

石炭灰を想定した環状グラニュラーフィルターの集 塵効率実験と濾材粒子挙動の数値計算

メタデータ	言語: jpn
	出版者: 北海道開発技術センター
	公開日: 2012-08-30
	キーワード (Ja):
	キーワード (En):
	作成者: 河合, 秀樹, 高橋, 洋志
	メールアドレス:
	所属:
URL	http://hdl.handle.net/10258/1606



石炭灰を想定した環状グラニュラーフィルターの集 塵効率実験と濾材粒子挙動の数値計算

その他(別言語等)	Calculation and Experiment of Granular Ring
のタイトル	Filter for Dust Collection Efficiency in Cool
	Dust Particles
著者	河合 秀樹,高橋 洋志
雑誌名	寒地技術論文・報告集
巻	23
ページ	55-60
発行年	2007
URL	http://hdl.handle.net/10258/1606

第23回 寒地技術シンポジウム

2007年12月12,13,14日

CTC07-I-010 石炭灰を想定した環状グラニュラーフィルターの集 塵効率実験と濾材粒子挙動の数値計算

河合秀樹*,高橋洋志*, *室蘭工業大学機械システム工学科

Calculation and Experiment of Granular Ring Filter for Dust Collection Efficiency in Cool Dust Particles Hideki KAWAI*, Hiroshi TAKAHASHI* * Muroran Institute of Technology



1. 研究目的

直交流式立型移動層による集塵装置(グラニュラーフィル ター)は、大容量の含塵ガスを処理できるため、主として石 炭発電プラントなど、大型プラントの集塵に広く使用されて いる.例えば、PFBC(加圧流動層燃焼装置)の燃焼ガス(850~ 900°C)では、石炭灰や炉内脱硫剤(石灰石)の粉化から生じ るダスト粒子が高速で流出するため、そのままでは複合発電 システムの二次タービンブレードを大きく損傷させてしまう. 石炭発電は寒地北海道でも有力なエネルギー源であるが、大 容量のダスト粒子を高効率で捕捉集塵する技術開発はこれに ともなって重要となる.

一般的に知られる集塵装置は平行パネル型直交流式移動層 であるが、ガス流速の増加に伴いガス入口での濾材粒子の空 洞領域(キャビティ)の発生やガス出口での濾材粒子の擬停 滞領域の形成など、集塵効率の低下を引き起こす問題が懸念 される.これを緩和させる方法として、濾材粒子を二重円筒 容器内に充填し、移動層を形成させて連続的にダストを集塵 するリングフィルター(環状フィルター)が開発されている (Fig.1)^{1,2}.

本報告ではリングフィルターの改良として,異なる粒子径 の濾材粒子を半径方向に二層配置させ,集塵効率を大きく低 下させることなく,圧力損失を改善する方法を模索する.こ のため,濾材粒子径や層厚が集塵効率と圧力損失に与える影 響について実験と理論から検討する.ただし固定層に限定し て解析を進める.

2. 実験装置と理論モデルの概要

本実験で用いるリングフィルター実験装置の全体概要図を Fig.2 に示す. 図中⑬番がテストセクション(固定層型リング フィルター)であり、その拡大図は Fig.3 に示される. 本実 験では濾材粒子(ガラス粒子)径 d=3mm(内側)と1および2mm

(外側)の粒子を層幅率(1:1),(2:1)で配置した二層フィル ターとする[d=3mm と 1mm を 1:1 で配置する場合を d=3-1mm(1:1)と表記する]. Fig.2 のブロアから送風された空 気は、エゼクタ⑥より粉流化されたダスト粒子と混合して含 塵ガスとなり、濾材粒子が充填されたリングフィルター円筒 間内に運ばれる. 含塵ガス中のダストはここで集塵されて排 ガスは清浄化され、バグフィルターへと流れる. フィルター 部内筒外半径および外筒内半径はそれぞれ, 25.0mm, 55.0mm, 高さは 200mm とした. 側面には \$ 3mm×ピッチ 8mm の孔を空 け、粒子と接触する内筒外側面と外筒内側面には、それぞれ 厚さ0.5mmの金網(20メッシュ)を施した.ダスト粒子には平 均粒径 5µm のフライアッシュを使用した. ダスト入口濃度 (C_{in})と出口濃度(C_{out})は、⑧と⑨に設置された等速吸引装置で 各々サンプリングされ、リングフィルター間の総括圧力損失 (Δp)は、マノメータ(4)(あるいは微差圧計)で測定される. これより、総括集塵効率 Erは、

$$E_T = \frac{C_{in} - C_{out}}{C_{in}} \tag{1}$$

で定義される.また、濾材粒子層のみの集塵効率を E, 壁部 集塵効率を E,とすると、これらと E,は次式で関係付けられる.



河合 秀樹 / 室蘭工業大学 機械システム工学科

^{(〒050-8585} 室蘭市水元町 27 番1号 TEL 0143-46-5304 FAX 0143-46-5304 E-mail hdkawai0@mmm.muroran-it.ac.jp)

(3)

 $E_{b} = 1 - \frac{1 - E_{T}}{1 - E_{w}}$ (2)

壁部圧力損失を Δp_w ,濾材粒子層のみの圧力損失を Δp_a とすると、

 $\Delta p_b = \Delta p_T - \Delta p_w$

が成り立つ.また、フィルター特性の指標として重要な粉塵 負荷 $m(kg/m^2)$ は入口ガス空塔速度 $u_{fin}(m/s)$ と C_{in} を用いて、

$$m = C_{in} u_{f_{in}} t \tag{4}$$

で表される. tは時間(s)である.入口ダスト濃度 G_{in}は数回の平均値から算出した.

Fig.3 左図においてフィルター内円筒中心軸上方から流入 した含塵ガスは半径方向に流れを変え、濾材部充填粒子層と 直交接触する.この時、ダスト粒子は慣性捕集機構等、力学 的特性によって濾材粒子に捕捉され、排ガスは清浄化されて フィルター外筒から流出する.フィルター部の構造として、 内円筒および外円筒には厚さ 3mm のアクリル管を使用し、内 筒外半径および外筒内半径をそれぞれ、25.0mm、55.0mm、高 さを 200mm とした.また側面には、 ϕ 3mm×ピッチ 8mm の孔 を空け、更に、粒子と接触する内筒外側面と外筒内側面には、 それぞれ厚さ 0.5mm の金網(20 メッシュ)を施した.

粒径の異なる複層式フィルターの実験では,Fig.3 右図に示 すように、内筒側に粒子径の大きい粒子を、外筒側に粒子径 の小さい粒子をそれぞれ充填した. 濾材粒子の半径方向層幅 は 30mm (金網厚さは無視) である.ダスト粒子はフライアッシ ュ (真密度: 2150kg/m³)を乾燥機で 120℃,2 時間乾燥させた 後、テーブルフィーダから供給した.

3.集塵理論モデル^{3),4)}

本解析では、Kimura ら³よって提案されたダストの濾材 粒子への捕捉・再飛散機構と流路屈曲回数を考慮した層分割



DBlower @Flow meter ③Rotary Compressor ④Flow meter ⑤Hopper and rotary table feeder
 ⑥Ejector ⑦Dust mixing tube ⑧,⑨Suction pipe ⑩Filter paper ⑪Flow meter ⑫Suction pump,
 ③Ring filter ⑭Water manometer ⑮Bug filter

Fig.2 Schematic diagram of experimental apparatus



モデルを円筒座標系に適用した.以下,そのモデルを説明する.

Fig.4 は一個の濾材粒子にダスト粒子が衝突し、堆積する様子を示す. θ_c は、ダストが飛散する捕捉限界角であり、ガス流に対する前方淀点からの角度($0 \le \theta \le \pi/2$)で表される.ダスト粒子の積層にしたがって、 θ_c が徐々に減少することにより、濾材粒子一個の集塵限界が表現される. 粉塵ガスは一様流速Uで濾材粒子に向かい、濾材粒子球面上を速度成分 uで流れる. ここで、U は充填層のガス空塔速度を u_i 、見かけの空間率を ϵ_a とすると、 u_i/ϵ_a で表され、u は一次元ポテンシャルを仮定すれば、

$$u = \frac{3}{2} U \sin \theta \tag{5}$$

で表される. ただし、 ϵ_a はダストの衝突回数をモデル化する 後述の理論に組み入れられ、(16)式で定義される. また、濾 材粒子球面上に付着した単一ダスト粒子に働く流体抗力 R_f は抵抗係数 C_p 、ダスト粒子の投影面積 A_p 、流体の密度 ρ 、 流体の粘性係数 μ 、 ダスト粒子径 qを用いて

$$R_f = C_p \frac{\rho \cdot u^2}{2} A_p \tag{6}$$

と表される. ただし, $C_p = \frac{24}{Re}$, $Re = \frac{\rho \cdot u \cdot d_p}{\mu}$,

 $A_p = \frac{\pi \cdot d_p^2}{4}$ であり, 流体はストークスの抵抗法則が成り立 つ範囲($Re \leq 1$)を仮定する.ここで、 d, はダスト粒子径、 Reはダスト粒子基準の Reynolds 数である.

実際の濾材粒子表面には多くのダスト粒子群が積層付着するため、1個のダスト粒子に働く流体抗力は空間率関数 $\varepsilon_a f(\varepsilon_a)$ を用いて、

$$R_f = C_p \frac{\rho \cdot u^2}{2} A_p \cdot \varepsilon_a f(\varepsilon_a) \tag{7}$$

のように補正され、例えば Kimura らのモデルでは、

$$f(\varepsilon_a) = \frac{6(1 - \varepsilon_a)}{\varepsilon_a^3}$$

を仮定している.

充填層に流入した含塵ガスは層内の濾材粒子と衝突を繰り 返しながら、ダストが捕捉されて清浄化される. このマクロ 的な過程を模擬するため、Kimura らは充填層を任意の同軸円 筒層列($0(i \leq J$)に分割し、その分割数で有効衝突回数をモデ ル化する. このモデルではダスト粒子は各列充填層内の濾材 粒子集塵効率にしたがって捕捉・飛散され、次の層へ運ばれ る. (5)式~(7)式より、*i*列充填層の任意時刻 *t* における捕捉 限界角を $\theta_{c}(i, t)$ とし、 ε_{a} および u_{t} もそれぞれ *i*、*t* に適応 させれば、

$$\theta_{c}(i,t) = \sin^{-1} \left(\frac{R_{fc}}{\frac{9}{2}\pi \cdot d_{p} \cdot \mu \cdot \frac{u_{f}(i,t)}{\varepsilon_{a}(i,t)} \varepsilon_{a}(i,t) f(\varepsilon_{a}(i,t))} \right)$$
(8)

で表される. ここで, R_{tc} は限界流体抗力で, $u_t(i, t)$ は入ロガ ス流量を各 *i* 層の入口面積で割った速度である. この捕捉限 界角以上の領域に衝突したダストは飛散領域と見なされ, 次 の充填層 *i*+1 列目に運ばれる. ダスト捕捉領域は $\theta_c(i, t)$ 内 の濾材粒子曲面積 $S_c(i, t)$ と等しいとして, $d_a(i, t)$ をダスト 堆積層厚さを加えた濾材粒子径とすれば, *i* 列目の濾材粒子 ダスト捕捉率 E(i, t)は, 濾材粒子の前半球面積 *S* が $S=2\pi$ $[d_i(i, t)/2]^2$ であることを考慮して,

$$E(i,t) = \frac{S_c(i,t)}{S} = 1 - \cos\theta_c(i,t)$$
(9)

で与えられる.

次に $t \sim t + \Delta t$ の Δt 間に一個の濾材粒子に捕捉されるダ スト体積 $\Delta v_i(i, t)$ について考える. *i* 層の濾材粒子個数 N_i は, *i* 層列全空間体積(充填前の空間体積)を $V_0(i)$,初期空間率 を ε_0 とすれば

$$N_{i} = \frac{V_{0}(i)(1-\varepsilon_{0})}{\frac{\pi \cdot d_{c}^{3}}{6}}$$
(10)

で表される.これより Δt 間に i 層に堆積する正味ダスト体 積量は

$$\Delta V_d(i,t) = N_i \cdot (1 - \varepsilon_d) \cdot \Delta v_d(i,t)$$
(11)
で計算される. また Δt 間にファイルター入口から流入する
ダスト総体積量 ΔV は, C_{in} , u_{fin} , 並びにフィルター入口面積
 A_{in} , ダスト粒子真密度 ρ_p を用いて,

$$\Delta V = C_{in} \cdot u_{fin} \cdot A_{in} \cdot \Delta t / \rho_p \tag{12}$$

と表されるから、 Δt での i 層目のダスト流入量 $\Delta V_{d'}(i,t)$ は、

$$\Delta V_d'(i,t) = \Delta V - \sum_{n=1}^{i-1} \Delta V_d(n,t)$$
(13)

からもとめられる. これより結果的に $\Delta V_d(i,t)$ および $\Delta V_d'(i,t)$ の比は,

$$\frac{\Delta V_d(i,t)}{\Delta V_d'(i,t)} = E(i,t)$$
(14)

になり,E(i, t)はすでに(9)式によって既知であることがわかる. すなわち, (*i*-1)層までの $\Delta V_d(i,t)$ の積算値と ΔV により*i* 層に流入するダスト量 $\Delta V_d'(i,t)$ がわかり, (14)式から*i*層に堆積するダスト量 $\Delta V_d(i,t)$ が計算される. この帰納的操作を *i*=Jまで繰り返し, $\Delta V_d(i,t)$ を求めることによって(11)式から $\Delta v_d(i, t)$ が得られる.

 $\Delta v_{d}(i, t)$ を知って捕捉限界角 θ_{c} に影響を与える $\epsilon_{a}(i, t)$ を求めるには次の手順にしたがう. *t*-t における *i* 層の濾材

第23回寒地技術シンポジウム(2007)

粒子上のダスト粒子を一定の空間率(ϵ_d)で全球面に分配したときの見かけの堆積層厚さをh(i, t)とすると $\Delta v_d(i, t)$ は、

$$\Delta v_d(i,t) = \pi [d_c + 2h(i,t)]^2 [h(i,t+\Delta t) - h(i,t)]$$

= $\pi [d_c + 2h(i,t)]^2 \Delta h(i,t)$ (15)

で表されることから、 $\Delta h(i, t)$ とその時間的積算値である h(i, t)は上式で求められることになる.また $\epsilon_a(i, t)$ は,

$$\varepsilon_{a}(i,t) = 1 - (1 - \varepsilon_{0})(1 + 2\frac{h(i,t)}{d_{c}})^{3}$$
(16)

で求められ、(8)式によって捕捉限界角 θ_c が変化していく. ここで d_c は前述の濾材粒子径で、本計算過程では濾材粒子径の初期値になる.

以上の手順をまとめるとダスト捕捉率の時間変化は以下の アルゴリズムで計算される. ① 分割数 J を設定する. ② t=0の $\varepsilon_a(i,0) \ge \varepsilon_a(i,0) = \varepsilon_0 \ge UC$, *i* 層の捕捉限界角 $\theta_c(i,0)$ を(8) 式から計算し, (9) 式に代入して初期のダスト捕捉率 $E(i,0) \ge i$ 層にわたってもとめる. ③ $t=t+\Delta t \ge UC$, Δt 間に流入するフィルター入口ダスト体積量 $\Delta V \ge (12)$ 式から 計算する. ④ Δt 間に *i* 層内に捕捉されるダスト体積量

$$\Delta V_d(i,t)$$
を(14)式と *i* 層の入口ダスト流入量 $\Delta V'_d(i,t)$

[(13)式]から求める. ⑤(15)式により, $\Delta V_{4}(i, t)$ から濾材粒 子 1 個に新たに堆積するダスト堆積厚さ $\Delta h(i, t)$ と, その時 間積算値である堆積層厚さ $h(i, t+\Delta t)$ を求める. ⑥(16)式か ら $\varepsilon_{a}(i, t+\Delta t)$ を求め, (8)式から $\theta_{c}(i, t+\Delta t)$ を計算し, $E(i, t+\Delta t)$ を計算する. ⑦ ③に戻って計算を繰り返す.

4. 実験および計算結果

限界流体抗力は Kimura らの実験に従って $R_{tc}=1.88 \times 10^8$ [N]を使用した.また、流入ダストの有効濾過回数 Jについては、濾材粒子径および流速の増加により集塵効率が下がることから、慣性効果が大きいほど流体抗力が大きくなり再飛散が多くなることを踏まえ、以下の式に従った⁵.

$$J = C_1 \left(\frac{Stk}{Stk + C_2}\right)^2 \left(\frac{L}{d_c}\right)$$
(17)

ただし,
$$Stk = \frac{\rho_p \cdot d_p^2 \cdot u_f}{9 \cdot \mu \cdot d_c}$$
, ρ_p はダスト密度である.

 C_1 , C_2 は定数で、Jは充填層の幾何学上の列数 Ld_c と単層粒子の捕集効率に比例すると仮定して、濾材粒子径 d_c =1mmの単層粒子実験を基準として(17)式から得られる近い整数を採用した.また、E(i, t)は、i列における入口ダスト濃度(G)、および出口ダスト濃度(G_{tt})を用いて

$$E(i,t) = 1 - \frac{C_{i+1}}{C_i}$$
(18)

と記述される. したがって, 充填層全体の総括集塵効率

$$E_{\mathrm{T}}(\mathrm{J}, t)$$
 $\mathrm{l}\mathrm{t},$

$$E_{T}(J,t) = 1 - \frac{C_{out}}{C_{in}} = 1 - \frac{C_{J+1}}{C_{1}}$$

$$= 1 - \frac{C_{2}}{C_{1}} \frac{C_{3}}{C_{2}} \cdots \frac{C_{i+1}}{C_{i}} \cdots \frac{C_{J+1}}{C_{I}}$$

$$= 1 - \{1 - E(1,t)\}\{1 - E(2,t)\}\cdots\{1 - E(i,t)\}\cdots\{1 - E(J,t)\}$$
(19)

と表されることがわかる.

任意の時刻での第*i*層の圧力損失 $\Delta p_b(i,t)$ はErgun 式を環状 充填層に拡張した(20)式から評価し、理論全圧力損失 $\Delta p_b(t)$ を(21)式から計算した。

$$\frac{\Delta p_b(i,t)}{\Delta L} = a \frac{\ell n \lambda}{\lambda - 1} u_f(i) + b \frac{1}{\lambda} u_f(i)^2$$
(20)

$$\Delta p_b(t) = \sum_{i=1}^{J} \Delta p_b(i, t)$$
(21)

ここで ΔL は分割した層幅, $u_f(i)$ は第 *i* 層へのガス流入空 塔速度, *a*, *b*, λ は

$$a = 150 \frac{\{1 - \varepsilon(i, t)\}^2}{\varepsilon(i, t)^3} \frac{\mu}{d_a(i, t)^2} ,$$

$$b = 1.75 \frac{\{1 - \varepsilon(i, t)\}}{\varepsilon(i, t)^3} \frac{\rho}{d_a(i, t)}$$

$$\lambda = r_{i+1} / r_i$$
(22)

r_iは内筒中心から第 i 層までの距離である.

Figs.5~6には粉塵負荷(m)に対する集塵効率 E,および圧力 損失 *Ap* の関係をそれぞれ単層フィルターの結果とともに示 した. Fig.5 は d=3-1mm(1:1), Fig.6 は d=3-2mm(1:1)の二層 フィルターを示す. 図には単層および複層フィルターに対す る集塵モデルからの計算値を実線で示してある. 複層フィル ターでは二つの充填層の結合と考え、計算上の変数において、 大粒子層(d=3mm)出口の条件が、小粒子(d=2mm あるいは1mm) 層の入口条件として計算される. Figs. 3 および4 から,集塵 モデルから得られた計算結果は実験の集塵特性、すなわち粉 塵負荷mの増大により濾材の集塵能力がフィルター出口で限 界に達し、集塵効率(Eb)が急激に低下する破過現象や、m の増加とともにダスト粒子が捕捉され圧力損失(Δp,)が 増加する現象をよくあらわしている. d=3-1mm(1:1) 二層フ ィルターでは、単層 d=1mm と同程度の高い集塵効率を示し、 且つ破過に至る粉塵負荷もm=7kg/m²程度まで維持されている. その一方, 圧力損失は m=6kg/m²において, 単層 d=1mm の1.7k Paに比べて、 d=3-1mm(1:1) では 0.75kPa と半分以下の値で あり、低い圧力損失で同等の集塵効率が得られていることが わかる. すなわち, 3mm 充填層の低圧力損失特性と 1mm 充填 層の高効率集塵特性が相乗的に発現されている. 体積比で約 41%の大粒子層で粗集塵が行われ小粒子層への粉塵負荷が減 少するため、小粒子層の体積が大幅に減少しても d=1mm 単 層と同じ高い集塵効率が維持されたものと考えられる、これ

第23回寒地技術シンポジウム(2007)

より d_c =3-1mm(1:1)の二層フィルターはその機能性が良好に 発揮されている. 単層 d_c =3mm については, E_b は粉塵負荷の 初期段階から急速に低下しており, 単層 d_c =3mm のみではフィ ルターとしての性能を発揮していないことを考慮すると、この 複層方式の効果は大きいと言える.

次に Fig.6 における d=3-2mm(1:1) の二層フィルターにつ



Fig.5 E_b and $\Delta p_b [d_c=3-1$ mm(1:1)]







第23回寒地技術シンポジウム(2007)

いて考察する. 単層 $d_e=2mm$ のみの E_b は単層 $d_e=3mm$ ほどでは ないものの,粉塵負荷の初期段階から低下傾向を示した.ま た, $d_e=3-2mm(1:1)$ の二層式フィルターにしても,集塵効率は ほとんど単層 $d_e=2mm$ と同じ傾向を示すことがわかった.集 塵効率の粉塵負荷に対する低下率は比較的穏やかで,且つ破 過の生じる粉塵負荷は m=6kg/m²程度まで維持されている.圧 力損失については単相 $d_e=2mm$ よりかなり低い値で推移して いることから,この粒子の組合せでも一定の効果があること が理解される.

Figs.5, および6における理論値は d_e =3-1mm(1:1)二層フィ ルターにおける集塵効率,並びに圧力損失が実験値とよく合 う傾向を示した. d_e =3-2mm(1:1)では実験値と若干ずれる. こ れは単層 d_e =3mm が理論値からかなりはずれるための影響が 出ていると思われる. d_e =3mm の比較的大きい濾材粒子になる と本理論値では網羅できない要因が潜在する可能性がある.

ただ、二層式にしても集塵効率が小さい粒子に影響されてあ まり低下しないことや破過の特性については定性的によく合 致している.

Fig.7 では、d_e=3-2mm(1:1)とd_e=3-2mm(2:1)の集塵効率(E)、 並びに圧力損失を実験値において比較した.これより集塵効 率、圧力損失とも両者の傾向はほとんど変わらないことがわ かる.Fig.7 左図をみると、d_e=2mmの濾材粒子を使用した複層 フィルターは d_e=3mm 単層と比べると集塵効率の急激な低下 を抑止し、m=5kg/m²の破過まで比較的高い集塵効率を維持し ているものの、集塵効率の低下傾向はmの初期から依然現れ ており、d_e=3mm 単層で発生した集塵効率の急激な低下を抑止 仕切れていない.また、d_e=2mm 濾材粒子層の厚さを増加さ せても、集塵効率、圧力損失の改善に効果があるとは言えな い. 今後、d_e=2mm 濾材粒子の組合せについては、その特性も 含めて更に検討する必要があると思われる.

5. おわりに

固定層式グラニュラーリングフィルターの高い集塵効率を 維持しながら、ガス流入における圧力損失を低下させる方法 として、複層式機能性フィルターを提案し、その基本特性に ついて理論と実験から考察した. 濾材粒子径 d_e=3mm と 1mm の 組合せによる複層式フィルターを用いた場合、濾材粒子径 d_e=1mm の単層フィルターとほぼ同程度の高い集塵効率と破過 曲線を維持しながら、圧力損失を半分以下に低減できること がわかった.また、濾材粒子径 d_e=3mm と 2mm の組合せでは、 d_e=3m 単層フィルターで生じる粉塵負荷初期段階での急激な 集塵効率の低下を抑止し、*m*=5kg/m²まで破過を発生させない 効果を確認できた.また圧力損失の低下には大きな効果があ った.しかし、d_e=3-2mm(1:1)の複層式でも、d_e=3-2mm(2:1) とあまり変化せず、粉塵負荷の初期段階において集塵効率が 徐々に低下する現象は依然抑止し切れていない.これは今後 検討が必要である.複層式機能性フィルターの条件を更に明 確にすることは設計に有用なものになると考えられる.

参考文献

- Takahashi,H.; "Dust Collection by Moving Bed Ring Filter(in Japanese)," *Chemical Engineering, Japan*(Kagaku-kogyo sha), 43, 850-854(1998)
- (2) Takahashi,H. and T.Takeuchi; "Solids Flow in a Vertical Moving Bed with Cross Flow of Gas—Flow Pattern and Stress Distribution—(in Japanese)," Kagaku Kogaku Ronbunshu, 15, 1011-1018(1989)
- (3) Kimura, K and H. Takahashi; "Collection Efficiency of Granular Bed Filters with Reentrainment of Particle (in Japanese)," *Kagaku Kogaku Ronbunshu*, 22,7 56-762(1996)
- (4) Kawai,H., H.Takahashi; "Annulas Granular Filter Consisting of Double Packed Column for High Dust Collection Efficiency and Low Pressure Loss (in Japanese)," Kagaku Kogaku Ronbunshu, 33, 427-431(2007)
- (5) Mizukami,S., M. Wakabayashi and H. Murata; "The Interaction between the Pressure Loss of Gas and the Flow of a Medium in a Moving Granular Bed Filter(in Japanese)," J.Soc.Powder Technol., Japan, 22, 753-759(1985)