

(12) 特許協力条約に基づいて公開された国際出願

(19) 世界知的所有権機関
国際事務局

(43) 国際公開日
2017 年 4 月 6 日(06.04.2017)



(10) 国際公開番号

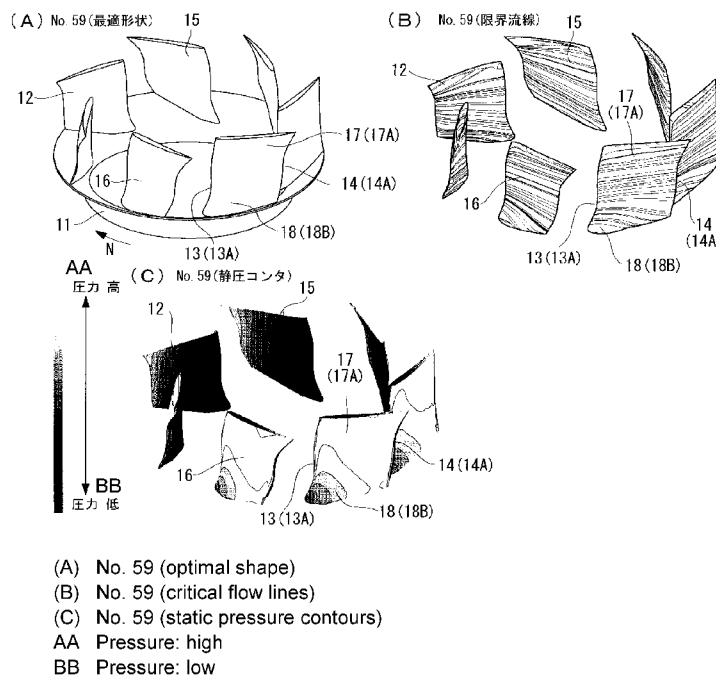
WO 2017/056874 A1

- (51) 国際特許分類:
F04D 29/30 (2006.01) F04D 29/66 (2006.01)
F04D 29/28 (2006.01) F24F 1/00 (2011.01)
- (21) 国際出願番号: PCT/JP2016/076156
- (22) 国際出願日: 2016 年 9 月 6 日(06.09.2016)
- (25) 国際出願の言語: 日本語
- (26) 国際公開の言語: 日本語
- (30) 優先権データ:
特願 2015-196839 2015 年 10 月 2 日(02.10.2015) JP
- (71) 出願人: 三菱重工業株式会社 (MITSUBISHI HEAVY INDUSTRIES, LTD.) [JP/JP]; 〒1088215 東京都港区港南二丁目 1 6 番 5 号 Tokyo (JP).
- (72) 発明者: 江口 剛 (EGUCHI, Tsuyoshi); 〒1088215 東京都港区港南二丁目 1 6 番 5 号 三菱重工業株式会社内 Tokyo (JP). 松本 創一郎 (MATSUMOTO, Soichiro); 〒1088215 東京都港区港南二丁目 1 6 番 5 号 三菱重工業株式会社内 Tokyo (JP). 石塚 浩史 (ISHIZUKA, Hirofumi); 〒1088215 東京都港区港南二丁目 1 6 番 5 号 三菱重工業株式会社内 Tokyo (JP).
- (74) 代理人: 藤田 考晴 (FUJITA, Takaharu); 〒2208137 神奈川県横浜市西区みなとみらい 2-2-1 横浜ランドマークタワー 3 7 F Kanagawa (JP).
- (81) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の国内保護が可能): AE, AG, AL, AM, AO, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BH, BN, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CL, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DO, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, GT, HN, HR, HU, ID, IL, IN, IR, IS, KE, KG, KN, KP, KR, KZ, LA, LC, LK, LR, LS, LU, LY, MA, MD, ME, MG, MK, MN, MW, MX, MY, MZ, NA, NG, NI, NO, NZ, OM, PA, PE, PG, PH, PL, PT, QA, RO, RS, RU, RW, SA, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SM, ST, SV, SY, TH, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, ZA, ZM, ZW.
- (84) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の広域保護が可能): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LR, LS, MW, MZ, NA, RW, SD, SL, ST, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア (AM, AZ, BY, KG, KZ, RU, TJ, TM), ヨーロッパ (AL, AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HR, HU, IE, IS, IT, LT, LU, LV, MC, MK, MT, NL, NO, PL, PT, RO, RS, SE, SI, SK, SM, TR), OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, KM, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

[続葉有]

(54) Title: TURBOFAN AND AIR CONDITIONER IN WHICH SAME IS USED

(54) 発明の名称: ターボファンおよびそれをういた空気調和機



(57) Abstract: A turbofan provided with a hub (10) connected with a drive shaft and driven in a rotating manner, an annular shroud (11) positioned facing the hub (10) and having an air suction opening formed therein, and a plurality of blades (12) having both ends joined between the hub (10) and the shroud (11) so that front ends (13) on the inner circumference side are positioned on the rotation direction side of rear ends (14) on the outer circumference side, wherein the plurality of blades (12) are configured such that the rear ends (14) are made into recesses (14A) in the opposite air flow direction relative to joining parts (17, 18) for the hub (10) and the shroud (11).

(57) 要約: 駆動軸に連結されて回転駆動されるハブ(10)と、ハブ(10)に対向して配置され、空気吸込み口を形成する環状のシュラウド(11)と、ハブ(10)およびシュラウド(11)間に両端が結合され、内周側の前縁(13)が外周側の後縁(14)に対して、回転方向側に配置されている複数枚の羽根(12)と、を備えたターボファンにおいて、複数枚の羽根(12)は、後縁(14)がハブ(10)およびシュラウド(11)に対する結合部(17)、(18)に対して反空気流方向に凹状(14A)とされている。

WO 2017/056874 A1



添付公開書類:

— 国際調査報告 (条約第 21 条(3))

— 補正された請求の範囲 (条約第 19 条(1))

明 細 書

発明の名称：ターボファンおよびそれを用いた空気調和機

技術分野

[0001] 本発明は、シュラウド側から軸方向に吸込んだ空気をラジアル方向に向きを変えて吹出すターボファンおよびそれを用いた空気調和機に関するものである。

背景技術

[0002] ターボファンは、モータ等により回転駆動されるハブと、そのハブに対向して配置されるシュラウドと、ハブとシュラウド間に配置される複数枚の羽根とから構成される。このターボファンの羽根は、ハブとシュラウド間において、内周側の端部である前縁が外周側の端部である後縁よりも回転方向側に配置されるものが多く、また翼形状に成形されているものが多いが、成形上の制約等により、その断面形状は軸方向に一樣な二次元形状が一般的であった（例えば、特許文献1等参照）。しかし、昨今では、製造法の制約がなくなりつつあり、羽根を軸方向に三次元形状としたものや、中空形状としたもの等も多く提案されている（例えば、特許文献2－4等参照）。

[0003] 一方、低騒音化や高効率化を狙って性能を重視したものとして、例えば、特許文献5－7に示すように、ハブと羽根との結合部で発生する馬蹄形渦流を抑制するため、羽根のハブ側前縁近傍を回転方向または反回転方向に湾曲構造とし、馬蹄形渦抑制部を形成したものや、羽根とシュラウド間に、死水域低減空間を形成すべく、羽根の一部を反回転方向に曲成し、その曲成部を介してシュラウドの円弧面と接続したもの、あるいは羽根後縁のハブ側を回転方向および反回転方向の双方に湾曲させ、羽根の後縁部において気流を加速できるようにしたもの等が提案されている。

[0004] つまり、ターボファンの場合、軸方向に吸込んだ空気流をラジアル方向に向きを変えるため、吸込み口の外縁側から吸込んだ空気流は慣性力によって曲がり切れずに、内部でハブ側に偏った流れとなり易く、吸込み口に近い箇

所で羽根が有効に機能せず、効率低下を招くとともに、吹出し側で気流の偏りによる高速噴流が発生したり、吸込み口付近で逆流が発生したりし、騒音が大きくなり易かった。また、ターボファンを空気調和機に用いた場合、空気をグリルやフィルタを経た四角形状通路から吸込み、吹出し側が四角形状の熱交換器で囲まれた非軸対称の圧力場で作動されるため、ファンのスパン方向（軸方向）全体に亘って、一様な流れを実現することは困難であり、上記の如く、低騒音化や高効率化を狙った様々なアイデアが提案されている。

先行技術文献

特許文献

- [0005] 特許文献1：特開2002-235695号公報
特許文献2：特開2007-170331号公報
特許文献3：特開2007-170771号公報
特許文献4：特開2010-216486号公報
特許文献5：特開2009-127541号公報
特許文献6：国際公開第2009/069606号
特許文献7：国際公開第2010/128618号

発明の概要

発明が解決しようとする課題

- [0006] しかしながら、上記ターボファンやそれを用いた空気調和機において、ターボファンの駆動力であるファン入力を評価パラメータとしたとき、ターボファンには、まだまだ改善する余地があった。つまり、ファン入力を低減することは、永遠の課題であり、かかる観点から、ターボファンを有限体積法により流体解析したところ、現状のターボファンにおいては、羽根の外周側（後縁側）の負圧面において、羽根に沿う空気流が翼面から剥離しやすい傾向がある一方、羽根の圧力面側において、高静圧領域が発生しており、それによって羽根に沿う空気流が減速（駆動力の損失が発生）し、ファン効率が低下していることが判明した。

[0007] 本発明は、このような事情に鑑みてなされたものであって、羽根の外周側（後縁側）の負圧面での空気流の剥離を抑えるとともに、羽根の圧力面側での空気流の減速を抑制することにより、ファン効率を向上し、ファンの駆動力であるファン入力を低減し得るターボファンおよびそれを用いた空気調和機を提供することを目的とする。

課題を解決するための手段

[0008] 上記した課題を解決するために、本発明のターボファンおよびそれを用いた空気調和機は以下の手段を採用する。

すなわち、本発明の第一態様は、モータ駆動軸に連結されて回転駆動されるハブと、前記ハブに対向して配置され、空気吸込み口を形成する環状のシュラウドと、前記ハブおよび前記シュラウド間に両端部が結合され、内周側の前縁が外周側の後縁に対して、回転方向側に配置されている複数枚の羽根と、を備え、前記複数枚の羽根は、前記後縁が前記ハブおよび前記シュラウドに対する結合部に対して反空気流方向に凹状とされていることを特徴とするターボファンである。

[0009] 本態様によれば、複数枚の羽根の後縁（後縁ラインともいう）が、ハブおよびシュラウドに対する結合部に対して反空気流方向に凹状とされているため、羽根の後縁ラインを直線状としたものや空気流方向に凸状としているものに比べ、羽根の負圧面側での空気流の剥離を改善し、空気流の乱れを抑制することができるとともに、羽根の正圧面側で発生する高静圧領域を減少し、空気流の減速（駆動力の損失）を抑制することによりファン効率を向上させ、ファンの駆動力（ファン入力）を低減することができる。つまり、羽根の後縁ラインを反空気流方向に凹状とすることにより、凹状とした領域の半径が元の形状よりも小さくなり、同一回転数でファンを回転させた場合、ファンを通過する空気流の圧力上昇を減少させることができ、これによって、負圧面の特にシュラウド側の剥離し易い箇所において、羽根後縁付近の圧力（静圧）が減少するため、空気流としては流れ易くなり、剥離を抑制することができる一方、正圧面においては、ファンを通過する空気流がハブ側に偏

る影響が顕著であり、羽根表面の圧力もハブ側に向って急激に上昇する分布を示すが、後縁ラインを凹状とすることにより、羽根後縁付近の圧力（静圧）を減少し、正圧面での静圧を低減することができ、ファン効率を向上させ、ファン入力を低減できるためである。従って、ターボファンの一層の高効率化、低騒音化を図ることができる。

[0010] また、上記ターボファンは、上記のターボファンにおいて、前記羽根の前記後縁は、前記羽根のスパン方向の中央部分が該スパン方向の25%～75%の範囲で、前記の通り反空気流方向に凹状とされているとしてもよい。

[0011] 本態様によれば、羽根の後縁ラインの中央部分が、羽根のスパン方向の25～75%の範囲で反空気流方向に凹状とされているため、羽根のハブおよびシュラウドに対する結合部の機能、性能に影響を及ぼすことなく、羽根をハブおよびシュラウドに結合することができる。従って、羽根のハブ側結合部およびシュラウド側結合部において空気流を乱すことがなく、低騒音化、高効率化を図ることができる。

[0012] さらに、上記ターボファンは、上述のいずれかのターボファンにおいて、前記羽根の前記後縁の反空気流方向への凹状量（ $-$ 表示）は、ファン外径Dに対して、 $-0.0142D \sim -0.0153D$ の範囲とされているとしてもよい。

[0013] 本態様によれば、羽根の後縁ラインの反空気流方向への凹状量（ $-$ 表示）が、ファン外径Dに対して、 $-0.0142D \sim -0.0153D$ の範囲とされているため、ターボファンの駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減することができる。従って、ターボファンを高効率化、低騒音化することができる。

[0014] さらに、上記ターボファンは、上述のいずれかのターボファンにおいて、前記羽根の前記前縁は、前記ハブおよび前記シュラウドに対する結合部に対して空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされているとしてもよい。

[0015] 本態様によれば、羽根の前縁（前縁ラインともいう）が、ハブおよびシュ

ラウドに対する結合部に対して空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされているため、前縁ラインを空気流方向に凹状に変位することにより、羽根の負圧面で空気流に僅かな乱れが生じる場合もあるが、正圧面側での高静圧領域を小さくして空気流の減速を抑制することができる一方、前縁ラインを反空気流方向に凸状に変位することにより、正圧面側での高静圧領域が僅かに大きくなり空気流の減速抑制効果がやや低下する場合もあるが、負圧面での空気流の乱れを抑制して剥離を抑えることができる。つまり、羽根の前縁ラインを空気流方向に凹状とすることによって羽根の空気流方向長さが短くなり、空気流と羽根表面との摩擦損失を低減し、ファン入力を低減することができる。但し、凹状にし過ぎると、隣接する羽根間の距離に対する空気流方向の羽根長さが短くなり過ぎ、羽根性能が悪化する。また、羽根の前縁ラインを反空気流方向に凸状とすることにより、一般的には空気流と羽根表面との摩擦損失が増加する一方、羽根の空気流方向長さが実質的に長くなるため、羽根上流側から流入する流れを下流側に安定して導くことで、羽根表面での静圧のピーク値を抑制して流れを剥離し難くし、ファン入力を低減することができるとともに、ファン騒音を低減することができる。従って、この場合もファン入力を十分低減し、ターボファンの高効率化および低騒音化を図ることができる。

[0016] さらに、上記ターボファンは、上記のターボファンにおいて、前記羽根の前記前縁の空気流方向への凹状量（＋表示）は、ファン外径 D に対して、 $0.0091D \sim 0.0153D$ の範囲とされ、反空気流方向への凸状量（－表示）は、ファン外径 D に対して、 $-0.0438D$ とされているとしてもよい。

[0017] 本態様によれば、前縁ラインの空気流方向への凹状量（＋表示）が、ファン外径 D に対して、 $0.0091D \sim 0.0153D$ の範囲とされ、反空気流方向への凸状量（－表示）が、ファン外径 D に対して、 $-0.0438D$ とされているため、ターボファンの駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減することができ、これによって、ターボファンを高効率化、低騒音化

することができる。

[0018] さらに、上記ターボファンは、上述のいずれかのターボファンにおいて、前記羽根の前記前縁は、前記羽根のスパン方向の中央部分が該スパン方向の25%～75%の範囲で、前記の通り空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされているとしてもよい。

[0019] 本態様によれば、羽根の前縁ラインの中央部分が、羽根のスパン方向の25%～75%の範囲で、空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされているため、羽根のハブおよびシュラウドに対する結合部の機能、性能に影響を及ぼすことなく、羽根をハブおよびシュラウドに結合することができる。従って、羽根のハブ側結合部およびシュラウド側結合部において空気流を乱すことがなく、低騒音化、高効率化を図ることができる。

[0020] さらに、上記ターボファンは、上述のいずれかのターボファンにおいて、前記羽根の前記ハブに対する結合部は、反回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされているとしてもよい。

[0021] 本態様によれば、羽根のハブに対する結合部が、反回転方向に滑らかな湾曲面とされ、羽根のシュラウドに対する結合部が、回転方向に滑らかな湾曲面とされているため、羽根のハブに対する結合部を反回転方向に滑らかな湾曲面とすることにより、結合部を左右非対称とし、結合部での空気流の淀みを抑制することができる一方、羽根のシュラウドに対する結合部を回転方向に滑らかな湾曲面とすることにより、翼力で負圧面側での流れの剥離を抑制し、空気流をスムーズにすることができる。従って、羽根性能を向上し、ファン入力を更に低減して高効率化を図ることができるとともに、空気流の乱れを抑制し、低騒音化を図ることができる。

[0022] さらに、上記ターボファンは、上記のターボファンにおいて、前記羽根の前記ハブに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度（+表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $0.0563\theta \sim 0.0972\theta$ の範囲とされ、前記シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示

)は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $-0.0154\theta \sim -0.0972\theta$ の範囲とされているとしてもよい。

[0023] 本態様によれば、羽根のハブに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度(+表示)が、羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $0.0563\theta \sim 0.0972\theta$ の範囲とされ、シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度(-表示)が、羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $-0.0154\theta \sim -0.0972\theta$ の範囲とされているため、ハブ側結合部での空気流の淀みを抑制することができるとともに、負圧面側での空気流の剥離を翼力により抑制し、羽根性能を更に向上することができる。従って、ターボファンの駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減し、ターボファンを高効率化、低騒音化することができる。

[0024] さらに、上記ターボファンは、上述のいずれかのターボファンにおいて、前記羽根の前記ハブに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、反回転方向に滑らかな湾曲面とされているとしてもよい。

[0025] 本態様によれば、羽根のハブに対する結合部が、回転方向に滑らかな湾曲面とされ、羽根のシュラウドに対する結合部が、反回転方向に滑らかな湾曲面とされているため、羽根のハブに対する結合部を反回転方向に滑らかな湾曲面とすることによって、結合部を左右非対称とし、結合部での空気流の淀みを抑制することができる。また、羽根のシュラウドに対する結合部を回転方向に滑らかな湾曲面とすることによって、シュラウド近傍の負圧面側での空気流をスムーズにし、剥離を抑制にすることができる。従って、羽根性能を向上し、ファン入力を更に低減して高効率化を図ることができるとともに、空気流の乱れを抑制し、低騒音化を図ることができる。

[0026] さらに、上記ターボファンは、上記のターボファンにおいて、前記羽根の前記ハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度(-表示)は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0768θ とされ、前記シュラウドに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度(+表示)は、前記羽根の1ピ

ッチ角度 θ に対して、 0.0031θ とされているとしてもよい。

[0027] 本態様によれば、羽根の前記ハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（－表示）が、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0768θ とされ、前記シュラウドに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度（＋表示）が、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 0.0031θ とされているため、ハブ側結合部での空気流の淀みを抑制することができるとともに、シュラウド近傍の負圧面側での空気流の剥離を抑制し、羽根性能を更に向上することができる。従って、ターボファンの駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減し、ターボファンを高効率化、低騒音化することができる。

[0028] また、上記ターボファンは、上述のいずれかのターボファンにおいて、前記羽根の前記ハブに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされているとしてもよい。

[0029] 本態様によれば、羽根のハブに対する結合部が、回転方向に滑らかな湾曲面とされ、羽根のシュラウドに対する結合部が、回転方向に滑らかな湾曲面とされているため、羽根のハブに対する結合部を反回転方向に滑らかな湾曲面とすることにより、結合部を左右非対称とし、結合部での空気流の淀みを抑制することができる一方、羽根のシュラウドに対する結合部を回転方向に滑らかな湾曲面とすることによって、翼力で負圧面側での流れの剥離を抑制し、空気流をスムーズにすることができる。従って、羽根性能を向上し、ファン入力を更に低減して高効率化を図ることができるとともに、空気流の乱れを抑制し、低騒音化を図ることができる。

[0030] さらに、上記ターボファンは、上記のターボファンにおいて、前記羽根の前記ハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（－表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0154θ とされ、前記シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（－表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0461θ とされているとしてもよい。

[0031] 本態様によれば、羽根のハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度

(－表示)が、羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0154θ とされ、シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度(－表示)が、羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0461θ とされているため、ハブ側結合部での空気流の淀みを抑制することができるとともに、負圧面側での空気流の剥離を翼力によって抑制し、羽根性能を更に向上することができる。従って、ターボファンの駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減し、ターボファンを高効率化、低騒音化することができる。

[0032] さらに、本発明の第二態様は、室内空気を吸込んで吹出す送風機と、前記送風機の吸込み側または吹出し側のいずれかに配置され、前記室内空気を冷却または加熱する熱交換器と、を備え、前記送風機が、上述のいずれかのターボファンとされていることを特徴とする空気調和機である。

[0033] 本態様によれば、室内空気を吸込んで熱交換器により冷却または加熱し、その温調風を室内に吹出す送風機が、上述のいずれかのターボファンとされているため、ターボファンの駆動力であるファン入力を低減し、ターボファンを高効率化、低騒音化を図ることができる。従って、空気調和機をより高性能化および低騒音化することができる。

発明の効果

[0034] 本発明のターボファンによると、羽根の負圧面側での空気流の剥離を改善し、空気流の乱れを抑制することができるとともに、羽根の正圧面側で発生する高静圧領域を減少し、空気流の減速(駆動力の損失)を抑制することによりファン効率を向上させ、ファンの駆動力(ファン入力)を低減することができるため、ターボファンの一層の高効率化、低騒音化を図ることができる。

[0035] 本発明の空気調和機によると、ターボファンの駆動力であるファン入力を低減し、ターボファンを高効率化、低騒音化を図ることができるため、空気調和機をより高性能化および低騒音化することができる。

図面の簡単な説明

[0036] [図1]本発明の一実施形態に係る空気調和機の分解斜視図である。

[図2]上記空気調和機に適用したターボファンのファン形状（A）、その羽根表面での限界流線（B）および羽根表面での静圧コンタ（C）を示す図である。

[図3]上記ターボファンを有限体積法により流体解析した際に用いたターボファン形状（A）ないし（E）の比較図である。

[図4]上記各ターボファンの羽根表面での限界流線（A）ないし（E）の比較図である。

[図5]上記各ターボファンの羽根表面での静圧コンタ（A）ないし（E）の比較図である。

[図6]上記各ターボファンの設計変数として用いた羽根前縁の元形状（A）に対する変位形状（B）、（C）の比較図である。

[図7]上記各ターボファンの設計変数として用いた羽根後縁の元形状（A）に対する変位形状（B）、（C）の比較図である。

[図8]上記各ターボファンの設計変数として用いた羽根ハブ側湾曲形状の元形状（A）に対する変位形状（B）、（C）の比較図である。

[図9]上記各ターボファンの設計変数として用いた羽根シュラウド側湾曲形状の元形状（A）に対する変位形状（B）、（C）の比較図である。

[図10]上記各ターボファンの設計変数として用いた羽根全体を回転軸中心に回転させた羽根2枚分の重ね合わせ図である。

[図11]上記各ターボファンの設計変数として用いた羽根の前縁および後縁の変位を示す2枚分の重ね合わせ図である。

[図12]上記各ターボファンの設計変数として用いた羽根の前縁および後縁の変位状態を説明する説明図である。

[図13]上記各ターボファンの翼力を説明するための模式図である。

[図14]上記各ターボファンの解析に用いた設計変数（A）と目的関数（B）を示す図表である。

[図15]上記有限体積法による解析結果における設計変数の値を示す図表である。

[図16]目的関数D'（風量合わせ入力のオリジナルとの比）の比較結果を示す棒グラフである。

[図17]目的関数D'と設計変数（1）との相関関係を示すグラフである。

[図18]目的関数D'と設計変数（2）との相関関係を示すグラフである。

[図19]目的関数D'と設計変数（3）との相関関係を示すグラフである。

[図20]目的関数D'と設計変数（4）との相関関係を示すグラフである。

発明を実施するための形態

[0037] 以下、本発明の一実施形態について、図1ないし図20を用いて説明する。

図1には、本発明の一実施形態に係る空気調和機の分解斜視図が示されている。

本実施形態に係る空気調和機1は、天井埋め込み型空気調和機1とされているが、本発明は、かかる天井埋め込み型空気調和機1に限定されるものではなく、他型式の空気調和機1に適用してもよいことはもちろんである。

[0038] この天井埋め込み型空気調和機1は、天井内にボルト等により吊下げ設置される略四形状のユニット本体2と、そのユニット本体2の下面に設けられる室内空気吸込み口4および温調空気吹出し口5を備えた四辺形状の天井パネル3と、天井パネル3の室内空気吸込み口4に対向するようにユニット本体2内に配置されるベルマウス6と、ベルマウス6に対向するようにユニット本体2の天板に固定設置されるターボファン（送風機）7と、ターボファン（送風機）7を取囲むようにユニット本体2内に設置される四角形状の熱交換器8等々を備えている。

[0039] ターボファン7は、ユニット本体2の天板に固定設置されるモータ9と、モータ9の回転軸9Aに結合され、モータ9により回転駆動されるハブ（主板）10と、ハブ（主板）10に対向して配置される環状のシュラウド（側板）11と、ハブ（主板）10およびシュラウド（側板）11に各々両端部が結合されて配設される複数枚の羽根12と、を備えたケーシングレス構造のファンである。このターボファン7の複数枚の羽根12は、内周側の前縁

（前縁ラインと称する場合もある。）１３が外周側の後縁（後縁ラインと称する場合もある。）１４に対して、回転方向Ｎ側に位置するように配置されている。

[0040] 本実施形態のターボファン７は、図２（Ａ）に示すように、羽根１２の形状を後述の通り工夫したもので、それによって、羽根１２の負圧面１５側での空気流を、図２（Ｂ）に示す限界流線（羽根表面の流れを線状に可視化したもの）のように、間隔の急変化が少ない（剥離のない）綺麗な流線とするとともに、羽根１２の正圧面１６側での静圧を、図２（Ｃ）に示す静圧コンタ図のように、高静圧領域を無くする、あるいは極力小さくして空気流の減速（損失）を抑制し、ターボファン７の駆動力であるファン入力を低減するようにしたものである。

[0041] 本実施形態では、ターボファン７の性能をターボファン７の駆動力であるファン入力をパラメータとして評価すべく、ターボファン７を空気調和機１に装着した状態で有限体積法により解析し、それに基づいて羽根１２の形状を設定したものである。この流体解析を行うため、図１４（Ａ）に示すように、（１）羽根１２の前縁１３の変位（移動量）、（２）羽根１２の後縁１４の変位（移動量）、（３）羽根１２のハブ側結合部１７の湾曲（回転角）および（４）羽根１２のシュラウド側結合部１８の湾曲（回転角）、の４つを設計変数として用い、４１ケースのパラメータスタディについて評価を行った。更に、そのパラメータスタディでの第１位の形状（Ｎｏ．３１）をベースにして、最適形状（Ｎｏ．５９）を求めた。

[0042] 図２（Ａ）および図３（Ａ）ないし（Ｅ）は、最適形状のファン（Ｎｏ．５９）と、パラメータスタディで評価した４１ケースのうち、評価が１位（Ｎｏ．３１）、２位（Ｎｏ．３２）、３位（Ｎｏ．０６）のファンと、評価基準としたオリジナル形状のファン（Ｎｏ．０）と、評価が最下位（４１位）のファン（Ｎｏ．１４）の形状を示したものである。図２（Ａ）および図３（Ａ）ないし（Ｅ）に示したファンの詳細形状は、後述するが、オリジナル形状のファンは、図３（Ｄ）に示すように、羽根１２の断面が軸方向に一

様な二次元形状、羽根 12 の前縁ライン 13 および後縁ライン 14 が互いに平行な直線、羽根 12 の両端をハブ 10 およびシュラウド 11 に対して結合するハブ側結合部 17 およびシュラウド側結合部 18 が、ハブ 10 およびシュラウド 11 に対して略直角に結合された構成とされている。

[0043] また、評価が 41 位と最も低かったケース No. 14 のファン形状は、図 3 (E) に示すように、図 3 (D) に示したオリジナルのファン形状に対して、羽根 12 の前縁ライン 13 を空気流方向に凹状 13 A とし、後縁ライン 14 を空気流方向に凸状 14 B とするとともに、ハブ側結合部 17 を反回転方向に湾曲した湾曲面 17 A とし、シュラウド側結合部 18 を反回転方向に湾曲した湾曲面 18 A とした構成とされている。

更に、図 4 の (A) ないし (E) および図 5 の (A) ないし (E) には、図 3 の (A) ないし (E) に示したファン形状に対応する各ファンの限界流線および静圧コンタを比較した図が示されている。

[0044] ここで、上記した 4 つを設計変数 (1) ~ (4) の形状、構成を、図 6 ないし図 9 に基づいて、詳しく説明する。

(1) 羽根 12 の前縁 13 の変位 (移動量) とは、図 6 に示すように、羽根 12 の前縁 13 を直線状としている図 6 (A) に示すオリジナル形状に対して、図 6 (B) に示すように、前縁ライン 13 をハブ 10 およびシュラウド 11 への結合部 17 および 18 に対して空気流方向にへこました凹状 13 A (移動量を + 表示)、あるいは図 6 (C) に示すように、反空気流方向に膨らました凸状 13 B (移動量を - 表示) としていることを意味する。

[0045] (2) 羽根 12 の後縁 14 の変位 (移動量) とは、図 7 に示すように、羽根 12 の後縁 14 を直線状としている図 7 (A) に示すオリジナル形状に対して、図 7 (B) に示すように、後縁ライン 14 をハブ 10 およびシュラウド 11 への結合部 17 および 18 に対して反空気流方向にへこました凹状 14 A (移動量を - 表示)、あるいは図 7 (C) に示すように、空気流方向に膨らました凸状 14 B (移動量を + 表示) としていることを意味する。

[0046] (3) 羽根 12 のハブ側結合部 17 の湾曲 (回転角) とは、図 8 に示すよ

うに、羽根 1 2 のハブ側結合部 1 7 をハブ 1 0 側に略直角に結合している図 8 (A) に示すオリジナル形状に対して、図 8 (B) に示すように、羽根 1 2 のハブ側結合部 1 7 を反回転方向（反時計回り方向）に湾曲した湾曲面 1 7 A としたときのハブ 1 0 に対する回転角（回転角を＋表示）、あるいは図 8 (C) に示すように、回転方向（時計回り方向）に湾曲した湾曲面 1 7 B としたときのハブ 1 0 に対する回転角（回転角を－表示）を意味している。

[0047] (4) 羽根 1 2 のシュラウド側結合部 1 8 の湾曲（回転角）とは、図 9 に示されるように、羽根 1 2 のシュラウド側結合部 1 8 をシュラウド 1 1 側に略直角に結合している図 9 (A) に示すオリジナル形状に対して、図 9 (B) に示すように、羽根 1 2 のシュラウド側結合部 1 8 を反回転方向（反時計回り方向）に湾曲した湾曲面 1 8 A としたときのシュラウド 1 1 に対する回転角（回転角を＋表示）、あるいは図 9 (C) に示すように、回転方向（時計回り方向）に湾曲した湾曲面 1 8 B としたときのシュラウド 1 1 に対する回転角（回転角を－表示）を意味している。

[0048] なお、羽根 1 2 のハブ 1 0 およびシュラウド 1 1 に対する結合部 1 7, 1 8 は、図 1 0 に示すように、羽根 1 2 と空気流との角度が変わらないように、羽根全体を回転軸 9 A の中心 O に対して、反回転方向（反時計回り方向）あるいは回転方向（時計回り方向）に湾曲させている。

[0049] 更に、羽根 1 2 の前縁 1 3 および後縁 1 4 の変位（移動量）は、図 1 1 に示すように、羽根 1 2 の外径方向を＋方向とし、羽根（翼） 1 2 のそり線（キャンバライン）およびその延長線上において、凹状または凸状に変位させるようにしている。つまり、羽根 1 2 の前縁 1 3 および後縁 1 4 の変位は、図 1 2 に示されるように、前縁 1 3 側および後縁 1 4 側の双方において、スパン方向（回転軸方向）の羽根高さの略 2 5 % ～ 7 5 % の範囲でそり線（キャンバライン）に沿って同じ量だけ移動され、凹状または凸状とされている。そして、ハブ 1 0 およびシュラウド 1 1 には、各々滑らかな曲線で接続される構成とされている。

[0050] また、図 1 3 には、ターボファン 7 の翼力 B F についての図解がされてい

る。

ターボファン 7 の翼力 B F は、複数枚の翼（羽根 1 2）間に働く圧力勾配に相当し、翼が流体である空気流に及ぼす力であり、図 1 3 に示すように、翼（羽根 1 2）を傾斜させることによって、翼面と直角方向に翼力 B F が作用することとなる。この翼力 B F は、空気流を壁面（図 1 3 では、シュラウド 1 1 の壁面）に押し付けることにより、負圧面側の剥離を抑制する作用をなすものとなる。

[0051] 以下に、上述した事項に基づいて、ターボファン 7 のファン入力を低減すべく設定した羽根 1 2 の形状、構成を詳しく説明する。

[最適形状ファン（ケース N o. 5 9）]

図 2（A）は、ケース N o. 5 9 の最適形状とされた羽根 1 2 を備えたターボファン 7 の斜視図である。

この羽根 1 2 は、前縁ライン 1 3 が空気流方向に凹状 1 3 A（図 6（B）参照）とされるとともに、後縁ライン 1 4 が反空気流方向に凹状 1 4 A（図 7（B）参照）とされた構成とされている。

[0052] また、羽根 1 2 のハブ 1 0 に対する結合部（ハブ側結合部）1 7 は、反回転方向（反時計回り方向）に湾曲する湾曲面 1 7 A（図 8（B）参照）とされるとともに、羽根 1 2 のシュラウド 1 1 に対する結合部（シュラウド側結合部）1 8 は、回転方向（時計回り方向）に湾曲する湾曲面 1 8 B（図 9（C）参照）とされた構成とされている。なお、このハブ側結合部 1 7 およびシュラウド側結合部 1 8 は、図 1 0 に示されるように、羽根 1 2 と空気流れとの角度が変わらないように、羽根全体が回転軸中心 O に対して湾曲されている。

[0053] 更に、上記前縁ライン 1 3 および後縁ライン 1 4 は、図 1 1、図 1 2 に示すように、羽根 1 2 のスパン方向（回転軸方向）の中央部分がスパン方向寸法の 2 5 ～ 7 5 % の範囲において、羽根（翼）1 2 のそり線（キャンバライン）およびその延長線上に同じ量移動されることにより、前縁ライン 1 3 が空気流方向に凹状 1 3 A、後縁ライン 1 4 が反空気流方向に凹状 1 4 A とさ

れた構成とされている。

[0054] この最適形状の羽根 12 において、ターボファン 7 の外径を $D[m]$ (図 10、図 12 を参照)、羽根 12 の 1 ピッチ角度を $\theta[^\circ]$ (図 10 参照) としたとき、上記設計変数 (1) ないし (4) は、図 15 の表に示すように、(1) 羽根 12 の前縁 (p u l l - L E) 13 の変位 (移動量) は、空気流方向 (+ 表示) に対して、 $0.0153D$ 相当の凹状 13 A とされ、(2) 羽根 12 の後縁 (p u l l - T E) 14 の変位 (移動量) は、反空気流方向 (- 表示) に対して、 $-0.0153D$ 相当の凹状 14 A とされている。

[0055] また、(3) 羽根 12 のハブ側結合部 17 の湾曲 (回転角) は、反回転方向 (反時計回り方向、+ 表示) に、 0.0972θ の湾曲面 17 A とされ、(4) 羽根 12 のシュラウド側結合部 18 の湾曲 (回転角) は、回転方向 (時計回り方向、- 表示) に、 -0.0972θ の湾曲面 18 B とされている。

[0056] [ケース No. 31 (1 位) のファン形状]

図 3 (A) には、ケース No. 31 (1 位) の羽根形状を備えたターボファン 7 の斜視図が示されている。

この羽根 12 は、最適形状の羽根 12 と同じく、前縁ライン 13 が空気流方向に凹状 13 A (図 6 (B) 参照) とされるとともに、後縁ライン 14 が反空気流方向に凹状 14 A (図 7 (B) 参照) とされた構成とされている。

[0057] また、羽根 12 のハブ 10 に対する結合部 (ハブ側結合部) 17 は、反回転方向 (反時計回り方向) に湾曲する湾曲面 17 A (図 8 (B) 参照) とされるとともに、羽根 12 のシュラウド 11 に対する結合部 (シュラウド側結合部) 18 は、回転方向 (時計回り方向) に湾曲する湾曲面 18 B (図 9 (C) 参照) とされた構成とされている。なお、このハブ側結合部 17 およびシュラウド側結合部 18 は、図 10 に示されるように、羽根 12 と空気流との角度が変わらないように、羽根全体が回転軸中心 O に対して湾曲されている。

[0058] 更に、前縁ライン 13 および後縁ライン 14 は、図 11 および図 12 に示

すように、羽根 12 のスパン方向（回転軸方向）の中央部分がスパン方向寸法の 25 ～ 75 % の範囲において、羽根（翼）12 のそり線（キャンバライン）およびその延長線上に同じ量移動されることにより、前縁ライン 13 が空気流れ方向に凹状 13 A、後縁ライン 14 が反空気流れ方向に凹状 14 A とされた構成とされている。

[0059] このケース No. 31（1 位）の羽根 12 において、上記設計変数（1）ないし（4）は、図 15 の表に示すように、（1）羽根 12 の前縁（puller LE）13 の変位（移動量）は、空気流方向（+表示）に対し、0.0153 D 相当の凹状 13 A とされ、（2）羽根 12 の後縁（puller TE）14 の変位（移動量）は、反空気流方向（-表示）に対して、-0.0153 D 相当の凹状 14 A とされている。

[0060] また、（3）羽根 12 のハブ側結合部 17 の湾曲（回転角）は、反回転方向（反時計回り方向、+表示）に、0.0563 θ の湾曲面 17 A とされ、（4）羽根 12 のシュラウド側結合部 18 の湾曲（回転角）は、回転方向（時計回り方向、-表示）に、-0.0154 θ の湾曲面 18 B とされている。

[0061] [ケース No. 32（2 位）のファン形状]

図 3（B）には、ケース No. 32（2 位）の羽根形状を備えたターボファン 7 の斜視図が示されている。

この羽根 12 は、最適形状の羽根 12 と同じく、前縁ライン 13 が空気流方向に凹状 13 A（図 6（B）参照）とされるとともに、後縁ライン 14 が反空気流方向に凹状 14 A（図 7（B）参照）とされた構成とされている。

[0062] 一方、羽根 12 のハブ 10 に対する結合部（ハブ側結合部）17 は、回転方向（時計回り方向）に湾曲する湾曲面 17 B（図 8（C）参照）とされるとともに、羽根 12 のシュラウド 11 に対する結合部（シュラウド側結合部）18 は、反回転方向（反時計回り方向）に湾曲する湾曲面 18 A（図 9（B）参照）とされた構成とされている。なお、このハブ側結合部 17 およびシュラウド側結合部 18 は、図 10 に示されるように、羽根 12 と空気流と

の角度が変わらないように、羽根全体が回転軸中心Oに対して湾曲されている。

[0063] 更に、前縁ライン13および後縁ライン14は、図11および図12に示すように、羽根12のスパン方向（回転軸方向）の中央部分がスパン方向寸法の25～75%の範囲において、羽根（翼）12のそり線（キャンバライン）およびその延長線上に同じ量移動されることにより、前縁ライン13が空気流方向に凹状13A、後縁ライン14が反空気流方向に凹状14Aとされた構成とされている。

[0064] このケースNo. 32（2位）の羽根12において、上記設計変数（1）ないし（4）は、図15の表に示すように、（1）羽根12の前縁（pull-in LE）13の変位（移動量）は、空気流方向（+表示）に対し、0.0091D相当の凹状13Aとされ、（2）羽根12の後縁（pull-in TE）14の変位（移動量）は、反空気流方向（-表示）に対して、-0.0142D相当の凹状14Aとされている。

[0065] また、（3）の羽根12のハブ側結合部17の湾曲（回転角）は、回転方向（時計回り方向、-表示）に、-0.0768 θ の湾曲面17Bとされ、（4）の羽根12のシュラウド側結合部18の湾曲（回転角）は、反回転方向（反時計回り方向、+表示）に、0.0031 θ の湾曲面18Aとされている。

[0066] [ケースNo. 06（3位）のファン形状]

図3（C）には、ケースNo. 06（3位）の羽根形状を備えたターボファン7の斜視図が示されている。

この羽根12は、前縁ライン13が反空気流方向に凸状13B（図6（C）参照）とされるとともに、後縁ライン14が反空気流方向に凹状14A（図7（B）参照）とされた構成とされている。

[0067] 一方、羽根12のハブ10に対する結合部（ハブ側結合部）17は、回転方向（時計回り方向）に湾曲する湾曲面17B（図8（C）参照）とされるとともに、羽根12のシュラウド11に対する結合部（シュラウド側結合部

）１８は、反回転方向（反時計回り方向）に湾曲する湾曲面１８Ｂ（図９（Ｃ）参照）とされた構成とされている。なお、このハブ側結合部１７およびシュラウド側結合部１８は、図１０に示されるように、羽根１２と空気流との角度が変わらないように、羽根全体が回転軸中心Ｏに対して湾曲されている。

[0068] 更に、前縁ライン１３および後縁ライン１４は、図１１および図１２に示すように、羽根１２のスパン方向（回転軸方向）の中央部分がスパン方向寸法の２５～７５％の範囲において、羽根（翼）１２のそり線（キャンバライン）およびその延長線上に同じ量移動されることにより、前縁ライン１３が反空気流方向に凸状１３Ｂ、後縁ライン１４が反空気流方向に凹状１４Ａとされた構成とされている。

[0069] このケースＮｏ．０６（３位）の羽根１２において、上記設計変数（１）ないし（４）は、図１５の表に示すように、（１）羽根１２の前縁（pull-in LE）１３の変位（移動量）は、反空気流方向（－表示）に、－０．０４３８Ｄ相当の凸状１３Ｂとされ、（２）羽根１２の後縁（pull-out TE）１４の変位（移動量）は、反空気流方向（－表示）に対して、－０．０１５３Ｄ相当の凹状１４Ａとされている。

[0070] また、（３）の羽根１２のハブ側結合部１７の湾曲（回転角）は、回転方向（時計回り方向、－表示）に、－０．０１５４θの湾曲面１７Ｂとされ、（４）の羽根１２のシュラウド側結合部１８の湾曲（回転角）は、回転方向（時計回り方向、－表示）に、－０．０４６１θの湾曲面１８Ｂとされている。

[0071] ちなみに、ケースＮｏ．０のオリジナルの羽根形状は、図１５の表に示すように、４つの設計変数（１）ないし（４）は、いずれも０とされている。また、評価が最も低かった（４１位）ケースＮｏ．１４の羽根形状は、（１）羽根１２の前縁（pull-in LE）１３の変位（移動量）を、空気流方向（＋表示）に、０．０１５３Ｄ相当の凹状１３Ａとするとともに、（２）後縁（pull-out TE）１４の変位（移動量）を、空気流方向（＋表示）に対

して、0.0438D相当の凸状14Bとし、(3)羽根12のハブ側結合部17の湾曲(回転角)を、反回転方向(+表示)に、0.0563 θ の湾曲面17Aとするとともに、(4)シュラウド側結合部18の湾曲(回転角)を、反回転方向(+表示)に、0.0358の湾曲面18Aとしている。

[0072] 以上に説明の構成により、本実施形態によれば、以下の作用効果を奏する。

上記ターボファン7および空気調和機1において、ターボファン7の回転により天井パネル3の室内空気吸込み口4から吸込まれた室内空気は、ベルマウス6を介してターボファン7のシュラウド11側の開口部から軸方向に吸込まれる。ターボファン7に吸込まれた空気流は、複数枚の羽根12によりラジアル方向に向きを変えて吹出され、ターボファン7を取囲むように配設されている熱交換器8を通過する過程で冷却または加熱されることにより、温調風として天井パネル3の四辺に設けられている4つの温調吹出し口5から室内へと吹出され、室内の空調に供される。

[0073] ターボファン7の場合、軸方向に吸込んだ空気流をラジアル方向(遠心方向)に向きを変えるため、特に吸込み口の外縁付近(シュラウド11側)から吸込んだ空気流は慣性力によって曲がり切れずに、ファン内部でハブ10側に偏った流れとなり、シュラウド11に近い側で羽根12が有効に機能せず、効率が低下するとともに、吹出し側で気流の偏りにより高速噴流が発生したり、吸込み側で逆流が発生したりして、空力騒音が大きくなり易かった。また、空気調和機1に用いた場合、四角形状の風路から空気を吸込み、四角形状の熱交換器8で囲まれた非軸対称の圧力場で作動される場合が多く、ファンのスパン方向全体に亘って、一様な流れを実現することは困難であった。

[0074] そうした中、本実施形態に係るターボファン7は、図14(A)に示した上記(1)ないし(4)の4項目を設計変数として、有限体積法による流体解析をパラメトリックに行い、その設計変数の値に基づいて、羽根12の形状を設定したものである。なお、図14(B)には、目的関数D'の定義が

示されている。また、図15の一覧表には、有限体積法による解析結果における設計変数の値が纏められている。

[0075] 上記図15の一覧表には、ケースNo. 59の最適形状のファンと、41ケースのパラメータスタディにおいて評価が高かった1位（ケースNo. 31）、2位（ケースNo. 32）および3位（ケースNo. 06）の3つのファンと、評価基準としたオリジナルファン（ケースNo. 0）と、最も評価が低かった41位（ケースNo. 14）のファンの計6ケースの結果のみが表示されている。

[0076] 更に、図16には、上記目的関数D'について、上記6ケースの値を比較した棒グラフが示され、図17ないし図20には、目的関数D'と設計変数（1）、目的関数D'と設計変数（2）、目的関数D'と設計変数（3）、目的関数D'と設計変数（4）の相関関係を示すグラフが示されている。

[0077] これらの解析結果から明らかなように、本実施形態のターボファン7は、複数枚の羽根12の後縁ライン14の中央部分が、図2（A）あるいは図3（A）ないし（C）に示すように、スパン方向（回転軸方向）の25～75%の範囲において、反空気流方向に凹状14Aとされた構成とされているため、羽根12の負圧面15側の空気流を、図2（B）あるいは図4（A）ないし（C）に示す限界流線（羽根表面の流れを線状に可視化したもの）のよう、に、間隔の急変化が少ない（剥離のない）綺麗な流線とすることができる。

[0078] つまり、ケースNo. 0のオリジナル形状や評価が最下位となったケースNo. 14のものでは、羽根12の負圧面15側の空気流が、図4（D）および（E）に示す限界流線のよう、に、乱れている箇所Xが見られ、空気流に剥離が発生しているが、図2（A）あるいは図3（A）ないし（C）に示したケースNo. 59の最適形状あるいは評価が1～3位とされたケースNo. 31、ケースNo. 32およびケースNo. 6のものでは、いずれも負圧面15の限界流線に乱れている箇所Xはなく、負圧面15での剥離が改善されていることが判る。

[0079] また、ターボファン7の回転により羽根12の正圧面16には、静圧（翼面圧力）が分布するが、その静圧が高い程あるいは高静圧領域が大きい程、羽根12に沿う空気流が減速しており、その損失によってファン効率が低下していることを意味する。本実施形態のターボファン7では、この高静圧領域を、図2（C）あるいは図5（A）ないし（C）に示す静圧コンタ図のように、図5（D）および（E）に示すものに比べ、圧力を低くあるいは領域を小さくすることができる。

[0080] つまり、ケースNo. 0のオリジナル形状や評価が最下位となったケースNo. 14のものでは、羽根12の正圧面16で発生する高静圧領域Yが、図5（D）および（E）に示すように、比較的大きい領域Yで発生しているが、図2（C）あるいは図5（A）ないし（C）に示したケースNo. 59の最適形状あるいは評価が1～3位とされたケースNo. 31、ケースNo. 32およびケースNo. 6のものでは、高静圧領域Yが発生していないか、非常に小さい領域Yとされており、空気流の減速が発生せず、減速による損失でファン効率が低下していないことが判る。

[0081] このように、羽根12の後縁ライン14を反空気流方向に凹状14Aとすることによって、羽根12の負圧面15側での空気流の剥離を改善し、空気流の乱れを抑制することができるとともに、正圧面16側で分布する高静圧領域Yを減少し、空気流の減速を抑制することによってファン効率を向上させ、図16および図18に示す通り、ターボファン7の駆動力であるファン入力を低減することができる。

[0082] これは、羽根12の後縁ライン14を反空気流方向に凹状14Aとすることにより、凹状とした領域の半径が元の形状よりも小さくなり、同一回転数でターボファン7を回転させた場合、ターボファン7を通過する空気流の圧力上昇を減少させることができ、これによって、負圧面15の特にシュラウド11側の剥離し易い箇所において、羽根12の後縁14付近の圧力（静圧）が減少するため、空気流としては流れ易くなり、剥離を抑制することができるということである。

- [0083] 一方、正圧面 16 においては、ターボファン 7 を通過する空気流がハブ 10 側に偏る影響が顕著であって、羽根 12 の表面の圧力もハブ 10 側に向って急激に上昇する分布を示すが、後縁ライン 14 を凹状 14 A とすることによって、羽根 12 の後縁 14 付近の圧力（静圧）を減少し、正圧面 16 での静圧を低減できるため、ターボファン 7 のファン効率を向上させ、ファン入力を低減できるということであり、従って、ターボファン 7 の一層の低騒音化、高効率化を図ることができる。
- [0084] また、後縁ライン 14 を反空気流方向に凹状 14 A とするのは、スパン方向の中央部分の 25 ～ 75 % の範囲でよく、ハブ 10 およびシュラウド 11 に対する結合部 17, 18 の機能、性能に影響を及ぼすことなく、羽根 12 をハブ 10 およびシュラウド 11 に対して結合することができる。このため、ハブ側結合部 17 およびシュラウド側結合部 18 において空気流を乱すことがなく、低騒音化、高効率化を図ることができる。
- [0085] さらに、羽根 12 の後縁ライン 14 の反空気流方向への凹状量（ $-$ 表示）を、ターボファン 7 の外径を D としたとき、 $-0.0142D \sim -0.0153D$ の範囲とすることにより、図 16 および図 18 に示す通り、ターボファン 7 の駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減することができる。
- [0086] 一方、本実施形態のターボファン 7 は、羽根 12 の前縁ライン 13 が、図 2 (A) あるいは図 3 (A), (B) に示すように、中央部分をスパン方向（回転軸方向）の 25 ～ 75 % の範囲において、ハブ 10 およびシュラウド 11 に対する結合部 17 および 18 に対して空気流方向に凹状 13 A とされるか、もしくは図 3 (C) に示すように、反空気流方向に凸状 13 B とされている。
- [0087] このように、前縁ライン 13 を空気流方向に凹状 13 A に変位することで、図 2 に示した最適形状の羽根 12 に比べ、図 4 (B) に示すように、羽根 12 の負圧面 15 側で空気流に僅かな乱れが発生する場合もあるが、正圧面 16 側での高静圧領域を、図 5 (B) に示す如く、小さくして空気流の減速を抑制することができる一方、前縁ライン 13 を反空気流方向に凸状 13 B

に変位することで、図5（C）に示すように、正圧面16側での高静圧領域が僅かに大きくなり、空気流の減速抑制効果がやや低下する場合もあるが、図4（C）に示す如く、負圧面15での空気流の乱れを抑制して剥離を抑えることができる。

[0088] これは、羽根12の前縁ライン13を空気流方向に凹状13Aとすることにより、羽根12の空気流方向長さが短くなり、空気流と羽根12の表面との摩擦損失を低減し、ファン入力を低減することができるためである。但し、凹状13Aにし過ぎると、隣接する羽根12間の距離に対する空気流方向の羽根長さが短くなり過ぎ、羽根12の性能が悪化する虞がある。また、羽根12の前縁ライン13を反空気流方向に凸状13Bとすることによって、一般的には空気流と羽根12の表面との摩擦損失が増加する一方、羽根12の空気流方向長さが実質的に長くなるため、羽根上流側から流入する流れを下流側に安定して導くことで、羽根12の表面での静圧のピーク値を抑制して流れを剥離し難くし、ファン入力を低減できるとともに、ファン騒音を低減することができる。

[0089] 従って、この実施形態においても、図16および図17、図18に示すように、ターボファン7の駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減することができ、ターボファン7の高効率化および低騒音化を図ることができる。

[0090] また、この場合も、羽根12の前縁ライン13の中央部分をスパン方向（回転軸方向）の25～75%の範囲において、図2（A）あるいは図3（A）ないし（C）に示されるように、ハブ10およびシュラウド11に対する結合部17および18に対して空気流方向に凹状13Aとするか、もしくは反空気流方向に凸状13Bとしているため、ハブ10およびシュラウド11に対する結合部17、18の機能、性能に影響を及ぼすことなく、羽根12をハブ10およびシュラウド11に結合することができる。従って、ハブ側結合部17およびシュラウド側結合部18において空気流を乱すことがなく、低騒音化、高効率化を図ることができる。

[0091] また、上記した羽根 12 の前縁ライン 13 において、空気流方向への凹状 13 A の凹状量（+表示）をファン外径 D に対して、 $0.0091D \sim 0.0153D$ の範囲とし、反空気流方向への凸状 13 B の凸状量（-表示）をファン外径 D に対して、 $-0.0438D$ としているため、図 16 および図 18 に示す通り、ターボファン 7 の駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減することができる。これによって、ターボファン 7 を低騒音化、高効率化することができる。

[0092] さらに、本実施形態のターボファン 7 は、図 2（A）および図 3（A）に示すように、羽根 12 のハブ 10 に対する結合部（ハブ側結合部）17 が、反回転方向に滑らかな湾曲面 17 A とされ、羽根 12 のシュラウド 11 に対する結合部（シュラウド側結合部）18 が、回転方向に滑らかな湾曲面 18 B とされた構成とされている。

[0093] このように、羽根 12 のハブ 10 に対する結合部 17 を反回転方向に滑らかな湾曲面 17 A とすることによって、ハブ 10 との結合部 17 を左右非対称とし、当該結合部 17 での空気流の淀みを抑制することができるとともに、羽根 12 のシュラウド 11 に対する結合部を回転方向に滑らかな湾曲面 18 B とすることにより、翼力 B F で流れの剥離を抑制し、空気流をスムーズにすることができる。同時に、図 2（B）および図 4（A）に示すように、羽根 12 の負圧面 15 側での空気流の乱れを抑制することができるとともに、図 2（C）および図 5（A）に示すように、羽根 12 の正圧面 16 側での高静圧領域を減少することで空気流の減速（駆動力の損失）を抑制することができる。

[0094] 従って、ターボファン 7 の羽根性能を向上し、図 16 および図 19、図 20 に示すように、ターボファン 7 の駆動力であるファン入力を低減して高効率化を図ることができるとともに、空気流の乱れを抑制し、低騒音化を図ることができる。

[0095] また、本実施形態では、羽根 12 のハブ 10 に対する結合部（ハブ側結合部）17 の反回転方向への湾曲面 17 A の角度（+表示）、羽根 12 の 1 ピ

ッチ角度 θ に対して、 $0.0563\theta \sim 0.0972\theta$ の範囲とし、シュラウド11に対する結合部（シュラウド側結合部）18の回転方向への湾曲面18Bの角度（－表示）を、羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $-0.0154\theta \sim -0.0972\theta$ の範囲とした構成としている。

[0096] このため、羽根12のハブ側結合部17での空気流の淀みを抑制することができるとともに、負圧面15側での空気流の剥離を翼力により抑制し、羽根12の性能を更に向上することができ、これによっても、図16および図19、図20に示すように、ターボファン7の駆動力であるファン入力を好ましい範囲に低減することにより、ターボファン7を高効率化、低騒音化することができる。

[0097] なお、本発明は、上記実施形態にかかる発明に限定されるものではなく、その要旨を逸脱しない範囲において、適宜変形が可能である。例えば、上記実施形態では、ターボファン7の吹出し側に熱交換器8を配設した天井埋め込み型の空気調和機1に適用した例について説明したが、これに限定されるものではなく、平面形状の熱交換器を通して熱交換した温調空気を吸引し、遠心方向に上下の吹出し口から室内に吹出すようにした空気調和機等にも適用できることはもちろんである。また、ターボファン7自体は、空気調和機以外の機器に適用してもよいことは言うまでもない。

符号の説明

- [0098] 1 空気調和機
7 ターボファン（送風機）
8 熱交換器
10 ハブ
11 シュラウド
12 羽根
13 前縁（前縁ライン）
13A 凹状
13B 凸状

1 4 後縁（後縁ライン）

1 4 A 凹状

1 5 負圧面

1 6 正圧面

1 7 結合部（ハブ側結合部）

1 7 A, 1 7 B 湾曲面

1 8 結合部（シュラウド側結合部）

1 8 A, 1 8 B 湾曲面

請求の範囲

- [請求項1] モータ駆動軸に連結されて回転駆動されるハブと、
 前記ハブに対向して配置され、空気吸込み口を形成する環状のシュラウドと、
 前記ハブおよび前記シュラウド間に両端部が結合され、内周側の前縁が外周側の後縁に対して、回転方向側に配置されている複数枚の羽根と、を備え、
 前記複数枚の羽根は、前記後縁が前記ハブおよび前記シュラウドに対する結合部に対して反空気流方向に凹状とされていることを特徴とするターボファン。
- [請求項2] 前記羽根の前記後縁は、前記羽根のスパン方向の中央部分が該スパン方向の25%～75%の範囲で、前記の通り反空気流方向に凹状とされていることを特徴とする請求項1に記載のターボファン。
- [請求項3] 前記羽根の前記後縁の反空気流方向への凹状量（－表示）は、ファン外径Dに対して、 $-0.0142D \sim -0.0153D$ の範囲とされていることを特徴とする請求項1または2に記載のターボファン。
- [請求項4] 前記羽根の前記前縁は、前記ハブおよび前記シュラウドに対する結合部に対して空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされていることを特徴とする請求項1ないし3のいずれかに記載のターボファン。
- [請求項5] 前記羽根の前記前縁の空気流方向への凹状量（＋表示）は、ファン外径Dに対して、 $0.0091D \sim 0.0153D$ の範囲とされ、反空気流方向への凸状量（－表示）は、ファン外径Dに対して、 $-0.0438D$ とされていることを特徴とする請求項4に記載のターボファン。
- [請求項6] 前記羽根の前記前縁は、前記羽根のスパン方向の中央部分が該スパン方向の25%～75%の範囲で、前記の通り空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされていることを特徴とする請求項4また

は5に記載のターボファン。

[請求項7] 前記羽根の前記ハブに対する結合部は、反回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされていることを特徴とする請求項1ないし3のいずれかに記載のターボファン。

[請求項8] 前記羽根の前記ハブに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度（+表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $0.0563\theta \sim 0.0972\theta$ の範囲とされ、前記シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $-0.0154\theta \sim -0.0972\theta$ の範囲とされていることを特徴とする請求項7に記載のターボファン。

[請求項9] 前記羽根の前記ハブに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、反回転方向に滑らかな湾曲面とされていることを特徴とする請求項4ないし6のいずれかに記載のターボファン。

[請求項10] 前記羽根の前記ハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0768θ とされ、前記シュラウドに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度（+表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 0.0031θ とされていることを特徴とする請求項9に記載のターボファン。

[請求項11] 前記羽根の前記ハブに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされていることを特徴とする請求項4ないし6のいずれかに記載のターボファン。

[請求項12] 前記羽根の前記ハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0154θ とされ、前記シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0461

とされていることを特徴とする請求項 11 に記載のターボファン。

[請求項13]

室内空気を吸込んで吹出す送風機と、

前記送風機の吸込み側または吹出し側のいずれかに配置され、前記室内空気を冷却または加熱する熱交換器と、を備え、

前記送風機が、請求項 1 ないし 12 のいずれかに記載のターボファンとされていることを特徴とする空気調和機。

補正された請求の範囲

[2017年1月31日(31.01.2017) 国際事務局受理]

- [請求項1] モータ駆動軸に連結されて回転駆動されるハブと、
(補正後) 前記ハブに対向して配置され、空気吸込み口を形成する環状のシュラウドと、
 前記ハブおよび前記シュラウド間に両端部が結合され、内周側の前縁が外周側の後縁に対して、回転方向側に配置されている複数枚の羽根と、を備え、
 前記複数枚の羽根は、前記後縁が前記ハブおよび前記シュラウドに対する結合部に対して反空気流方向に凹状とされ、
 前記羽根の前記ハブに対する結合部は、回転方向または反回転方向に滑らかな湾曲面が空気流方向の全体にわたって形成されていることを特徴とするターボファン。
- [請求項2] 前記羽根の前記後縁は、前記羽根のスパン方向の中央部分が該スパン方向の25%～75%の範囲で、前記の通り反空気流方向に凹状とされていることを特徴とする請求項1に記載のターボファン。
- [請求項3] 前記羽根の前記後縁の反空気流方向への凹状量（－表示）は、ファン外径Dに対して、 $-0.0142D \sim -0.0153D$ の範囲とされていることを特徴とする請求項1または2に記載のターボファン。
- [請求項4] 前記羽根の前記前縁は、前記ハブおよび前記シュラウドに対する結合部に対して空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされていることを特徴とする請求項1ないし3のいずれかに記載のターボファン。
- [請求項5] 前記羽根の前記前縁の空気流方向への凹状量（＋表示）は、ファン外径Dに対して、 $0.0091D \sim 0.0153D$ の範囲とされ、反空気流方向への凸状量（－表示）は、ファン外径Dに対して、 $-0.0438D$ とされていることを特徴とする請求項4に記載のターボファン。
- [請求項6] 前記羽根の前記前縁は、前記羽根のスパン方向の中央部分が該ス

ン方向の25%～75%の範囲で、前記の通り空気流方向に凹状もしくは反空気流方向に凸状とされていることを特徴とする請求項4または5に記載のターボファン。

[請求項7] 前記羽根の前記ハブに対する結合部は、反回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされていることを特徴とする請求項1ないし3のいずれかに記載のターボファン。

[請求項8] 前記羽根の前記ハブに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度（+表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $0.0563\theta \sim 0.0972\theta$ の範囲とされ、前記シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 $-0.0154\theta \sim -0.0972\theta$ の範囲とされていることを特徴とする請求項7に記載のターボファン。

[請求項9] 前記羽根の前記ハブに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、反回転方向に滑らかな湾曲面とされていることを特徴とする請求項4ないし6のいずれかに記載のターボファン。

[請求項10] 前記羽根の前記ハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0768θ とされ、前記シュラウドに対する結合部の反回転方向への湾曲面の角度（+表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 0.0031θ とされていることを特徴とする請求項9に記載のターボファン。

[請求項11] 前記羽根の前記ハブに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされており、前記羽根の前記シュラウドに対する結合部は、回転方向に滑らかな湾曲面とされていることを特徴とする請求項4ないし6のいずれかに記載のターボファン。

[請求項12] 前記羽根の前記ハブに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（-表示）は、前記羽根の1ピッチ角度 θ に対して、 -0.0154θ

とされ、前記シュラウドに対する結合部の回転方向への湾曲面の角度（一表示）は、前記羽根の 1 ピッチ角度 θ に対して、 -0.0461θ とされていることを特徴とする請求項 11 に記載のターボファン。

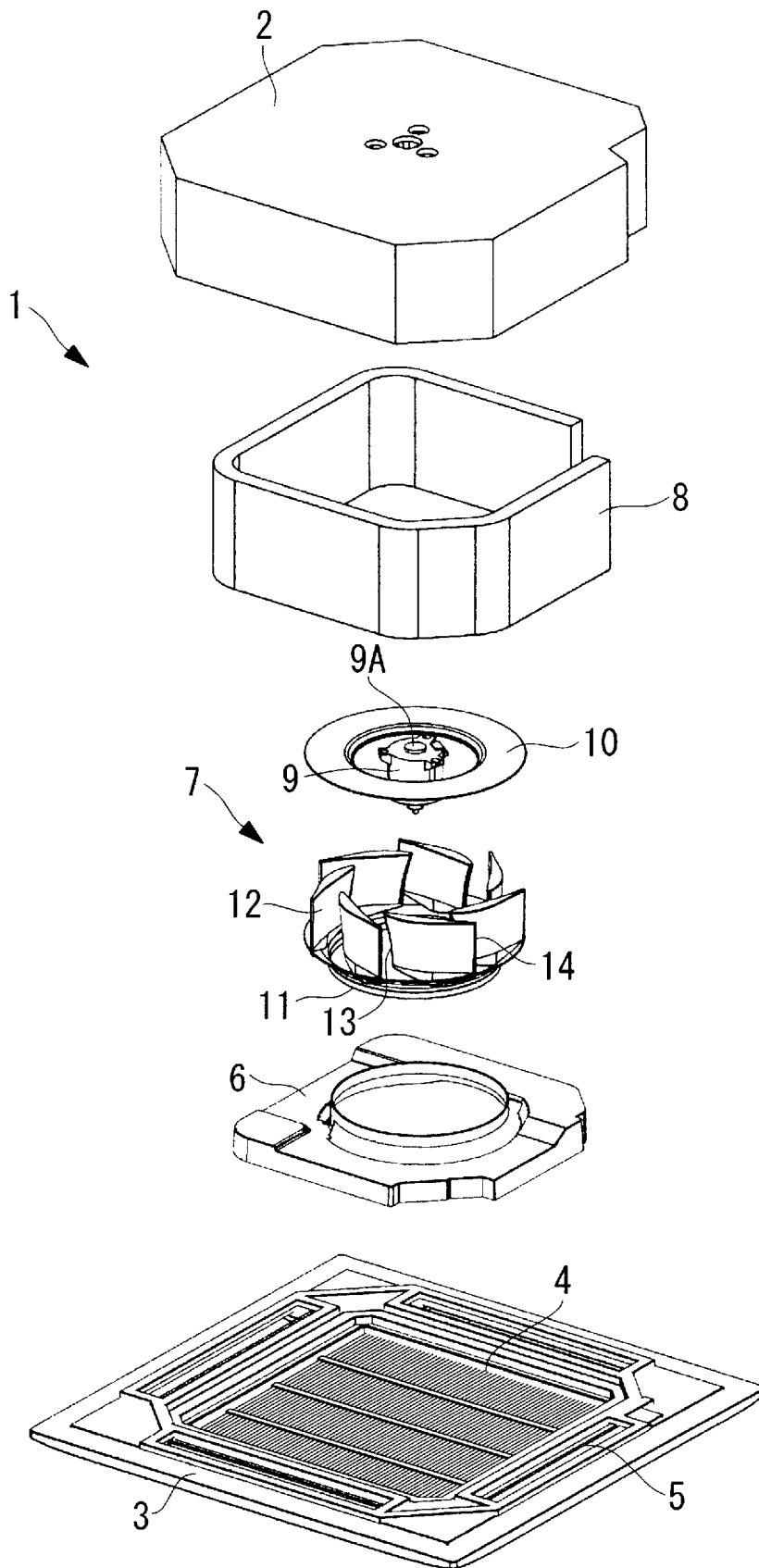
[請求項13]

室内空気を吸込んで吹出す送風機と、

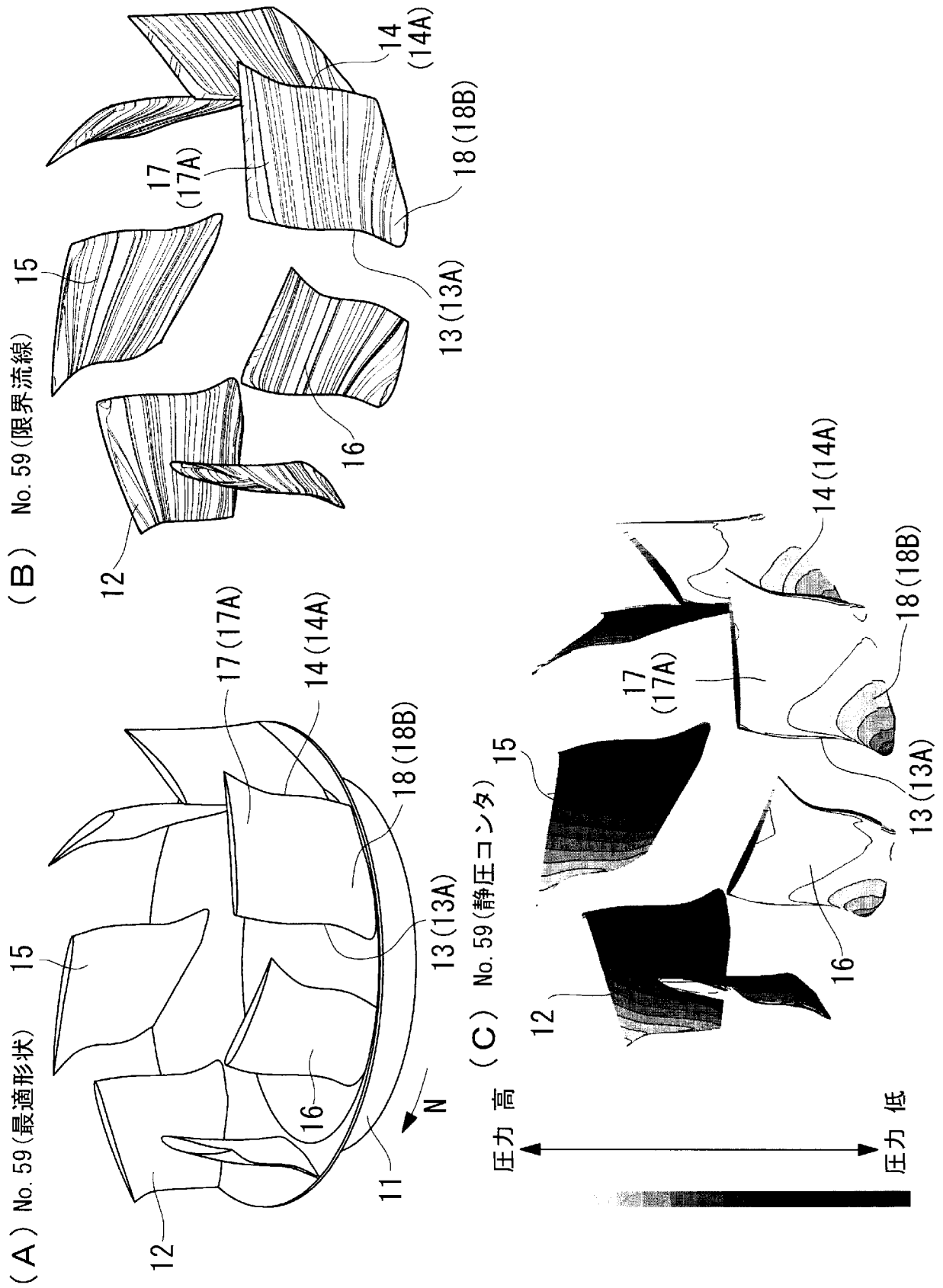
前記送風機の吸込み側または吹出し側のいずれかに配置され、前記室内空気を冷却または加熱する熱交換器と、を備え、

前記送風機が、請求項 1 ないし 12 のいずれかに記載のターボファンとされていることを特徴とする空気調和機。

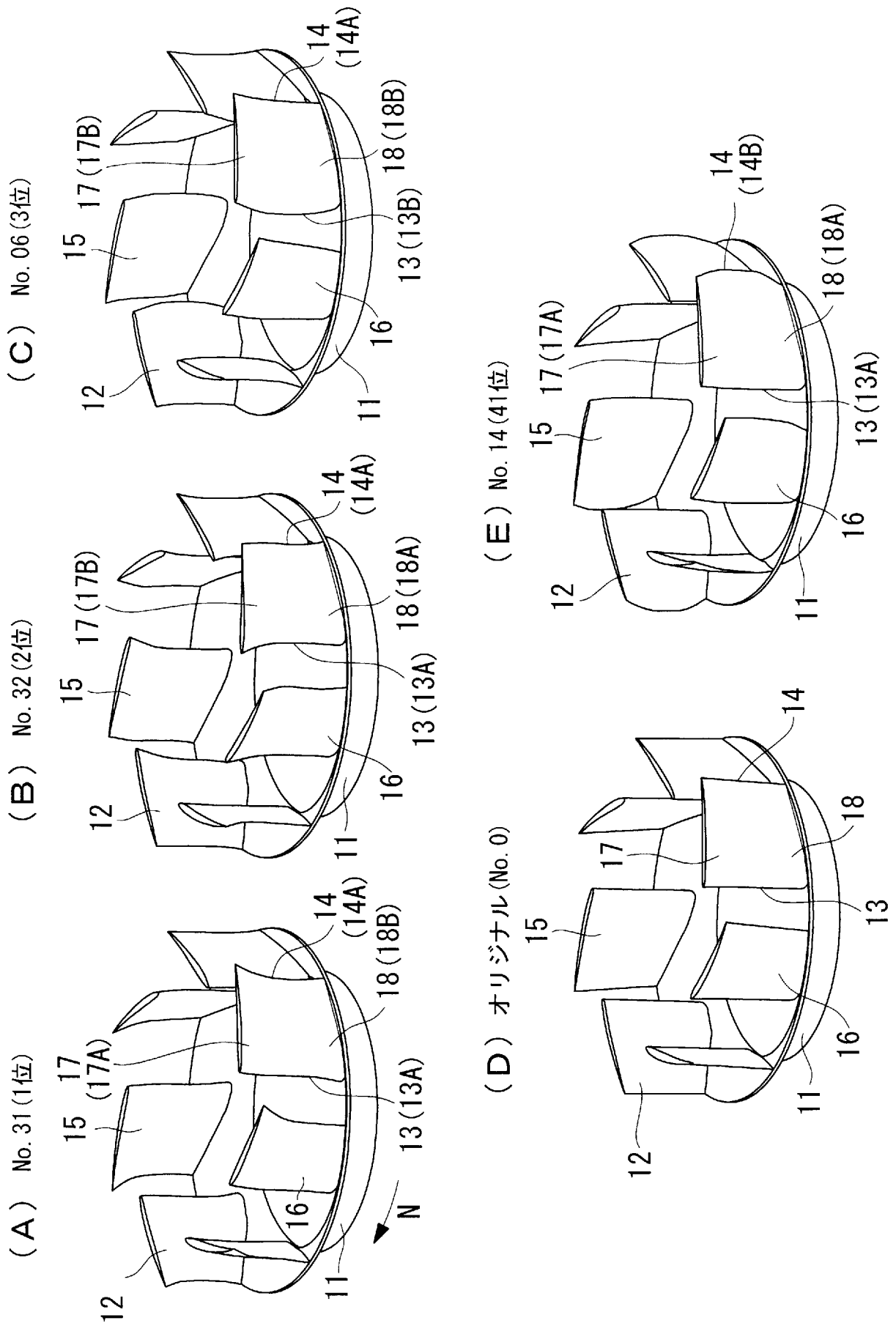
[図1]



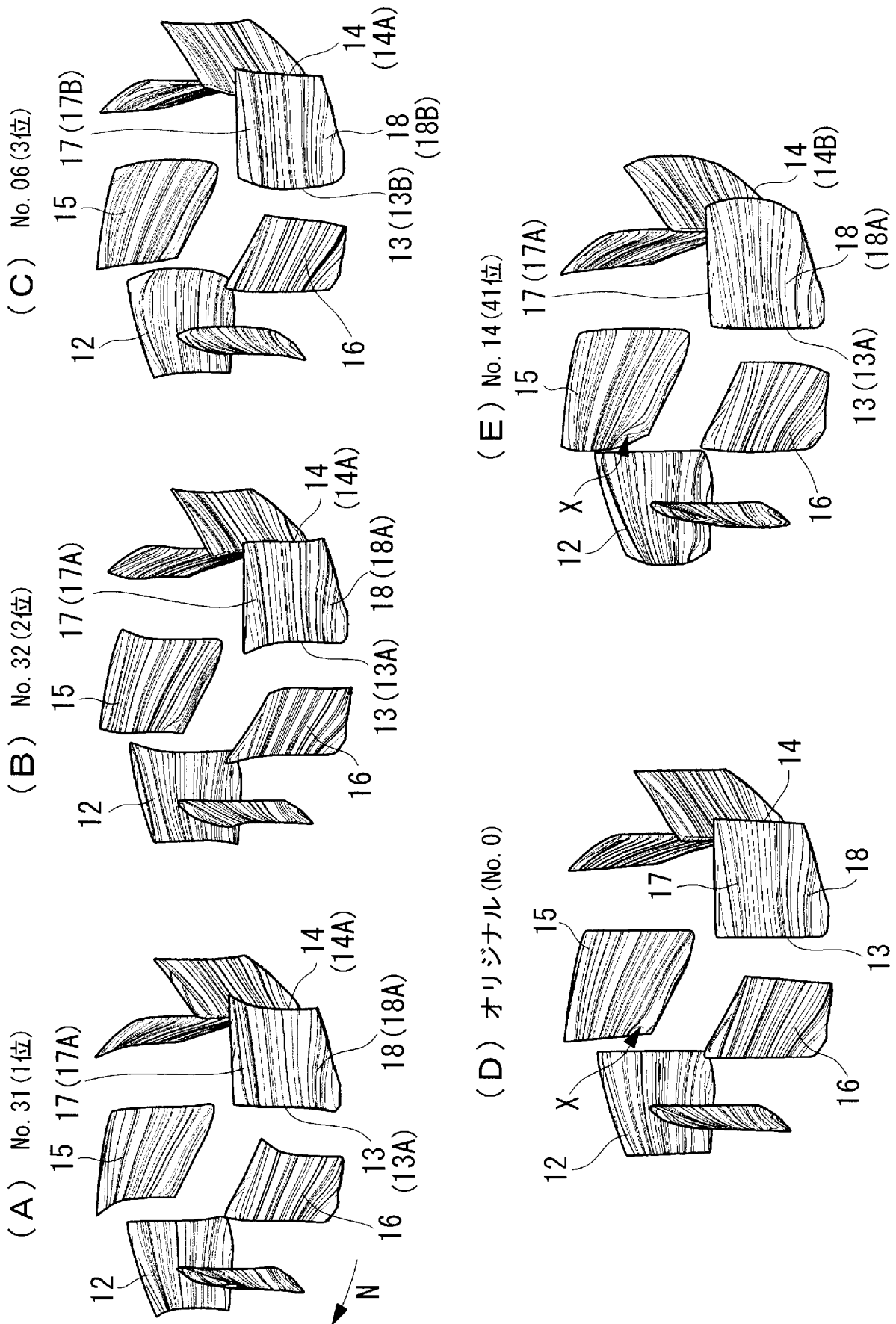
[図2]



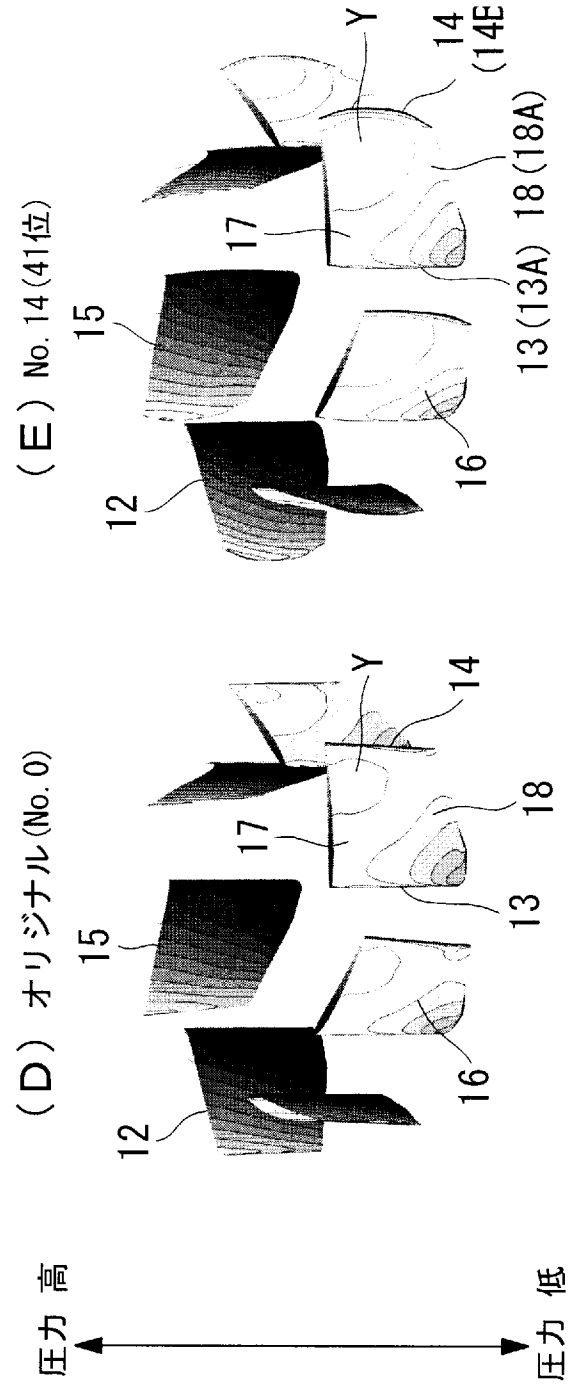
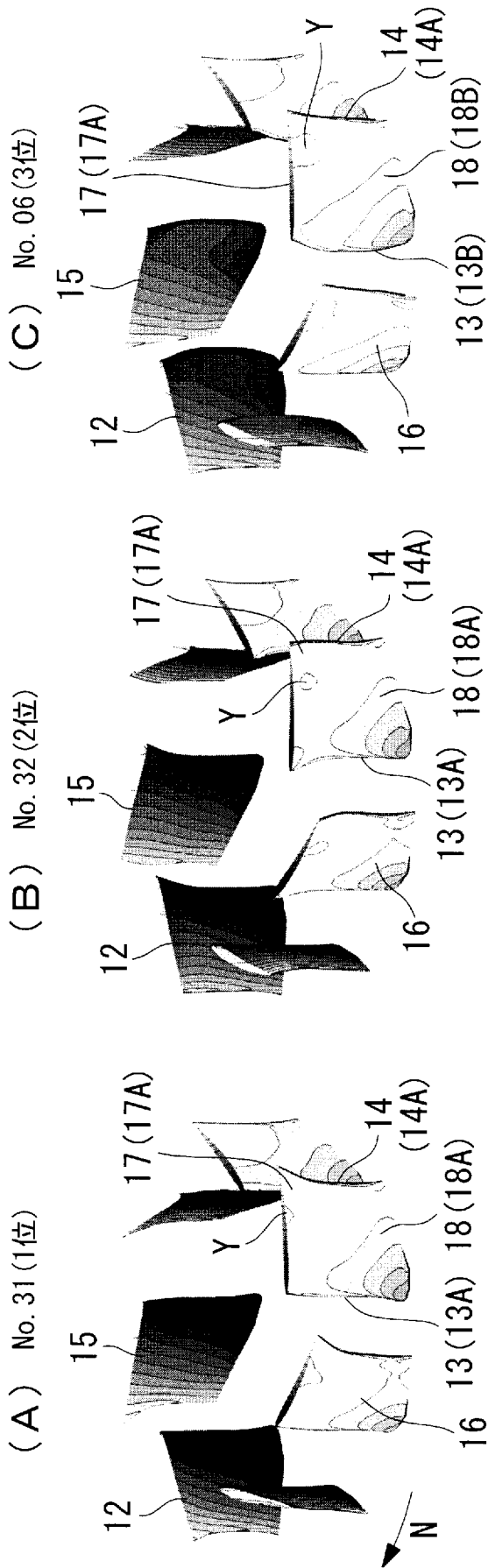
[図3]



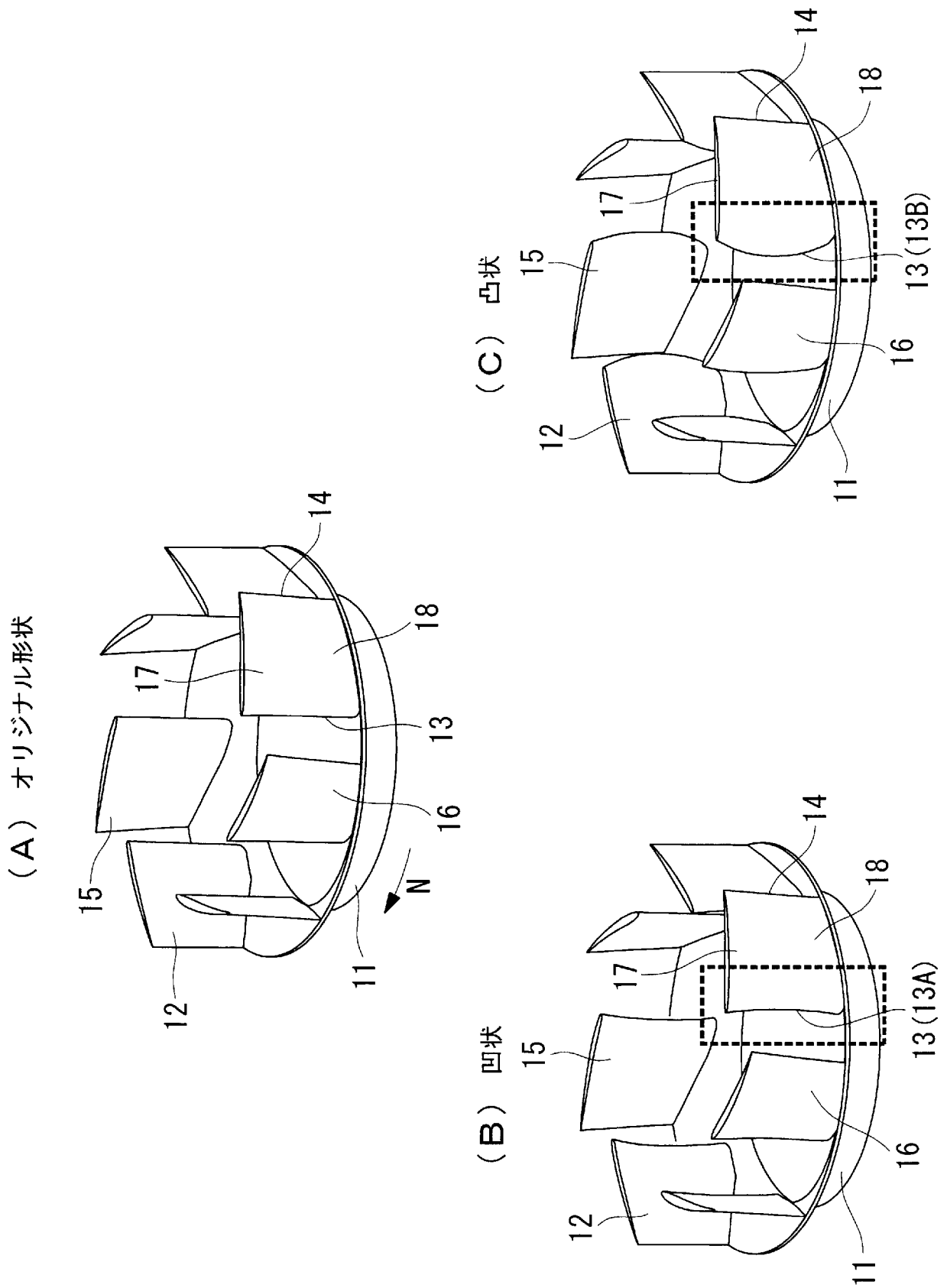
[図4]



[図5]

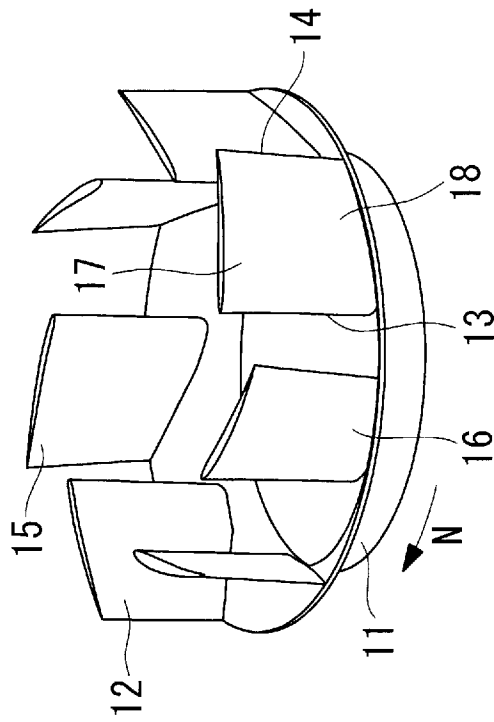


[図6]

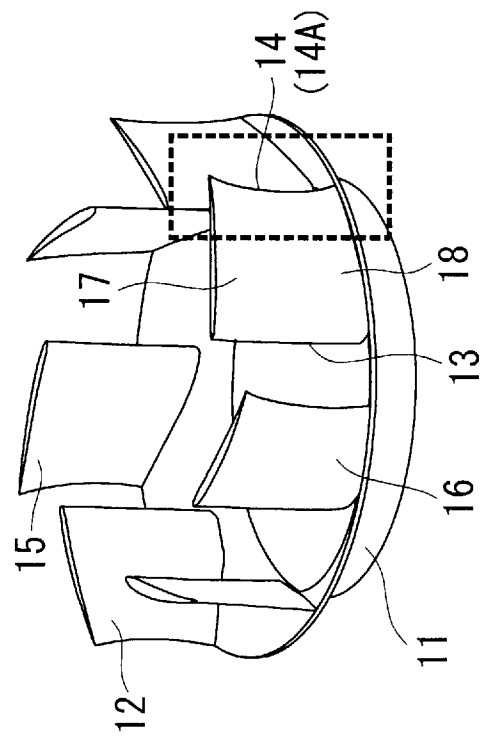


[図7]

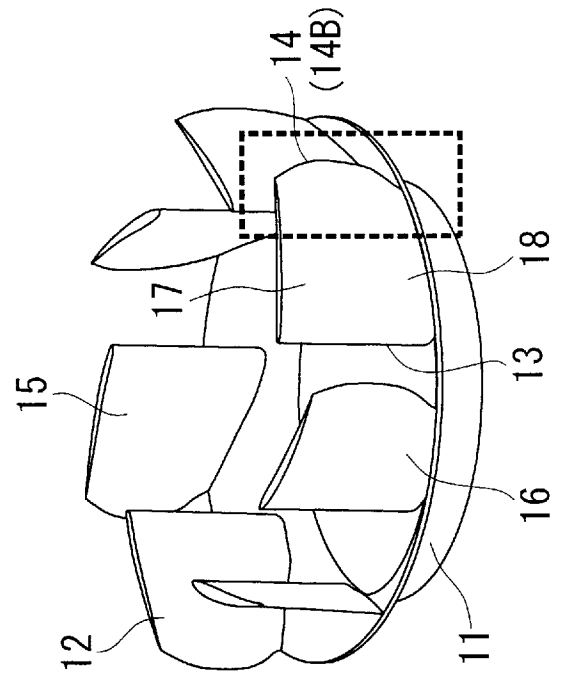
(A) オリジナル形状



(B) 凹状

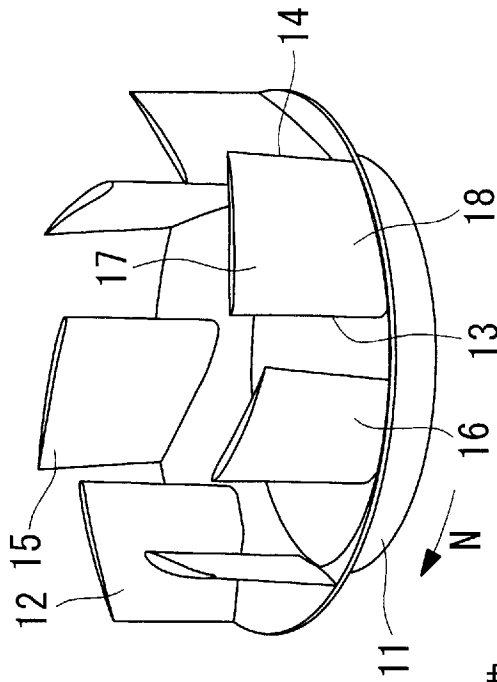


(C) 凸状

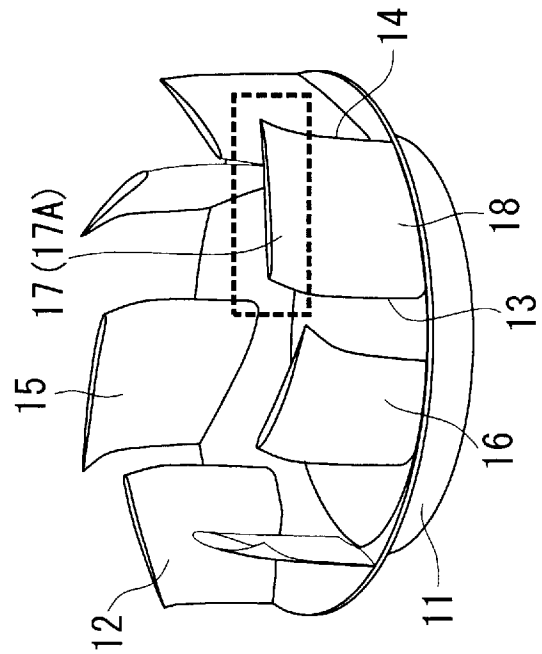


[図8]

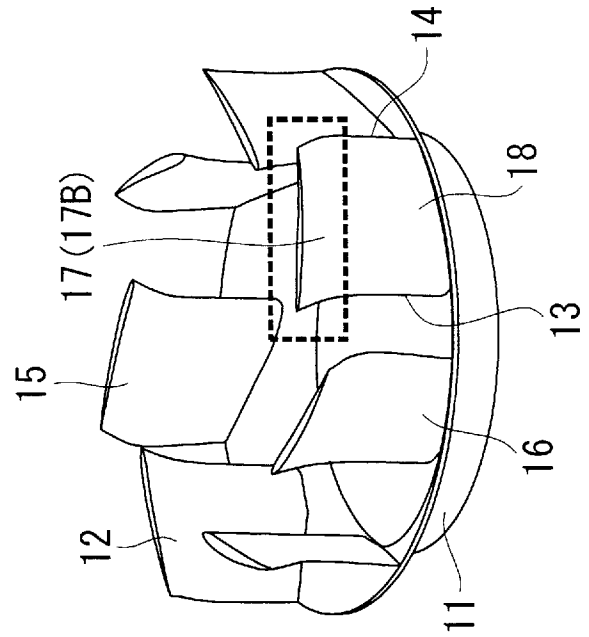
(A) オリジナル形状



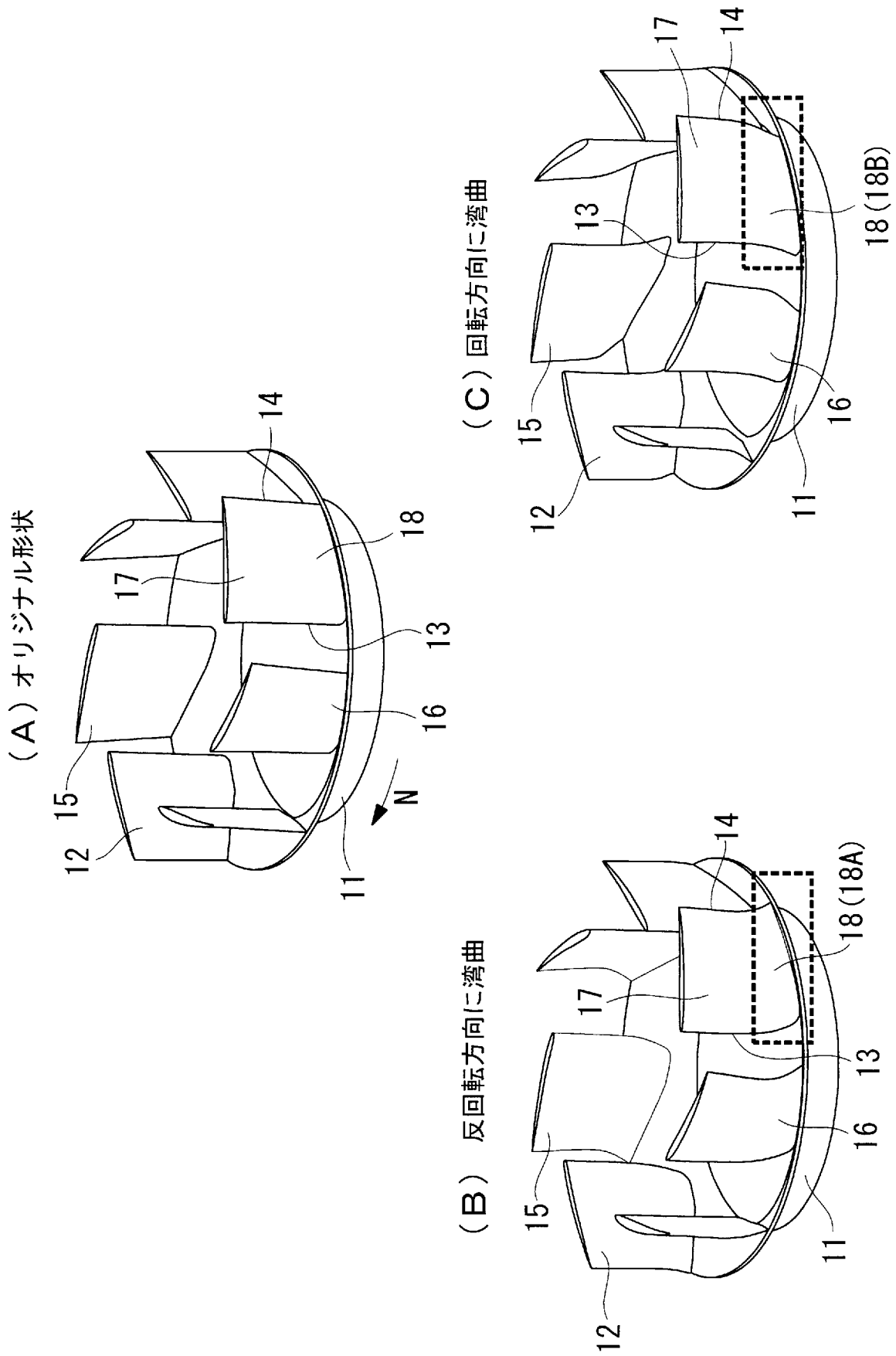
(B) 反回転方向に湾曲



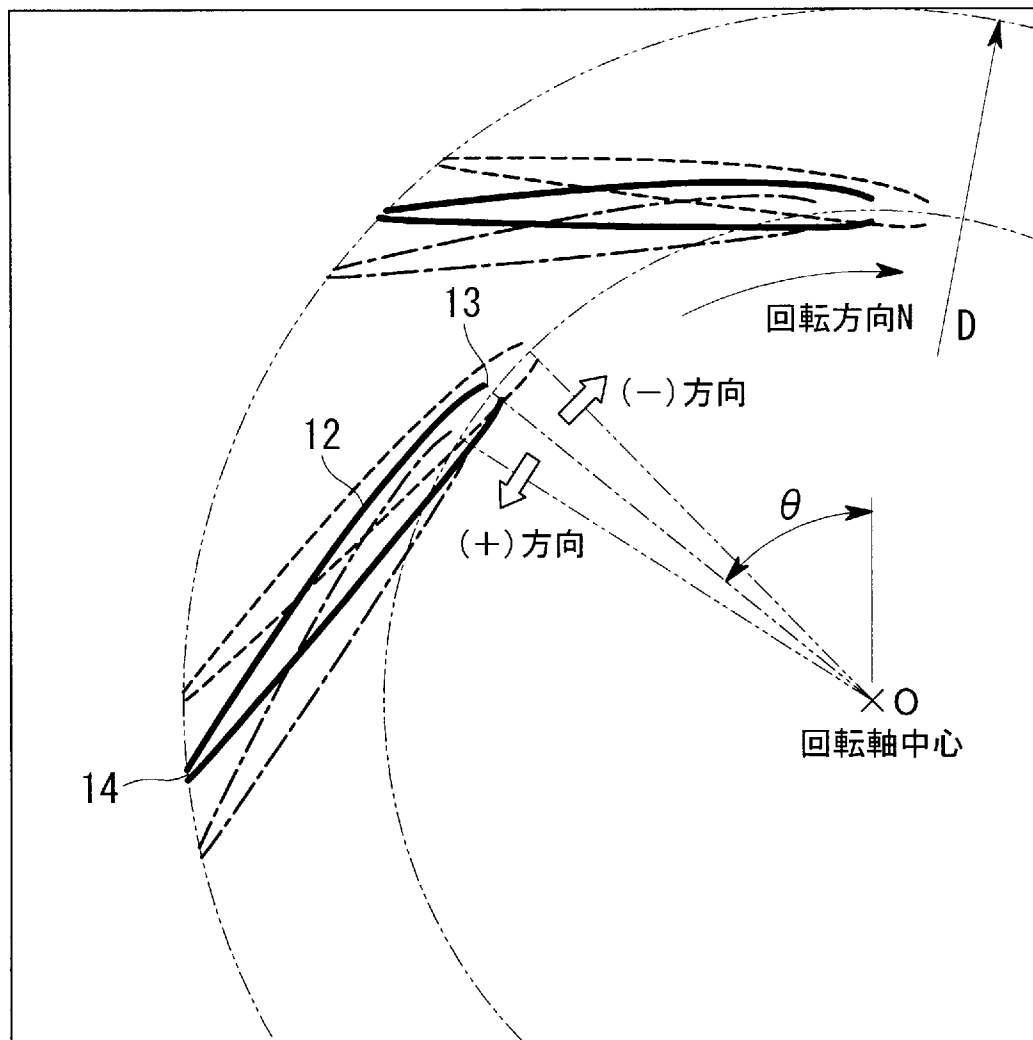
(C) 回転方向に湾曲



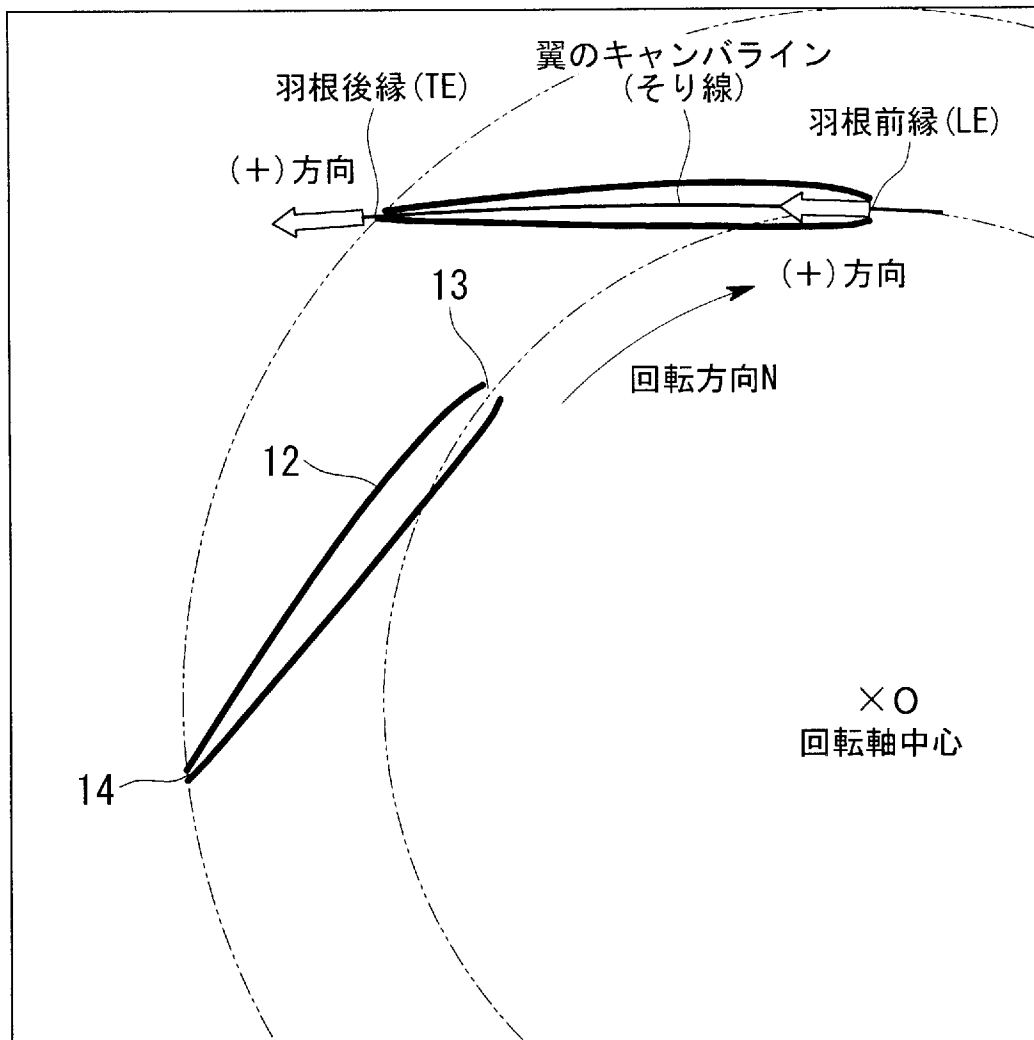
[図9]



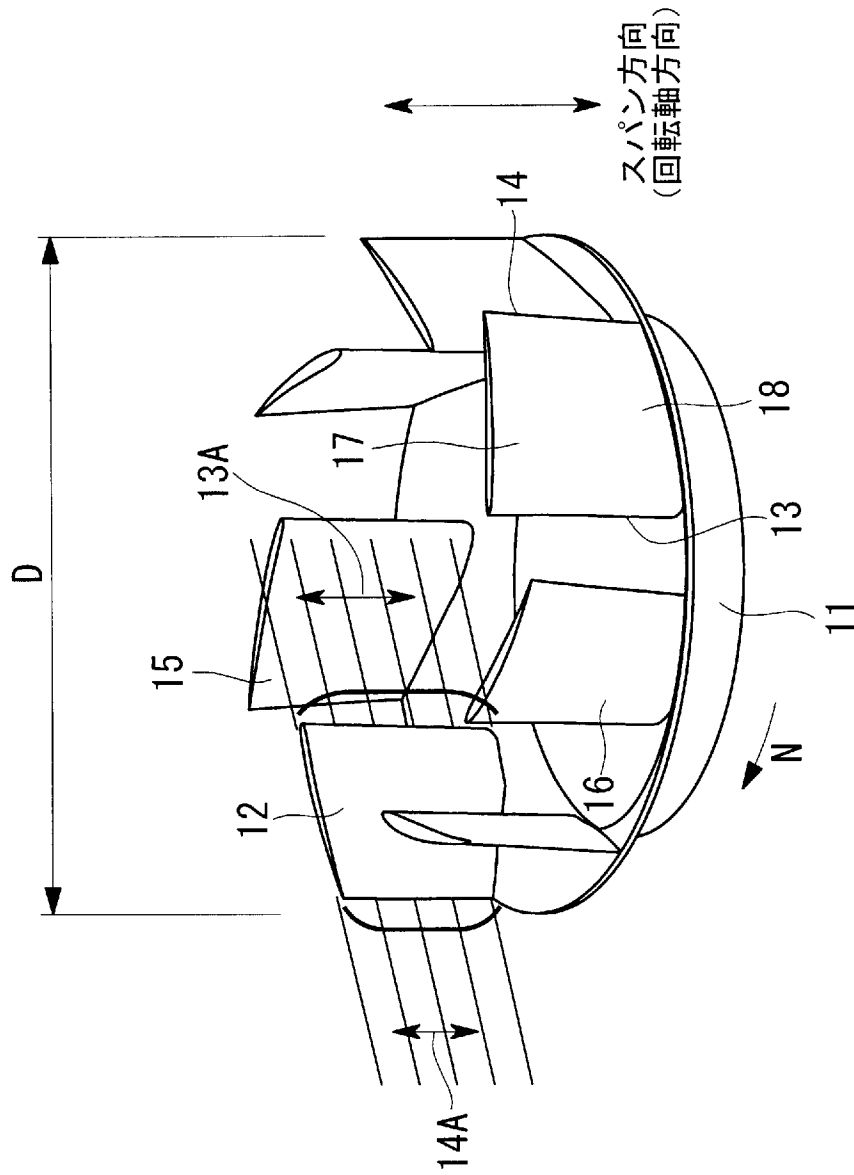
[図10]



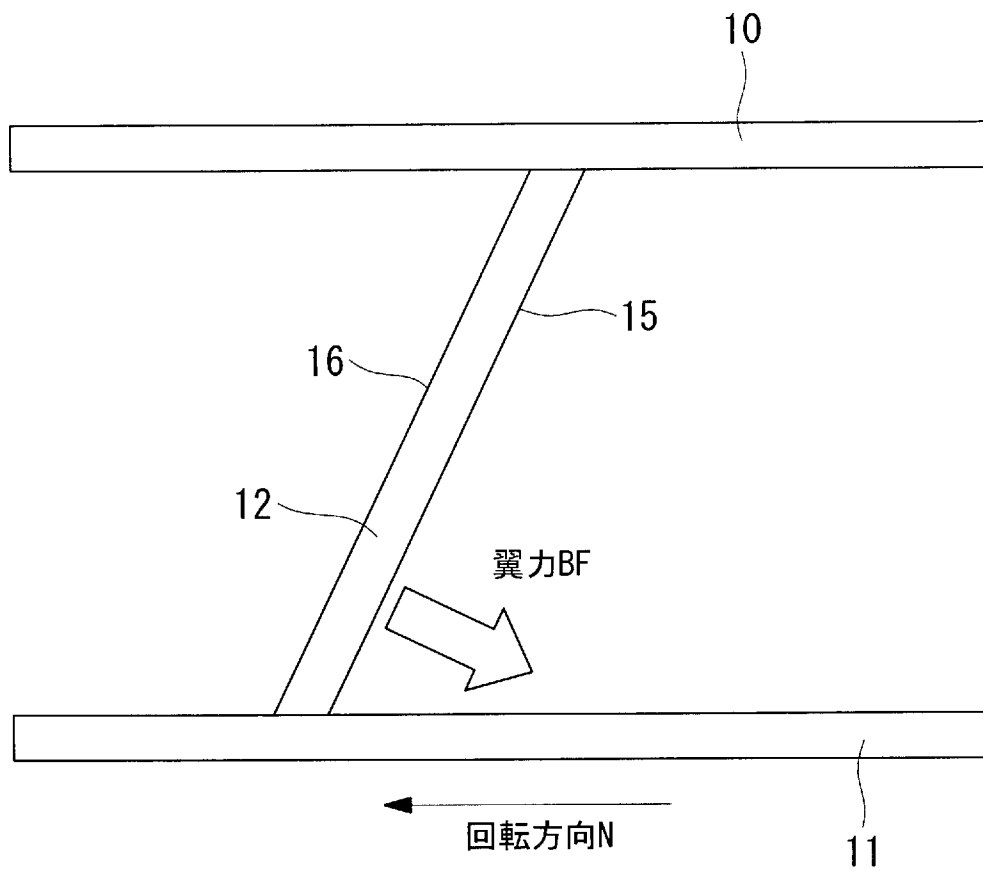
[図11]



[図12]



[図13]



[図14]

(A) 設計変数

名前	最小値	最大値	単位	備考
(1) pull-LE	-0.04376	0.01532	長さはファン外径で 無次元化	前縁(羽根高さ25%~75%)をコード方向に移動 (外径方向を+)
(2) pull-TE	-0.01532	0.04376	長さはファン外径で 無次元化	後縁(羽根高さ25%~75%)をコード方向に移動 (外径方向を+)
(3) rota-hub	-0.09722	0.09722	角度は羽根1ピッチの 角度で無次元化	ハブ側羽根根元(結合部)を回転軸中心に 回転(ハブ側から見えて反時計回りを+) 湾曲させる範囲は、ハブ側から羽根高さの25%
(4) rota-shroud	-0.09722	0.09722	角度は羽根の1ピッチの 角度で無次元化	シュラウド側羽根根元(結合部)を回転軸中心に 回転(ハブ側から見えて反時計回りを+) 湾曲させる範囲は、シュラウド側から 羽根高さの25%

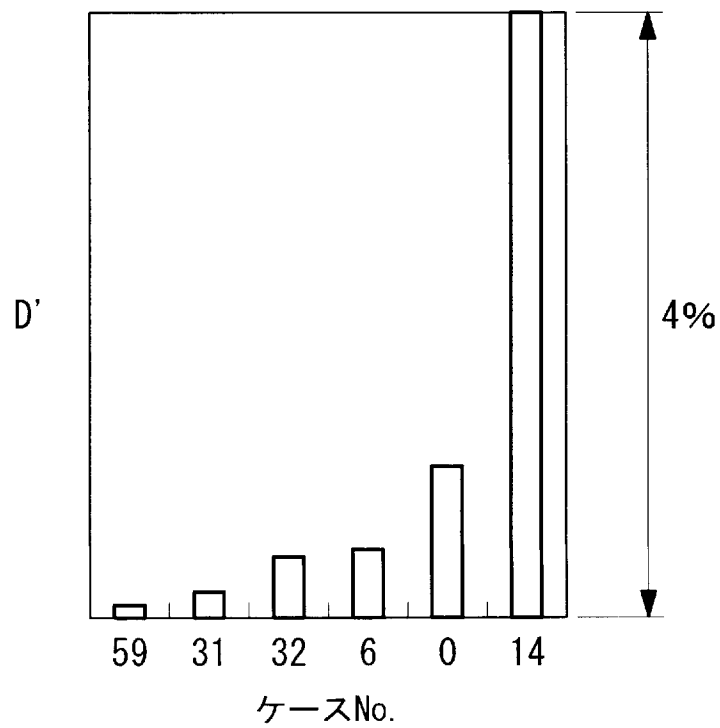
(B) 目的関数

名前	内容
D'	(パラメータスタディの各ファン形状の風量合わせ入力) ／(オリジナル形状のファン入力)

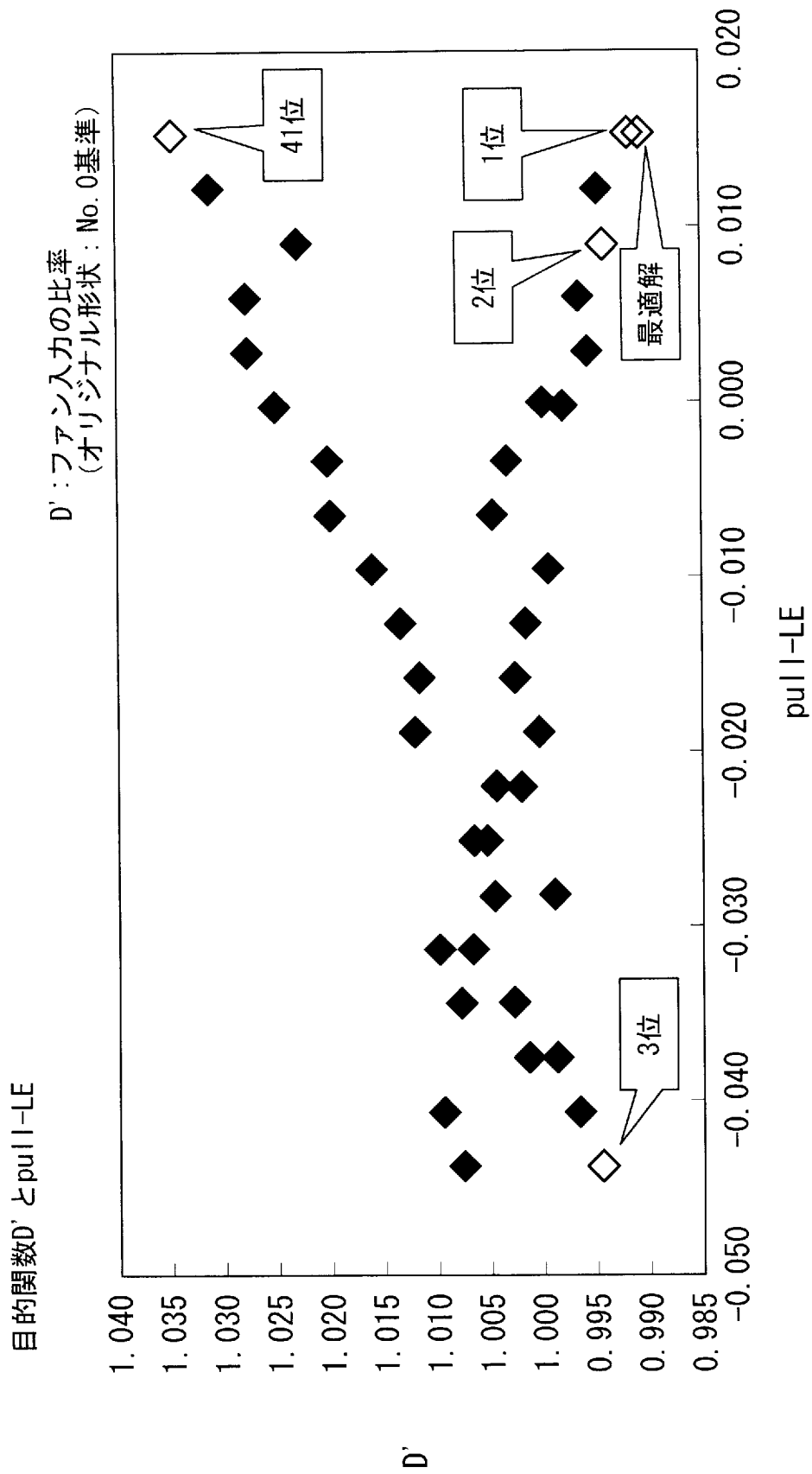
[図15]

	No.	pull-LE	pull-TE	rota-hub	rota-shroud
最適解	59	0.0153	-0.0153	0.0972	-0.0972
1位	31	0.0153	-0.0153	0.0563	-0.0154
2位	32	0.0091	-0.0142	-0.0768	0.0031
3位	6	-0.0438	-0.0153	-0.0154	-0.0461
オリジナル	0	0.0000	0.0000	0.0000	0.0000
41位	14	0.0153	0.0438	0.0563	0.0358

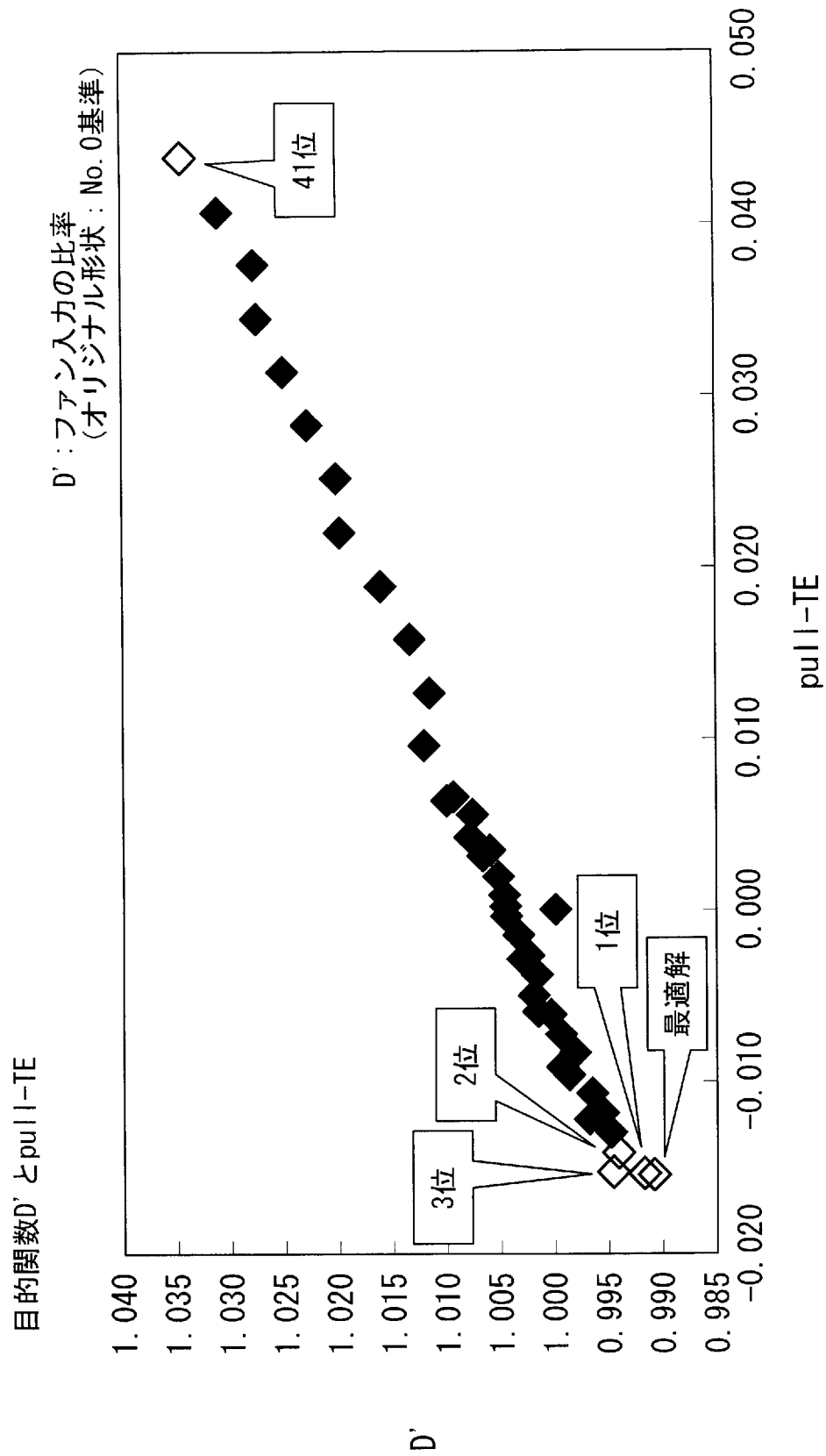
[図16]



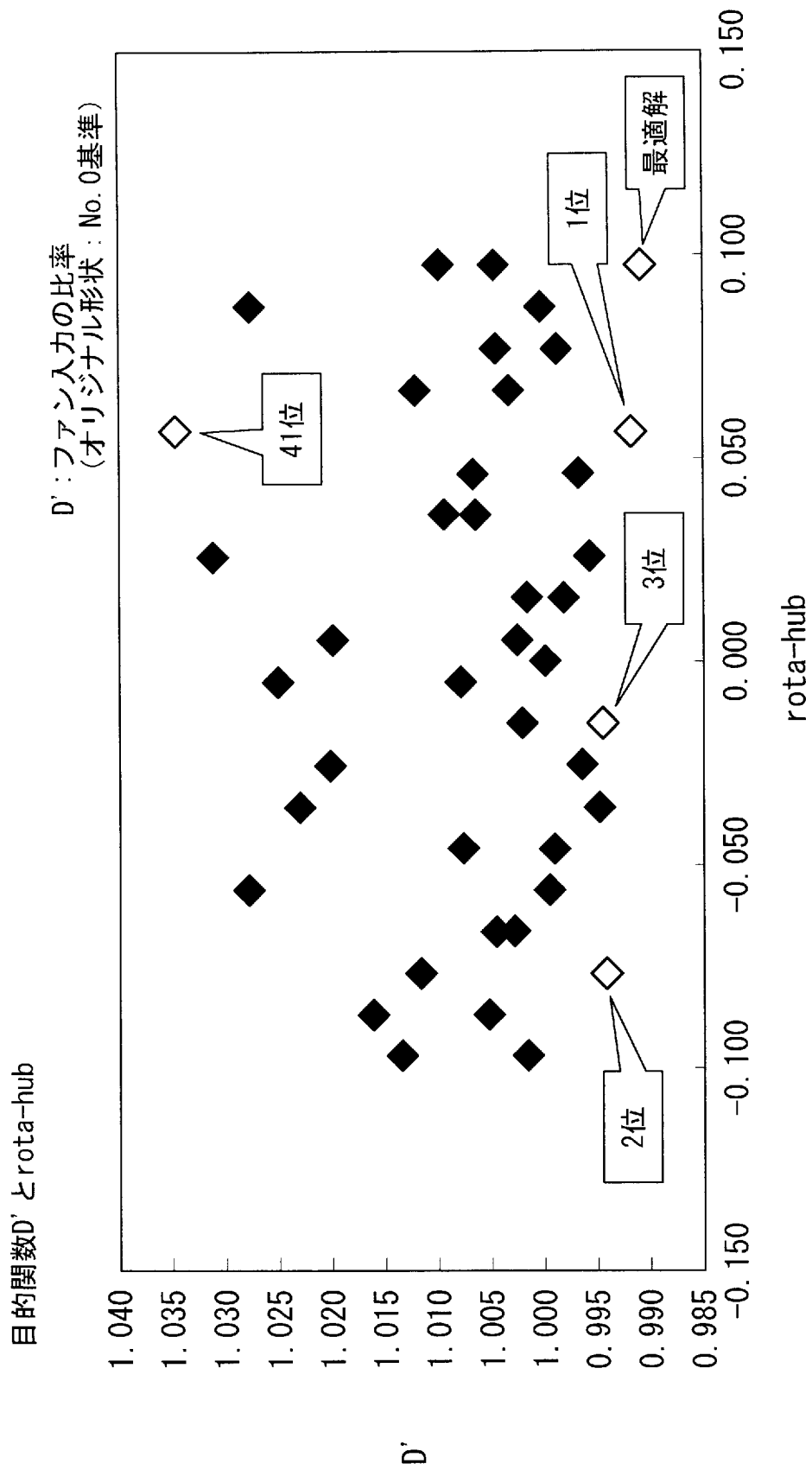
[図17]



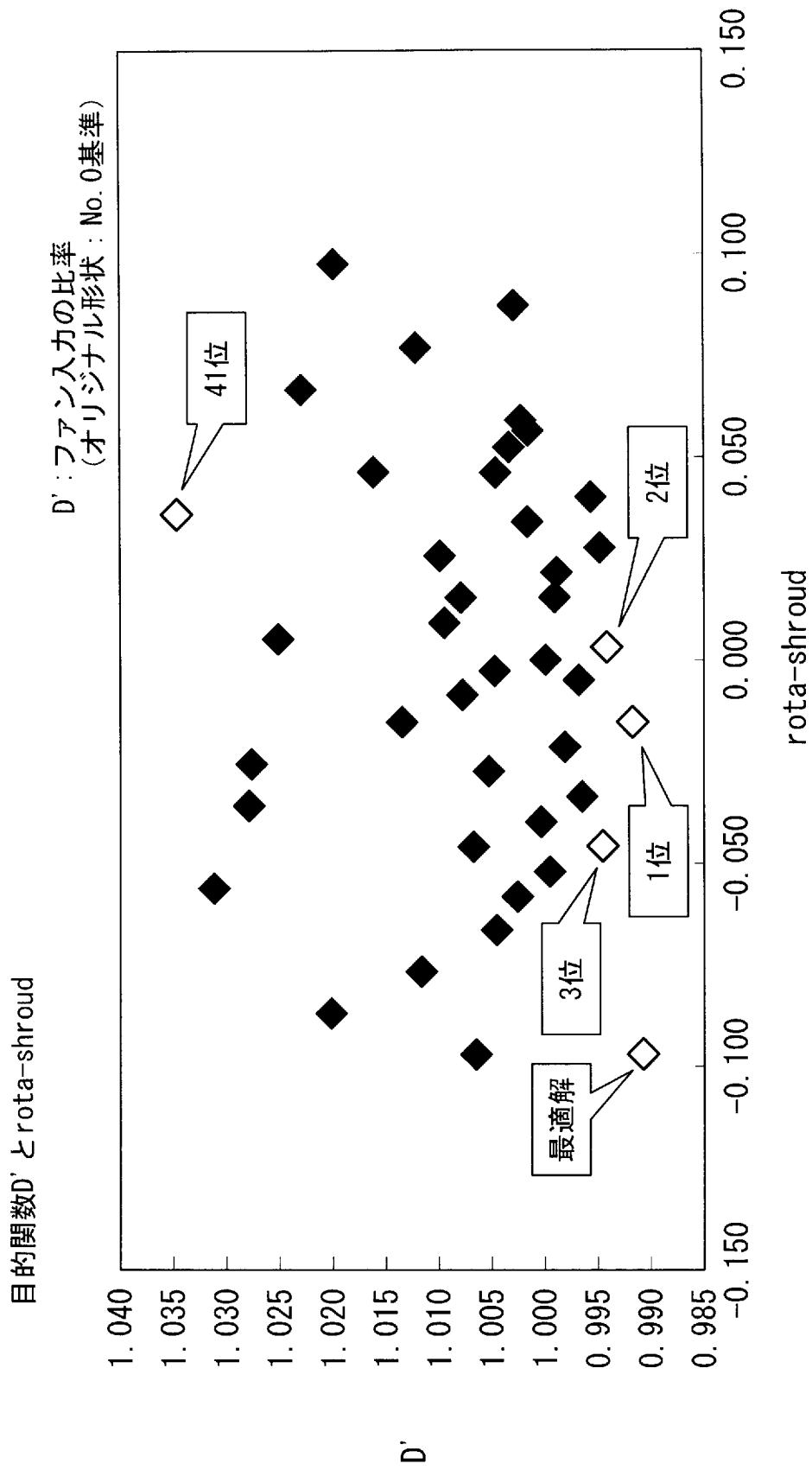
[図18]



[図19]



[図20]



INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2016/076156

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER

F04D29/30(2006.01)i, F04D29/28(2006.01)i, F04D29/66(2006.01)i, F24F1/00(2011.01)i

According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC

B. FIELDS SEARCHED

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)

F04D29/30, F04D29/28, F04D29/66, F24F1/00

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Jitsuyo Shinan Koho	1922-1996	Jitsuyo Shinan Toroku Koho	1996-2016
Kokai Jitsuyo Shinan Koho	1971-2016	Toroku Jitsuyo Shinan Koho	1994-2016

Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practicable, search terms used)

C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
X Y	JP 2013-96378 A (Daikin Industries, Ltd.), 20 May 2013 (20.05.2013), claims 1, 5 to 6; paragraphs [0023] to [0054]; fig. 1 to 9 (Family: none)	1-3, 13 4-12
X Y	JP 2011-226448 A (Toshiba Carrier Corp.), 10 November 2011 (10.11.2011), claims 1 to 2, 4; paragraphs [0009] to [0027]; fig. 1 to 7 (Family: none)	1-3, 13 4-12

☒ Further documents are listed in the continuation of Box C.

☐ See patent family annex.

* Special categories of cited documents:

"A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance
 "E" earlier application or patent but published on or after the international filing date
 "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)
 "O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means
 "P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed

"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention
 "X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone
 "Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art
 "&" document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search
21 November 2016 (21.11.16)

Date of mailing of the international search report
06 December 2016 (06.12.16)

Name and mailing address of the ISA/
Japan Patent Office
3-4-3, Kasumigaseki, Chiyoda-ku,
Tokyo 100-8915, Japan

Authorized officer

Telephone No.

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2016/076156

C (Continuation). DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	WO 2014/061642 A1 (Mitsubishi Electric Corp.), 24 April 2014 (24.04.2014), paragraphs [0020] to [0035]; fig. 1 to 4 & US 2015/0226227 A1 paragraphs [0030] to [0045]; fig. 1 to 4 & EP 2910793 A1 & CN 104736854 A	4-6, 9-12
Y	JP 2008-144667 A (Daikin Industries, Ltd.), 26 June 2008 (26.06.2008), paragraphs [0026] to [0034]; fig. 1 to 3 (Family: none)	4-6, 9-12
Y	WO 2009/069606 A1 (Daikin Industries, Ltd.), 04 June 2009 (04.06.2009), paragraphs [0039] to [0044]; fig. 6 to 11 & JP 2009-150380 A & JP 2009-174541 A & US 2010/0202886 A1 0075 to 0080; fig. 6 to 11 & EP 2213882 A1 & CN 101821513 A & KR 10-2010-0066561 A	7-12
A	WO 2009/128299 A1 (Mitsubishi Electric Corp.), 22 October 2009 (22.10.2009), entire text; all drawings & JP 2013-117233 A & EP 2264320 A1 & CN 101960150 A & AU 2009237152 A	1-13
A	JP 2013-124575 A (Mitsubishi Electric Corp.), 24 June 2013 (24.06.2013), entire text; all drawings (Family: none)	1-13

A. 発明の属する分野の分類 (国際特許分類 (IPC))

Int.Cl. F04D29/30(2006.01)i, F04D29/28(2006.01)i, F04D29/66(2006.01)i, F24F1/00(2011.01)i

B. 調査を行った分野

調査を行った最小限資料 (国際特許分類 (IPC))

Int.Cl. F04D29/30, F04D29/28, F04D29/66, F24F1/00

最小限資料以外の資料で調査を行った分野に含まれるもの

日本国実用新案公報	1922-1996年
日本国公開実用新案公報	1971-2016年
日本国実用新案登録公報	1996-2016年
日本国登録実用新案公報	1994-2016年

国際調査で使用した電子データベース (データベースの名称、調査に使用した用語)

C. 関連すると認められる文献

引用文献の カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求項の番号
X Y	JP 2013-96378 A (ダイキン工業株式会社) 2013.05.20, 請求項 1, 5-6, 段落 0023-0054, 図 1-9 (ファミリーなし)	1-3, 13 4-12
X Y	JP 2011-226448 A (東芝キャリア株式会社) 2011.11.10, 請求項 1-2, 4, 段落 0009-0027, 図 1-7 (ファミリーなし)	1-3, 13 4-12

C欄の続きにも文献が列挙されている。

パテントファミリーに関する別紙を参照。

* 引用文献のカテゴリー

「A」特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を示すもの
「E」国際出願日前の出願または特許であるが、国際出願日以後に公表されたもの
「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する文献 (理由を付す)
「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献
「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願

の日の後に公表された文献

「T」国際出願日又は優先日後に公表された文献であって出願と矛盾するものではなく、発明の原理又は理論の理解のために引用するもの
「X」特に関連のある文献であって、当該文献のみで発明の新規性又は進歩性がないと考えられるもの
「Y」特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以上の文献との、当業者にとって自明である組合せによって進歩性がないと考えられるもの
「&」同一パテントファミリー文献

国際調査を完了した日

21.11.2016

国際調査報告の発送日

06.12.2016

国際調査機関の名称及びあて先

日本国特許庁 (ISA/J P)

郵便番号 100-8915

東京都千代田区霞が関三丁目4番3号

特許庁審査官 (権限のある職員)

鈴木 貴雄

30

9523

電話番号 03-3581-1101 内線 3358

C (続き) . 関連すると認められる文献		
引用文献の カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求項の番号
Y	WO 2014/061642 A1 (三菱電機株式会社) 2014. 04. 24, 段落 0020-0035, 図 1-4 & US 2015/0226227 A1, 段落 0030-0045, FIG. 1-4 & EP 2910793 A1 & CN 104736854 A	4-6, 9-12
Y	JP 2008-144667 A (ダイキン工業株式会社) 2008. 06. 26, 段落 0026-0034, 図 1-3 (ファミリーなし)	4-6, 9-12
Y	WO 2009/069606 A1 (ダイキン工業株式会社) 2009. 06. 04, 段落 0039-0044, 図 6-11 & JP 2009-150380 A & JP 2009-174541 A & US 2010/0202886 A1, 0075-0080, Fig. 6-11 & EP 2213882 A1 & CN 101821513 A & KR 10-2010-0066561 A	7-12
A	WO 2009/128299 A1 (三菱電機株式会社) 2009. 10. 22, 全文, 全図 & JP 2013-117233 A & EP 2264320 A1 & CN 101960150 A & AU 2009237152 A	1-13
A	JP 2013-124575 A (三菱電機株式会社) 2013. 06. 24, 全文, 全図 (ファミリーなし)	1-13