

自脫型 콤바인 還元裝置의 還元物 流動現象과 還元性能
改善에 關한 研究(II)
—還元物 流動의 理論解析과 實驗分析—
**Tailings Behavior and
Performance of the Tailings Return
Unit of the Head-feed Combine(II)
—Theoretical and Experimental Analysis
of Tailing Behavior—**

曹 永 吉*, 鄭 昌 柱**, 崔 圭 烘*, 朴 阪 圭*
Y. K. Cho, C. J. Chung, K. H. Choi, P. K. Park

Summary

This study was undertaken to investigate the structural and configurational characteristics of the tailings return-unit in the commercially available head-feed combines and to study the aero-dynamical behavior of the tailings in the units. The mathematical model of the motion of tailings in the thrower casing was developed and the simulated trajectories for different type of units was analyzed to compare with the measured ones. The air-stream velocity profile in various locations along the tailings returning duct was measured to find the effect of configurational characteristics and blade tip speed.

The results of the study are summarized as follows.

1. The ejecting angle, which is the angle between the direction of the particle velocity ejecting from the blade and the horizontal axis, was found to be about 66° in both the simulation and experiment. The angle was much greater than the setting angle of actual duct of the combines studied, which were $48\sim56^\circ$. By comparison of these results, it was suggested to change duct setting angle so as to reduce the frictional force, between the duct wall and tailings, by reducing the difference between the ejecting and setting angles.
2. The velocity of the air stream in the duct was in general higher in the upper bound of the duct compared to the lower and decreased as the stream went toward the end of duct. The comparison of the tailings units among the combines studied showed a superior performance with the tapered duct having small diameter in the outlet and with greater number of thrower blade.

* 農業機械化研究所 收穫機械科
** 서울大學校 農科大學 農工學科

1. 緒論

國內에 普及되고 있는 콤바인의 還元裝置는 橫移送 還元 오거와 還元 스로워 및 排出管 (duct)으로 構成되어 있으며, 스로워가 回轉하면서 發生하는 慣性力, 衝擊力 및 排出管의 氣流에 의하여 還元物質을 移送시키는 것으로 그 구조가 간단하고 製作費가 低廉하다는 장점이 있다. 그러나 환원장치의 막힘이 자주 발생되는 결점을 가지고 있으며, 지금까지의 콤바인 이용상 가장 큰 問題點으로 보고된 바 있다. 이러한 還元裝置의 막힘要因을 解析하기 위해서는 還元物의 流動現象을 正確히 把握할 필요가 있다. 本研究의 第1報에서는 還元裝置로 들어 오는 환원물의 組成比를 분석하여 작물의 品種, 含收率 및 供給率 등 作業條件이 還元性能에 미치는 영향을 구명한 바 있다.

이 研究에서는 스로워 케이싱 内에서 날개(blade)에 의한 還元物의 運動軌跡과 排出管 内의 流速分布를 理論解析과 實驗分析을 통하여 還元裝置의 막힘要因을 究明하고자 遂行하였다.

2. 케이싱內 還元物 運動軌跡의 理論分析 및 시뮬레이션

가. 運動 方程式

穂切粒, 枝莖附着粒, 單粒, 稗等 多樣한 特性을 가진 混合物로 構成되는 還元物은 形態가 대단히 不規則的이며 鐵板과의 摩擦係數, 還元物相互間의 摩擦係數, 飛行姿勢 등 不確實한 要素가 많기 때문에 實質的으로 理論的方法에 의하여 스로워 및 排出管 内에서 還元物質의 總體的舉動을 豫測함에는 限界가 있다. 따라서 여기서는 케이싱으로 둘러 쌓인 스로워 内에서 還元物의 軌跡을 몇 가지 假定下에서 分析하고 그結果를 觀察實驗을 통하여 證明하고자 한다.

그림 1에는 極座標系 (polar coordinate system)를 利用하여 스로워 날개에 의한 還元物의 運動을 分析하기 위하여 質點(m_p)에 대한 힘의 自由選도를 나타내었다.

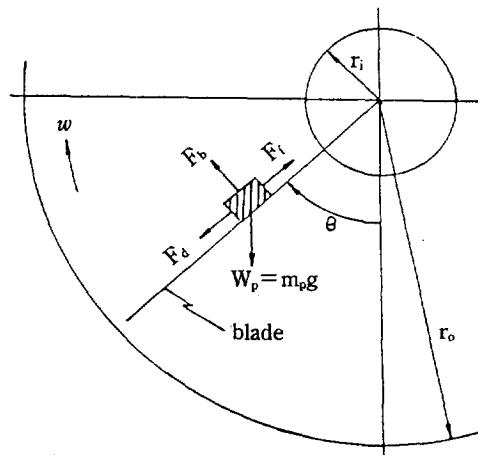


Fig. 1 Free-body diagram of particle of tailings on the thrower blade

還元物은 스로워 케이싱 内의 처음 投入位置 (r_i)에서 스로워 날개와 처음 接觸한 후 날개와 함께 回轉함과 同時に 날개 表面을 따라 즉 半徑方向으로 미끄러지면서 날개 끝 部分으로 移動하게 된다. 어떤 瞬間의 位置(r, θ)에서 還元物에 작용하는 힘은 스로워 날개가 還元物에 가하는 힘 F_b , 空氣抗力 F_d , 摩擦力 F_f 및 重力 W_p 로 나타낼 수 있다.

還元物의 接線 및 半徑方向加速度는 각기 $a_\theta = r\dot{\theta}^2 + 2\ddot{r}\theta + \omega$ 와 $a_r = \ddot{r} - r\dot{\theta}^2 + \alpha$ 로 나타낼 수 있으므로

還元物의 스로워 날개의 接線 方向 및 半徑 方向의 運動方程式은 (1) 및 (2)式과 같다.

$$F_b - m_p g \sin \theta - m_p(r\dot{\theta}^2 + 2\ddot{r}\theta) = 0 \quad (1)$$

$$F_d - F_f + m_p g \cos \theta - m_p(\ddot{r} - r\dot{\theta}^2) = \quad (2)$$

摩擦力(F_f)은 還元物과 날개사이의 動摩擦係數를 μ 라 하면

$$F_f = \mu m_p(r\dot{\theta}^2 + 2\ddot{r}\theta) + \mu m_p g \sin \theta \circ$$

還元物의 空氣抗力 $F_d = C_d m_p r^2$ 가 되므로 이것을 (2)式에 代入하여 정리하면

$$\ddot{r} + \mu(r\dot{\theta}^2 + 2\ddot{r}\theta) - r\dot{\theta}^2 = C_d r^2 - g(\mu \sin \theta - \cos \theta) \quad (3)$$

還元物의 角加速度(θ)는 一部는 스로워 날개에 의하여, 一部는 質點의 變形으로 이루어지는 것으로 還元物의 運動軌跡에는 거의 影響을 끼치지 않으므로 $\theta = 0$ 으로 看做할 수 있다. 또한 空氣抗力項의 크기는 C_d 와 r 에 따라 決定되는 것으로, 實體적으로 一定하다고 假定한다. 또 還元物은 스로워 날개와 接觸해 있는 동안 一定한 날개의 回轉速度 ω 와 같은 回轉速度로 回轉한다면 (3)式은 다음과 같이 나타낼 수 있다.

$$\ddot{r} + 2\mu\omega\dot{r} - \omega^2 r = K - g (\mu \sin \omega t - \cos \omega t) \quad (4)$$

여기서 $K_d = C_d(\dot{r})^2\omega$ 이고, $\theta = \omega t$ 이다.

(4)式의 右側項은 實體로 아주 작은 값이므로 무시하면 그 解는 同次方程式의 解가 되며, 그一般解에 대한 初기조건 $t=0$ 일 때 $r=r_1$ 이고 $\dot{r}=0$ 을 고려하여 적분상수를 구하고 이를 정리하여 나타내면 다음과 같다.

$$r = \frac{r_1}{2\sqrt{\mu^2+1}} [-S_2 \exp(S_1 \theta) + S_1 \exp(S_2 \theta)] \quad (5)$$

$$V_r = \frac{r_1 \omega}{2\sqrt{\mu^2+1}} [\exp(S_1 \theta) - \exp(S_2 \theta)] \quad (6)$$

여기서 $S_1 = (-\mu + \sqrt{\mu^2+1})$

$S_2 = (-\mu - \sqrt{\mu^2+1})$

還元物의 스로워 날개에 垂直한 方向의 接線速度(transverse velocity)는 還元物이 날개와 같은 回轉速度로 回轉한다면 $V_\theta = r\omega$ 이므로 이것과 (6)式의 V_r 를 合成하면 還元物의 速度 V 가 되며, 그 方向은 다음과 같이 角 ϕ 로 定義할 수 있다.

$$\phi = \tan^{-1} \frac{V_\theta}{V_r} \quad (7)$$

나. 還元物 運動軌跡 시뮬레이션

(1) 投入位置와 回轉速度의 影響

케이싱 내에서의 還元物의 運動軌跡를 이미 誘導된 理論式 (5)식과 (6)식에 그림 2에서 보는 바와 같은 國內에 普及되고 있는 네 가지 콤바인의 스로워 種類別로 그 特性值(表 1)를適用시켜 컴퓨터 시뮬레이션을 통하여 分析하였

Table 1. Characteristic values of the different models of thrower used for simulation of tailings trajectory

Thrower model	Radius of blade, r_0 (mm)	Radius of auger, r_1 (mm)
A	125.0	55.0
B	125.0	60.0
C	165.0	58.5
D	155.0	60.0

다. 또한 스로워 날개와 還元物사이의 動摩擦係數는 보통 0.2~0.8 (7, 11, 14, 15)이나 시뮬레이션에서는 分析의 簡略化를 위해 0.4로 假定하였다. 시뮬레이션 프로그램은 Fortran 77로 作成하였다.

그림 3은 스로워 種類別로 날개 回轉數를 1100rpm으로 하고 還元物이 還元 오거로 부터 스로워로 投入되는 最初 位置, 即 水平面에 대해 0°, 30°, 60°, 90°, 120°, 150°, 180° 되는 오거 圓周上의 點에서 還元物이 날개와 처음 부딪치는 位置로 보고 시뮬레이션하였을 때의 還元物 運

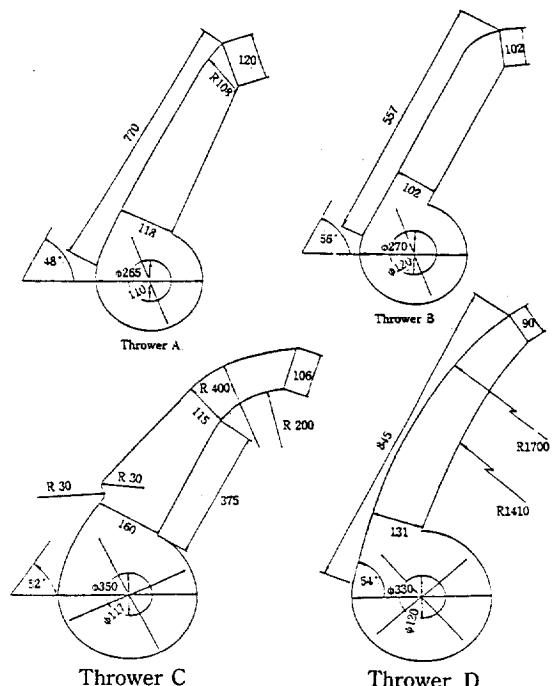


Fig. 2 Schematic diagram of the tailings return unit installed in different kind of combines

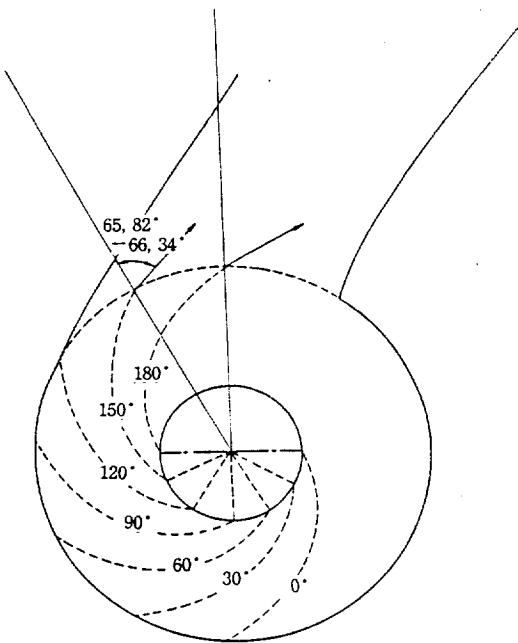


Fig. 3 The simulated trajectory and discharge angles of tailings in the thrower casings with the speed of thrower at 1100rpm

動軌跡과 還元物이 케이싱에서 放出되는 角을 나타낸 것이다.

여기에서 還元物의 運動經路는 還元物의 最初 投入位置에 따라 비슷한 結果로 나타났으며, 스로위 種類別로도 같은 結果를 얻었다. 또한 케이싱에서 還元物이 放出되는 角은 還元物의 스로위 날개 끝에서의 半徑 方向에 대해 放出速度가 이루는 角으로 $65.8^{\circ} \sim 66.4^{\circ}$ 인 것으로 나타났다.

(2) 摩擦係數에 의한 影響

表 1, 表 2와 그림 2에서 보는 바와 같이 우리

Table 2. Specification of the tailings return unit analyzed

Thrower model	Dia.of casing (mm)	No. of thrower blade (EA)	Blade tip clearance (mm)	Duct length (mm)	Area ratio of outlet to inlet duct cross-sectional area	Inclined angle of duct (deg.)
A	265	2	7.5	530	0.939	48
B	270	2	10.0	500	1.000	56
C	350	4	10.0	620	0.645	52
D	330	4	10.0	620	0.740	54

나라에서 生產 普及되고 있는 콤바인 4 種類의 還元裝置는 構造的으로 各各 다른 形態로 되어 있으나, 그림 3에서 보는 바와 같이 케이싱 内의 還元物의 運動軌跡은 類似한 結果로 나타났다. 그러나 運動 에너지의 減少에 큰 影響을 주는 還元物의 摩擦係數는 還元物을 組成하고 있는 物質의 크기, 形狀, 質量, 表面狀態 등이 多樣할 뿐만 아니라, 같은 還元物이라도 含水率에 따라 摩擦係數가 크게 다르다. 摩擦係數(μ)를 4 水準 즉 0.2, 0.4, 0.6, 0.8로 變化시키고, 還元物이 還元 오거로 부터 가장 많이 排出될 것으로豫想되는 90° 位置를 基準으로 하여 스로워 날개 半徑에 대한 還元物의 半徑方向 變位를 無次元比로 나타낸 結果는 그림 4(a)와 같다.

還元物이 케이싱에서 排出될 때 케이싱 壁과衝突하지 않고 排出管에 이르도록 하는 것이 가장 바람직한 構造라고 볼 때, (5)式과 그림 4(a)에서 보는 바와 같이 還元物의 摩擦係數값이 클수록 還元物의 運動軌跡이 스로워 種類에 關係없이 水平面 윗쪽의 排出管 입구를 향하는 것으로 나타났다. 그러나 그 지점에서의 스로워 種類別 排出管 傾斜角은 表 2와 같이 $48\sim 56^{\circ}$ 로 큰 차이가 없으며, 시뮬레이션에서 구한 放出角 $65.8\sim 66.4^{\circ}$ 보다 모두 작으므로 還元物이 케이싱에서 排出될 때 까지 케이싱 壁과의 衝突에 의한 에너지損失은 클 것이다. 따라서, 그림 2에서 보는 바와 같이 스로워 C의 排出管 입구 壁面이 바깥 쪽으로 구부러진 形態로 된 것은 還元物이 排出될 때 壁面과 衝突에 의한 摩擦 損失을 줄이기 위한 것으로 생각된다.

또한 (5)式에서 還元物의 運動은 스로워 날개

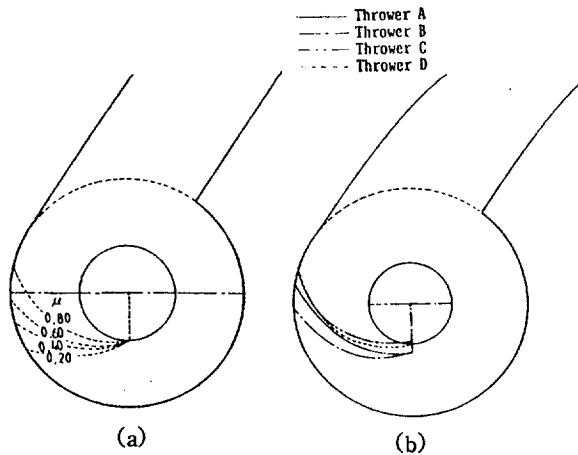


Fig. 4 Simulated trajectories of tailings (a) simulated at different frictional coefficient, (b) simulated at $\mu = 0.6$ for different design of the throwers A, B, C, and D

入口 및 先端 半徑의 函數이므로 오거 半徑이 길고 날개 半徑이 짧은 스로워 B에서 還元物이 케이싱 壁과의 衝突후 미끄러지는 거리가 가장 길고, 스로워 A는 스로워 C와 D보다 길게 나타날 것이며, 스로워 C와 D는 비슷할 것으로 추측된다.

그림 4(b)는 摩擦係數(μ)가 0.6일 때 각 形式에 대한 還元物 運動軌跡을 시뮬레이션한 結果로 스로워 A는 스로워 날개의 길이와 케이싱을 크게 하면 다른 形式보다도 미끄럼 距離를 짧게 할 수 있을 것으로 判斷된다.

3. 排出管 内 流速分布 分析

가. 排出管 内의 流速 測定

單粒, 穗切粒, 枝莖附着粒, 空, 검불로 이루어지는 還元物이 排出管 内에서 氣流에 의하여 어떻게 流動되는지를 알기 위하여 排出管 内의 流速分布를 把握하는 것이 매우 重要하다. 그러나 排出管 内에 還元物이 氣流와 함께 流動할 때에는 還元物의 形狀과 크기가 不均一하고 還元物이 測定裝置에 影響을 미치므로 正確한 流速分布를 알기는 어렵다. 따라서 國내에 普及되고 있는 네 가지 콤바인 還元裝置의 排出管 内의 流速分布를 比較 分析하여 막힘 要因을 究明하

기 위하여 스로워를 空回轉시켜 回轉數에 따른 排出管 内 流速을 測定 分析하였다.

4種類의 公式 還元裝置는 還元 오거의 直徑과 길이가 各各 55~60mm, 500~520mm로 비슷하므로, 그림 5와 같은 還元裝置部를 製作하고 還元裝置 側面에 面積이 800×750mm이고 두께가 5mm인 鋼板을 附着 固定시킨 다음, 이곳에 스로워를 形式別로 實際 콤바인에 附着된 것과 같이 볼트로 附着하였다. 스로워의 回轉數를 任意로 調整할 수 있도록 回轉速度 調節 範圍 150~1500rpm인 3상 2.2kw 變速 모터를 附着하여 驅動 力으로 使用하였다. 製作과 觀察이 容易하게 하기 위하여 排出管은 두께 5mm인 透明 아크릴板으로 그림 6에서 보는 바와 같이 排出管曲面과 같은 模樣이 되도록 製作하고 流速計로 流速을 測定할 수 있도록 直徑이 8mm인 구멍을 排出管斷面과 風路 方向에 대해 等間隔으로 鑄어 配列하였다. 스로워 回轉速度는 6水準(900, 1000, 1100, 1200, 1300, 1400rpm)으로 하고, 排出管内 24개 지점에서의 流速을 热線 風速計(hot-wire anemometer)로 測定하였다.

流速測定에 使用한 热線 風速計는 마노미터(pitot static tube manometer)에 의하여 다음 式과 같이 測度를 設定하였다.

$$Y = 1.031X - 0.207 \quad (r^2 = 0.996)$$

여기서 Y: 마노미터 風速

X: 热線 風速計 風速

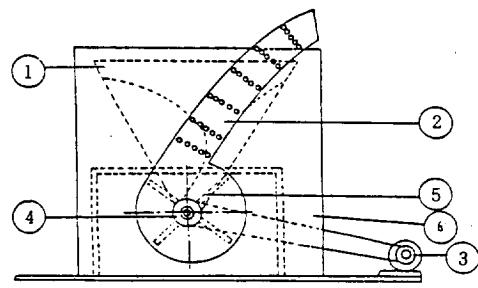


Fig. 5 Experimental device for analysis of velocity profile in duct of tailings return unit

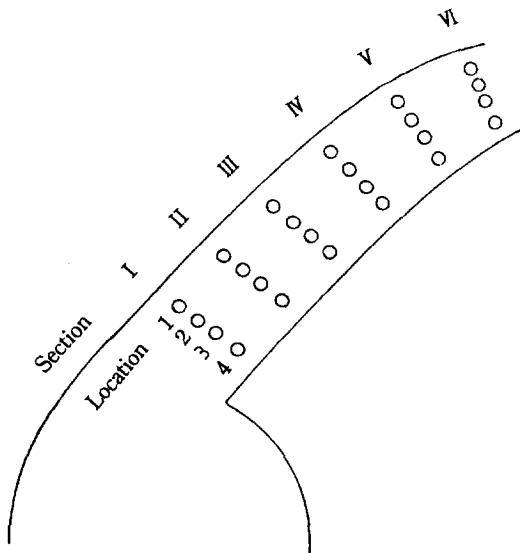


Fig. 6 Measured positions of fluid velocity established in the duct

나. 結果 및 考察

排出管 길이가 比較的 短고, 排出管 内 氣流의 概略的인 레이놀즈 數가 6,000以上으로 亂流流動이며, 흐름을 理論的으로 解析할 수 있을 만큼 完全히 發達된 流動이 아니기 때문에, 排出管 内 各 斷面, 各 支點의 流速을 理論的으로 解析하기는 대단히 어렵다. 따라서 各 斷面의 各 点에서 測定한 絶對流速을, 氣流에 의한 還元物 移送에 있어서 막힘을 解析하는데 가장 큰 比較因子인 終末速度(terminal velocity)에 대한 無次元速度比로 表示하고, 排出管 各 型式에 대하여 스로워 回轉速度別로 分析한 結果는 그림 7과 그림 8에서와 같이 나타났다. 여기서 還元物의 終末速度는 還元物成分中 檢査의 終末速度인 2.0~4.8 m/s를 基準으로 3.5m/s에 대하여 나타내었다.

各 点의 絶對流速은 콤바인 還元裝置의 種類에 關係없이 스로워 回轉速度가 增加할 수록 種類別로 一定하게 增加하였다. 各 種類別 各 斷面에 대한 流速分布는 排出管 形態가 그림 2에서 보는 바와 같이 種類別로 서로 달라一般的으로 說明할 수는 없으나, 排出管 内의 絶對流速은 스로워 날개 數가 多은 形式이 빠르고, 케이싱 部에 가까운 쪽은 上部側(혹은 左上側)이 높았

으나, 排出口 쪽으로 갈수록 下部側(혹은 右下側)이 漸次的으로 높게 分布되었다. 이것은 排出管 内에서의 흐름이 漸次的으로 定常流動으로 發達되어 一定한 流速分布를 이룬다는 亂流境界層理論과 같은 結果인 것으로 생각된다. 특히 스로워 C의 排出管 曲面은 그림 2에서와 같이 케이싱 위쪽에서 바깥쪽으로 屈曲되어 있으므로 그림 6에서 보는 바와 같이 斷面 II의 測定点 1에서는 流速이 急擊히 떨어지고, 測定点 2에서는 急擊히 上昇하는 것으로 나타났다. 이것은 그림 3에서 나타난 것과 같이 그 지점에서 還元物이 가장 많이 放出되므로 還元物이 放出될 때 慣性力에 의하여 반대편 排出管 壁과 衝突하게 되어 摩擦損失을 일으키게 되므로 이를 줄이기 위한 것으로 判斷된다.

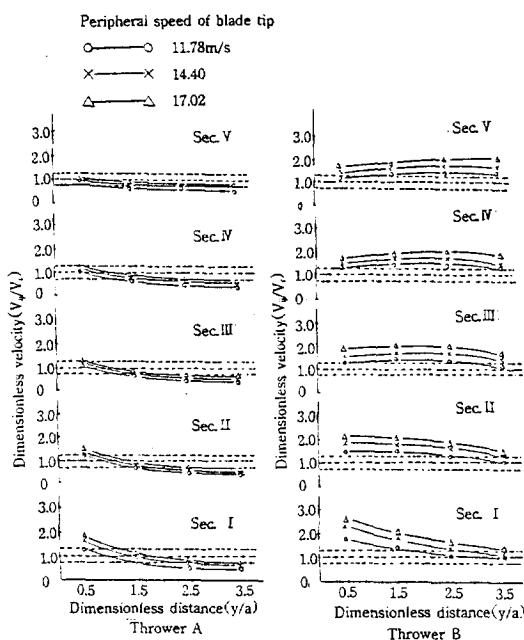


Fig. 7 Dimensionless velocity distribution at each section of thrower models A and B at different peripheral speed of blade tip. Dimensionless velocity and dimensionless distance are defined as the ratio of air velocity(V_a) to a representative terminal velocity ($V_T=3.5\text{m/s}$) of tailings and ratio of the distance (y) from the upperside to the width (a) of the duct, respectively.

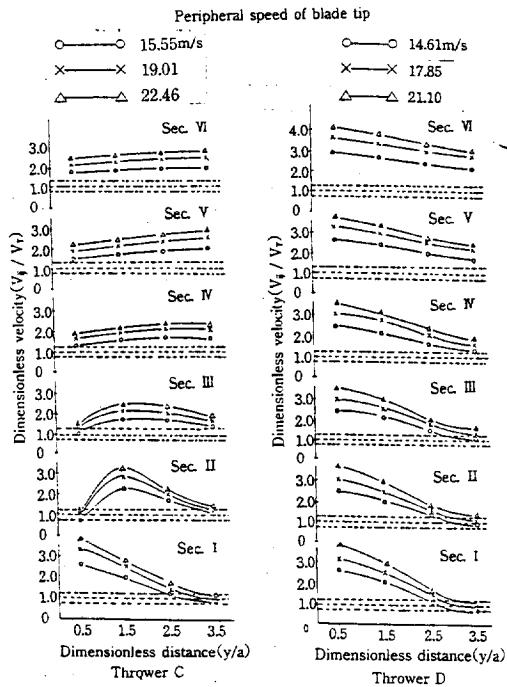


Fig. 8 Dimensionless velocity distribution at each section of thrower models C and D at different peripheral speed of blade tip. Dimensionless velocity and dimensionless distance are defined as the ratio of air velocity (V_i) to a representative terminal velocity ($V_T = 3.5$ m/s) of tailings and ratio of the distance (y) from the upperside to the width (a) of the duct, respectively.

또한 還元物이 排出管 内에서 다른 外力의 影響을 받지 않고 氣流만에 의하여 移送된다고 할 境遇에는 排出管 内의 流速은 還元物의 終末速度보다 最小限 같던가 커야만 還元物이 移送될 수 있을 것이다. 이런 觀點에서 볼 때 그림 9에서 보는 바와 같이 스로워 A와 B 각 斷面各 点의 流速이 스로워 C와 D에 比해 작은 것으로 나타났으므로 막힐 可能性이 더 많을 것으로 推定된다.

各 形式別로 各 斷面에 있어서의 平均 流速에 대한 스로워 回轉速度別 流量을 分析한 結果 날개가 2매인 스로워 A와 B는 $1.55\sim 3.34\text{m}^3/\text{min}$ 인 데 比하여 날개가 4매인 Thrower C, D는 $3.71\sim 6.32\text{m}^3/\text{min}$ 로 약 2배가 되고, 形式에 關係 없이

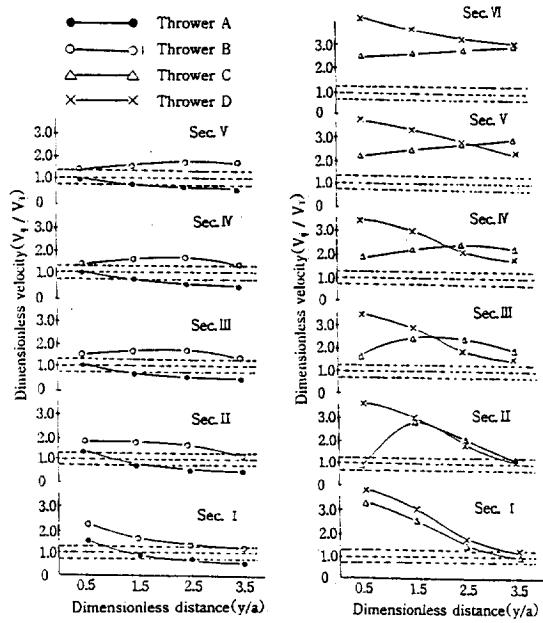


Fig. 9 Dimensionless velocity distribution at each section of thrower models A, B, C and D at different thrower speed of 1100rpm. Dimensionless velocity and dimensionless distance are defined as the ratio of air velocity (V_i) to a representative terminal velocity ($V_T = 3.5$ m/s) of tailings and ratio of the distance (y) from the upperside to the width (a) of the duct, respectively.

스로워 回轉數의 影響은 날개數의 影響보다 크지 않게 나타났다. 그러나 Blevins와 Hansen (12)이 블로워 날개에 의하여 氣流를 發生시킬 때 所要되는 動力은 날개數와 크기에 比例하고 回轉數의 3倍에 比例한다는 研究 結果와, 遠心 펌프의 軸馬力を 決定하는 水頭와 流量은 임펠러 깃數에 따라 減少하게 된다는 점을 考慮할 때 날개數가 많은 것이 반드시 還元物 移送에 좋은 것이라고 端의으로 말할 수 없다.

따라서 各 形式別로 效率을 相對的으로 評價하기 위하여 流量係數를 날개數에 대한 平均 流量으로 定義하여 各 形式別로 나타낸 結果, 그림 10에서 보는 바와 같이 스로워 回轉數에 따라 流量係數가 直線的으로 变化하였다. 流量係數 값

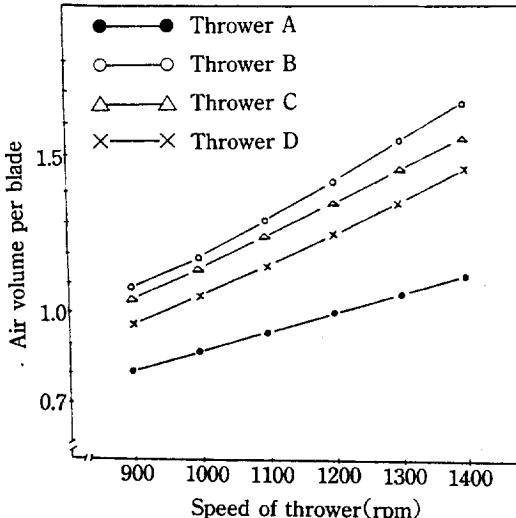


Fig. 10 Air volume per blade at different rotational speed of thrower

이 큰 것은 스로워 날개 하나가 發生시키는 流量이 많으므로 相對的으로 效率이 높다고 할 수 있다. 이런 側面에서 볼 때 날개數 2매인 스로워 B가 날개數 4매인 스로워 C와 D보다 流量係數가 높은 것으로 나타나 보다 效率의인 것으로 생각된다.

특히, 날개數 2매인 스로워 A는 2 절에서 說明한 바 있는 깊, 檢査의 終末速度에 대한 流速比와 날개數에 대한 流量比, 即 流量係數로 評價할 때 效率이 가장 낮고, 排出管 内 流速은 스로워 回轉速度에 關係없이 全般的으로 작으므로 流速을 높일 수 있도록 還元裝置를 改善할 必要가 있는 것으로 判斷된다. 따라서 스로워 A에 대하여는 補助 送風機에 의하여 不足한 風量을 補償하는 方法이 강구되어야 되어야 할 것으로 판단된다.

4. 結論

콤바인 還元裝置의 막힘 現象을 방지할 수 있도록 還元裝置를 개선하기 위하여 國內에 보급되고 있는 콤바인 還元裝置의 構造 및 還元裝置로 들어오는 還元物의 運動軌跡을 理論的으로 해석 시뮬레이션하여 實驗的으로 檢證하였으며, 排出管 内의 流速分布를 測定 分析하였다. 그 結

果를 要約하면 다음과 같다.

1. 스로워 날개로부터 排出管으로 還元物이 放出되는 水平面에 대한 角은 實測值와 시뮬레이션 값이 모두 약 66°로 나타났으며, 實際 콤바인 排出管의 設定角이 型式에 따라 48~56°이므로 排出管과 還元物사이의 摩擦抵抗을 줄이기 위하여는 放出角과 設定角의 차이를 줄일 必要가 있었다.

2. 排出管의 풍로 方向에 대한 流速은 케이싱 부에 가까운 上部側이 빠르고 排出口 쪽으로 갈수록 減少하는 것으로 나타났으며, 國내에 普及되고 있는 콤바인 中에는 排出管 斷面 曲線이 이루는 斷面積이 排出口 쪽으로 갈수록 줄어 들고 스로워 날개數가 많은 型式이 性能이 優秀하였다.

參 考 文 獻

1. 曹永吉 外 3人. 1991. 自脫型 콤바인 還元裝置의 還元物 流動現狀과 還元性能 改善에 關한 研究(I). 韓農機誌 16(1) : 18~26
2. 金滿秀, 鄭昌柱. 1974. 次元解析法에 의한 스로워의 揚穀特性에 關한 研究. 韓農工誌 16(4) : 28~40
3. 成敏基 外 2人. 1989. 垂直型로타리 撒布機에 의한 肥料粒子의 運動. 韓農機誌 14(4) : 242~250
4. 松本始, 大西秀明, 日下部兼吾, 森本國昭. 1960. 揚穀に 關する 研究(第1報) - 跳上式揚穀の 理論的研究 - 日農機誌 22(3) : 107~110
5. 松本始, 大西秀明, 日下部兼吾, 森本國昭. 1960. 揚穀に 關する 研究(第2報) - 揚穀狀態の 觀察及び效率に 關する 2, 3의 實驗 - 日農機誌 22(4) : 135~138
6. 松本始, 大西秀明, 日下部兼吾, 森本國昭. 1961. 揚穀に 關する 研究(第3報) - スロワーに 關する 2, 3의 實驗 - 日農機誌 23(2) : 79~82
7. 岩尾俊男. 1978. 穀粒用の 選別機. 日農機誌 40(4) : 580~588
8. 中川建治, 杉野公一, 堀部和雄. 1970. 自走式

- 茶摘機のスローワに関する研究(第1報)－
スローワによる茶葉の損傷－.日農機誌 32
(1) : 43-46
9. 中川建治, 堀部和雄, 佐藤純一. 1970. 自走式
茶摘機のスローワに関する研究(第2報)－
スローワ内における茶葉の運動－.日農機誌
32(2) : 129-134
10. 中川建治, 堀部和雄, 朝生博明. 1970. 自走式
茶摘機のスローワに関する研究(第3報)－
スローワの改良に関する二、三の実験－.日農
機誌 32(3) : 211-214
11. Bakker-Arkema, F.W., R.J. Patterson and
W.G.Bickert. 1969. Static Pressure-Airflow
Relationships in Packed Beds of Granular
Biological Materials such as Cherry Pits.
Trans. of the ASAE 12(1) : 134-136,140
12. Blevins, F. Z. and H. J. Hansen. 1956. Analy-
sis of Forage Harvester Design. J. Agric.
Engng Res. 37 : 21-29
13. Harris, W.L., K.E.Felton and G.J.Burkhardt.
1965. Design Data for Pneumatic Conveying
of Chopped Forage. Trans. of the ASAE 8
(2) : 194-195. 198
14. Tatepo, C.G. 1968. Predicting Capacity and
Power Requirements in the Horizontal
Pneumatic Conveying of Chopped Forage.
Unpublished M.S.Thesis, University of Wis-
consin.
15. Totten, D. 1961. Mathematic Description of
particle Path in the Forage Blower. Trans.
of the ASAE 4(2) : 219-221



學位取得

姓 名: 金 在 煥

生 年 月 日: 1949年 7月 15日

勤 務 處: 순천대학교

取 得 學 位 名: 농학박사

學 位 授 與 大 學: 전남대학교 대학원

學 位 取 得 年 月 日: 1991年 2月 26日

學 位 論 文: 農村에너지 資源 利用을 위한 스타일링 機關의 開發

