重量物の浮上移動装置に関する基礎研究

Study on Floating-Device to Move Heavy Product

Yuma ISHIMOTO* Yuki SHIOZAKI** Yuta AKAYAMA** Takaoki SUZUKI*** Hideaki SHAKUTUI****

ABSTRACT

In the present study, in order to develop a simple floating-device to move large-size furniture such as a chest of drawers, the experiments are carried out by two different devices. In the devices, there are two principles that is besed on spout of air (spout type) and difference of inner and external pressure of floating device (air-room type), respectively. In the experiment the performance such as tension, pressure, stability is investigated and compared in different devices. (i) There is little difference about the material of a bottom board and the pattern distribution of air holes on the capability for floating of spout type. (ii)The tension and power of air-room type is very small as compared with the spout type and stability is also good. (iii) In this experiment, it is possible to move the floating device at the tension $T = 30 \sim 40$ N at the maximum on the load (M = 50 kg) at flow rate, Q = 10 m³/h.

Key words : room divider, floating-device, spout type, air-room type

1. 緒言

近年,一つの大きな室内空間を間仕切ることで,家 族構成や生活の変化に合わせて部屋の数や構成を自由 に変更し,長期にわたって住宅を利用しようという新 しい生活スタイルが提案されている.平成19年には日 本政府によって提言された「200年住宅ビジョン」⁽¹⁾ において,住宅の構造を,耐久性を有する構造躯体(ス ケルトン)と居住者の生活等に対応した可変性を有す る内装設備(インフィル)に分離させることが重要と 指摘されている.生活環境に合わせて容易に間取りを 変更できる間仕切り家具は,インフィルに対応でき, この施策を発展させるには非常に有効である.

現在,この間仕切り家具の移動には,人による直接 移動,キャスター移動方式が主である.しかし一般的 に,タンスなどの間仕切り家具は非常に重く,それら

*	専攻科 機械システム工学専攻	
**	本科 機械工学科	
***	本科 機械工学科 平成 23 年卒業	2
****	機械工学科 講師	
****	機械工学科 教授	

の家具を移動するために大きな労力を必要とする.また、キャスター移動方式は、構造が簡単で安価であるが、車輪に対して横方向の移動性が悪いことや床が凹む可能性がある等の欠点がある.そのため最近では、空気を利用した移動方式が研究されており、家具を浮上移動させることで移動に必要な力を軽減し、容易に移動できる装置も実用化されている⁽²⁾.しかし、その多くはコストが高く、また家具を移動する度に、家具を持ち上げて設置、取り外しする必要があるため、一般家庭には普及していない.したがって、一般家庭用に、家具と一体型の低コストな装置の開発が望まれている.

本一連の研究では、タンスを対象とした大型家具を 移動させることを目的に、より簡便な重量物の浮上移 動装置の開発が行われてきた.これまでの研究⁽³⁾では、 装置への送風流量が高流量のときに、キャスター式移 動方式と同程度の引張力での移動を可能にしているが、 大きな振動が発生し安定した移動が困難となっている. そこで本研究では、浮上移動装置の浮上原理や形状お よび素材に関して検討し、浮上性能の改善を図ること を目的とする.

2. 浮上原理

地面と物体間には物体の質量に比例して摩擦力が発 生し、それは移動時に抵抗となる.本研究では、次の 二種類の原理を利用して装置を浮上させ摩擦低減を試 みる.

(1) 噴出型

Fig.1(a)に噴出型浮上原理の概略図を示す.装置底板 に設けられた多数の細孔から空気を噴出させることで, その反力と,底板と地面の間に生じた空気層によって, 装置と地面との間の摩擦力を低減する方法である.本 形式においては,空気室内の圧力エネルギーに比べて, 噴出による速度エネルギーが浮上性能に対して支配的 となる.以後,この方式を用いた装置を噴出型浮上移 動装置(Spout type)と呼ぶ.なお,これまでの研究⁽³⁾ では本方法が用いられている.

(2) 空気室型

Fig.1(b)に空気室型浮上原理の概略図を示す.送風機 から送られた空気が装置空気室内で圧縮されることで, 空気室内の圧力が増加し,装置が浮上力を得る方法で あり,ホバークラフトの原理^{(4),(5)}として広く知られて いる.このとき,空気室内外の圧力差により圧縮空気 は空気室外へ排出されるため,地面との接地面に噴出 型と同様に空気層が形成される.本形式においては, 空気の噴出による速度エネルギーに比べ,空気室内の 圧力エネルギーが浮上性能に対して支配的となる.以 後,この方式を用いた装置を空気室型浮上移動装置 (Air-room type)と呼ぶ.



Fig.1 Principle of floating-devices

3. 実験装置および実験方法

3.1 実験装置 本研究では、浮上移動装置の原理 や底板の形状および材質による浮上性能の違いを調べ るため、第2章で述べた原理に基づいた、二種類の浮 上方法による装置を使用する.

3.1.1 噴出型浮上移動装置 Fig.2(a)に製作した噴 出型浮上移動装置の外観を示す.装置は長さ440 mm, 幅 250 mm,高さ58 mm,質量1.85 kgであり,装置の 底面積は市販されている一般的なタンスの底面積の4 分の1とした.底板には多数の空気排出用の細孔を設 けており,空気孔配置パターンおよび材質を変えて実 験を行うため,スナップ錠を取り付けて底板を取り外 し可能な構造とした.また,空気漏れを防ぐため,シ ール材として硬質ウレタンを取り付けている.なお, 本装置において,空気室の高さ *h* は装置上部 30 mm, 下部 20 mm の計 50 mm (Fig.2(b)) で一定である.

Fig.3 に底板の空気孔配置パターンを示す. 空気孔配 置パターンは,装置の安定性に対して影響をもつこと が考えられる.これまでの研究における底板の空気孔 配置パターンである格子状 (Fig.3(a)) に加え,底板の 中央部に空気孔が集中している放射状 (Fig.3(b)) の空 気孔配置パターンも用意した.格子状において,空気 孔の配置間隔は縦 22 mm,横 25 mm で ϕ 3 の貫通穴を 160 個,放射状は高流量時の底板の反り対策として中央 に多く穴を配置しており,底板の中心から半径 20 mm ずつ増やした同心円上に 15°間隔で ϕ 3 の貫通穴を 160 個配置している.開口率 β は,これまでの研究⁽³⁾に おいて β =1%で最も良い浮上性能が得られていたため, 本研究においても格子状,放射状ともに β =1%として いる.なお,開口率 β は次式によって求められる.

$$\beta = \frac{空気孔の総面積}{底面積} \times 100 [\%]$$
(1)

底板の材質には、それぞれの空気孔配置パターンに 対して、硬さの異なるポリエチレンテレフタレート: PET (曲げ強さ 78~95 MPa) とポリプロピレン: PP (曲 げ強さ 43 MPa) の二種類を用いる. なお、PET および PP の板厚は 3 mm とした.



(a) Geometry of spout type(b) Height of air-roomFig.2 Floating-device of spout type



3. 1. 2 空気室型浮上移動装置 本研究では,空気 室高さ h (Fig.1(b)) が浮上性能に与える影響を調べる ため, h の異なる四種類 (h = 0, 10, 30, 50)の装置を製 作した. Fig.4, Fig.5 に製作した空気室型浮上移動装置 の外観を示す.装置は長さ440 mm,250 mm で空気室 高さhによらず同じであるが,各空気室高さの装置の 質量はh=0 mm は 0.92 kg,h=10は 0.97 kg,h=30は 1.22 kg,h=50は 1.45 kg である.装置の外形寸法は噴 出型と同じである.なお,装置と地面との平滑度を向 上させるため,装置底部に硬質ウレタンを接着してい る.



(a) Top view (b) Bottom view Fig.4 Geometry of floating-device of air-room type



(a) h = 0 (b) h = 10 (c) h = 30 (d) h = 50Fig.5 Height of floating-device of air-room type

3.2 実験方法 Fig.6 に実験装置の概略を示す.浮上に必要な空気は、送風機①から面積式流量計②を介してバルブ③によって調節され、浮上移動装置⑥に送られる.Fig.7 に示すように、送風機には家庭で使用されることを想定し、容器内に密閉された汎用の家庭用掃除機の排気空気を用いている.また、床面の条件を同一にするために、全ての実験は定盤(金属加工時に用いられる平面の基準となる水平な台)上で行う.

実験では各浮上移動装置において,負荷質量④に対 する,(1)引張力*T*,(2)装置内圧力*P*_uと送風機内圧力 *P*_f,および,(3)浮上の安定性を測定する.なお,負荷 質量にはレンガ(2.5kg/個)を用い,本実験では,荷重 が偏らないように配置する.



Fig.6 Schematic of experimental equipments



Fig.7 Photograph of fan system by vacuum cleaner

3.3 実験条件 Table 1 に各浮上移動装置に対する 実験条件を示す. 噴出型は流量 $Q=0 \sim 100 \text{ m}^3/\text{h}$ で 20 m^3/h 間隔であるが,空気室型は噴出型に比ベ少ない流 量で浮上できたため,低流量域を詳しく調べるために, 流量の測定間隔を 10 m^3/h とした.また,一般的なタン スの総質量は 200 kg 程度とされていることから,本実 験装置の底面積の割合より搭載する負荷質量は最大 50 kg とした.なお第4章で述べる比較実験および詳細実 験の実験条件に関しては,各実験結果において述べる.

Table 1 Experimental conditions

Hovering type	Spout type Air-room ty			
Floor	surface plate			
Flow rate [m ³ /h]	$0 \sim 100$ $0 \sim 60$			
Mass [kg]	0, 10, 20, 30, 40, 50			

3. 4 測定項目 本実験では,浮上性能を評価する ため,以下について調べる.

(1) 引張力 T

負荷質量に対する浮上移動装置の引張力 T は,装置 側面に取り付けられたフックにより,デジタルプッシ ュプルゲージ (アイコーエンジニアリング製, RX-50) (Fig.6:⑦)を用いて直接引っ張ることで測定する. 引張力は装置が動き出した瞬間の値を用いており,装 置の長辺側および短辺側それぞれの方向から引っ張っ た値の間に大きな差は認められなかったため,両者の 平均値としている.なお本研究では,キャスター移動 方式と同程度の引張力 40 N を目標引張力としている. (2)装置内圧力 P_u,送風機内圧力 P_f

浮上移動装置,送風機出口それぞれに静圧孔を設け, マノメータ(Fig.6:⑤)により圧力を測定する.マノ メータにおける作動流体は,水と空気であり,マノメ ータの一端は大気開放されている.それぞれの圧力は マノメータの液面差Δhより,次式により算出する.

$$P - P_0 = \rho_w g \Delta h \quad [Pa] \tag{2}$$

ここで、P は測定圧力、 P_0 は大気圧、 ρ_w は水の密度 である.なお、空気の密度は水の密度に比べ十分小さ いとし、無視している.

(3) 安定性

浮上させた際の浮上移動装置の振動および牽引時の

振動を目視観察および振動音を聴くことにより評価する.

4. 実験結果および考察

4.1 噴出型および空気室型の浮上性能と比較実験

空気の噴出力による浮上原理の噴出型浮上移動装置 と、ホバークラフトの浮上原理を利用した空気室型浮 上移動装置の浮上性能を調べ、両者の比較を行った. 実験条件は Table 1 に示した通りであるが、浮上性能を 比較するため、負荷質量に関しては *M* = 50 kg で一定と した.また、浮上性能は引張力、装置内圧力より求め る動力、安定性で評価した.なお、噴出放射状型の実 験結果は、大きな振動により *M* = 30 kg までしか測定で きなかったため、参考として *M* = 30 kg の結果としてい る.

Fig.8に引張力T-流量Q特性を示す.流量Q=0 m³/h のとき装置は浮上せず,引張力は質量および地面との 床面の状態に依存する.本実験ではいずれの空気孔配 置パターン・材質においても装置の仕様は同様である ため,負荷質量が同じ場合,引張力は同程度である. なお,噴出放射状型においてはM=30 kg であるため引 張力は小さい.

噴出型装置において、流量の増加とともに引張力は 二次関数的に減少することが確認できる.これは、流 量が増加すると連続の式の関係から底板の空気孔から 噴出される空気の速度 v が増加し、空気の密度を ρ とす ると動圧 ρ v²/2より摩擦低減効果が大きくなるためであ ると考えられる.空気孔配置パターンに対しては負荷 質量が異なるため比較できないが、負荷質量を同じ(M= 30 kg)とした場合、引張力はほぼ同じであることを 確認している.また、材質に対してはほとんど影響は ない.なお、噴出型装置においてはこれまでの研究と 同様に、 $Q = 100 \text{ m}^3/\text{h}$ の時でのみ目標引張力 40 N 付近 での引張が可能であったが、いずれの場合も 40 N 以下 にはならなかった.

空気室型装置においては、流量が $Q = 10 \text{ m}^3/\text{h}$ になる と急激に引張力は低下し、それ以降はほぼ一定 (T = 30~40 N) になることが分かる. これは、装置内圧力が ある値に達したとき装置が浮上し、それ以降は装置底 部に生じている隙間から圧力が逃げるため、ほぼ一定 の引張力になるものと考えられる.

Fig.9 に動力 W – 流量 Q 特性を示す.動力 W は負荷 質量を浮上移動させるために必要な単位時間当たりの エネルギーであり,次式で定義した.

$$W = QP_u$$
 [W] P_u : 装置内圧力 (3)

噴出型,空気室型ともに流量が増加すると,それに比例して動力が増加し,少ない流量で済む空気室型の方が省エネルギーであることがわかる.噴出型については,底板素材および空気孔配置パターンによる違いはあまり見られないが,空気室型については空気室の高

さが高いほど,動力すなわち送風機内圧力が低くなる ことがわかる.これは,断熱圧縮を仮定すると空気室 の高さが高くなると空気室の体積が大きくなり,送風 機内圧力が低くなるためであると考えられる.

Table 2, Table 3 に各装置の安定性を示す. Table 2, Table 3 中の○印は「振動なし」、△印は「振動あり」を 示しており, ○が多いほど安定性の範囲が広い. また. 目視観察では定量的に表せないため、同じ△でも振動 の度合いは異なり、基本的には負荷質量・流量が大き いときほど振動は激しい傾向にある.噴出型の場合, 安定して浮上可能な範囲は底板素材および空気孔配置 パターンの影響はほとんどなく、 $Q = 20 \sim 60 \text{ m}^3/\text{h}$ の範 囲である.一方,空気室型の安定可能な範囲はQ=10 ~20 m³/h の間である. 安定な浮上範囲は噴出型の方が 広いものの、どの流量においても目標引張力には到達 していない. 一方,空気室型は低流量 ($Q = 10 \text{ m}^3/\text{h}$) で目標引張力に到達しており、その領域で安定的な浮 上が可能であることが分かる.なお、安定性は空気室 高さ h により変化することから, 適切な空気室高さが 存在することを示唆しており、詳細は4.2節にて述べ る.



Fig.8 T - Q characteristic



-42-

Flow rate, $Q [m^3/h]$		20	40	60	80	100
M = 50	Orthogonal, PET	0	0	\bigtriangleup	\bigtriangleup	\bigtriangleup
kg	Orthogonal, PP	0	0	0	\bigtriangleup	\bigtriangleup
<i>M</i> = 30	Radial, PET	0	0	\bigtriangleup	\bigtriangleup	\bigtriangleup
kg	Radial, PP	0	0	\bigtriangleup	\bigtriangleup	\bigtriangleup

Table 2Stability of spout type

Table 3	Stability	of air-room type	(M = 50 kg)
		21	

Flow rate, $Q [m^3/h]$	10	20	30	40	50	60
h = 0	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle
<i>h</i> = 10	\bigcirc	0	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle
<i>h</i> = 30	\bigcirc	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle
<i>h</i> = 50	0	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle

4. 2 空気室型の詳細実験 4. 1節で,引張力,動力,安定性の観点より,噴出型より空気室型の方が浮上性能が高いことを確認したため,本節では空気室型 浮上移動装置の詳細な実験を行った.以下に各実験結 果を示す.なお,実験条件は Table 1 と,評価項目は 3. 4 節とそれぞれ同一である.

Fig.10に引張力 T – 流量 Q 特性を示す.流量 Q = 0m³/h の場合,負荷質量が大きいほど摩擦力により引張 力は大きくなるが,空気室高さ h に関わらず流量 Qが 増えると急激に引張力が低下し,Q = 20 m³/h 以上でほ ぼ一定の引張力 $T = 30 \sim 40$ N となる.また,負荷質量 が大きいほど引張力の一定値は大きくなることも確認 できる.これは,流量の増加により内部の圧力が増加 することで浮上力が発生するものの,同時に隙間から の流出量が増加し,ある流量以上では装置内部の圧力 が大きく増加しない,もしくは一定になるためである と考えられる.なお,装置内部の圧力に関しては本節 において後述する.また,どの空気室高さにおいても 流量が増加すると振動が発生したが,目標引張力であ るT = 40 N 前後になったことから,振動が発生しても 浮上力は維持されると考えられる.

Fig.11 に空気室高さ h = 10 mm の場合の,負荷質量 M に対する送風機圧力 P_{f^-} 流量 Q 特性を示す.なお本実 験装置においては,低流量の場合,過負荷により送風 機が停止したため流量 $Q < 10 \text{ m}^3/h$ における圧力測定で きなかった.本結果はいわゆる送風機の性能曲線であ り,流量の増加に伴い圧力は緩やかな右下がり傾向を 示す.また送風機出力は負荷質量の影響を受けないこ とも確認でき,他の空気室高さの場合も同様であった.

Fig.12 に各空気室高さhにおける負荷質量Mに対する装置内圧力 P_u - 流量Q特性を示す. 圧力は空気室

高さによらず,比較的負荷質量が小さい場合,流量に 対してほぼ一定あるいは緩やかに増加することが確認 できる.そのため流量を増加させた場合でも,空気室 内部の圧力はほぼ一定となり,引張力はほぼ一定にな ると考えられる.また,負荷質量の増加により装置内 圧力は増加する.これは負荷質量の増加により、装置 と定盤との隙間が狭くなり,空気の圧縮率が増加した ためであると考えられる.

一方,負荷質量が比較的大きい場合,流量の増加に よって圧力は急に減少することが確認できる.この領 域においては装置が比較的大きな振動を伴うことを確 認しており,流量の増加によって振動が増加すること で,空気室内の空気の流出量が大幅に増加するためで あると考えられる.なお,データを示していないが h= 0 mm の場合,高負荷時にはどの流量においても振動は 発生したが,低流量域では振動による装置内圧力の低 下は,ほとんど確認できなかった.

Table 4, Table 5 に安定性を示す. 浮上の安定性は空気 室高さが低いほど良いことが確認できる. これは空気 室高さが高いほど重心位置が高くなり,振動による影 響が大きくなるためであると考えられる. しかしh=0mm の時のように空気室高さが低すぎる場合にも,逆 に振動は増加した. そのため,空気室高さには適切な 高さが存在し,本実験範囲ではh = 10 mm で最も安定 性が良かった. なお,全ての空気室高さにおいて,高 流量時には振動が増加することが確認できた.

以上より安定性,引張力より評価すると,本実験に おいて *h* = 10 mm が最も浮上性能が良いと考えられる.



Fig.10 T - Q Characteristic (Air-room type)



Fig.11 $P_f - Q$ Characteristic (Air-room type, h = 10 mm)



Fig.12 $P_u - Q$ Characteristic (Air-room type)

Table 4 Stability of air-room type (h = 10 mm)

Mass	Flow rate, $Q [m^3/h]$						
<i>M</i> [kg]	10	20	30	40	50	60	
0	0	0	0	0	0	0	
10	0	0	0	0	0	0	
20	0	0	0	0	0	0	
30	0	0	0	\triangle	\triangle	\triangle	
40	0	0	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle	
50	0	0	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle	

Table 5 Stability of air-room type (h = 50 mm)

Mass	Flow rate, $Q [m^3/h]$						Flow rate, $Q [m^3/h]$					
<i>M</i> [kg]	10	20	30	40	50	60						
0	0	0	0	0	0	0						
10	0	0	0	\triangle	\triangle	\triangle						
20	0	0	\triangle	\triangle	\triangle	\bigtriangleup						
30	0	0	\triangle	\triangle	\triangle	\bigtriangleup						
40	0	0	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle						
50	0	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle	\triangle						

5. 結言

本研究ではタンスなどの大型家具の浮上移動装置開 発を目的に,噴出型と空気室型の浮上移動装置で実験 し比較・評価した.また浮上性能の良かった空気室型 でさらに実験を行い,詳細な浮上性能を調べた.その 結果以下のことがわかった.

I. 噴出型および空気室型の浮上性能の比較実験 (1) 噴出型の浮上性能には底板素材・空気孔配置パター ンによる違いはほとんどない.

(2) 噴出型の引張力は流量の増加に伴って低下するが, 本研究では *T* = 43.7 N (噴出格子状型 PET) が最小であ り,目標引張力 *T* = 40 N を達成できなかった.

以上の結果より,空気室型は噴出型より浮上性能が 良いと判定した.

Ⅱ. 空気室型の詳細実験

(1) 流量が増えると急激に引張力が低下し、 $Q = 20 \text{ m}^3/\text{h}$ 以上ではほぼ一定の引張力 $T = 30 \sim 40 \text{ N}$ となる.

(2) 空気室型において,装置内圧力は流量が増加しても ほぼ一定あるいはわずかに増加であり,負荷質量が大 きいほど圧力は高くなる.また,振動を伴う浮上にお いて圧力は減少する傾向にある.

(3) 空気室型においては安定性に関しては、どの条件においても高流量では振動が発生する.また空気室高さには適切な空気室高さが存在し、空気室高さが低過ぎる場合を除いて、高さが低い程、安定的となる.

(4) 本実験において,安定性,引張力を重視して比較すると,空気室型の浮上性能は *h* = 10 mm が最も良く,*Q* = 10 m³/h で安定的な浮上移動が可能である.

参考文献

(1) 国交省住宅局住宅生産課木造住宅振興室:「200 年 住宅ビジョン」, pp.1 - 28, 2007.

(2) 「株式会社コーテック エアスレッド」<http://www.cotech-inc.com/airthread.html >

(2011/09/19 アクセス)

- (3) 石本悠真,赤山優太,鈴木隆起,赤対秀明:「重量物の浮上移動装置に関する基礎研究」,日本機械学会関西支部第86期定時総会講演会 講演論文集 No.114-1, pp.7-12,2011.
- (4) P. R. Crewe, et al.:「ホバークラフトの原理(高木敬 太郎・訳)」,造船協会誌第 379 号, pp.165 - 171, 1959.

(5) Qing Shan, et al. : [[]Towards an Electric-Powered Air-Gliding Skateboard], 2008 IEEE/ASME International Conference on Advanced Mechatronics, pp.108 - 113, 2008.