態を表している.前記の摂動展開された 各変数を式(17)に代入し,整理するとεのオーダーご とにまとめることができる.

# 4.1 *O*(1)

*O*(1)では平坦床等流を基本状態と考えている.このとき,式(9),(14-a),(14-c)および(14-e)は次にのように 簡略化される.

$$\frac{dP_0}{d\xi} + \frac{dT_{xy0}}{d\eta} = 0$$
 (26-a)

$$T_{xy0} = v_{T0} \frac{dU_0}{d\eta}$$
(26-b)

$$v_{T0} = l_0^2 \frac{dU_0}{d\eta}$$
(26-c)

$$l_{0} = \kappa (\eta + R_{0}) (1 - R_{0} - \eta)^{1/2}$$
 (26-d)

上式で $-dP_0/d\xi$ は式(12-c)および(13)のため、1 である.式(26-a,b,c,d)から  $U_0$ を解くために次の境界条件を用いる.

$$U_0 = 0$$
,  $T_{xy0} = 1 - R_0$  ( $\eta = 0$ ) (27-a,b)

以上より、次の対数分布則を求めることができる.

$$U_0 = \frac{1}{\kappa} \ln \left( \frac{\eta + R_0}{R_0} \right)$$
(28)

前式と式(15)を変数変換したものを用いて解くと  $\Psi_0$ が 得られる.また,上式を $\eta=0$ から1の間で積分すると, 次の抵抗則が得られる.

$$C^{-1} = \frac{\overline{U}_{0}^{*}}{U_{f0}^{*}} = \frac{1}{\kappa} \left[ \left( 1 + R_{0} \right) \ln \left( \frac{1 + R_{0}}{R_{0}} \right) - 1 \right]$$
(29)

ここで C は抵抗係数であり、 $\overline{U}_0^*$ は平均流速を表している.

ここで,基本状態における基準高さ $R_0$ の値を検討する.まず,式(9),(10)および(11)に対して変数変換を行わず,流速分布を求めると次の対数分布則になる.

$$U_0 = \frac{1}{\kappa} \ln\left(\frac{y}{k_s}\right) + 8.5 = \frac{1}{\kappa} \ln\left(\frac{30y}{md_s}\right)$$
(30)

ここで $k_s$ および $d_s$ はそれぞれ $H_0^*$ で無次元化した等価 粗度高さおよび砂の粒径であり、mは無次元化された 等価粗度高さと粒径の比である.上式から $U_0$ が0とな る高さ $R_0$ を求めると、 $R_0 = md_s/30$ となる.一般に等価 粗度高さは粒径の1から3倍と言われているため、mは1から3の値をとる.そのとき、 $R_0$ は $d_s/30$ から $d_s/10$ までの値をとる.

# 4.2 O(ε)

O(ε)で各変数は次のようになる.

$$\varepsilon \left( \hat{\Psi}_{1}, \hat{P}_{1}, \hat{H}_{1}, \hat{Z}_{1}, \hat{R}_{1}, \hat{B}_{1} \right)$$
(31)  
=  $\varepsilon \left( \Psi_{1}, P_{1}, H_{1}, R_{1}, R_{1}, R_{1} \right) \exp[i(\alpha \xi - \Omega t)]$ 

ここで  $\epsilon$ ,  $\alpha$  および $\Omega$ はそれぞれ摂動を表す振幅, 摂動の波数および複素角周波数である.ここで領域 II は固定床であるため,  $R_1=0$  となる.支配方程式に上式を

代入し, 整理すると摂動項は次のようにまとめること ができる.

$$\mathcal{L}^{\Psi}\Psi_{1} + \mathcal{L}^{H}H_{1} + \mathcal{L}^{R}R_{1} = 0$$
(32)  
$$i\alpha P_{1} + \mathcal{P}^{\Psi}\Psi_{1} + \mathcal{P}^{H}H_{1} + \mathcal{P}^{R}R_{1} = 0$$
(33)

ここで,  $\mathcal{L}$ <sup>*i*</sup>および $\mathcal{P}$ <sup>*i*</sup> (*i*= $\Psi$ , *H*, *R*)は*i*に対しての線形演 算子を表している.ただし,その詳細はスペースの都 合上省略する.上式中でも,領域IIでは $R_1$ が0のため, 式(32)の第3項と式(33)の第4項は0になる.同様の理 由により,領域IIでは今後も $R_1$ に関する項は含まれな い.

底面の境界条件を用いると次式が得られる.

$$\Psi_1(0) = 0, \quad \mathcal{D} \Psi_1(0) = 0$$
 (34-a,b)

ここで $\mathcal{D}$ は  $d/d\eta$  を表している. 境界面における法線方向の流速  $V_h \varepsilon \varepsilon V_{h1} \exp[i(\alpha \zeta - \Omega t)]$ と展開すると、 $V = -\Psi_{\varepsilon}$ であるから境界条件は次のようになる.

$$\Psi_1(1) = -V_{h1} \tag{35}$$

ここで()、は括弧内を $\xi$ で偏微分することを表している.

 $\Psi_1$ を求めるために Chebyshev 多項式展開によるスペクトル法を用いる.  $\Psi_1$ を次のように Chebyshev 多項式展開を行う.

$$\Psi_1 = \sum_{n=0}^N a_n T_n(\zeta)$$
(36)

ここで  $T_n(\zeta)$ は Chebyshev 多項式であり,  $a_n$  は Chebyshev 多項式の係数である.ここで Chebyshev 多項式の定義 域は [-1, 1]であり、この定義域と変数変換後の領域と を対応させるために、次の変数変換を行う.

$$\zeta = \frac{2\ln[(\eta + R_0)/R_0]}{\ln[(1 + R_0)/R_0]} - 1$$
(37)

この変換で底面( $\eta = 0$ )は $\zeta = -1$ に,境界面( $\eta = 1$ )は $\zeta = 1$ に対応する.これらを式(32)に用い,Gauss-Lobatto 点 でそれぞれ式を評価する.Gauss-Lobatto 点は次のよう に表される.

$$\zeta_{i} = \cos\left(\frac{j\pi}{N}\right) \quad (j = 0, 1, \cdots, N) \quad (38)$$

$$\tilde{\mathcal{L}}^{\Psi}a_{0}T_{0}(\zeta_{N-1})+\tilde{\mathcal{L}}^{\Psi}a_{1}T_{1}(\zeta_{N-1})+\dots+\tilde{\mathcal{L}}^{\Psi}a_{N}T_{N}(\zeta_{N-1}) 
+\tilde{\mathcal{L}}^{H}H_{1}+\tilde{\mathcal{L}}^{R}R_{1}=0 
\tilde{\mathcal{L}}^{\Psi}a_{0}T_{0}(\zeta_{N})+\tilde{\mathcal{L}}^{\Psi}a_{1}T_{1}(\zeta_{N})+\dots+\tilde{\mathcal{L}}^{\Psi}a_{N}T_{N}(\zeta_{N}) 
+\tilde{\mathcal{L}}^{H}H_{1}+\tilde{\mathcal{L}}^{R}R_{1}=0$$
(39)

$$a_{0} \breve{D}T_{0}(-1) + a_{1} \breve{D}T_{1}(-1) + a_{2} \breve{D}T_{2}(-1) + \cdots + a_{N-1} \breve{D}T_{N-1}(-1) + a_{N} \breve{D}T_{N}(-1) = 0$$
(41)

$$a_0 T_0(1) + a_1 T_1(1) + a_2 T_2(1) + \cdots + a_{N-1} T_{N-1}(1) + a_N T_N(1) = 0$$
(42)

式(39), (40), (41)および(42)に対してスペクトル法を 用い, *a*, を決定する. この 3 本の境界条件を式(39)の 底面と境界面の式 3 つと交換し線形代数の操作を行い, *a*, を決定することができる.式(39), (40), (41)および (42)を行列の形に整理すると, 次のようになる.

$$\mathbf{L}\boldsymbol{a} + \boldsymbol{h}H_1 + \boldsymbol{r}R = -\boldsymbol{\nu}V_{h1} \tag{43}$$

ここでL, a, h, rおよびvはそれぞれ次のように表される.



(44,45-a,b,c,d)

上式を解くと次式が得られる.

ここで

$$\boldsymbol{a} = -\mathbf{L}^{-1}\boldsymbol{h} H_{1} - \mathbf{L}^{-1}\boldsymbol{r} R_{1} - \mathbf{L}^{-1}\boldsymbol{v} V_{h1}$$
(46)

ベクトルの *i* 番目の成分を< >*i* で表すと,係数ベクト ルの成分は次式で表される.

$$a_{n} = -\left\langle \mathbf{L}^{-1} \boldsymbol{h} \right\rangle_{n+1} H_{1} - \left\langle \mathbf{L}^{-1} \boldsymbol{r} \right\rangle_{n+1} R_{1} - \left\langle \mathbf{L}^{-1} \boldsymbol{v} \right\rangle_{n+1} V_{h1} (47)$$

上式を式(36)に代入すると次式が成立する.

$$\Psi_{1}(\eta) = -\mathcal{M}^{H} H_{1} - \mathcal{M}^{R} R_{1} - \mathcal{M}^{V} V_{h1}$$
(48)

$$\mathcal{M}^{H} = \sum_{n=0}^{N} \left\langle \mathbf{L}^{-1} \mathbf{h} \right\rangle_{n+1} T_{n}(\zeta), \quad \mathcal{M}^{R} = \sum_{n=0}^{N} \left\langle \mathbf{L}^{-1} \mathbf{r} \right\rangle_{n+1} T_{n}(\zeta),$$
$$\mathcal{M}^{V} = \sum_{n=0}^{N} \left\langle \mathbf{L}^{-1} \mathbf{v} \right\rangle_{n+1} T_{n}(\zeta) \qquad (49\text{-a,b,c})$$

式(48)を式(33)に代入すると圧力 P は次のように表される.

$$P_{1}(\eta) = -N^{H}H_{1} - N^{R}R_{1} - N^{V}V_{h1}$$
(50)

ここで

$$\mathcal{N}^{H} = i\alpha^{-1} \Big[ \mathcal{P}^{\psi} \mathcal{M}^{H} - \mathcal{P}^{H} \Big], \quad \mathcal{N}^{R} = i\alpha^{-1} \Big[ \mathcal{P}^{\psi} \mathcal{M}^{R} - \mathcal{P}^{R} \Big],$$
$$\mathcal{N}^{V} = i\alpha^{-1} \mathcal{P}^{\psi} \mathcal{M}^{V} \qquad (51\text{-}a,b,c)$$

式(48)と(50)は領域 I と II でそれぞれ求めることが でき、 $\Psi_1 や P_1$ の中に含まれる  $H_1$ ,  $R_1$ ,  $V_{h1}$ は接続条件 を用いて消去することができる.式(48)と  $U_1 = \bar{D} \Psi_1$ に より、接線方向の流速の接続条件は次のように書くこ とができる.

$$\begin{split}
\breve{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}}\mathcal{M}^{H_{\mathrm{I}}}H_{\mathrm{II}} + \breve{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}}\mathcal{M}^{R_{\mathrm{I}}}R_{\mathrm{II}} + \breve{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}}\mathcal{M}^{V_{\mathrm{I}}}V_{\mathrm{II}} \\
&= \beta \left( \breve{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}}\mathcal{M}^{H_{\mathrm{II}}}H_{\mathrm{III}} + + \breve{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}}\mathcal{M}^{V_{\mathrm{II}}}V_{\mathrm{III}} \right) 
\end{split} \tag{52}$$

前述したように領域Ⅱの R<sub>1</sub>に関する項がないことに 注意する.また式(22)の関係より以下の関係が得られ る.

$$V_{\mathrm{I}hl} = -\gamma V_{\mathrm{II}hl} \tag{53}$$

式(24)と領域 I と II の式(50)より次式が得られる.

$$\mathcal{N}^{H_1}H_{II} + \mathcal{N}^{R_1}R_{II} + \mathcal{N}^{V_1}V_{IhI} = \gamma^2 \left( \mathcal{N}^{H_{II}}H_{III} + \mathcal{N}^{V_{II}}V_{IIhI} \right)$$

(54)

管路の高さと領域 I とⅡの境界面までの高さは次の関係を満たさなければならない.

$$R_{\rm I}^{*} + H_{\rm I}^{*} + R_{\rm II}^{*} + H_{\rm II}^{*} = D^{*}$$
(55)

ここで無次元化を行い,摂動展開した項を代入すると *O*(ε)の項で次の条件が求められる.

$$R_{\rm I1} + H_{\rm I1} + \gamma^2 H_{\rm II1} = 0$$
 (56)

式(52)と式(54)に対し,式(53)と式(56)を用いH<sup>\*</sup><sub>II</sub>およびV<sup>\*</sup><sub>II</sub>を消去すると、以下のようになる.

$$\begin{pmatrix} \tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}} \mathcal{M}^{H_{1}} + \gamma^{-1} \tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}} \mathcal{M}^{H_{\mathrm{I}}} \end{pmatrix} H_{\mathrm{II}} + \begin{pmatrix} \tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}} \mathcal{M}^{R_{1}} \\ + \gamma^{-1} \tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}} \mathcal{M}^{H_{\mathrm{I}}} \end{pmatrix} R_{\mathrm{II}} + \begin{pmatrix} \tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}} \mathcal{M}^{V_{1}} + \gamma^{-1} \tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}} \mathcal{M}^{V_{\mathrm{I}}} \end{pmatrix} V_{\mathrm{I} h1} = 0 \quad (57) \\ \begin{pmatrix} \mathcal{N}^{H_{1}} + \mathcal{N}^{H_{\mathrm{I}}} \end{pmatrix} H_{\mathrm{II}} + \begin{pmatrix} \mathcal{N}^{R_{1}} + \mathcal{N}^{H_{\mathrm{II}}} \end{pmatrix} H_{\mathrm{II}} + \begin{pmatrix} \mathcal{N}^{V_{1}} + \mathcal{N}^{V_{\mathrm{I}}} \end{pmatrix} V_{\mathrm{I} h1} = 0 \quad (58) \\ \vec{\mathcal{X}}(57) \\ \vec{\mathcal{X}} \\ \vec{\mathcal{X}}(58) \\ \vec{\mathcal{X}}(58) \\ \vec{\mathcal{X}}(57) \\ \vec{\mathcal{X}} \\ \vec{\mathcal{$$

ようになる.

$$H_1 = \mathcal{H}R_1, \quad V_{h1} = \mathcal{V}R_1 \tag{59-a,b}$$

ここで升およびVを次に示す.

$$\mathcal{H} = -\left(\frac{\check{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}} \mathcal{M}^{H_{1}} + \gamma^{-1} \check{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}} \mathcal{M}^{H_{\mathrm{II}}}}{\check{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}} \mathcal{M}^{V_{1}} + \check{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}} \mathcal{M}^{V_{\mathrm{II}}}} - \frac{\mathcal{N}^{H_{1}} + \mathcal{N}^{H_{\mathrm{II}}}}{\mathcal{N}^{V_{1}} + \gamma \mathcal{N}^{V_{\mathrm{II}}}}\right)^{-1} \\ \left(\frac{\check{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}} \mathcal{M}^{R_{1}} + \gamma^{-1} \check{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}} \mathcal{M}^{H_{\mathrm{II}}}}{\check{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}} \mathcal{M}^{V_{1}} + \check{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}} \mathcal{M}^{V_{\mathrm{II}}}} - \frac{\mathcal{N}^{R_{\mathrm{I}}} + \mathcal{N}^{H_{\mathrm{II}}}}{\mathcal{N}^{V_{1}} + \gamma \mathcal{N}^{V_{\mathrm{II}}}}\right)$$
(60)

$$\mathcal{V} = -\left(\frac{\tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}}\mathcal{M}^{V_{\mathrm{I}}} + \tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}}\mathcal{M}^{V_{\mathrm{II}}}}{\tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}}\mathcal{M}^{H_{\mathrm{I}}} + \gamma^{-1}\tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}}\mathcal{M}^{H_{\mathrm{II}}}} - \frac{\mathcal{N}^{V_{\mathrm{I}}} + \gamma \mathcal{N}^{V_{\mathrm{II}}}}{\mathcal{N}^{H_{\mathrm{I}}} + \mathcal{N}^{H_{\mathrm{II}}}}\right)^{-1} \\ \left(\frac{\tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}}\mathcal{M}^{R_{\mathrm{I}}} + \gamma^{-1}\tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}}\mathcal{M}^{H_{\mathrm{II}}}}{\tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{I}}\mathcal{M}^{H_{\mathrm{II}}} + \gamma^{-1}\tilde{\mathcal{D}}_{\mathrm{II}}\mathcal{M}^{H_{\mathrm{II}}}} - \frac{\mathcal{N}^{R_{\mathrm{I}}} + \mathcal{N}^{H_{\mathrm{II}}}}{\mathcal{N}^{H_{\mathrm{I}}} + \gamma \mathcal{N}^{H_{\mathrm{II}}}}\right)$$
(61)

このとき,Ψ<sub>1</sub>は次に示すように *R*<sub>1</sub>のみを因数にもつ.

$$\Psi_1(\eta) = -\left(\mathcal{M}^H \mathcal{H} + \mathcal{M}^V \mathcal{V} + \mathcal{M}^R\right) R_1 \tag{62}$$

## 5. 砂面変動と掃流砂量

流砂の連続式より砂面変動と単位幅当たりの掃流砂 量の関係は次のように表される.

$$\left(1 - \lambda_p\right) \frac{\partial B^*}{\partial t^*} + \frac{\partial q_B^*}{\partial x^*} = 0$$
(63)

ここでBは掃流層上面の高さ, $q_B$ <sup>\*</sup>は単位幅あたりの掃流砂量, $\lambda_p$ は間隙率である.この式に対して式 (12-a,b,c,d)および式(18)より次のようになる.

$$\frac{\partial B}{\partial t} = -\frac{\partial \Phi}{\partial \xi} \tag{64}$$

$$t^* = T^* t, \quad T^* = \frac{(1 - \lambda_p) H_0^{*2}}{\sqrt{g R_s d_s^{*3}}}$$
 (65-a,b)

ここで $\Phi$ は無次元掃流砂量,  $R_s$ は砂の水中比重, tは T<sup>\*</sup>で無次元化された時間である. 掃流砂量式は Colombini<sup>2)</sup>に倣い, 局所勾配の影響を考慮した Meyer-Peter and Müller 公式を用いる.

$$\Phi = 8(\theta_b - \theta_c)^{3/2} \tag{66}$$

$$\theta_{b} = \frac{\tau_{b}^{*}}{\rho R_{s} g d_{s}^{*}} = \frac{U_{f0}^{*}}{R_{s} g d_{s}^{*}} \tau_{b}$$
(67)

$$\theta_{c} = \theta_{ch} + \mu \frac{\partial B}{\partial x}, \quad \mu = \frac{\theta_{ch}}{\tan \Psi}$$
 (68-a,b)

ここで $\theta_b$ ,  $\theta_c$ ,  $\theta_{ch}$ および $\Psi$ はそれぞれ掃流層上面にお ける Shields 数, 限界 Shields 数, 平坦床に対応する限 界 Shields 数および砂の静止摩擦角である. Colombini<sup>3)</sup> は底面で静止している粒子頂点から掃流層上面までの 高さを掃流層厚さとし, 次の関数で表した.

$$h_b = l_b d_s, \quad l_b = 1 + 1.3 \left(\frac{\tau_r - \tau_c}{\tau_c}\right)^m$$
 (69)

ここで $h_b$ は掃流層厚さを表している.また,mの値は Lee&Hsu<sup>3)</sup>は 0.575, Lee, You&Lin<sup>4)</sup>は 0.511 としている が,Colombini<sup>2)</sup>が用いた 0.55 を採用した.式(69)で $\tau_c$ および $\tau_r$ はそれぞれ無次元限界剪断力および基準高さ における無次元剪断力である.また,掃流層上面の高 さBと無次元粒径の間には次の関係がある.

$$B = h_b + \frac{d_s}{6} = \left(l_b + \frac{1}{6}\right)d_s$$
(70)

#### 6. 砂面の摂動の増幅率

式(69)より無次元剪断力が一定のとき,掃流層自体の 厚さは変化しない.このため,掃流層上面の高さは次 のように摂動展開できる.

$$B = B_0 + \varepsilon R_1 \exp[i(\alpha\xi - \Omega t)]$$
(71)

基準高さにおける限界 Shields 数の式中で

$$B_{,x} = B_{,\xi} = \varepsilon \, i \, \alpha R_1 \, \exp\left[i(\alpha\xi - \Omega \, t)\right] \tag{72}$$

ここでBと同様に $\theta_b$ に対しても摂動展開を行うと、次式が得られる.

$$\begin{aligned} \theta_{b} \left( \Psi(\eta_{b}), \Psi_{,\xi}(\eta_{b}), \cdots, H_{,\xi}, \cdots, R_{,\xi}, \cdots \right) \\ &= \theta_{b} \left( \Psi_{0}(\eta_{b}), \Psi_{0,\xi}(\eta_{b}), \cdots, 0, \cdots, 0, \cdots \right) \\ &+ \varepsilon \left( \theta_{,\Psi} \Psi_{1}(\eta_{b}) + \theta_{,\Psi_{\Psi}} i \alpha \Psi_{1}(\eta_{b}) + \cdots + \theta_{,H_{,\xi}} i \alpha H_{1} \\ &+ \cdots + \theta_{,R_{,\xi}} i \alpha R_{1} + \cdots \right) \exp[i(\alpha\xi - \Omega t)] \\ &= \theta_{b0} + \varepsilon \theta_{b1} \exp[i(\alpha\xi - \Omega t)] \end{aligned}$$

$$(73)$$

$$\begin{aligned} \theta_{,\Psi} &= \frac{\partial \theta_{b}}{\partial \Psi} \bigg|_{\Psi = \Psi_{0}(\eta_{b})}, \quad \theta_{,\Psi_{,\xi}} &= \frac{\partial \theta_{b}}{\partial \Psi_{,\xi}} \bigg|_{\Psi_{,\xi} = 0}, \cdots, \\ \theta_{,H_{,\xi}} &= \frac{\partial \theta_{b}}{\partial H_{,\xi}} \bigg|_{H_{,\xi} = 0}, \cdots, \theta_{,R_{,\xi}} &= \frac{\partial \theta_{b}}{\partial R_{,\xi}} \bigg|_{R_{,\xi} = 0}, \cdots \end{aligned}$$

(74-a,b,c,d)

 $\Psi_1$ および  $H_1$ は  $R_1$ を因数に持つため、 $\theta_{b1}$ は次式のように表すことができる.

$$\theta_{b1} = \theta_{b1}^R R_1 \tag{75}$$

無次元掃流砂量 $\Phi$ は  $\theta_b$  および $B_x$ の関数であり次のように摂動展開できる.

$$\Phi(\theta_{b}, B_{x}) = \Phi(\theta_{b0}, 0) + \varepsilon \left(\Phi_{,\theta_{b}} + i\alpha \Phi_{,B_{x}}\right) R_{1} \exp\left[i(\alpha\xi - \Omega t)\right]$$
$$= \Phi_{0} + \varepsilon \Phi_{1}^{R} R_{1} \exp\left[i(\alpha\xi - \Omega t)\right]$$
(76)

ここで

$$\theta, \Psi = \frac{\partial \theta_b}{\partial \Psi} \bigg|_{\Psi = \Psi_0(\eta_b)}$$
(77)

式(71)および(76)を式(64)に代入し整理すると、次の式 が得られる.

$$\Omega = \alpha \Phi_1^R \tag{78}$$

ここで求められた複素角周波数Ωの虚部が摂動の増幅 率に相当する.

### 7. 結果と考察

摂動の増幅率  $Im[\Omega]$ は $\alpha$ と $\Phi_1^R$ を用いて式(78)のよう に表される.  $\Phi_1^R$ は $\theta_b$ ,  $\gamma$ , Eu の関数である. ここで Eu は Euler 数と呼ばれる無次元数であり, 圧力と慣性 力の比を表している. また, Euler 数は平坦床等流状態 の断面平均流速と摩擦速度を用い次のように表される.

$$Eu = \frac{\overline{U}_{0}^{*}}{U_{f0}^{*}} = \frac{1}{C}$$
(79)

**Froude** 数が  $S^{1/2}U_0^*\overline{U}_0^*/U_{f0}^*$ と表されることを考えれば, 管路における Euler 数は開水路における Froude 数に相 当するパラメータであることが推測される.

摂動の増幅率  $Im[\Omega]$ は,結局 $\alpha$ ,  $\theta_b$ ,  $\gamma$ , Eu の 4 つの パラメータの関数となるが、ここでは $\gamma$ =1と仮定する.  $\gamma$ =1のとき式(23)および(55)より、基準高さから境界面 までの高さと管の直径の関係は以下のように表される.

$$H_{10}^* = H_{110}^* = \frac{D^*}{2}$$
(80)

上式および式(9-b),(28)より,両領域での R<sub>0</sub>が等しく なり,基本状態では流速分布は管の中央を境にして対 称な対数分布則を示すことがわかる.すなわち, γ=1 という条件は上下の壁面の粗度が等しいことと等価で ある.移動床を有する管路の場合,一般的には上下面 の粗度は異なると考えられるが,問題を簡単にするた めにこの条件を仮定した.

図-5(a)および(b), (c)は掃流層上面での Shields 数 θ<sub>b</sub> をそれぞれ 0.25 および 0.5, 1.0 とした場合の摂動の増 幅率のコンタ図である. 図中,細い実線は摂動の増幅 率が正のコンタ,太い実線は 0 のコンタ(中立曲線), 破線は負のコンタを表している. 増幅率が正であると き摂動は発達し砂ー水界面は不安定となるが, 負であ れば安定となる. したがって図中の太い実線の内部で 砂ー水界面は不安定となり,界面波が発生することに なる.

式(66)からわかるように, θ<sub>b</sub>が大きいほど無次元掃流 砂量は大きくなる.ここで,図-5の中の Euler 数と粒 径と管径の関係を表-1に示す.表-1から分かるように Euler 数が大きいほど, d<sup>\*</sup> /D<sup>\*</sup>が小さくなる.すなわち 管径に対する相対粒径が小さくなるほど不安定な領域 は Euler 数の大きい領域に広がり,増幅率が最大とな る波数(卓越波数)は若干大きくなることが判る.

表-1 粒径と管径の比と Euler 数の関係

Euler数	$d_{s}^{*}/D^{*}$	Euler数	$d_{s}^{*}/D^{*}$
22.0	$3.3 \times 10^{-4}$	21.0	$5.0 \times 10^{-4}$
20.0	$7.4 \times 10^{-4}$	18.0	$1.7 \times 10^{-3}$
17.0	$2.5 \times 10^{-3}$	16.0	$3.7 \times 10^{-3}$
15.0	$5.5 \times 10^{-3}$	14.0	$8.3 \times 10^{-3}$



図-5  $Im[\Omega]$ のコンタ (a)  $\theta_b = 0.25$ の時, (b) $\theta_b = 0.5$ の時, (c) $\theta_b = 1.0$ の時

開水路の場合, Fr>1および Fr<1の領域で砂-水 界面は不安定<sup>2)</sup>となり,前者の領域ではアンチデュー ンが,後者の領域ではデューンが発生することがわか っている.それに対して管路の場合,図-5によれば砂 -水界面は Euler 数の小さい領域でのみ不安定となる ことがわかる.開水路と管路内では,現象を支配する 無次元数が異なるため,それぞれの場合における砂-水界面の安定性を単純に比較することはできないが, 管路における Euler 数が開水路における Froude 数に対 応するとすれば,管路と開水路,いずれの場合もデュ ーンに相当するような界面波は発生するものの,管路 の場合,アンチデューンに相当する界面波は発生しな いことがわかる.界面波の波長*i*は次のように表され る.

$$\lambda^* = 2\pi H^* / \alpha \tag{81}$$

図-5によれば増幅率が最大となる波数(卓越波数)は 1~1.5であることがわかる.卓越波数に相当する波長 の界面波が選択的に発達するとすれば,実際に形成さ れるデューンの波長は管径の2~3倍となることが予 想される.一方,開水路に発生するデューンの場合, 波長は水深の5倍程度となる<sup>5)</sup>.ここでも開水路と管 路では異なる無次元化が行われているため,単純に比 較することはできないが,開水路の水深が管径の1/2 に相当するとすれば,管路に発生するデューンの方が 若干短い波長を持つことになる.ここでは問題を簡単 にするために解析の条件をγ=1の場合に限った.今後 は,上下面の粗度の違いを含めた解析を行い,実験に よって理論結果を検証することが必要である.

## 8. 結論

自由表面の存在しない管水路流れにおける、砂-水

界面の安定性を調べるために,線形安定解析を行った. その結果、次の諸点が明らかとなった.

・管路内の砂-水界面の安定性を決定する主要なパラ メータはEuler数とShields数である.

 
 ・α-Euler数平面上にinstability diagramを描いた結果, Euler数の小さい領域で砂-水界面は不安定となり, 界面波が発生する.

・発生する界面波の卓越波長は、Euler数とShields数によって変化するが、管径の概ね2~3倍である.

・界面波の卓越波長はShields数が大きくなるほど小さくなる傾向がある.

## 参考文献

1)Kennedy, J.F. : The mechanics of dunes and antidunes in erodible-bed channels. *J. Fluid Mech.* **16**, Part4, 1963 2)Colombini, M. : Revisiting the linear theory of sand dune formation. *J. Fluid Mech.* **502**, pp.1-16, 2004

3)Lee, H. -Y. & Hsu, J. -S. : Investigation of saltating particle motion. *J. Hydraulic Engng.* **120**, pp. 831-845, 1994

4)Lee, H. -Y. You, J. -Y. & Lin, Y. -T. : Continuous saltating process of multiple sediment particles. *J. Hydraulic Engng.* **128**, pp.443-450, 2002

5)吉川秀夫:流砂の水理学.丸善株式会社.pp.170-177, 1985

(2008年4月14日 受付)