

(19)日本国特許庁(JP)

(12)特許公報(B2)

(11)特許番号
特許第7586261号
(P7586261)

(45)発行日 令和6年11月19日(2024.11.19)

(24)登録日 令和6年11月11日(2024.11.11)

(51)国際特許分類	F I		
F 2 8 D 15/04 (2006.01)	F 2 8 D 15/04	B	
F 2 8 D 15/02 (2006.01)	F 2 8 D 15/02	1 0 1 H	
H 0 1 L 23/427(2006.01)	H 0 1 L 23/46	B	
H 0 5 K 7/20 (2006.01)	H 0 5 K 7/20	Q	

請求項の数 7 (全35頁)

(21)出願番号	特願2023-172809(P2023-172809)	(73)特許権者	000002897
(22)出願日	令和5年10月4日(2023.10.4)		大日本印刷株式会社
(62)分割の表示	特願2019-156307(P2019-156307)		東京都新宿区市谷加賀町一丁目1番1号
)の分割	(74)代理人	100129838
原出願日	令和1年8月29日(2019.8.29)		弁理士 山本 典輝
(65)公開番号	特開2024-9873(P2024-9873A)	(74)代理人	100101203
(43)公開日	令和6年1月23日(2024.1.23)		弁理士 山下 昭彦
審査請求日	令和5年10月4日(2023.10.4)	(74)代理人	100104499
(31)優先権主張番号	特願2018-162867(P2018-162867)		弁理士 岸本 達人
(32)優先日	平成30年8月31日(2018.8.31)	(72)発明者	高橋 伸一郎
(33)優先権主張国・地域又は機関	日本国(JP)		東京都新宿区市谷加賀町一丁目1番1号
			大日本印刷株式会社内
		(72)発明者	太田 貴之
			東京都新宿区市谷加賀町一丁目1番1号
			大日本印刷株式会社内

最終頁に続く

(54)【発明の名称】 ベーパーチャンバー、電子機器

(57)【特許請求の範囲】

【請求項1】

密閉空間に作動流体が封入されたベーパーチャンバーであって、
前記密閉空間には、前記作動流体が凝縮液の状態で移動する流路である凝縮液流路と、
前記凝縮液流路に隣接し、前記作動流体が蒸気及び凝縮液の状態で移動する蒸气流路と、
が備えられており、
前記蒸气流路及び前記凝縮液流路が直線状に延びる直線部と、
前記直線部に連続し、前記蒸气流路及び前記凝縮液流路の延びる方向が変化する湾曲部と、
を有し、
前記蒸气流路に隣接し、前記蒸气流路の延びる方向に沿って配置されて前記蒸气流路と
前記凝縮液流路とを隔てる複数の壁、及び、前記壁と前記壁との間に形成され前記蒸气流
路と前記凝縮液流路とを連通する複数の開口部が配列され、
前記湾曲部における前記開口部の配列ピッチが前記直線部における前記開口部の配列ピ
ッチと異なる、
ベーパーチャンバー。

【請求項2】

前記湾曲部における前記開口部の配列ピッチが前記直線部における前記開口部の配列ピ
ッチよりも大きい、請求項1に記載のベーパーチャンバー。

【請求項3】

前記湾曲部における前記開口部の配列ピッチが前記直線部における前記開口部の配列ピ

ッチよりも小さい、請求項 1 に記載のペーパーチャンバー。

【請求項 4】

密閉空間に作動流体が封入されたペーパーチャンバーであって、

前記密閉空間には、前記作動流体が凝縮液の状態で移動する流路である凝縮液流路と、前記凝縮液流路に隣接し、前記作動流体が蒸気及び凝縮液の状態で移動する蒸气流路と、
が備えられており、

前記蒸气流路及び前記凝縮液流路が直線状に延びる直線部と、
前記直線部に連続し、前記蒸气流路及び前記凝縮液流路の延びる方向が変化する湾曲部と、
を有し、

前記蒸气流路に隣接し、前記蒸气流路の延びる方向に沿って配置されて前記蒸气流路と
前記凝縮液流路とを隔てる複数の壁及び、前記壁と前記壁との間に形成され前記蒸气流路
と前記凝縮液流路とを連通する複数の開口部が配列され、

10

前記湾曲部における前記壁の長さが前記直線部における前記壁の長さ異なる、
ペーパーチャンバー。

【請求項 5】

前記湾曲部における前記壁の長さが前記直線部における前記壁の長さよりも大きい、請求項 4 に記載のペーパーチャンバー。

【請求項 6】

前記湾曲部における前記壁の長さが前記直線部における前記壁の長さよりも小さい、請求項 4 に記載のペーパーチャンバー。

20

【請求項 7】

筐体と、

前記筐体の内側に配置された電子部品と、

前記電子部品に対して直接又は他の部材を介して接触して配置された請求項 1 乃至 6 のいずれかに記載されたペーパーチャンバーと、を備える、

電子機器。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

【0001】

本発明は、密閉空間に封入された作動流体が移動しつつ熱輸送を行うペーパーチャンバーに関する。

30

【背景技術】

【0002】

パソコン並びに携帯電話及びタブレット端末等の携帯型端末に代表される電子機器には、CPU（中央演算処理装置）等の電子部品が用いられている。このような電子部品からの発熱量は、情報処理能力の向上により増加する傾向にあるため、これを冷却する技術が重要となっている。

冷却のための手段としてヒートパイプがよく知られている。これはパイプ内に封入された作動流体により、その相変化を利用して熱源における熱を他の部位に輸送することで拡散させ、熱源を冷却するものである。

40

【0003】

一方、近年においてはこれら電子機器の薄型化が顕著であり、従来のヒートパイプよりも薄型の冷却手段が必要となってきた。これに対してペーパーチャンバーが提案されている。ペーパーチャンバーは、シート型ヒートパイプと呼ばれることもあり、ヒートパイプによる熱輸送の考え方を平板状の部材に展開した機器である。すなわち、ペーパーチャンバーでは、対向する平板の間に作動流体が封入されており、この作動流体の相変化を利用して熱源における熱を輸送及び拡散して熱源を冷却する。

【0004】

このようなペーパーチャンバーは電子機器の内側に配置されており、電子機器の内側には他にも多くの部材が配置されているため、ペーパーチャンバーが配置できる位置には制

50

約があることが多い。そうすると、必ずしも直線状に作動流体のための流路を設けることはできず、例えば特許文献 1 に記載のように、方向が変化するように曲がった部位を有する流路を設けることで、配置に対する制約に対応する必要があった。

【先行技術文献】

【特許文献】

【0005】

【文献】特開 2016 - 205693 号公報

【発明の概要】

【発明が解決しようとする課題】

【0006】

10

しかしながら、特許文献 1 に記載のように、作動流体の流路の方向が変化するペーパーチャンバーでは、熱輸送能力を高め難いという問題があった。

【0007】

そこで本発明は上記問題を鑑み、方向が変化する流路を有する場合であっても熱輸送能力を高めることができるペーパーチャンバーを提供することを課題とする。また、このペーパーチャンバーを備える電子機器を提供する。

【課題を解決するための手段】

【0008】

発明者は、鋭意検討の結果、方向が変化する複数の蒸気流路を有するペーパーチャンバーでは、作動流体の流路の方向が変化する際に作動流体の流動抵抗が高くなり、流路の末端まで蒸気が伝わり難く、十分に熱輸送ができなくなることがあるという知見を得た。また、複数の蒸気流路でその長さが異なるため、流動抵抗に差ができてしまうため作動流体がバランスよく移動しないため流動抵抗の差が大きくなると熱輸送能力が低下し、想定していた性能を出すことができないことがあることもわかった。これらの知見に基づいて発明者は本発明を完成させた。以下本発明について説明する。

20

【0009】

本発明の 1 つの態様は、密閉空間に作動流体が封入されたペーパーチャンバーであって、密閉空間には、作動流体が凝縮液の状態で移動する流路である凝縮液流路と、凝縮液流路より流路断面積が大きく、作動流体が蒸気及び凝縮液の状態で移動する複数の蒸気流路と、が備えられており、複数の凝縮液流路と複数の蒸気流路が直線状に延びる直線部と、直線部に連続し、複数の凝縮液流路と複数の蒸気流路の延びる方向が変化する湾曲部と、を有し、湾曲部における蒸気流路は、直線部における蒸気流路よりも流路断面積が大きくなるように構成されている、ペーパーチャンバーである。

30

【発明の効果】

【0010】

本発明によれば、ペーパーチャンバーが、方向が変化する流路を有する場合であっても、熱輸送能力を高めることができる。

【図面の簡単な説明】

【0011】

【図 1】図 1 (a) はペーパーチャンバー 1 の斜視図、図 1 (b) はペーパーチャンバー 1 の分解斜視図である。

40

【図 2】図 2 は第一シート 10 の斜視図である。

【図 3】図 3 は第一シート 10 の平面図である。

【図 4】図 4 は第一シート 10 の切断面である。

【図 5】図 5 (a)、図 5 (b) は第一シート 10 の他の切断面である。

【図 6】図 6 は外周液流路部 14 を平面視して一部を拡大して表した図である。

【図 7】図 7 は他の例の外周液流路部 14 を平面視して一部を拡大して表した図である。

【図 8】図 8 (a) は内側液流路部 15 に注目した切断面、図 8 (b) は内側液流路部 15 を平面視して一部を拡大して表した図である。

【図 9】図 9 (a) 乃至図 9 (c) は湾曲部 18 c の形態例を説明する図である。

50

【図 1 0】図 1 0 は蒸気流路溝 1 6 に柱 1 6 a を設けた例を説明する図である。

【図 1 1】図 1 1 (a) は湾曲部 1 8 c に注目して平面視した図、図 1 1 (b) は他の例における湾曲部 1 8 c を表す図である。

【図 1 2】図 1 2 は他の例における湾曲部 1 8 c を表す図である。

【図 1 3】図 1 3 は第二シート 2 0 の斜視図である。

【図 1 4】図 1 4 は第二シート 2 0 の平面図である。

【図 1 5】図 1 5 は第二シート 2 0 の切断面である。

【図 1 6】図 1 6 は第二シート 2 0 の他の切断面である。

【図 1 7】図 1 7 はペーパーチャンバー 1 の切断面である。

【図 1 8】図 1 8 は、図 1 7 の一部を拡大した図である。

10

【図 1 9】図 1 9 はペーパーチャンバー 1 の他の切断面である。

【図 2 0】図 2 0 (a) 乃至図 2 0 (c) は凝縮液流路の形態例を説明する図である。

【図 2 1】図 2 1 は凝縮液流路 3 及び蒸気流路 4 を説明する図である。

【図 2 2】図 2 2 は、電子機器 4 0 を説明する斜視図である。

【図 2 3】図 2 3 は、ペーパーチャンバー 1 の作動を説明する図である。

【図 2 4】図 2 4 はペーパーチャンバー 2 0 1 の外観斜視図である。

【図 2 5】図 2 5 はペーパーチャンバー 2 0 1 の分解斜視図である。

【図 2 6】図 2 6 (a) は第三シート 2 3 0 を一方の面側から見た図、図 2 6 (b) は第三シート 2 3 0 を他方の面側から見た図である。

20

【図 2 7】図 2 7 は第三シート 2 3 0 の切断面である。

【図 2 8】図 2 8 は第三シート 2 3 0 の他の切断面である。

【図 2 9】図 2 9 はペーパーチャンバー 2 0 1 の切断面である。

【図 3 0】図 3 0 は図 2 7 の一部を拡大した図である。

【図 3 1】図 3 1 はペーパーチャンバー 2 0 1 の他の切断面である。

【発明を実施するための形態】

【 0 0 1 2 】

以下、図面に基づき各形態を説明する。ただし、本発明はこれら形態に限定されるものではない。なお、以下に示す図面では分かりやすさのため部材の大きさや比率を変更または誇張して記載することがある。また、見やすさのため説明上不要な部分の図示や繰り返しとなる符号は省略することがある。

30

【 0 0 1 3 】

図 1 (a) には第一の形態にかかるペーパーチャンバー 1 の外観斜視図、図 1 (b) にはペーパーチャンバー 1 の分解斜視図を表した。これら図及び以下に示す各図には必要に応じて便宜のため、互いに直交する方向を表す矢印 (x 、 y 、 z) も表した。ここで x y 面内方向は平板状であるペーパーチャンバー 1 の板面に沿った方向であり、 z 方向は厚さ方向である。

【 0 0 1 4 】

本形態のペーパーチャンバー 1 は、図 1 (a) 、図 1 (b) からわかるように第一シート 1 0 及び第二シート 2 0 を有している。そして、後で説明するように、この第一シート 1 0 と第二シート 2 0 とが重ねられて接合 (拡散接合、ろう付け等) されていることにより第一シート 1 0 と第二シート 2 0 との間に中空部が形成され、この中空部に作動流体が封入されて密閉空間 2 とされている (例えば図 1 7 参照) 。

40

【 0 0 1 5 】

本形態で第一シート 1 0 は全体としてシート状の部材で、平面視で L 字状とされている。図 2 には第一シート 1 0 を内面 1 0 a 側から見た斜視図、図 3 には第一シート 1 0 を内面 1 0 a 側から見た平面図をそれぞれ表した。また、図 4 には図 3 の I V - I V で切断したときの第一シート 1 0 の切断面を示した。

第一シート 1 0 は、内面 1 0 a 、該内面 1 0 a とは反対側となる外面 1 0 b 及び内面 1 0 a と外面 1 0 b とを渡して厚さを形成する側面 1 0 c を備え、内面 1 0 a 側に作動流体が移動する流路のためのパターンが形成されている。後述するようにこの第一シート 1 0

50

の内面 10a と第二シート 20 の内面 20a とが対向するようにして重ね合わされることで中空部が形成され、ここに作動流体が封入されて密閉空間 2 となる。

【0016】

第一シート 10 の厚さは特に限定されることはないが、0.01mm 以上 1.0mm 以下が好ましく、より好ましくは 0.05mm 以上 0.2mm 以下である。これにより薄型のペーパーチャンバーとして適用できる場面を多くすることができる。

【0017】

第一シート 10 は本体 11 及び注入部 12 を備えている。本体 11 は作動流体が移動する部位を形成するシート状であり、本形態では平面視で湾曲する部位を有する L 字型である。

注入部 12 は第一シート 10 と第二シート 20 により形成された中空部に対して作動流体を注入する部位であり、本形態では本体 11 の平面視 L 字型から突出する平面視四角形のシート状である。本形態では第一シート 10 の注入部 12 は内面 10a 側も外面 10b 側も平坦面とされている。

【0018】

本体 11 の内面 10a 側には作動流体が移動するための構造が形成されている。

当該構造として具体的には、本体 11 の内面 10a 側に、外周接合部 13、外周液流路部 14、内側液流路部 15、蒸气流路溝 16、及び、蒸气流路連通溝 17 が具備されている。

【0019】

外周接合部 13 は、本体 11 の内面 10a 側に、該本体 11 の外周に沿って形成された面である。この外周接合部 13 が第二シート 20 の外周接合部 23 に重なって接合（拡散接合、ろう付け等）されることにより、第一シート 10 と第二シート 20 との間に中空部が形成され、ここに作動流体が封入されることで密閉空間 2 となる。

図 3、図 4 に A₁₀ で示した外周接合部 13 の幅は必要に応じて適宜設定することができるが、最も小さいところで 0.05mm 以上 5.0mm 以下であることが好ましい。この幅が 0.05mm より小さくなると第一シートと第二シートとの接合時における位置ずれが生じた際に接合面積が不足する虞がある。また、この幅が 5.0mm より大きくなると、密閉空間の内容積が小さくなり蒸气流路や凝縮液流路が十分確保できなくなる虞がある。

【0020】

外周液流路部 14 は、液流路部として機能し、作動流体が凝縮して液化した際に通る流路である凝縮液流路 3（例えば図 18 参照）の一部を構成する部位である。図 5（a）には図 4 のうち矢印 Va で示した部分、図 5（b）には図 3 に Vb - Vb による切断面を示した。いずれの図にも外周液流路部 14 の断面形状が表れている。また、図 6 には図 5（a）に矢印 VI で示した方向から見た外周液流路部 14 を平面視した拡大図を表した。

【0021】

これら図からわかるように、外周液流路部 14 は本体 11 の内面 10a のうち、外周接合部 13 の内側に沿って形成され、密閉空間 2 の外周に沿って環状となるように設けられている。また、外周液流路部 14 には、該外周液流路部 14 が延びる方向に平行に延びる複数の溝である液流路溝 14a が形成され、複数の液流路溝 14a が、該液流路溝 14a が延びる方向とは異なる方向に間隔を有して配置されている。従って、図 5（a）、図 5（b）からわかるように外周液流路部 14 ではその断面において凹部である液流路溝 14a と液流路溝 14a 間の凸部である壁 14b とが凹凸を繰り返して形成されている。

ここで液流路溝 14a は溝であることから、その断面形状において、底部と、該底部に向かい合う反対側の部位に存する開口と、を備えている。

【0022】

このように複数の液流路溝 14a を備えることで、1つ当たりの液流路溝 14a の深さ及び幅を小さくし、凝縮液流路 3（例えば図 18 参照）の流路断面積を小さくして大きな毛細管力を利用することができる。一方、液流路溝 14a を複数とすることにより合計し

10

20

30

40

50

た全体としての凝縮液流路 3 の内容積は適する大きさが確保され、必要な流量の凝縮液を流すことができる。

【 0 0 2 3 】

さらに、外周液流路部 1 4 では、図 6 からわかるように隣り合う液流路溝 1 4 a は、壁 1 4 b に間隔を有して設けられた連通開口部 1 4 c により連通している。これにより複数の液流路溝 1 4 a 間で凝縮液量の均等化が促進され、効率よく凝縮液を流すことができる。また、蒸気流路 4 を形成する蒸気流路溝 1 6 に隣接する壁 1 4 b に設けられた連通開口部 1 4 c は、蒸気流路 4 と凝縮液流路 3 とを連通させる。従って、連通開口部 1 4 c を設けることにより蒸気流路 4 で生じた凝縮液を円滑に凝縮液流路 3 に移動させることができるとともに、凝縮液流路 3 で生じた蒸気を円滑に蒸気流路 4 に移動させることもでき、これによっても作動流体の円滑な移動を促進することが可能となる。

10

【 0 0 2 4 】

本形態では図 6 で示したように 1 つの液流路溝 1 4 a の該溝を挟んで液流路溝 1 4 a が延びる方向において同じ位置に対向するように連通開口部 1 4 c が配置されている。ただしこれに限定されることはなく、例えば図 7 に示したように、1 つの液流路溝 1 4 a の該溝を挟んで液流路溝 1 4 a が延びる方向において異なる位置に連通開口部 1 4 c が配置されてもよい。すなわち、この場合は液流路溝 1 4 a が延びる方向にオフセットして連通開口部 1 4 c が配置されている。

このようにオフセットして連通開口部 1 4 c を設けることで、凝縮液流路 3 を進行する作動流体からみたときに、連通開口部 1 4 c が両側に同時に表れることがなく、連通開口部 1 4 c が表れても少なくとも一方の側面は常に壁 1 4 b が存在する。そのため、毛細管力を連続的に得ることができる。かかる観点からオフセットして連通開口部 1 4 c を形成することで作動流体に働く毛細管力を高く維持することができるため、凝縮液を円滑に流すことが可能となる。

20

【 0 0 2 5 】

以上のような構成を備える外周液流路部 1 4 は、さらに次のような構成を備えていることが好ましい。

図 3、図 4、図 5 (a)、図 5 (b) に B₁₀ で示した外周液流路部 1 4 の幅は、ペーパーチャンパー全体の大きさ等から適宜設定することができるが、0 . 0 3 mm 以上 2 mm 以下であることが好ましい。この幅が 0 . 0 3 mm より小さいと外側を流れる液の量が十分得られない虞がある。またこの幅が 2 mm を超えると内側の凝縮液流路や蒸気流路のための空間が十分にとれなくなる虞がある。

30

【 0 0 2 6 】

液流路溝 1 4 a について、図 5 (a)、図 6 に C₁ で示した溝幅は 1 0 μ m 以上 3 0 0 μ m 以下であることが好ましい。

また、図 5 (a)、図 5 (b) に D で示した液流路溝 1 4 a の深さは 5 μ m 以上 2 0 0 μ m 以下であることが好ましい。これにより凝縮液が流れるために必要な液流路の毛細管力を十分に発揮することができる。ここで、液流路溝の深さ D は、第一シート 1 0 の厚さから当該溝の深さ D を引いた残りのシート厚さよりも小さいことが好ましい。これにより作動流体の凍結時においてシートが破れてしまうことをより確実に防止することができる。

40

流路の毛細管力をより強く発揮する観点から、C₁ を D で除した値で表される流路断面におけるアスペクト比 (縦横比) は、1 . 0 よりも大きい、又は 1 . 0 よりも小さいことが好ましい。その中でも製造しやすさの観点から C₁ が D よりも大きいことが好ましく、アスペクト比は 1 . 3 より大きいことが好ましい。

【 0 0 2 7 】

また、壁 1 4 b について、図 5 (a)、図 6 に C₂ で示した幅は 2 0 μ m 以上 3 0 0 μ m 以下であることが好ましい。この幅が 2 0 μ m より小さいと作動流体の凍結と溶融との繰り返しにより破断し易くなり、この幅が 3 0 0 μ m より大きくなると連通開口部 1 4 c の幅が大きくなりすぎ、隣り合う凝縮液流路 3 との作動流体の円滑な連通が阻害される虞がある。

50

【 0 0 2 8 】

連通開口部 1 4 c について、図 6 に C₃ で示した液流路溝 1 4 a が延びる方向に沿った連通開口部 1 4 c の大きさは 2 0 μ m 以上 1 8 0 μ m 以下であることが好ましい。

また、図 6 に C₄ で示した液流路溝 1 4 a が延びる方向における隣り合う連通開口部 1 4 c のピッチは 3 0 0 μ m 以上 2 7 0 0 μ m 以下であることが好ましい。

【 0 0 2 9 】

本形態では液流路溝 1 4 a の断面形状は半楕円形であるがこれに限定されることなく、正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、底部が半円形、底部が半楕円形等であってもよい。

【 0 0 3 0 】

また、液流路溝 1 4 a は、密閉空間内の縁に沿って連続して形成されていることが好ましい。すなわち、液流路溝 1 4 a は他の構成要素によって寸断されることなく 1 周に亘って環状に延びていることが好ましい。これにより凝縮液の移動を阻害する要因が減るため、円滑に凝縮液を移動させることができる。

【 0 0 3 1 】

本形態では外周液流路部 1 4 が設けられているが、外周液流路部 1 4 は必ずしも設けられる必要はなくペーパーチャンバーの形状、ペーパーチャンバーが適用される機器との関係、及び、使用環境等の観点から、外周液流路部 1 4 が設けられていない形態としてもよい。この形態では密閉空間の外周部を蒸気流路として、ペーパーチャンバーの外周部まで蒸気により熱を運ぶように構成することができ、より高い均熱化をすることができる場合がある。

【 0 0 3 2 】

図 2 乃至図 4 に戻って内側液流路部 1 5 について説明する。内側液流路部 1 5 も液流路部として機能し、作動流体が凝縮して液化した際に通る凝縮液流路 3 の一部を構成する部位である。図 8 (a) には図 4 のうち V I I I a で示した部分を示した。この図にも内側液流路部 1 5 の断面形状が表れている。また、図 8 (b) には図 8 (a) に矢印 V I I I b で示した方向から見た内側液流路部 1 5 を平面視した拡大図を示した。

【 0 0 3 3 】

これら図からわかるように、内側液流路部 1 5 は本体 1 1 の内面 1 0 a のうち、環状である外周液流路部 1 4 (又は、外周接合部 1 3) の環の内側に形成されている。本形態の内側液流路部 1 5 は、図 2、図 3 からわかるように、湾曲部を有して延びる凸条であり、複数 (本形態では 5 つ) の内側液流路部 1 5 が延びる方向とは異なる方向に間隔を有して配列され、蒸気流路溝 1 6 の間に配置されている。

各内側液流路部 1 5 には、内側液流路部 1 5 が延びる方向に平行な溝である液流路溝 1 5 a が形成され、複数の液流路溝 1 5 a が、該液流路溝 1 5 a が延びる方向とは異なる方向に所定の間隔で配置されている。従って、図 4、図 8 (a) からわかるように内側液流路部 1 5 ではその断面において凹部である液流路溝 1 5 a と液流路溝 1 5 a 間の凸部である壁 1 5 b とが凹凸を繰り返して形成されている。

ここで液流路溝 1 5 a は溝であることから、その断面形状において、底部と、該底部に向かい合う反対側の部位に存する開口と、を備えている。

【 0 0 3 4 】

このように複数の液流路溝 1 5 a を備えることで、1 つ当たりの液流路溝 1 5 a の深さ及び幅を小さくし、凝縮液流路 3 (例えば図 1 8 参照) の流路断面積を小さくして大きな毛細管力を利用することができる。一方、液流路溝 1 5 a を複数とすることにより合計した全体としての凝縮液流路 3 の内容積は適する大きさが確保され、必要な流量の凝縮液を流すことができる。

【 0 0 3 5 】

さらに、内側液流路部 1 5 でも、図 8 (b) からわかるように、外周液流路部 1 4 の例に倣って図 6 と同じようにして隣り合う液流路溝 1 5 a は、壁 1 5 b に間隔を有して設けられた連通開口部 1 5 c により連通している。これにより複数の液流路溝 1 5 a 間で凝縮

10

20

30

40

50

液量の均等化が促進され、効率よく凝縮液を流すことができる。また、蒸気流路 4 を形成する蒸気流路溝 1 6 に隣接する壁 1 5 b に設けられた連通開口部 1 5 c は、蒸気流路 4 と凝縮液流路 3 とを連通させる。従って、後で説明するように連通開口部 1 5 c を構成することにより蒸気流路 4 で生じた凝縮液を円滑に凝縮液流路 3 に移動させることができるとともに、凝縮液流路で発生した蒸気を円滑に蒸気流路 4 に移動させることもでき、これによっても作動流体の円滑な移動を促進することが可能となる。

【 0 0 3 6 】

内側液流路部 1 5 についても、図 7 の例に倣って、1 つの液流路溝 1 5 a の該溝を挟んで液流路溝 1 5 a が延びる方向において異なる位置に連通開口部 1 5 c が配置されてもよい。

10

このようにオフセットして連通開口部 1 5 c を設けることで、凝縮液流路 3 を進行する作動流体から見たときに、連通開口部 1 5 c が両側に同時に表れることがなく、連通開口部 1 5 c が表れても少なくとも一方の側面は常に壁 1 5 b が存在する。そのため、毛細管力を連続的に得ることができる。かかる観点からオフセットして連通開口部 1 5 c を形成することで作動流体に働く毛細管力を高く維持することができるため、作動流体のより円滑な移動が可能となる。

【 0 0 3 7 】

以上のような構成を備える内側液流路部 1 5 は、さらに次のような構成を備えていることが好ましい。

図 3、図 4、図 8 (a) に E₁₀ で示した内側液流路部 1 5 の幅は、1 0 0 μ m 以上 2 0 0 0 μ m 以下であることが好ましい。また、複数の内側液流路部 1 5 のピッチは 2 0 0 μ m 以上 4 0 0 0 μ m 以下であることが好ましい。これにより蒸気流路の流路抵抗を十分に下げ、蒸気流路における作動流体の移動と、凝縮液流路における毛細管力の作用による作動流体の移動とをバランスよく行うことができる。

20

【 0 0 3 8 】

液流路溝 1 5 a について、図 8 (a)、図 8 (b) に F₁ で示した溝幅は 1 0 μ m 以上 3 0 0 μ m 以下であることが好ましい。

また、図 8 (a) に G で示した溝の深さは 5 μ m 以上 2 0 0 μ m 以下であることが好ましい。これにより凝縮液の移動に必要な凝縮液流路の毛細管力を十分に発揮することができる。ここで、溝の深さ G は、第一シート 1 0 の厚さから当該溝の深さ G を引いた残りのシート厚さよりも小さいことが好ましい。これにより作動流体の凍結時においてシートが破れてしまうことをより確実に防止することができる。

30

流路の毛細管力をより強く発揮する観点から、F₁ を G で除した値で表される流路断面におけるアスペクト比（縦横比）は、1 . 0 よりも大きい、又は 1 . 0 よりも小さいことが好ましい。その中でも製造の観点から F₁ が G より大きいことが好ましく、アスペクト比は 1 . 3 より大きいことが好ましい。

【 0 0 3 9 】

また、壁 1 5 b について、図 8 (a)、図 8 (b) に F₂ で示した幅は 2 0 μ m 以上 3 0 0 μ m 以下であることが好ましい。この幅が 2 0 μ m より小さいと作動流体の凍結と溶解の繰り返しにより破断し易くなり、この幅が 3 0 0 μ m より大きくなると連通開口部 1 5 c の幅が大きくなりすぎ、凝縮液流路 3 間の円滑な連通が阻害される虞がある。

40

【 0 0 4 0 】

連通開口部 1 5 c について、図 8 (b) に F₃ で示した液流路溝 1 5 a が延びる方向に沿った連通開口部の大きさは 2 0 μ m 以上 1 8 0 μ m 以下であることが好ましい。

また、図 8 (b) に F₄ で示した液流路溝 1 5 a が延びる方向における隣り合う連通開口部 1 5 c のピッチは 3 0 0 μ m 以上 2 7 0 0 μ m 以下であることが好ましい。

【 0 0 4 1 】

また、本形態で液流路溝 1 5 a の断面形状は半楕円形であるが、これに限らず、正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、底部が半円形、底部が半楕円形等であってもよい。

50

【 0 0 4 2 】

次に蒸気流路溝 1 6 について説明する。蒸気流路溝 1 6 は、蒸気状及び凝縮液状の作動流体が移動する部位で、蒸気流路 4 の一部を構成する。図 3 には平面視した蒸気流路溝 1 6 の形状、図 4 には蒸気流路溝 1 6 の断面形状がそれぞれ表れている。

【 0 0 4 3 】

これらの図からもわかるように、蒸気流路溝 1 6 は本体 1 1 の内面 1 0 a のうち、環状である外周液流路部 1 4 の環の内側に形成された溝により構成されている。詳しくは本形態の蒸気流路溝 1 6 は、隣り合う内側液流路部 1 5 の間、及び、外周液流路部 1 4 と内側液流路部 1 5 との間に形成され、湾曲した部位を有して延びた溝である。そして、複数（本形態では 6 つ）の蒸気流路溝 1 6 が当該延びる方向とは異なる方向に配列されている。従って、図 4 からわかるように第一シート 1 0 は、内側液流路部 1 5 を凸条とし、蒸気流路溝 1 6 を凹条とした凹凸が繰り返された形状を備えている。

10

ここで蒸気流路溝 1 6 は溝であることから、その断面形状において、底部と、該底部に向かい合う反対側の部位に存する開口と、を備えている。

【 0 0 4 4 】

蒸気流路溝 1 6 は、第二シート 2 0 の蒸気流路溝 2 6 と組み合わされて蒸気流路 4 が形成されたとき、当該蒸気流路 4 で作動流体が移動するように構成されていればよい。そのため、蒸気流路溝 1 6 は、さらに次のような構成を備えていることが好ましい。

図 3、図 4 に H_{10} で示した蒸気流路溝 1 6 の幅は、少なくとも上記した液流路溝 1 4 a、液流路溝 1 5 a の幅 C_1 、幅 F_1 より大きく形成され、 $100\mu\text{m}$ 以上 $2000\mu\text{m}$ 以下であることが好ましい。

20

一方、図 4 に I_{10} で示した蒸気流路溝 1 6 の深さは、少なくとも上記した液流路溝 1 4 a、液流路溝 1 5 a の深さ D 、深さ G より大きく形成され、 $10\mu\text{m}$ 以上 $300\mu\text{m}$ 以下であることが好ましい。

これにより、蒸気流路が形成されたときに作動流体の安定した移動が行われるとともに、蒸気流路溝の流路断面積を液流路溝よりも大きくすることで、作動流体の性質上、凝縮液よりも体積が大きくなる蒸気を円滑に移動させることができる。

【 0 0 4 5 】

ここで蒸気流路溝 1 6 は、後で説明するように第二シート 2 0 と組み合わされて蒸気流路 4 が形成されたときに、蒸気流路 4 の幅が高さ（厚さ方向大きさ）よりも大きい扁平形状となるように構成されていることが好ましい。そのため、 H_{10} を I_{10} で除した値で示されるアスペクト比は好ましくは 4 . 0 以上、より好ましくは 8 . 0 以上である。

30

【 0 0 4 6 】

本形態では蒸気流路溝 1 6 の断面形状は半楕円形であるが、これに限らず正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、底部が円形、底部が半楕円形等であってもよい。

【 0 0 4 7 】

蒸気流路連通溝 1 7 は、複数の蒸気流路溝 1 6 を連通させ、第二シート 2 0 の蒸気流路連通溝 2 7 と組み合わされて蒸気流路溝 1 6 による複数の蒸気流路 4 をその端部で連通する流路を形成する溝である。これにより、内側液流路部 1 5 が延びる方向における蒸気流路 4 で生じる作動流体の移動を円滑に行うことができる。

40

また、これにより蒸気流路 4 にある作動流体の均等化が図られたり、蒸気がより広い範囲に運ばれ、多くの液流路溝 1 4 a、液流路溝 1 5 a による凝縮液流路 3 を効率よく利用できるようになったりもする。

【 0 0 4 8 】

本形態の蒸気流路連通溝 1 7 は、図 2、図 3 からわかるように、内側液流路部 1 5 が延びる方向の両端部及び蒸気流路溝 1 6 が延びる方向の両端部と、外周液流路部 1 4 との間に形成されている。図 5 (b) には蒸気流路連通溝 1 7 の連通方向に直交する断面が表れている。なお、蒸気流路連通溝 1 7 と蒸気流路溝 1 6 との境界は必ずしも形状による境界が形成されるわけではないので、図 2、図 3 にはわかりやすさのため、当該境界を点線で表した。

50

【 0 0 4 9 】

蒸気流路連通溝 1 7 は、隣り合う蒸気流路溝 1 6 を繋ぐように連通させることができればよく、その形状は特に限定されることはないが、例えば次のような構成を備えることができる。

図 3、図 5 (b) に J₁₀ で示した蒸気流路連通溝 1 7 の幅は、1 0 0 μ m 以上 1 0 0 0 μ m 以下であることが好ましい。

また、図 5 (b) に K₁₀ で示した蒸気流路連通溝 1 7 の深さは、1 0 μ m 以上 3 0 0 μ m 以下であることが好ましく、その中でも蒸気流路溝 1 6 の深さ I₁₀ と同じであることが好ましい。これにより第一シート 1 0 の製造が容易になる。

【 0 0 5 0 】

本形態で蒸気流路連通溝 1 7 の断面形状は半楕円形であるが、これに限らず、正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、底部が半円形、底部が半楕円形等であってもよい。

【 0 0 5 1 】

また、本形態では第一シート 1 0 は、液流路溝 1 4 a (外周液流路部 1 4)、液流路溝 1 5 a (内側液流路部 1 5)、及び蒸気流路溝 1 6 において、これらが延びる方向が変化する部位である湾曲部 1 8 c を備えている。すなわち、第一シート 1 0 は、液流路溝 1 4 a (外周液流路部 1 4)、液流路溝 1 5 a (内側液流路部 1 5)、及び蒸気流路溝 1 6 が x 方向に直線状に延びる直線部 1 8 a、液流路溝 1 4 a (外周液流路部 1 4)、液流路溝 1 5 a (内側液流路部 1 5)、及び蒸気流路溝 1 6 が y 方向に直線状に延びる直線部 1 8 b、並びに、直線部 1 8 a 及び直線部 1 8 b における液流路溝 1 4 a (外周液流路部 1 4)、液流路溝 1 5 a (内側液流路部 1 5)、及び蒸気流路溝 1 6 を連結する湾曲部 1 8 c を備える。従って湾曲部 1 8 c は、その一端が一方の直線部 1 8 a に接続され、他端が他方の直線部 1 8 b に接続され、x 方向から y 方向へ、及び、y 方向から x 方向へ流れが向きを変えるように液流路溝 1 4 a (外周液流路部 1 4)、液流路溝 1 5 a (内側液流路部 1 5)、及び蒸気流路溝 1 6 が湾曲している。

ここで直線部と湾曲部との境界は、各溝において流れの方向が変化し始める点を境界とすればよい。以下、同様に考えることができる。図 1 1 (a) には図 3 のうち湾曲部 1 8 c の部位に注目して拡大した図を表した。

【 0 0 5 2 】

図 3、図 1 1 (a) からよくわかるように本形態では、湾曲部 1 8 c において、直線部 1 8 a、直線部 1 8 b に対して蒸気流路溝 1 6 の幅が大きく形成されている。これによれば、流路の湾曲により流動抵抗が大きくなる湾曲部 1 8 c で流動抵抗を下げることができ、ペーパーチャンバー全体として流動抵抗が小さくなるため、作動流体の移動がより円滑となって熱輸送能力を高めることができる。その際、湾曲部 1 8 c の範囲では当該幅の大きさを一定としてもよい。これにより作動流体の流動抵抗を低く抑えることができる。

【 0 0 5 3 】

このように湾曲部 1 8 c において蒸気流路溝 1 6 の幅を、直線部 1 8 a、直線部 1 8 b における蒸気流路溝 1 6 の幅より大きくする手段は特に限定されることはない。本形態では湾曲部 1 8 c に属する部位の外周液流路部 1 4、及び、内側液流路部 1 5 の幅を、直線部 1 8 a、直線部 1 8 b に属する部位の外周液流路部 1 4、及び、内側液流路部 1 5 の幅より小さくすることによりなされている。この際には、この部位において外周液流路部 1 4 の液流路溝 1 4 a 及び内側液流路部 1 5 の液流路溝 1 5 a の幅を小さくしてもよいし、液流路溝 1 4 a 及び液流路溝 1 5 a の数を減らしてもよい。

【 0 0 5 4 】

この他、湾曲部 1 8 c に属する外周液流路部 1 4、及び、内側液流路部 1 5 の幅を、直線部 1 8 a、直線部 1 8 b に属する外周液流路部 1 4、及び、内側液流路部 1 5 の幅と同じとしたままで、湾曲部 1 8 c における蒸気流路溝 1 6 の幅を直線部 1 8 a、直線部 1 8 b における蒸気流路溝 1 6 の幅より大きくする手段を適用してもよい。具体的な例として図 9 (a) 乃至図 9 (c) に説明のための図を示した。

10

20

30

40

50

【 0 0 5 5 】

図 9 (a) 乃至図 9 (c) では、 1 つの蒸気流路溝 1 6 に注目して説明する図である。他の複数の蒸気流路溝 1 6 についても同じように考えることができる。

図 9 (a) 乃至図 9 (c) に表した符号の意味は次の通りである。

・蒸気流路溝 1 6 は湾曲部 1 8 c において、湾曲の内側壁 w_{in} は湾曲の半径が r_{in} であり、その中心が O_1 の円弧状である。

・蒸気流路溝 1 6 は湾曲部 1 8 c において、湾曲の外側壁 w_{out} は湾曲の半径が r_{out} であり、後で説明するように形態によってその中心が O_1 、 O_2 、又は O_3 の円弧状である。

・直線部 1 8 a、直線部 1 8 b で蒸気流路溝 1 6 の幅が であるところ、湾曲部 1 8 c で蒸気流路溝 1 6 の幅が に広げられている (<)。

・点線で示した曲線は、蒸気流路溝 1 6 の幅が湾曲部 1 8 c でも が維持された場合の仮想線であり、このときの曲率半径は r_c であり、その中心が O_1 の円弧状である。

ここで、湾曲の半径は、湾曲部において壁 (内側壁、外側壁) の向きが変化し始めた 2 点、及び、この 2 点の中央における 1 点の合計 3 点を通る円を考え、この円の半径を湾曲の半径とすることができる。また、湾曲を円や楕円の一部であると見なしたとき、図 9、図 1 1 に示したように、湾曲に対して円、楕円の中心側 (すなわち O_1 、 O_2 、 O_3 側) を湾曲部の「内側」、湾曲に対して円、楕円の中心側とは反対側を湾曲の「外側」とする。また、湾曲の形状は正円の一部のような形状であることに限らず、楕円の一部のような形状でもよく、湾曲部において配置される複数の蒸気流路溝のうち一部が直線であるような形状であってもよい。以下湾曲部に関する形状は同様に考えることができる。

【 0 0 5 6 】

図 9 (a) の例は、湾曲部 1 8 c において、蒸気流路溝 1 6 の外側壁 w_{out} の湾曲の半径 r_{out} が湾曲の半径 r_c よりも大きい ($r_{out} > r_c$) とともに、その中心が O_1 である。

【 0 0 5 7 】

図 9 (b) の例は、湾曲部 1 8 c において、蒸気流路溝 1 6 の外側壁 w_{out} の湾曲の半径 r_{out} が曲率半径 r_c と同じ ($r_{out} = r_c$) であるが、その中心が O_1 よりも蒸気流路溝 1 6 側にずれた O_2 にある。

【 0 0 5 8 】

図 9 (c) の例は、湾曲部 1 8 c において、蒸気流路溝 1 6 の外側壁 w_{out} の湾曲の半径 r_{out} が曲率半径 r_{in} 及び曲率半径 r_c よりも小さく ($r_{out} < r_{in} < r_c$)、その中心が O_1 よりも蒸気流路溝 1 6 側にずれた O_3 にある。

【 0 0 5 9 】

なお、図 9 (a) 及び図 9 (b) の例では、外側壁 w_{out} において、直線状の部分と円弧部分とが 1 つの屈折部により接続されている。これに限らず、この 1 つの屈折部を小さな多数の屈折部としたり、曲線としたりすることで、徐々に滑らかに向きが変わるように接続するように構成してもよい。

【 0 0 6 0 】

湾曲部 1 8 c における蒸気流路溝 1 6 の幅は、流動抵抗の低下が可能であれば特に限定されることはないが、直線部 1 8 a、直線部 1 8 b に比べて 1 0 % 以上 1 0 0 % 以下の範囲で幅が大きいことが好ましい。1 0 % 未満では十分に流動抵抗が下げられない虞がある。一方、直線部 1 8 a、直線部 1 8 b に比べて湾曲部 1 8 c で 1 0 0 % を超えて蒸気流路溝の幅を大きくすると、逆に直線部の流動抵抗が上がってしまう虞がある。

【 0 0 6 1 】

また、上記では蒸気流路溝の幅に注目して形態を説明したが、その代わり、又は、それに加えて湾曲部 1 8 c における蒸気流路溝 1 6 の深さを直線部 1 8 a、直線部 1 8 b と比べて深くしても良い。深さ方向に変更することによる形態では、平面方向 (x y 方向) に広がるのが抑制されるため、凝縮液流路を配置する部位を多く確保して熱輸送能力の向上が図れたり、外周接合部を広く取ることができて耐圧の信頼性の向上が図れたりする。

その際、湾曲部 18c の範囲では当該深さは一定としてもよい。これにより作動流体の流動抵抗を低く抑えることができる。

深さの違いは流動抵抗の低下が可能であれば特に限定されることはないが、直線部に比べて湾曲部において蒸気流路溝が 10% 以上深いことが望ましい。10% 未満では十分に流動抵抗が下げられない虞がある。

【0062】

また、図 10 に示したように、湾曲部 18c における蒸気流路溝 16 には、その幅方向中央の底部から立設するように複数の柱 16a を配列してもよい。これがペーパーチャンバー 1 の第一シート 10 と第二シート 20 を支持する柱となる。従って、湾曲部 18c の蒸気流路溝の幅を広げたことによって蒸気流路の幅が広がったことに起因する強度低下を抑制することができる。具体的には、第一シート 10 と第二シート 20 とを組み合わせ

10

てペーパーチャンバー 1 とする際の接合や減圧のとき、及び、ペーパーチャンバーを電子機器に組み込む際に強度不足で蒸気流路が潰れてしまうのを防ぐことができる。かかる観点から、図 10 に示したように、長い蒸気流路溝 16 に対して柱 16a を設けることができる。ただしこれに限らず、必要に応じて他のいずれかの蒸気流路溝 16 に対して柱 16a を設けてもよく、全ての蒸気流路溝 16 に柱 16a を設けてもよい。

【0063】

本形態では図 11 (a) に表れているように、湾曲部と直線部との接続部位で、蒸気流路溝 16 の幅が段状に変化するように形成されている。これに対して図 11 (b) に表した例では、湾曲部と直線部との接続部位で、蒸気流路溝 16 の幅がテーパ状の傾斜面によって漸次溝の幅が変化するように形成されている。これによれば当該接続部位を作動流体が通過する際に渦の発生を防止することができ、さらに流動抵抗を低く抑えることが可能となる。

20

【0064】

また、上記の形態では、湾曲部 18c において複数の蒸気流路溝 16 の幅を同じとしたが、これに限らず蒸気流路溝ごとに幅を変更してもよい。

このときには例えば、湾曲の半径が小さい蒸気流路溝の溝幅に対して湾曲の半径が大きい蒸気流路溝の溝幅を大きくしてもよい。これにより、蒸気の移動距離が長い、湾曲の曲率半径が大きい蒸気流路の流動抵抗を下げるができる。

また、湾曲の曲率半径が大きい蒸気流路溝の溝幅に対して湾曲の曲率半径が小さい蒸気流路溝の溝幅を大きくしてもよい。これにより、半径が小さいことによる、湾曲部の蒸気流路の流動抵抗を下げるができる。

30

さらに、中央に配置される蒸気流路に対し、半径の大きい蒸気流路溝と半径の小さい蒸気流路溝の溝幅を大きくしてもよい。

以上のような手段によってさらに複数の蒸気流路溝間で流動抵抗の差を小さくすることが可能となり、作動流体の移動のバランスを向上させ、熱輸送能力を高めることができる。

【0065】

上記の他、第一シート 10 は次のような構成を備えてもよい。

図 3 からわかるように、本形態の湾曲部 18c では、液流路溝 14a、液流路溝 15a、及び蒸気流路溝 16 は、これら各流路溝が配列される方向において、配列方向一方側の蒸気流路の湾曲の半径が、配列方向他方側の蒸気流路の湾曲の半径よりも大きくなるように構成されている。このように構成してもよい。

40

【0066】

その中でも、本形態ではこれら複数の各溝が同心円の円弧を描くように湾曲している。ただし、これに限らず円弧の中心位置がずれていてもよい。さらには、湾曲部 18c において、各流路溝の長さが長くなる流路溝ほど半径が大きくなるように構成されている。

【0067】

ペーパーチャンバーにおいて、湾曲した流路が複数配列される場合、内側ほど流路長さが短く、外側ほど流路長さが長くなるため、内側と外側との流動抵抗の差が大きくなる。この流動抵抗の差はペーパーチャンバーにおいて作動流体の移動のバランスを悪くし、十

50

分な熱輸送能力が発揮できない一因となる。これに対して上記のような湾曲の半径を有する構成とすることで、特に蒸気流路溝 16 において、内側と外側との間の流動抵抗の差を緩和することが可能となる。そしてこれにより作動流体の移動のバランスが向上し、さらに熱輸送能力も高くすることができる。

【0068】

ただし、これに限らず図 12 に示したように、湾曲部 18c において複数の蒸気流路溝 16 の湾曲の半径が同じとしてもよい。

【0069】

また、湾曲部 18c では、液流路溝 14a 及び液流路溝 15a と蒸気流路溝 16 とを仕切る壁 14b 及び壁 15b に設けられた連通開口部 14c 及び連通開口部開口部 15c (図 6、図 8 (b) 参照) について、そのピッチを他の部位 (直線部 18a、直線部 18b) と異なるように構成することができる。これは湾曲部における連通開口部のピッチを直線部における湾曲部のピッチよりも大きくしてもよいし、小さくしてもよい。いずれの形態とするかは、ペーパーチャンバーの全体形状、熱源の位置等の影響を考慮し、流動抵抗を下げるることができる形態を総合的に判断して採用することができる。または、この湾曲部 18c については、液流路溝 14a 及び液流路溝 15c と蒸気流路溝 16 とを仕切る壁 14b 及び壁 15b に設けられた連通開口部 14c 及び連通開口部開口部 15c を設けなくてもよい。

湾曲部の連通開口部のピッチを直線部の連通開口部のピッチよりも大きくした形態では、蒸気流路溝 16 (蒸気流路 4) を流れる作動流体が湾曲部 18c で連通開口部 14c、連通開口部 15c へ進入することを抑制することができる。湾曲部 18c では蒸気流路溝 16 (蒸気流路 4) を移動する作動流体がその流れ方向により直接的に連通開口部 14c、連通開口部 15c に流れ込もうとする力が働くため、蒸気が凝縮液流路 3 に入り込むことや、連通開口部 14c、連通開口部 15c の凹凸で流動抵抗が高くなる傾向にある。これに対して、湾曲部 18c で蒸気流路溝 16 に接する連通開口部 14c、連通開口部 15c のピッチを大きくしたり、蒸気流路溝 16 に接する連通開口部 14c、連通開口部 15c をなくしたりすることでこのような流動抵抗の上昇を抑えることができ、蒸気流路溝 16 (蒸気流路 4) ごとの流動抵抗の差をさらに小さくし、作動流体の移動のバランスを向上させ、熱輸送能力を高めることができる場合がある。

一方、湾曲部の連通開口部のピッチを直線部の連通開口部のピッチよりも小さくした形態では、湾曲部では蒸気流路溝 (蒸気流路) を流れる蒸気が壁面に強く当たる機会が増えるため、凝縮し易い傾向にある。このとき湾曲部の連通開口部のピッチを直線部の連通開口部のピッチよりも小さくした形態することで、連通開口部の数を増やし、凝縮液を円滑に液流路溝 (凝縮液流路) に導入させることができ、蒸気流路が凝縮液で閉鎖されることを抑制することが可能となる。これにより流動抵抗の上昇を抑えることができ、蒸気流路溝 (蒸気流路) ごとの流動抵抗の差をさらに小さくし、作動流体の移動のバランスを向上させ、熱輸送能力を高めることができる場合がある。

【0070】

次に第二シート 20 について説明する。本形態で第二シート 20 も全体としてシート状の部材であり、平面視で L 字型に湾曲している。図 13 には第二シート 20 を内面 20a 側から見た斜視図、図 14 には第二シート 20 を内面 20a 側から見た平面図をそれぞれ表した。また、図 15 には図 14 に X I I I - X I I I で切断したときの第二シート 20 の切断面を示した。また、図 16 には図 14 に X I V - X I V で切断したときの第二シート 20 の切断面を示した。

第二シート 20 は、内面 20a、該内面 20a とは反対側となる外面 20b 及び内面 20a と外面 20b とを渡して厚さを形成する側面 20c を備え、内面 20a 側に作動流体が移動するパターンが形成されている。後述するようにこの第二シート 20 の内面 20a と上記した第一シート 10 の内面 10a とが対向するようにして重ね合わされて接合されることで中空部となり、ここに作動流体が封入されて密閉空間 2 が形成される。

【0071】

第二シート 20 の厚さは特に限定されることはないが、0.01 mm 以上 1.0 mm 以下が好ましく、より好ましくは 0.05 mm 以上 0.2 mm 以下である。これにより薄型のペーパーチャンバーとして適用できる場面を多くすることができる。

【0072】

第二シート 20 は本体 21 及び注入部 22 を備えている。本体 21 は作動流体が移動する部位を形成するシート状であり、本形態では平面視で湾曲する部位を有する L 字型である。

注入部 22 は第一シート 10 と第二シート 20 とにより形成された中空部に対して作動流体を注入する部位であり、本形態では本体 21 の平面視 L 字型から突出する平面視四角形のシート状である。本形態では第二シート 20 の注入部 22 には内面 20a 側に注入溝 22a が形成されており、第二シート 20 の側面 20c から本体 21 の内側（中空部、密閉空間 2 となるべき部位）に連通している。

10

【0073】

本体 21 の内面 20a 側には、作動流体が移動するための構造が形成されている。具体的には、本体 21 の内面 20a 側には、外周接合部 23、外周液流路部 24、内側液流路部 25、蒸气流路溝 26、及び、蒸气流路連通溝 27 が具備されている。

【0074】

外周接合部 23 は、本体 21 の内面 20a 側に、該本体 21 の外周に沿って形成された面である。この外周接合部 23 が第一シート 10 の外周接合部 13 に重なって接合（拡散接合やろう付け等）されることにより、第一シート 10 と第二シート 20 との間に中空部を形成し、ここに作動流体が封入されて密閉空間 2 となる。

20

図 14、図 15、図 16 に A₂₀ で示した外周接合部 23 の幅は上記した本体 11 の外周接合部 13 の幅 A₁₀ と同じであることが好ましい。

【0075】

外周液流路部 24 は、液流路部として機能し、作動流体が凝縮して液化した際に通る流路である凝縮液流路 3（例えば図 18 参照）の一部を構成する部位である。

【0076】

外周液流路部 24 は本体 21 の内面 20a のうち、外周接合部 23 の内側に沿って形成され、密閉空間 2 の外周に沿って環状を成すように形成されている。本形態において第二シート 20 の外周液流路部 24 は、図 15、図 16 からわかるように第一シート 10 との接合前において平坦面であり外周接合部 23 と面一である。これにより上記した第一シート 10 の複数の液流路溝 14a のうち少なくとも一部の液流路溝 14a の開口を閉鎖して凝縮液流路 3 を形成する。第一シート 10 と第二シート 20 との組み合わせに関する詳しい態様は後で説明する。

30

なお、このように第二シート 20 では外周接合部 23 と外周液流路部 24 とが面一であるため、構造的には両者を区別する境界線は存在しない。しかし、わかり易さのため、図 13、図 14 では点線により両者の境界を表している。

【0077】

外周液流路部 24 は、次のような構成を備えていることが好ましい。

図 14、図 15、図 16 に示した外周液流路部 24 の幅 B₂₀ は特に限定されることはなく、第一シート 10 の外周液流路部 14 の幅 B₁₀ と同じでもよいし、異なってもよい。本形態では幅 B₁₀ と幅 B₂₀ とは同じである。

40

幅 B₂₀ を幅 B₁₀ より小さくした場合、外周液流路部 14 のうち少なくとも一部において、液流路溝 14a の開口が外周液流路部 24 により閉鎖されずに開口し、ここから凝縮液が入りやすく、また、蒸気が出やすいため、より円滑な作動流体の移動をさせることができる。

【0078】

本形態では第二シート 20 の外周液流路部 24 は平坦面からなるように構成されているが、これに限らず、外周液流路部 14 と同様に液流路溝が設けられてもよい。このときには第一シートの液流路溝と第二シートの液流路溝とが重ね合わされることで凝縮液流路 3

50

とすることができる。

【 0 0 7 9 】

また、本形態では第一シートでも説明したように、外周液流路部 2 4 は必ずしも設けられる必要はなく、外周液流路部 2 4 が設けられていない形態であってもよい。

【 0 0 8 0 】

次に内側液流路部 2 5 について説明する。内側液流路部 2 5 も液流路部であり、凝縮液流路 3 を構成する 1 つの部位である。

【 0 0 8 1 】

内側液流路部 2 5 は、図 1 3 乃至図 1 6 よりわかるように、本体 2 1 の内面 2 0 a のうち、外周液流路部 2 4 の環状である環の内側に形成されている。本形態の内側液流路部 1 5 は、湾曲部を有して延びる凸条であり、複数（本形態では 5 つ）の内側液流路部 2 5 が延びる方向とは異なる方向に間隔を有して配列され、蒸气流路溝 2 6 の間に配置されている。

10

本形態で各内側液流路部 2 5 は、その内面 2 0 a 側の表面が第一シート 1 0 との接合前において平坦面となるように形成されている。これにより上記した第一シート 1 0 の複数の液流路溝 1 5 a のうち少なくとも一部の液流路溝 1 5 a の開口を閉鎖して凝縮液流路 3 を形成する。

なお、本形態のように内側液流路部 2 5 に凝縮液流路 3 を形成するための溝が形成されていない場合、第二シート 2 0 の厚さは、第一シート 1 0 の厚さから液流路溝 1 5 a の深さ G（図 8（a）参照）を引いた厚さ以上であることが好ましい。これにより、ペーパーチャンバーにおける第二シート側における破断（破れ）を防止することができる。

20

【 0 0 8 2 】

本形態では第二シート 2 0 の内側液流路部 2 5 は平坦面からなるように構成されているが、これに限らず、内側外周液流路部 1 5 と同様に液流路溝が設けられてもよい。このときには第一シートの液流路溝と第二シートの液流路溝とが重ね合わされることで凝縮液流路 3 とすることができる。

【 0 0 8 3 】

図 1 4、図 1 5 に示した内側液流路部 2 5 の幅 E 2 0 は特に限定されることはなく、第一シート 1 0 の内側液流路部 1 5 の幅 E 1 0 と同じでもよいし、異なってもよい。本形態では幅 E 1 0 と幅 E 2 0 とは同じである。

30

幅 E 2 0 と幅 E 1 0 とが異なっていると接合時の位置ズレの影響を小さくすることができる。なお、幅 E 2 0 を幅 E 1 0 より小さくした場合には、内側液流路部 1 5 のうち少なくとも一部において、液流路溝 1 5 a の開口が内側液流路部 2 5 により閉鎖されずに開口し、ここから凝縮液が入りやすく、また、発生した蒸気が出やすいため、より円滑に作動流体を移動させることができる。

【 0 0 8 4 】

次に蒸气流路溝 2 6 について説明する。蒸气流路溝 2 6 は、蒸気状及び凝縮液状の作動流体が移動する部位であり、蒸气流路 4 の一部を構成する。図 1 4 には平面視した蒸气流路溝 2 6 の形状、図 1 5 には蒸气流路溝 2 6 の断面形状がそれぞれ表れている。

【 0 0 8 5 】

40

これら図からもわかるように、蒸气流路溝 2 6 は本体 2 1 の内面 2 0 a のうち、環状である外周液流路部 2 4 の環の内側に形成された湾曲部を有する溝により構成されている。詳しくは本形態の蒸气流路溝 2 6 は、隣り合う内側液流路部 2 5 の間、及び、外周液流路部 2 4 と内側液流路部 2 5 との間に形成された溝である。そして、複数（本形態では 6 つ）の蒸气流路溝 2 6 が、蒸气流路溝 2 6 が延びる方向とは異なる方向に配列されている。従って、図 1 4 からわかるように第二シート 2 0 は、内側液流路部 2 5 を凸とする凸条が形成され、蒸气流路溝 2 6 を凹とする凹条が形成されて、これらの凹凸が繰り返された形状を備えている。

ここで蒸气流路溝 2 6 は溝であることから、その断面形状において、底部と、該底部に向かい合う反対側の部位に存する開口と、を備えている。

50

【 0 0 8 6 】

蒸気流路溝 2 6 は、第一シート 1 0 と組み合わせられた際に該第一シート 1 0 の蒸気流路溝 1 6 と厚さ方向に重なる位置に配置されていることが好ましい。これにより蒸気流路溝 1 6 と蒸気流路溝 2 6 とで蒸気流路 4 を形成することができる。

図 1 4、図 1 5 に H_{20} で示した蒸気流路溝 2 6 の幅は特に限定されることはなく、第一シート 1 0 の蒸気流路溝 1 6 の幅 H_{10} と同じでもよいし、異なってもよい。本形態では幅 H_{10} と幅 H_{20} とは同じである。

幅 H_{20} と幅 H_{10} とが異なっていると、接合時の位置ズレの影響を小さくすることができる。なお、幅 H_{20} を幅 H_{10} より大きくした場合には、内側液流路部 1 5 のうち少なくとも一部において、液流路溝 1 5 a の開口が内側液流路部 2 5 により閉鎖されずに開口し、ここから凝縮液が入りやすく、蒸気が出やすいため、より円滑な作動流体の移動をさせることができる。

10

一方、図 1 5 に I_{20} で示した蒸気流路溝 2 6 の深さは、 $10\text{ }\mu\text{m}$ 以上 $300\text{ }\mu\text{m}$ 以下であることが好ましい。

【 0 0 8 7 】

ここで蒸気流路溝 2 6 は、後で説明するように第一シート 1 0 と組み合わせられて蒸気流路 4 が形成されたときに、蒸気流路 4 の幅が高さ（厚さ方向大きさ）よりも大きい扁平形状となるように構成されていることが好ましい。そのため、 H_{20} を I_{20} で除した値で示されるアスペクト比は好ましくは 4 . 0 以上、より好ましくは 8 . 0 以上である。

【 0 0 8 8 】

20

本形態で蒸気流路溝 2 6 の断面形状は半楕円形であるが、正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、底部が半円形、底部が半楕円形等であってもよい。

【 0 0 8 9 】

蒸気流路連通溝 2 7 は、第一シート 1 0 の蒸気流路連通溝 1 7 と組み合わせられて、蒸気流路溝 2 6 による複数の蒸気流路 4 の端部を連通する流路を形成する溝である。これにより、内側液流路部 2 5 が延びる方向における蒸気流路 4 で生じる作動流体の移動がバランス良く行われる。また、蒸気流路 4 の作動流体の均等化が図られたり、蒸気がより広い範囲に運ばれ、多くの凝縮液流路 3 を効率よく利用できるようになったりするため、作動流体の移動をより円滑にすることが可能となる。

【 0 0 9 0 】

30

本形態の蒸気流路連通溝 2 7 は、図 1 4、図 1 6 からわかるように、内側液流路部 2 5 が延びる方向の両端部及び蒸気流路溝 2 6 が延びる方向の両端部と、外周液流路部 2 4 との間に形成されている。また、図 1 6 には蒸気流路連通溝 2 7 の連通方向に直交する断面が表れている。

【 0 0 9 1 】

図 1 4、図 1 6 に J_{20} で示した蒸気流路連通溝 2 7 の幅は特に限定されることはなく、第一シート 1 0 の蒸気流路連通溝 1 7 の幅 J_{10} と同じであってもよいし、幅 J_{10} と異なってもよい。なお、幅 J_{20} を幅 J_{10} よりも大きくしたときには、第一シート 1 0 の外周液流路部 1 4 のうち少なくとも一部において、液流路溝 1 4 a の開口が蒸気流路 4 の一部を形成するように配置されるため凝縮液が入りやすくなるとともに発生した蒸気が出やすくなり、より円滑に作動流体を移動させることができる。

40

【 0 0 9 2 】

幅 J_{20} の大きさは、 $100\text{ }\mu\text{m}$ 以上 $1000\text{ }\mu\text{m}$ 以下の範囲であることが好ましく、図 1 4 に K_{20} で示した蒸気流路連通溝 2 7 の深さは、 $10\text{ }\mu\text{m}$ 以上 $300\text{ }\mu\text{m}$ 以下であることが好ましい。

【 0 0 9 3 】

本形態で蒸気流路連通溝 2 7 の断面形状は半楕円形であるが、これに限らず正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、底部が半円形、底部が半楕円形等であってもよい。

【 0 0 9 4 】

50

また、本形態では第二シート 20 は、外周液流路部 24、内側液流路部 25、及び蒸気流路溝 26 において、これらが延びる方向が変化する部位である湾曲部 28c を備えている。すなわち、図 14 からわかるように、第二シート 20 は、外周液流路部 24、内側液流路部 25、及び蒸気流路溝 26 が x 方向に直線状に延びる直線部 28a、外周液流路部 24、内側液流路部 25、及び蒸気流路溝 26 が y 方向に直線状に延びる直線部 28b、及び、直線部 28a 及び直線部 28b における外周液流路部 24、内側液流路部 25、及び蒸気流路溝 26 を連結する湾曲部 28c を備える。従って湾曲部 28c は、その一端が一方の直線部 28a に接続され、他端が他方の直線部 28b に接続され、x 方向から y 方向へ、及び、y 方向から x 方向へ流れが向きを変えるように外周液流路部 24、内側液流路部 25、及び蒸気流路溝 26 が湾曲している。

10

【0095】

そして図 14 からわかるように、本形態の湾曲部 28c では、外周液流路部 24、内側液流路部 25、及び蒸気流路溝 26 の態様は、上記した第一シート 10 の湾曲部 18c と同様に考えることができる。

【0096】

次に、第一シート 10 と第二シート 20 とが組み合わされてベーパーチャンバー 1 とされたときの構造について説明する。この説明により、第一シート 10 及び第二シート 20 が有する各構成の配置、大きさ、形状等がさらに理解される。

図 17 には、図 1(a) に XV - XV で示した y 方向に沿ってベーパーチャンバー 1 を厚さ方向に切断した切断面を表した。この図は第一シート 10 における図 4 に表した図と、第二シート 20 における図 15 に表した図とが組み合わされてこの部位におけるベーパーチャンバー 1 の切断面が表されたものである。

20

図 18 には図 17 に XVI で示した部位を拡大した図を表した。

図 19 には、図 1(a) に XVII - XVII で示した x 方向に沿ってベーパーチャンバー 1 の厚さ方向に切断した切断面を表した。この図は、第一シート 10 における図 5(b) に表した図と、第二シート 20 における図 16 に表した図とが組み合わされてこの部位におけるベーパーチャンバー 1 の切断面が表されたものである。

【0097】

図 1(a)、図 1(b)、及び図 17 乃至図 19 よりわかるように、第一シート 10 と第二シート 20 とが重ねられるように配置され接合されることでベーパーチャンバー 1 とされている。このとき第一シート 10 の内面 10a と第二シート 20 の内面 20a とが向かい合うように配置されており、第一シート 10 の本体 11 と第二シートの本体 21 とが重なり、第一シート 10 の注入部 12 と第二シート 20 の注入部 22 とが重なっている。

30

【0098】

このような第一シート 10 と第二シート 20 との積層体により、本体 11 及び本体 21 に具備される各構成が図 17 乃至図 19 に表れるように配置される。具体的には次の通りである。

【0099】

本形態のベーパーチャンバー 1 は、薄型である場合に特にその効果が大きい。かかる観点から図 1、図 17 に L₀ で示したベーパーチャンバー 1 の厚さは 1 mm 以下、より好ましくは 0.4 mm 以下、さらに好ましくは 0.2 mm 以下である。0.4 mm 以下とすることにより、ベーパーチャンバー 1 を設置する電子機器において、ベーパーチャンバーを配置するスペースを形成するための加工（例えば溝形成等）をすることなく電子機器内部にベーパーチャンバーを設置できることが多くなる。そして本形態によれば、このような薄いベーパーチャンバーであっても熱的な性能を維持しつつ強度が高く変形に対して強いものとなる。

40

【0100】

一方、第一シート 10 の外周接合部 13 と第二シート 20 の外周接合部 23 とが重なるように配置されており、拡散接合やろう付け等の接合手段により両者が接合されている。これにより、第一シート 10 と第二シート 20 との間に密閉空間 2 が形成されている。

50

【 0 1 0 1 】

第一シート 1 0 の外周液流路部 1 4 と第二シート 2 0 の外周液流路部 2 4 とが重なるように配置されている。これにより外周液流路部 1 4 の液流路溝 1 4 a 及び外周液流路部 2 4 により作動流体が凝縮して液化した状態である凝縮液が流れる凝縮液流路 3 が形成される。

同様に、第一シート 1 0 の凸条である内側液流路部 1 5 と第二シート 2 0 の凸条である内側液流路部 2 5 とが重なるように配置されている。これにより内側液流路部 1 5 の液流路溝 1 5 a 及び内側液流路部 2 5 により凝縮液が流れる凝縮液流路 3 が形成される。

【 0 1 0 2 】

ここで、凝縮液流路 3 はペーパーチャンバー 1 の薄型化に伴い、その断面形状が扁平形状とされていることが好ましい。これにより毛細管力を高めることができ、凝縮液の移動をさらに円滑に行うことができるため、熱輸送能力を高い水準に維持することが可能となる。より具体的には凝縮液流路 3 の幅を高さで除した値で表される比（アスペクト比）が 1 . 0 より大きく 4 . 0 以下であることが好ましい。

このとき、凝縮液流路 3 の幅は、本形態では液流路溝 1 5 a の幅 F_1 に準じるが、1 0 μm 以上 3 0 0 μm 以下であることが好ましい。幅が 1 0 μm より小さくなると流路抵抗が大きくなり輸送能力が低下する虞がある。一方、幅が 3 0 0 μm より大きくなると毛細管力が小さくなるため輸送能力が低下する虞がある。

また、凝縮液流路 3 の高さは、本形態において液流路溝 1 5 a の深さ G に準じるが 5 μm 以上 2 0 0 μm 以下であることが好ましい。これにより移動に必要な凝縮液流路の毛細管力を十分に発揮することができる。なお、この高さは、凝縮液流路 3 を挟んで厚さ方向（ z 方向）一方側及び他方側における第一シート 1 0 及び第二シート 2 0 の厚さ（肉厚）以下であることが好ましい。これにより凝縮液流路 3 に起因するペーパーチャンバーの破断（破れ）をさらに防止することができる。

【 0 1 0 3 】

凝縮液流路 3 の断面形状は液流路溝 1 4 a 及び液流路溝 1 5 a の断面形状により、半楕円形であるが、これに限らず正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、底部が半円形、底部が半楕円形及びこれらも組み合わせ等であってもよい。また、三日月形状のようにすることもできる。

【 0 1 0 4 】

なお、本形態では液流路溝 1 4 a、液流路溝 1 5 a は第一シート 1 0 にのみ設けられているため、凝縮液流路の高さは液流路溝 1 4 a、液流路溝 1 5 a の深さに基づくものとなるが、これに限らず第二シート 2 0 にも液流路溝が設けられてもよい。この場合には第一シートの液流路溝と第二シートの液流路溝とが重なることで凝縮液流路が形成され、両方の液流路溝の深さの合計に準じた凝縮液流路の高さとなる。

【 0 1 0 5 】

このように第一シート及び第二シートに液流路溝を設けてこれを重ねることで凝縮液流路とした場合、図 2 0 (a) 乃至図 2 0 (c) のように凝縮液流路を構成することができる。

図 2 0 (a) の例は、第一シート及び第二シートの液流路溝が同じ幅、同じ位置に配置されている例である。

図 2 0 (b) の例は、第二シートにおける液流路溝の幅が第一シートにおける液流路溝の幅よりも大きくされ位置は一致する例である。この例では凝縮液流路内に P で示したように凸部ができ、毛細管力を向上させ、凝縮液が移動する力（凝縮液の供給力）を高めることができる。

図 2 0 (c) の例は、第一シート及び第二シートの液流路溝が同じ幅であるが、位置がずれられて配置された例である。この例でも凝縮液流路内に P で示したように凸部ができ、毛細管力を向上させ、凝縮液が移動する力（凝縮液の供給力）を高めることができる。

【 0 1 0 6 】

また、上記したように凝縮液流路 3 には連通開口部 1 4 c、及び連通開口部 1 5 c が形

10

20

30

40

50

成されている。これにより複数の凝縮液流路 3 が連通し、凝縮液の均等化が図られて効率よく凝縮液の移動が行われる。また、蒸气流路 4 に隣接し、蒸气流路 4 と凝縮液流路 3 を連通する連通開口部 14c、連通開口部 15c については、蒸气流路 4 で生じた凝縮液を円滑に凝縮液流路 3 に移動させ、及び、凝縮液流路 3 で発生した蒸気を円滑に蒸气流路 4 に移動させ、作動流体の移動を速やかに行わせることができる。

【0107】

また、外周液流路部 14、外周液流路部 24 により形成される凝縮液流路 3 は、密閉空間 2 内の縁に沿って連続して環状に形成されていることが好ましい。すなわち、外周液流路部 14、外周液流路部 24 により形成される凝縮液流路 3 は、他の構成要素によって寸断されることなく 1 周に亘って環状となつて延びていることが好ましい。これにより凝縮液の移動を阻害する要因を減らせることができ、円滑に凝縮液を移動させることができる。

【0108】

本形態では、ここまで説明したように、シートに凝縮液流路溝を設けてこれにより流路を形成することで凝縮液流路としたが、その代わりに毛細管力を生じる手段を別途ここに配置して凝縮液流路としてもよい。そのために例えば、メッシュ（網状）材料、不織布、より線、及び金属粉の焼結体などのような、いわゆるウィックと呼ばれるものを配置することもできる。

【0109】

第一シート 10 の蒸气流路溝 16 の開口と第二シート 20 の蒸气流路溝 26 の開口とが向かい合うように重なって流路を形成しこれが蒸气流路 4 となる。

ここで、蒸气流路 4 はペーパーチャンバー 1 の薄型化に伴い、その断面形状が扁平形状とされていることが好ましい。これにより薄型化されても流路内の表面積を確保することが可能とされ、熱輸送能力を高い水準に維持することが可能となる。より具体的には、図 18 に表した蒸气流路 4 の幅 W_B 、高さ H_B において、 W_B を H_B で除した値で表される比（アスペクト比）が 2.0 以上であることが好ましい。さらに高い熱輸送能力を確保する観点から、当該比は 4.0 以上がさらに好ましい。

【0110】

図 17 からわかるように、第一シート 10 の蒸气流路連通溝 17 の開口と第二シート 20 の蒸气流路連通溝 27 の開口とが向かい合うように重なり流路を形成して、蒸气流路溝 16、及び、蒸气流路溝 26 により形成される複数の蒸气流路 4 をその端部を連通させ、作動流体の移動をバランスよく行うための流路になる。

【0111】

以上のようにペーパーチャンバー 1 の密閉空間 2 には、第一シート 10 及び第二シートが有する形状により、凝縮液流路 3 及び蒸气流路 4 が形成される。図 18 には密閉空間 2 に形成された凝縮液流路 3 及び蒸气流路に注目した図を表した。

図 18、図 21 等からわかるように、ペーパーチャンバー 1 は、2 つの蒸气流路 4 の間に、複数の凝縮液流路 3 が配置されてなる形状を具備する。これにより凝縮液が主に流れるべき凝縮液流路 3 と、蒸気及び凝縮液が移動する蒸气流路 4 とが分離して交互に並ぶような形態となり、作動流体の円滑な移動が助けられる。

【0112】

蒸气流路 4 及び凝縮液流路 3 により、蒸气流路 4 では蒸気及び凝縮液の状態である作動流体が移動して効率よく熱の移動及び拡散が行われる。一方、当該蒸气流路 4 とは分離して設けられた凝縮液流路 3 により毛管力で凝縮液が効率よく移動するため、ドライアウトの発生を抑制することが可能となる。

【0113】

また、ペーパーチャンバー 1 では、凝縮液流路 3 及び蒸气流路 4 が延びる方向が異なる 2 つの直線部 6 が湾曲部 7 によって連結された態様となる。このような流路を形成することにより、ペーパーチャンバーを電子機器に配置する際に、その配置に関する制約を受け、一直線状のみによる流路を形成することができないときであっても、湾曲部 7 を設けることで熱源から発生した熱を効率的に離隔した位置にまで移動させることができる。

【 0 1 1 4 】

この湾曲部 7 は第一シート 1 0 の湾曲部 1 8 c 及び第二シート 2 0 の湾曲部 2 8 c により形成される。従って、湾曲部 7 は、その一端が一方の直線部 6 に接続され、他端が他方の直線部 6 に接続され、x 方向から y 方向へ、及び、y 方向から x 方向へ流れが向きを変えるように凝縮液流路 3 及び蒸气流路 4 が湾曲している。

【 0 1 1 5 】

そして本形態では、湾曲部 7 において、直線部 6 に対して蒸气流路 4 の流路断面積（本形態では幅）が大きく形成されている。これによれば、蒸气流路 4 の湾曲により流動抵抗が大きくなる湾曲部 7 における流動抵抗を下げることができ、ペーパーチャンパー全体として流動抵抗が小さくなるため、作動流体の移動がより円滑となって熱輸送能力を高めることができる。その際、湾曲部 7 における蒸气流路 4 の流路断面積は、少なくとも湾曲部 7 の範囲内で一定としてもよい。これにより流路断面の拡大縮小による作動流体の流動損失を低下させることができる。

10

ここで「流路断面積」は、流路が延びる方向に直交する面における流路の断面積である。

【 0 1 1 6 】

このように湾曲部 7 において蒸气流路 4 の流路断面積（本形態では幅）を大きくする手段、程度、及び考え方は、上記した第一シート 1 0 の湾曲部 1 8 c において説明したことと同様である。

【 0 1 1 7 】

また、図 2 1 からわかるように、本形態の湾曲部 7 では、凝縮液流路 3、及び蒸气流路 4 は、これら各流路が配列される方向において、外側の蒸气流路の湾曲の半径が、内側の蒸气流路の湾曲の半径よりも大きくなるように構成されている。このように構成してもよい。

20

【 0 1 1 8 】

その中でも、本形態ではこれら複数の各溝が同心円の円弧を描くように湾曲している。ただし、これに限らず円弧の中心位置がずれていてもよい。さらには、湾曲部 7 において、各流路溝の長さが長くなる流路溝ほど湾曲の半径が大きくなるように構成されている。

【 0 1 1 9 】

ペーパーチャンパーにおいて、湾曲した流路が複数配列される場合、内側ほど流路長さが短く、外側ほど流路長さが長くなるため、内側と外側との流動抵抗の差が大きくなる。この流動抵抗の差はペーパーチャンパーにおいて作動流体の移動のバランスを悪くし、十分な熱輸送能力が発揮できない一因となる。これに対して上記のような湾曲の半径を有する構成とすることで、特に蒸气流路 4 において、内側と外側との間の流動抵抗の差を緩和することが可能となる。そしてこれにより作動流体の移動のバランスが向上し、さらに熱輸送能力も高くすることができる。

30

【 0 1 2 0 】

ただし、これに限らず図 1 2 の例に倣って湾曲部 7 において複数の蒸气流路 4 の湾曲の半径が同じとしてもよい。

【 0 1 2 1 】

また、湾曲部 7 では、凝縮液流路 3 と蒸气流路 4 とを仕切る壁 1 4 b 及び壁 1 5 b に設けられた連通開口部 1 4 c 及び連通開口部 1 5 c（図 6、図 8（b）参照）について、そのピッチを直線部 6 と異なるように構成することができる。これは湾曲部における連通開口部のピッチを直線部における湾曲部のピッチよりも大きくしてもよいし、小さくしてもよい。いずれかの形態とするかは、ペーパーチャンパーの全体形状、熱源の位置等の影響を考慮し、流動抵抗を下げるができる形態を総合的に判断して採用することができる。または、この湾曲部 7 については、凝縮液流路 3 と蒸气流路 4 とを仕切る壁 1 4 b 及び壁 1 5 b に連通開口部 1 4 c 及び連通開口部開口部 1 5 c を設けなくてもよい。

40

湾曲部の連通開口部のピッチを直線部の連通開口部のピッチよりも大きくした形態では、蒸气流路 4 を流れる作動流体が湾曲部 7 で連通開口部 1 4 c、連通開口部 1 5 c へ進入することを抑制することができる。湾曲部 7 では蒸气流路 4 を移動する作動流体がその流

50

れ方向により直接的に連通開口部 1 4 c、連通開口部 1 5 c に流れ込もうする力が働くため、蒸気が凝縮液流路 3 に入り込むことや、連通開口部 1 4 c、連通開口部 1 5 c の凹凸により流動抵抗が高くなる傾向にある。これに対して、湾曲部 7 で蒸气流路 4 に接する連通開口部 1 4 c、連通開口部 1 5 c のピッチを大きくしたり、蒸气流路 4 に接する連通開口部 1 4 c、連通開口部 1 5 c をなくしたりすることでこのような流動抵抗の上昇を抑えることができ、蒸气流路 4 ごとの流動抵抗の差をさらに小さくし、作動流体の移動のバランスを向上させ、熱輸送能力を高めることができることがある。

一方、湾曲部の連通開口部のピッチを直線部の連通開口部のピッチよりも小さくした形態では、湾曲部では蒸气流路溝（蒸气流路）を流れる蒸気が壁面に強く当たる機会が増えるため、凝縮し易い傾向にある。このとき湾曲部の連通開口部のピッチを直線部の連通開口部のピッチよりも小さくした形態することで、連通開口部の数を増やし、凝縮液を円滑に液流路溝（凝縮液流路）に導入させることができ、蒸气流路が凝縮液で閉鎖されることを抑制することが可能となる。これにより流動抵抗の上昇を抑えることができ、蒸气流路溝（蒸气流路）ごとの流動抵抗の差をさらに小さくし、作動流体の移動のバランスを向上させ、熱輸送能力を高めることができる場合がある。

【 0 1 2 2 】

また、上記ピッチの大きさの代わりに、湾曲部において、隣り合う連通開口部の間である壁の長さ（流路に沿った方向の大きさ）が、直線部における壁の長さに対して大きくなるように構成してもよいし、小さくなるように構成してもよい。このとき、湾曲部に属する壁の長さは一定である必要はなく、壁ごとに異なってもよい。この場合に、湾曲部の壁の長さと直線部の壁の長さとの大小関係は、それぞれの部位に属する壁の長さの平均値同士の関係によるものとする。

【 0 1 2 3 】

一方、注入部 1 2、注入部 2 2 についても図 1 に表れているように、その内面 1 0 a、内面 2 0 a 同士が向かい合うように重なり、第二シート 2 0 の注入溝 2 2 a の底部とは反対側の開口が第一シート 1 0 の注入部 1 2 の内面 1 0 a より塞がれ、外部と本体 1 1、本体 2 1 間の中空部（凝縮液流路 3 及び蒸气流路 4）とを連通する注入流路 5 が形成されている。

ただし、注入流路 5 から密閉空間 2 に対して作動流体を注入した後は、注入流路 5 は閉鎖されるので、最終的な形態のペーパーチャンバー 1 では外部と密閉空間 2 とは連通していない。

【 0 1 2 4 】

そしてペーパーチャンバー 1 の密閉空間 2 には、作動流体が封入されている。作動流体の種類は特に限定されることはないが、純水、エタノール、メタノール、アセトン等、通常のペーパーチャンバーに用いられる作動流体を用いることができる。

【 0 1 2 5 】

以上のようなペーパーチャンバーは例えば次のように作製することができる。

【 0 1 2 6 】

第一シート 1 0 を構成する材料からなり第一シート 1 0 の外周形状を有するシート、及び、第二シート 2 0 を構成する材料からなり第二シート 2 0 の外周形状を有するシートを準備する。これらシートに対して上記説明した、液流路溝 1 4 a、液流路溝 1 5 a、蒸气流路溝 1 6、蒸气流路溝 2 6、蒸气流路連通溝 1 7、蒸气流路連通溝 2 7 をハーフエッチングにより形成する。ここでハーフエッチングとは、エッチングにより厚さ方向を貫通させることなく厚さ方向の途中までエッチングによる材料の除去を行い、溝や窪みを形成することである。

【 0 1 2 7 】

次いで、第一シート 1 0 の形状を有するエッチング済みのシート、及び、第二シート 2 0 の形状を有するエッチング済みのシートの、内面 1 0 a と内面 2 0 a とを向かい合わせるように重ねて仮止めを行う。仮止めの方法は特に限定されることはないが、抵抗溶接、超音波溶接、及び接着剤による接着等を挙げることができる。

10

20

30

40

50

そして仮止め後に拡散接合を行い恒久的にこれらシートを接合する。なお、拡散接合の代わりにろう付けにより接合してもよい。ただし、本形態のように厚さが薄いペーパーチャンバーの場合、その流路が細いため、ろう材によるろう付けを用いた場合にはろう材が流路に侵入する虞がある。そして流路には上記したように強い毛細管力が働くためろう材が流路の広い範囲に広がる虞もある。かかる観点からこのような問題が生じない拡散接合、超音波接合等の溶接による接合が好ましい。

【0128】

接合の後、形成された注入流路5から真空引きを行い、中空部内を減圧する。その後、減圧された中空部に対して注入流路5から作動流体を注入して中空部に作動流体が入れられる。そして注入部12、注入部22に対してレーザーによる溶融を利用したり、かしめたりして注入流路5を閉鎖する。これにより密閉空間2となり、その内側に作動流体が安定的に保持されてペーパーチャンバー1となる。

10

【0129】

次にペーパーチャンバー1が作動したときの作用について説明する。図22には電子機器の一形態である携帯型端末40の内側にペーパーチャンバー1が配置された状態を模式的に表した。ここではペーパーチャンバー1は携帯型端末40の筐体41の内側に配置されているため点線で表している。このような携帯型端末40は、各種電子部品を内包する筐体41、及び、筐体41の開口部を通して外部に画像が見えるように露出したディスプレイユニット42を備えて構成されている。そしてこれら電子部品の1つとして、ペーパーチャンバー1により冷却すべき電子部品30が筐体41内に配置されている。

20

【0130】

ペーパーチャンバー1は携帯型端末等の筐体内に設置され、CPU等の冷却すべき対象物である電子部品30に取り付けられる。電子部品30はペーパーチャンバー1の外面10b又は外面20bに直接、又は、熱伝導性の高い粘着剤、シート、テープ等を介して取り付けられる。

【0131】

図23には作動流体の挙動を説明する図を表した。説明のし易さのため、この図は図21と同じ視点による図で、密閉空間2内に形成された凝縮液流路3及び蒸气流路4に注目した図である。

電子部品30が発熱すると、その熱が第一シート10内を熱伝導により伝わり、密閉空間2内における電子部品30に近い位置に存在する凝縮液が熱を受ける。この熱を受けた凝縮液は熱を吸収し蒸発し気化する。これにより電子部品30が冷却される。

30

【0132】

気化した作動流体は蒸気となって、蒸气流路4を移動する。気化した作動流体の移動は、図23に実線の直線矢印で示したように蒸气流路4内を振動するように移動する場合や、図示はしていないが振動することなく熱源である電子部品30から離隔する方向に移動する場合もある。

このとき、蒸气流路4には湾曲部7の湾曲した部位が含まれているが、湾曲部7が上記構成を備えているので、流路長さが異なっても流動抵抗が小さくされたり、バランス良くされたりして、作動流体が円滑に蒸气流路4を移動する。これにより高い熱輸送能力を発揮することができる。

40

そして作動流体の当該移動の際に、作動流体は順次第一シート10及び第二シート20に熱を奪われながら冷却される。蒸気から熱を奪った第一シート10及び第二シート20はその外面10b、外面20bに接触した携帯型端末装置の筐体等に熱を伝え、最終的に熱は外気に放出される。そして、蒸气流路4を移動しつつ熱を奪われた作動流体は凝縮して液化する。

【0133】

蒸气流路4に生じた凝縮液の一部は、連通開口部等から凝縮液流路3に移動する。本形態の凝縮液流路3は連通開口部14c、連通開口部15cを備えているので、凝縮液はこの連通開口部14c、連通開口部15cを通して複数の凝縮液流路3に分配される。

50

【 0 1 3 4 】

凝縮液流路 3 に入った凝縮液は、凝縮液流路による毛管力により、図 2 3 に点線の直線矢印で表したように熱源である電子部品 3 0 に近づくように移動する。そして再度熱源である電子部品 3 0 からの熱により気化して上記過程を繰り返す。

【 0 1 3 5 】

以上のように、ペーパーチャンバー 1 によれば、蒸气流路の作動流体の移動、及び、凝縮液流路における高い毛細管力で、作動流体の移動が円滑で良好になり、熱輸送能力を高めることができる。

また、ペーパーチャンバー 1 では湾曲部 7 を有する流路を形成することにより、ペーパーチャンバーを電子機器に配置する際に、その配置に関する制約を受け、一直線状のみによる流路を形成することができないときであっても、熱源から発生した熱を効率的に離隔した位置にまで移動させることができる。

そして、当該湾曲部 7 では上記のように複数の蒸气流路 4 で流動抵抗を下げたり、必要に応じて流動抵抗の差が低くなるようにしたりする構成とされているので、バランスよく作動流体を移動させることができ、熱輸送能力を高めることができる。

【 0 1 3 6 】

図 2 4 乃至図 3 1 は、第二の形態にかかるペーパーチャンバー 2 0 1 を説明する図である。図 2 4 はペーパーチャンバー 2 0 1 の外観斜視図、図 2 5 はペーパーチャンバー 2 0 1 の分解斜視図である。

【 0 1 3 7 】

ペーパーチャンバー 2 0 1 は、図 2 4、図 2 5 からわかるように第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 を有している。そして、この第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 が重ねられて接合（拡散接合、ろう付け等）されていることにより、第一シート 2 1 0 と第二シート 2 2 0 との間で、第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び第三シート 2 3 0 に囲まれる中空部が形成され、この中空部に作動流体が封入されて密閉空間 2 0 2 となる。

【 0 1 3 8 】

本形態で第一シート 2 1 0 は全体としてシート状の部材である。第一シート 2 1 0 は表裏とも平坦な面により構成されており、内面 2 1 0 a、該内面 2 1 0 a とは反対側となる外面 2 1 0 b、及び、内面 2 1 0 a と外面 2 1 0 b とを渡して厚さを形成する側面 2 1 0 c を備える。

【 0 1 3 9 】

第一シート 2 1 0 は本体 2 1 1 及び注入部 2 1 2 を備えている。本体 2 1 1 は作動流体が移動する密閉空間を形成するシート状の部位であり、本形態では平面視で角が円弧（いわゆる R）にされた長方形である。

注入部 2 1 2 は第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 により形成された密閉空間に対して作動流体を注入する部位であり、本形態では本体 2 1 1 の平面視 L 字型から突出する平面視四角形のシート状である。本形態では第一シート 2 1 0 の注入部 2 1 2 は内面 2 1 0 a 側も外面 2 1 0 b 側も平坦面とされている。

【 0 1 4 0 】

本形態で第二シート 2 2 0 は全体としてシート状の部材である。第二シート 2 2 0 は表裏とも平坦な面により構成されており、内面 2 2 0 a、該内面 2 2 0 a とは反対側となる外面 2 2 0 b、及び、内面 2 2 0 a と外面 2 2 0 b とを渡して厚さを形成する側面 2 2 0 c を備える。

【 0 1 4 1 】

そして第二シート 2 2 0 も本体 2 2 1 及び注入部 2 2 2 を有している。

【 0 1 4 2 】

本形態で第三シート 2 3 0 は、第一シート 2 1 0 の内面 2 1 0 a と第二シート 2 2 0 の内面 2 2 0 a との間に挟まれて重ねられるシートであり、本体 2 3 1 に作動流体が移動するための構造が形成されている。図 2 6 には第三シート 2 3 0 を平面視した図を表した。

図 2 6 (a) は第二シート 2 2 0 に重ねられる面の図、図 2 6 (b) は第一シート 2 1 0 に重ねられる面の図である。また図 2 7 には図 2 6 (a) に X X I V - X X I V で示した線に沿った切断面、図 2 8 には図 2 6 (a) に X X V - X X V で示した線に沿った切断面をそれぞれ示した。

【 0 1 4 3 】

第三シート 2 3 0 は本体 2 3 1 及び注入部 2 3 2 を備えている。本体 2 3 1 は作動流体が移動する密閉空間を形成するシート状の部位であり、本形態では平面視で湾曲部を有する L 字状である。

注入部 2 3 2 は第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 により形成された密閉空間に対して作動流体を注入する部位であり、本形態では本体 2 3 1 の平面視 L 字型から突出する平面視四角形のシート状である。注入部 2 3 2 には、第一シート 2 1 0 に重なる面側に注入溝 2 3 2 a が形成されている。注入溝 2 3 2 a は上記した注入溝 2 2 a と同様に考えることができる。

10

【 0 1 4 4 】

本体 2 3 1 は、外周接合部 2 3 3、外周液流路部 2 3 4、内側液流路部 2 3 5、蒸気流路スリット 2 3 6、及び、蒸気流路連通溝 2 3 7 が具備されている。

【 0 1 4 5 】

外周接合部 2 3 3 は、本体 2 3 1 の外周に沿って形成された部位である。そして外周接合部 2 3 3 のうち一方の面が第一シート 2 1 0 の面に重なって接合（拡散接合、ろう付け等）され、他方の面が第二シート 2 2 0 の面に重なって接合（拡散接合、ろう付け等）される。これにより、第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 に囲まれた中空部が形成され、ここに作動流体が封入されて密閉空間 2 0 2 となる。

20

外周接合部 2 3 3 は上記した外周接合部 1 3 と同様に考えることができる。

【 0 1 4 6 】

外周液流路部 2 3 4 は、液流路部として機能し、作動流体が凝縮して液化した際に通る流路である凝縮液流路 3 の一部を構成する部位である。外周液流路部 2 3 4 は本体 2 3 1 のうち外周接合部 2 3 3 の内側に沿って形成され、密閉空間 2 0 2 の外周に沿って環状となるように設けられている。そして外周液流路部 2 3 4 のうち、第二シート 2 2 0 に対向する側の面には液流路溝 2 3 4 a が形成されている。本形態では液流路溝 2 3 4 a は第二シート 2 2 0 に対向する側の面にのみ設けられているが、これに加えて第一シート 2 1 0 に対向する側の面にも液流路溝が設けられてもよい。

30

外周液流路部 2 3 4、及び、ここに具備される液流路溝 2 3 4 a は上記した外周液流路部 1 4、及び、液流路溝 1 4 a と同様に考えることができる。

【 0 1 4 7 】

内側液流路部 2 3 5 も液流路部として機能し、作動流体が凝縮して液化した際に通る凝縮液流路 3 の一部を構成する部位である。内側液流路部 2 3 5 は本体 2 3 1 のうち、環状である外周液流路部 2 3 4 の環の内側に湾曲部を有して延びるよう形成されている。そして、複数（本形態では 5 つ）の内側液流路部 2 3 5 が当該延びる方向とは異なる方向に配列され、蒸気流路スリット 2 3 6 の間に配置されている。

【 0 1 4 8 】

40

内側液流路部 2 3 5 のうち、第二シート 2 2 0 に対向する側の面には、内側液流路部 2 3 5 が延びる方向に平行な溝である液流路溝 2 3 5 a が形成されている。内側液流路部 2 3 5 及び液流路溝 2 3 5 a は、上記した内側液流路部 1 5 及び液流路溝 1 5 a と同様に考えることができる。

本形態では液流路溝 2 3 5 a は第二シート 2 2 0 に対向する側の面にのみ設けられているが、これに加えて第一シート 2 1 0 に対向する側の面にも液流路溝が設けられてもよい。

【 0 1 4 9 】

蒸気流路スリット 2 3 6 は、蒸気状及び凝縮液状の作動流体が移動する部位で、蒸気流路 4 を構成するスリットである。蒸気流路スリット 2 3 6 は本体 2 3 1 のうち、環状である外周液流路部 2 3 4 の環の内側に形成された、湾曲部を有するスリットにより構成され

50

ている。詳しくは本形態の蒸気流路スリット 2 3 6 は、隣り合う内側液流路部 2 3 5 の間、及び、外周液流路部 2 3 4 と内側液流路部 2 3 5 との間に形成されたスリットである。従って蒸気流路スリット 2 3 6 は第三シート 2 3 0 の厚さ方向（z 方向）に貫通している。

そして、複数（本形態では 6 つ）の蒸気流路スリット 2 3 6 が、延びる方向とは異なる方向に配列されている。従って、図 2 7 からわかるように第三シート 2 3 0 は、外周液流路部 2 3 4 及び内側液流路部 2 3 5 と蒸気流路スリット 2 3 6 とが交互に繰り返された形状を備えている。

【 0 1 5 0 】

このような蒸気流路スリット 2 3 6 は、上記した蒸気流路溝 1 6 と蒸気流路溝 2 6 とが組み合わされて形成される蒸気流路 4 の態様と同様に考えることができる。

10

【 0 1 5 1 】

本形態では蒸気流路スリット 2 3 6 の断面形状は楕円の円弧の一部同士が重なるようにして形成された形状で、厚さ方向中央が突出する形であるが、これに限らず正方形、長方形、台形等の四角形、三角形、半円形、三日月形、及びこれらの組み合わせ等のように他の形態であってもよい。

【 0 1 5 2 】

蒸気流路連通溝 2 3 7 は、複数の蒸気流路スリット 2 3 6 を連通させる流路を形成する溝である。これにより、内側液流路部 2 3 5 が延びる方向における蒸気流路で生じる作動流体の移動のバランスを取ることができる。

また、これにより蒸気流路にある作動流体の均等化が図られたり、蒸気がより広い範囲に運ばれ、多くの液流路溝 2 3 4 a、液流路溝 2 3 5 a による凝縮液流路を効率よく利用できるようになったりもする。

20

【 0 1 5 3 】

本形態の蒸気流路連通溝 2 3 7 は、内側液流路部 2 3 5 が延びる方向の両端部及び蒸気流路スリット 2 3 6 が延びる方向の両端部と、外周液流路部 2 3 4 との間に形成されている。蒸気流路連通溝 2 3 7 は、隣り合う蒸気流路スリット 2 3 6 を連通させることができればよく、その形状は特に限定されることはないが、上記した蒸気流路連通溝 1 7 と蒸気流路連通溝 2 7 とを重ねて形成された流路と同様に考えることができる。

【 0 1 5 4 】

また第三シート 2 3 0 についても、ペーパーチャンバー 2 0 1 が密閉空間 2 0 2 において凝縮液流路 3 及び蒸気流路 4 が直線部と湾曲部とを有するように、直線部 2 3 8 a、直線部 2 3 8 b、及び湾曲部 2 3 8 c を具備してなる。これら直線部及び湾曲部の考え方はここまで説明したものと同様である。

30

【 0 1 5 5 】

このような第三シート 2 3 0 は、両面ごとに個別になされるエッチング、両面から同時のエッチング、プレス加工、又は、切削加工などにより作製することが可能である。

【 0 1 5 6 】

図 2 9 乃至図 3 1 には、第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 が組み合わされてペーパーチャンバー 2 0 1 とされたときの構造について説明する図を表した。図 2 9 には図 2 4 に X X V I - X X V I で示した線に沿った切断面、図 3 0 には図 2 9 の一部を拡大した図を表した。また図 3 1 には図 2 4 に X X V I I I - X X V I I I で示した線に沿った切断面を表した。

40

【 0 1 5 7 】

図 2 4、及び、図 2 9 乃至図 3 1 よりわかるように、第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 が重ねられるように配置され接合されることでペーパーチャンバー 2 0 1 とされている。このとき第一シート 2 1 0 の内面 2 1 0 a と第三シート 2 3 0 の一方の面（液流路溝 2 3 4 a、液流路溝 2 3 5 a が配置されていない側の面）とが向かい合うように配置され、第二シート 2 2 0 の内面 2 2 0 a と第三シート 2 3 0 の他方の面（液流路溝 2 3 4 a、液流路溝 2 3 5 a が配置された側の面）とが向かい合うように重ねられる。同様にして各シートの注入部 2 1 2、注入部 2 2 2、及び注入部 2 3 2 も重

50

ねられる。

【 0 1 5 8 】

これにより、第一シート 2 1 0 と第二シート 2 2 0 との間には、第一シート 2 1 0、第二シート 2 2 0、及び、第三シート 2 3 0 で囲まれる密閉空間 2 0 2 が形成される。そしてここには凝縮液流路 3、及び、蒸気流路 4 が形成される。これら密閉空間 2 0 2 内における凝縮液流路 3 及び蒸気流路 4 の形態については、上記したペーパーチャンバー 1 と同様の考え方を適用することができる。

【 0 1 5 9 】

なお、上記形態では 2 つの直線部が 9 0 度で交差して L 字型となるように延びる場合の交差部分に湾曲部を有するペーパーチャンバーについて説明した。ただし湾曲の形態はこれに限定されず他の形態であっても上記説明の湾曲部の態様を適用することが可能である。例えば、2 つの直線部が T 字に交差する方向に延びる場合の交差部分、2 つの直線部が十字に交差する方向に延びる場合の交差部分、2 つの直線が鋭角（9 0 度より小さい角度）で交差して V 字型となるように延びる場合の交差部分、及び、2 つの直線が鈍角（9 0 度より大きい角度）で交差して V 字型となるように延びる場合の交差部分の各交差部分に上記した湾曲部を適用することができる。

10

【符号の説明】

【 0 1 6 0 】

1 ペーパーチャンバー

2 密閉空間

20

3 凝縮液流路

4 蒸気流路

1 0 第一シート

1 1 本体

1 2 注入部

1 3 外周接合部

1 4 外周液流路部

1 4 a 液流路溝

1 4 c 連通開口部

1 5 内側液流路部

30

1 5 a 液流路溝

1 5 c 連通開口部

1 6 蒸気流路溝

1 7 蒸気流路連通溝

2 0 第二シート

2 1 本体

2 2 注入部

2 3 外周接合部

2 4 外周液流路部

2 5 内側液流路部

40

2 6 蒸気流路溝

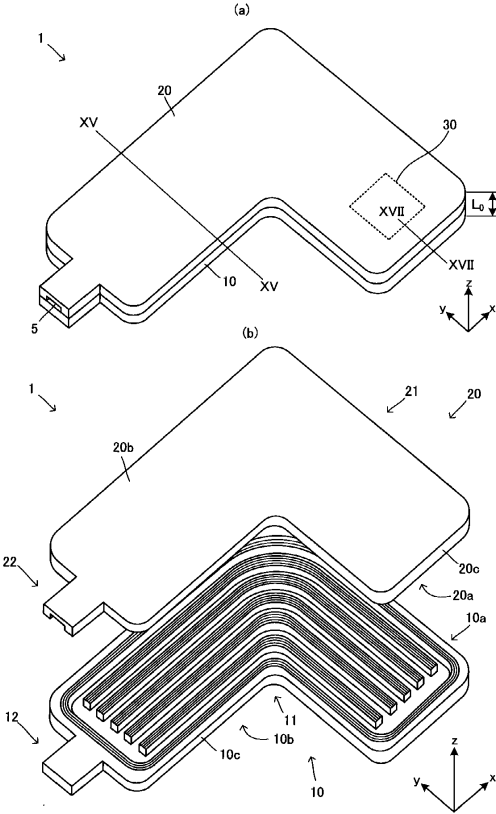
2 7 蒸気流路連通溝

2 3 0 第三シート

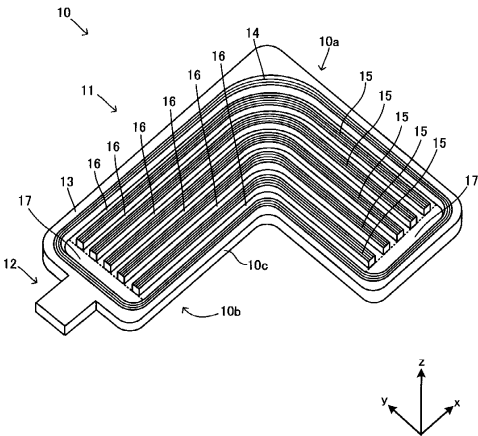
2 3 6 蒸気流路スリット

【図面】

【図 1】



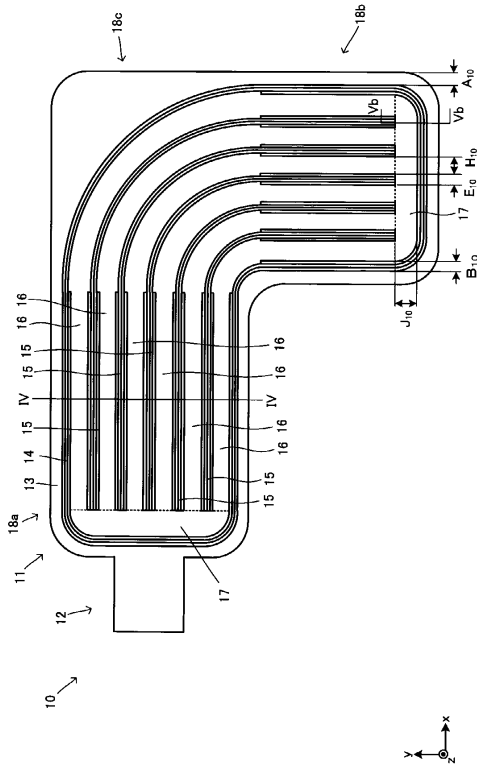
【図 2】



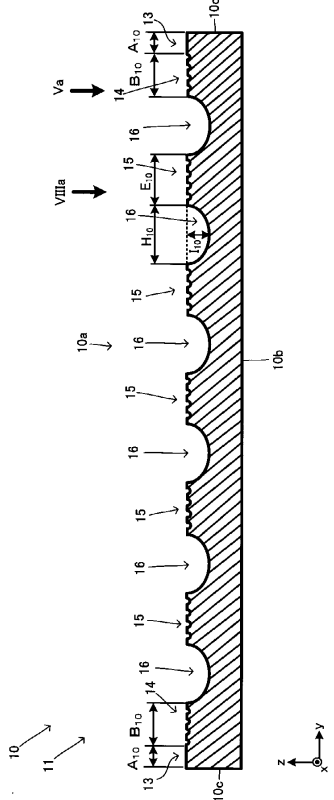
10

20

【図 3】



【図 4】

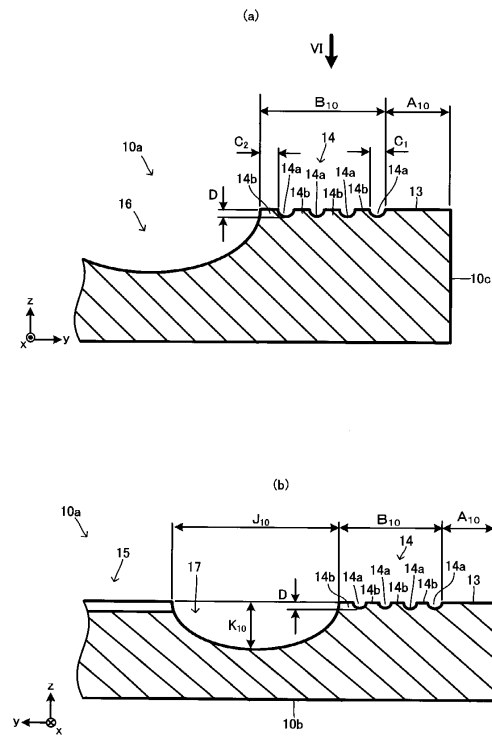


30

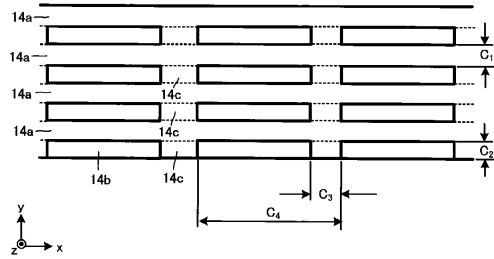
40

50

【 図 5 】



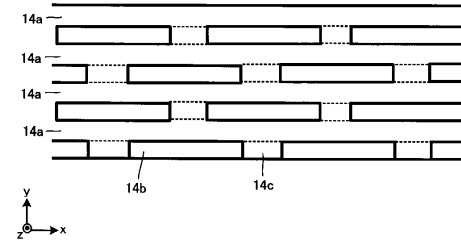
【 図 6 】



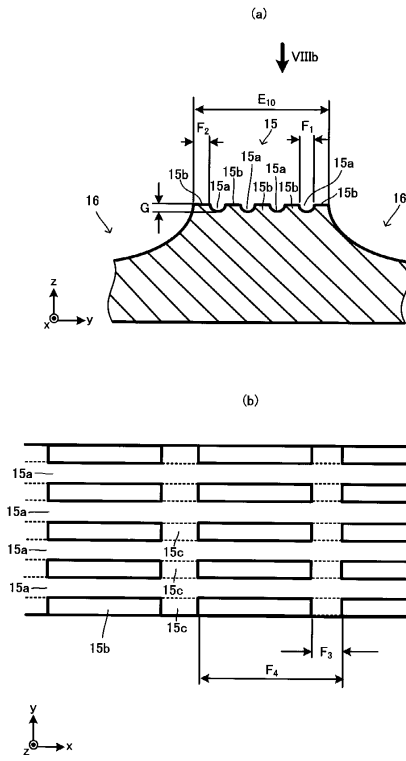
10

20

【 図 7 】



【 図 8 】

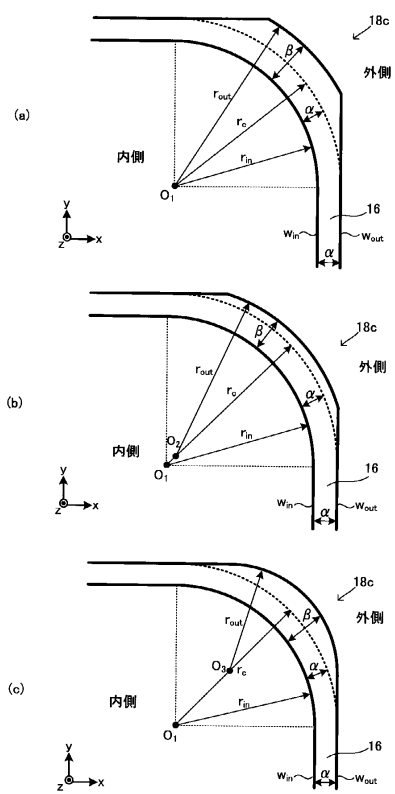


30

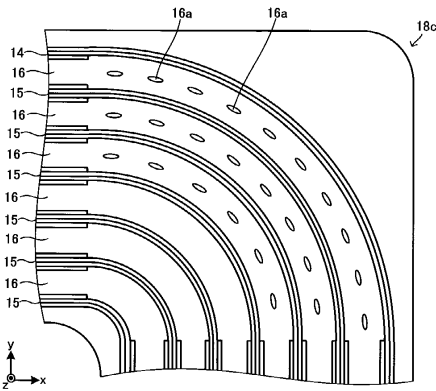
40

50

【図 9】



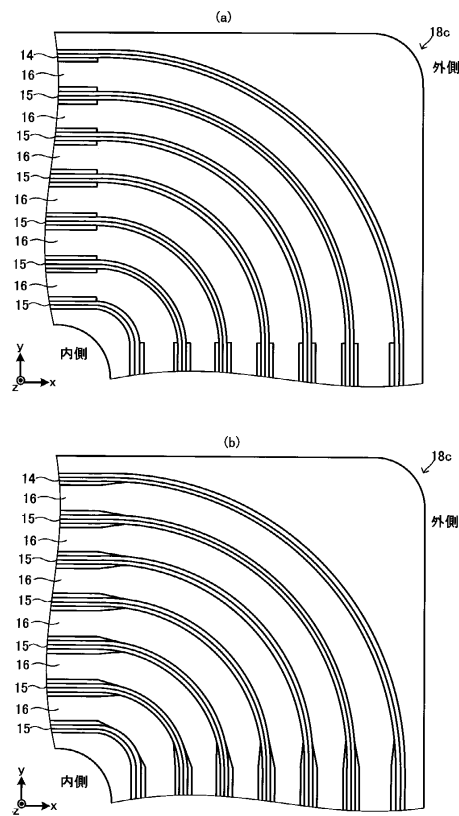
【図 10】



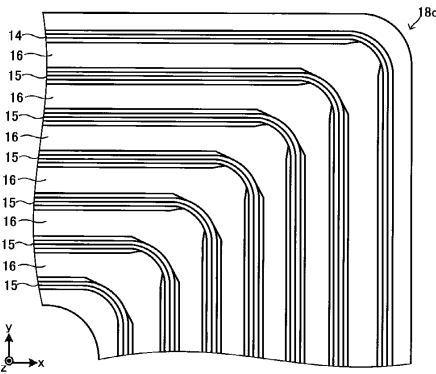
10

20

【図 11】



【図 12】

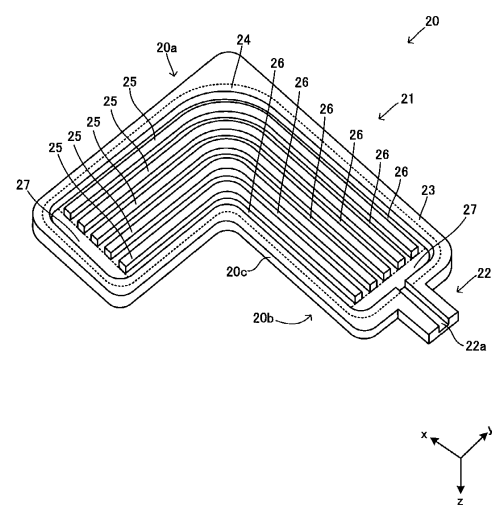


30

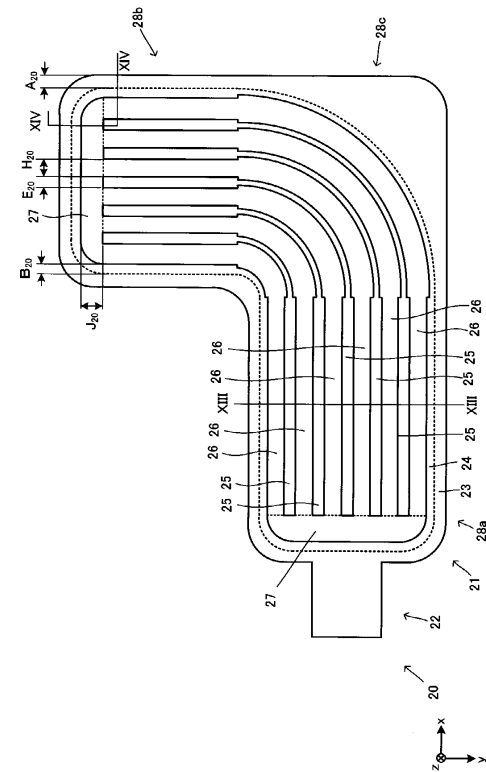
40

50

【図 1 3】



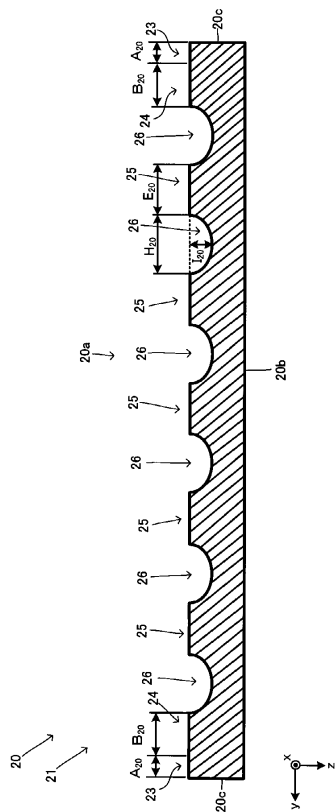
【図 1 4】



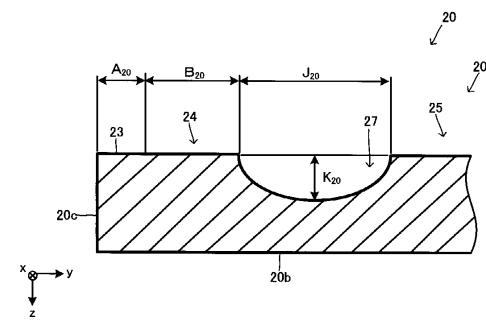
10

20

【図 1 5】



【図 1 6】

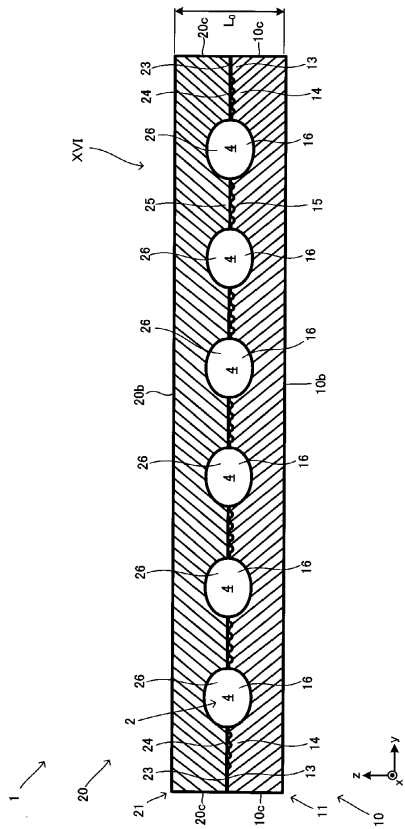


30

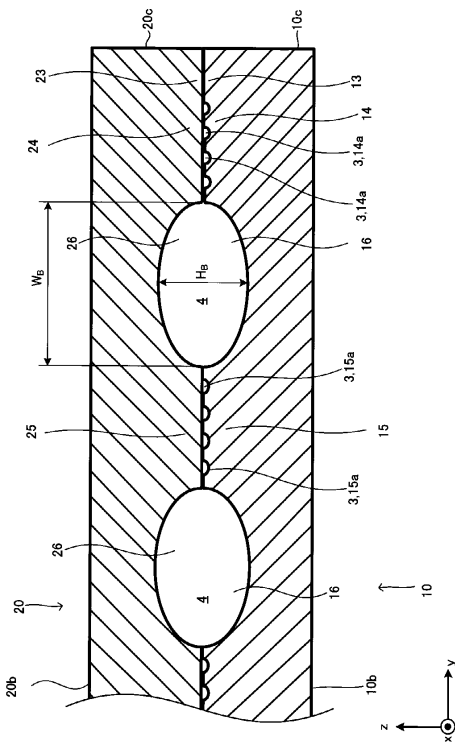
40

50

【図 17】



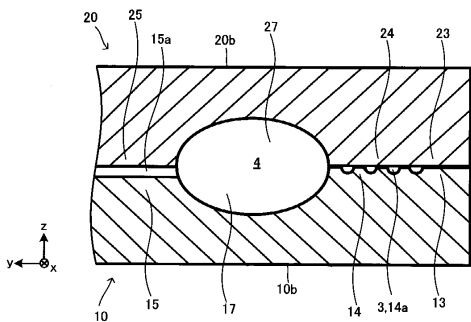
【図 18】



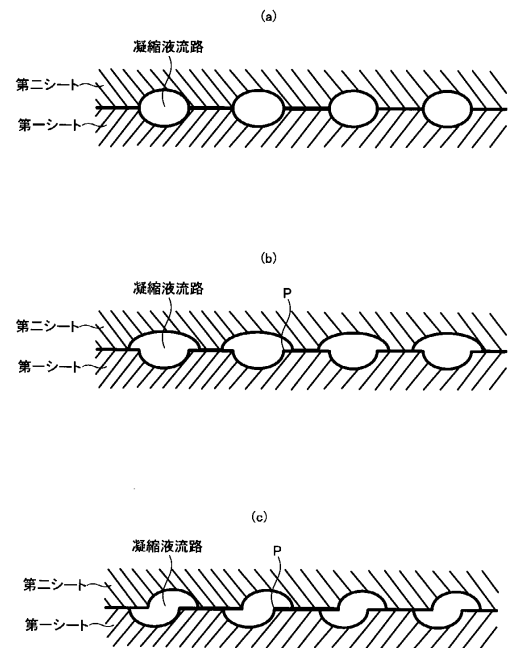
10

20

【図 19】



【図 20】

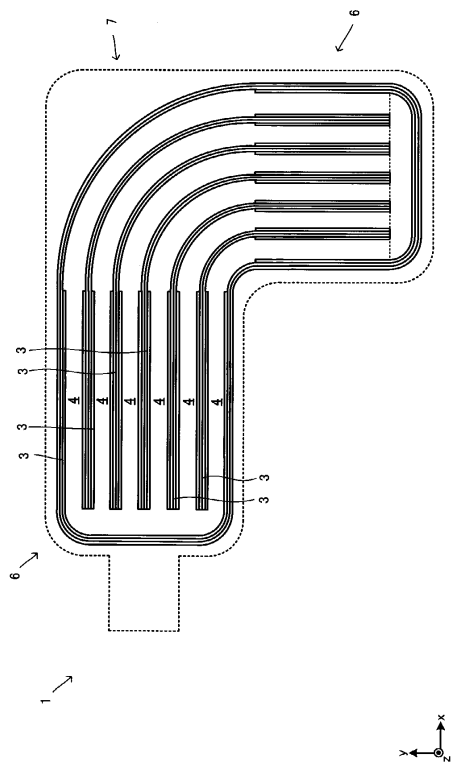


30

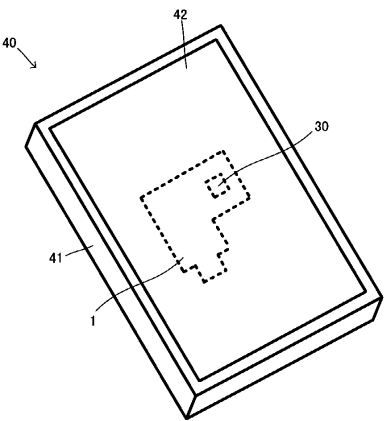
40

50

【図 2 1】



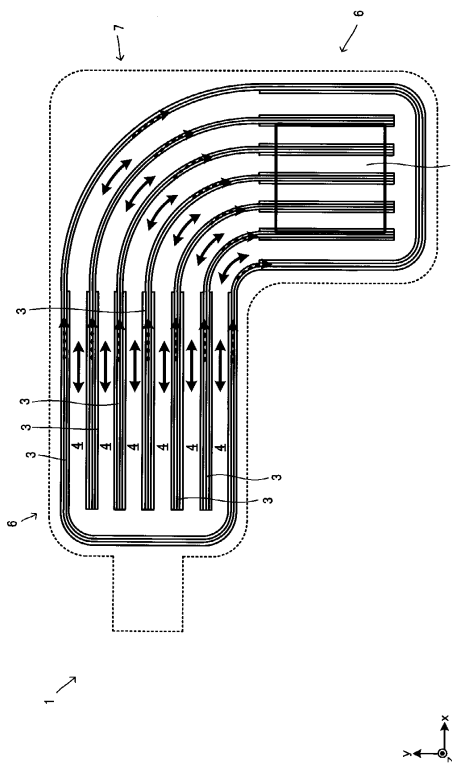
【図 2 2】



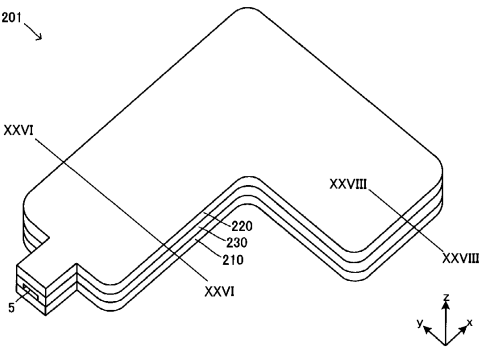
10

20

【図 2 3】



【図 2 4】

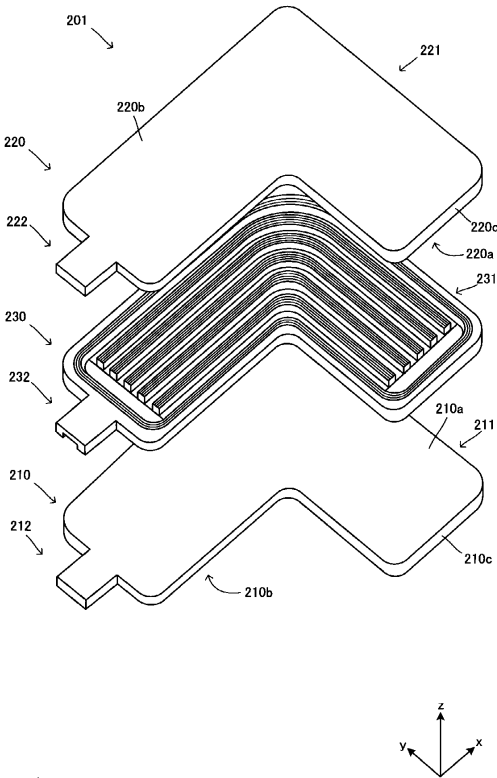


30

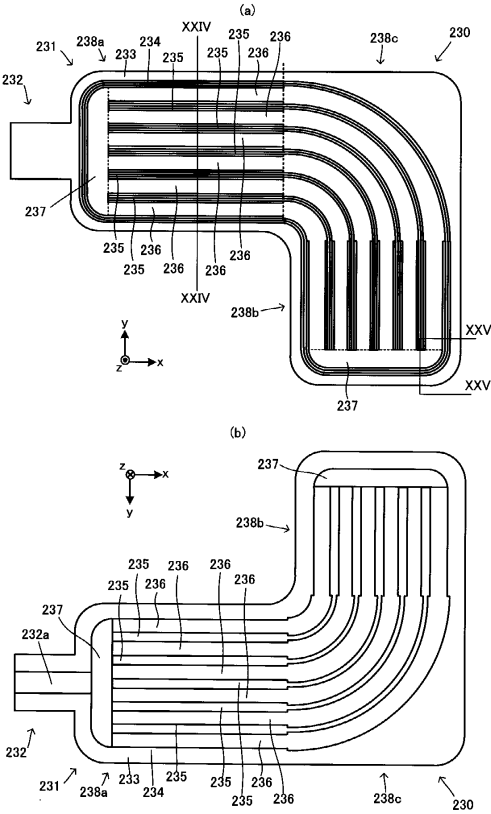
40

50

【図 2 5】



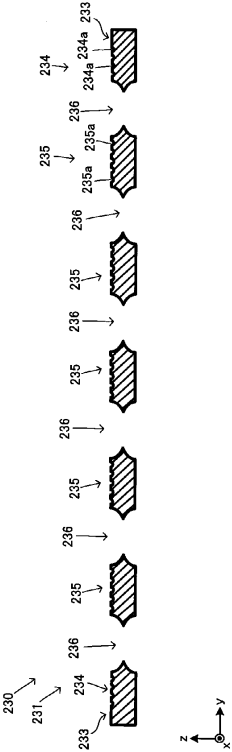
【図 2 6】



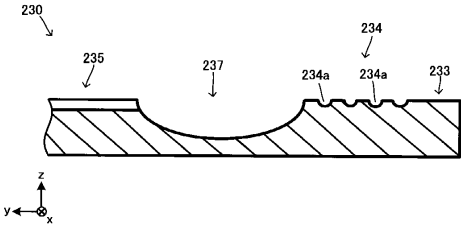
10

20

【図 2 7】



【図 2 8】

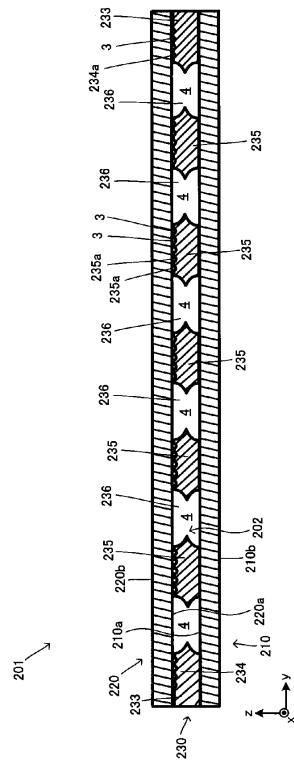


30

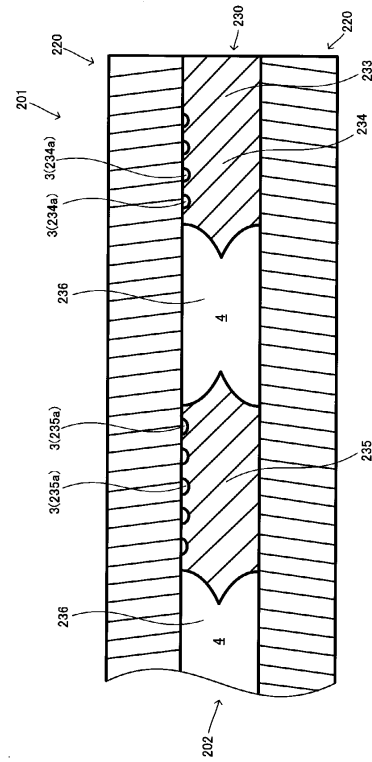
40

50

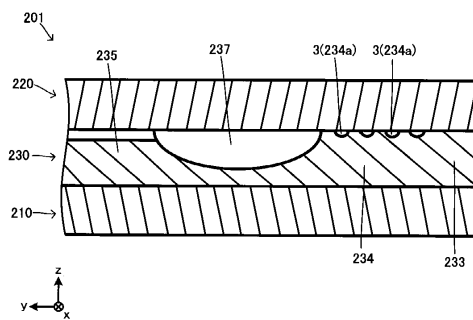
【 図 2 9 】



【 図 3 0 】



【 図 3 1 】



フロントページの続き

- (72)発明者 小田 和範
東京都新宿区市谷加賀町一丁目 1 番 1 号 大日本印刷株式会社内
- (72)発明者 武田 利彦
東京都新宿区市谷加賀町一丁目 1 番 1 号 大日本印刷株式会社内
- (72)発明者 竹松 清隆
東京都新宿区市谷加賀町一丁目 1 番 1 号 大日本印刷株式会社内
- (72)発明者 百瀬 輝寿
東京都新宿区市谷加賀町一丁目 1 番 1 号 大日本印刷株式会社内
- 審査官 古川 峻弘
- (56)参考文献 登録実用新案第 3 1 6 8 2 0 2 (J P , U)
国際公開第 2 0 1 8 / 1 5 5 6 4 1 (W O , A 1)
特開 2 0 1 5 - 0 5 9 6 9 3 (J P , A)
特開平 0 8 - 2 1 9 6 6 7 (J P , A)
米国特許出願公開第 2 0 1 3 / 0 1 7 0 1 4 2 (U S , A 1)
特開 2 0 1 6 - 2 0 5 6 9 3 (J P , A)
- (58)調査した分野 (Int.Cl. , D B 名)
F 2 8 D 1 5 / 0 0 - 1 5 / 0 6
H 0 1 L 2 3 / 3 4 - 2 3 / 4 7 3
H 0 5 K 7 / 2 0