

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 特 許 公 報 (B2)

(11) 特許番号

特許第6219365号  
(P6219365)

(45) 発行日 平成29年10月25日 (2017.10.25)

(24) 登録日 平成29年10月6日 (2017.10.6)

(51) Int. Cl.	F I
<b>B 6 0 H 1/32 (2006.01)</b>	B 6 0 H 1/32 6 2 1 G
<b>B 6 0 H 1/03 (2006.01)</b>	B 6 0 H 1/03 C

請求項の数 26 (全 66 頁)

(21) 出願番号	特願2015-504643 (P2015-504643)	(73) 特許権者	511014862
(86) (22) 出願日	平成25年3月29日 (2013.3.29)		ジェンサーム インコーポレイテッド
(65) 公表番号	特表2015-512357 (P2015-512357A)		Gentherm Incorporated
(43) 公表日	平成27年4月27日 (2015.4.27)		アメリカ合衆国 48167 ミシガン州
(86) 国際出願番号	PCT/US2013/034690		ノースヴィル ハガティ ロード 21
(87) 国際公開番号	W02013/151903		680 スイート 101
(87) 国際公開日	平成25年10月10日 (2013.10.10)	(74) 代理人	110001896
審査請求日	平成28年3月24日 (2016.3.24)		特許業務法人朝日奈特許事務所
(31) 優先権主張番号	61/620,350	(72) 発明者	バーンハート、トッド ロバート
(32) 優先日	平成24年4月4日 (2012.4.4)		アメリカ合衆国、48301 ミシガン州
(33) 優先権主張国	米国 (US)		ブルームフィールド、リンデンミア ド
(31) 優先権主張番号	13/802,201		ライブ 7202
(32) 優先日	平成25年3月13日 (2013.3.13)		
(33) 優先権主張国	米国 (US)		

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 熱電装置を備える温度制御システム

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項 1】

車両の内燃エンジンの停止中、車両の乗員区画を加熱、冷却、および/またはデミストするための温度制御システムであって、前記システムが、

内部の冷媒を運搬するように構成されるエンジンブロック冷媒導管を備えるエンジン冷媒回路であって、前記エンジンブロック冷媒導管が前記車両の内燃エンジンと熱連通している、エンジン冷媒回路と、

前記車両の快適空気チャネルに配置され、前記エンジンブロック冷媒導管と流体連通するヒータコアと、

廃棄面および主面を有する熱電装置と、

前記快適空気チャネルに配置され、前記熱電装置の主面と熱連通する補助的熱交換器と、

前記熱電装置の廃棄面に接続される廃熱交換器であって、前記廃熱交換器は、液相の作動流体を含む流体回路に接続され、前記液相の作動流体は、熱源またはヒートシンクと流体連通している、廃熱交換器と、

複数の動作モードで前記温度制御システムを動作させるように構成される制御装置とを備え、

前記複数の動作モードは、

前記熱電装置に電流が供給されない間、および、前記内燃エンジンが停止されている間、前記内燃エンジンの残留熱が前記快適空気チャネルの快適空気流を加熱するように構成

され、前記液相の作動流体が前記廃熱交換器をバイパスするように構成される、停止温間加熱モードと、

第1の極性で供給される電流を受ける間、および、前記内燃エンジンが停止されている間、前記熱電装置が、前記廃棄面から前記主面へ熱エネルギーを伝達することによって、前記快適空気流を加熱するように構成される、停止冷間加熱モードと

を備え、

前記停止冷間加熱モードにおいて、前記熱電装置は、前記内燃エンジンが、前記熱電装置から提供される熱なしでは、前記快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが不可能である間、前記快適空気流に熱を与える温度制御システム。

【請求項2】

前記温度制御システムが、前記車両の前記乗員区画を特定のキャビン温度まで加熱する間の、前記停止温間加熱モードにおける前記内燃エンジンの停止よりも、前記停止冷間加熱モードにおいてより長い、前記内燃エンジンの停止時間を可能にするように構成される請求項1記載のシステム。

【請求項3】

前記停止冷間加熱モードが、前記熱電装置が前記第1の極性で供給される電流を受ける間、前記快適空気流を加熱するように構成される内燃エンジンを含む請求項1記載のシステム。

【請求項4】

前記複数の動作モードが、冷却モードをさらに備え、前記冷却モードにおいて、前記熱電装置は、第2の極性で供給される電流を受ける間、前記主面から前記廃棄面へ熱エネルギーを伝達することによって前記快適空気流を冷却するように構成される請求項1記載のシステム。

【請求項5】

前記快適空気チャネルに配置される蓄熱装置をさらに備え、前記蓄熱装置は、熱エネルギーを蓄積し、前記快適空気流への熱エネルギーの伝達または前記快適空気流からの熱エネルギーの吸収の少なくとも1つを行うように構成される請求項1記載のシステム。

【請求項6】

前記快適空気チャネルに配置されるベルト駆動の冷却システムのエバポレータコアをさらに備え、前記蓄熱装置が前記エバポレータコアに接続され、前記蓄熱装置が、前記内燃エンジンの動作中、冷却モードまたはデミストモードの少なくとも1つの間、冷却容量を蓄積するように構成される請求項5記載のシステム。

【請求項7】

前記複数の動作モードが、第1停止デミストモードをさらに備え、前記第1停止デミストモードにおいて、前記蓄熱装置は、蓄積された冷却容量を用いて、前記快適空気流から熱エネルギーを吸収することによって前記快適空気流を冷却するように構成され、前記熱電装置は、前記第1の極性で供給される電流を受ける間、前記廃棄面から前記主面へ熱エネルギーを伝達することによって前記快適空気流を加熱するように構成される請求項5記載のシステム。

【請求項8】

前記補助的熱交換器が、前記温度制御システムが動作中である場合、前記快適空気チャネルの前記快適空気流の方向に対して、前記ヒータコアの下流にある請求項1記載のシステム。

【請求項9】

前記停止冷間加熱モードにおいて、前記熱電装置の前記廃棄面が、前記エンジンブロック冷媒導管と流体連通する前記廃熱交換器を介して、前記エンジンブロック冷媒導管と熱連通する請求項1記載のシステム。

【請求項10】

前記熱源が、バッテリー、電子装置、バーナー、または前記車両の排気の少なくとも1つを含む請求項1記載のシステム。

10

20

30

40

50

## 【請求項 1 1】

前記流体回路が、内部の冷媒を運搬するように構成される第 1 導管および第 1 バイパス導管を含み、前記第 1 導管は前記ヒータコアと流体連通し、前記第 1 バイパス導管は、前記第 1 導管の周りで前記冷媒の流れをバイパスするように構成され、前記停止冷間加熱モードが、前記第 1 導管を通る前記冷媒の流れを制限し、前記第 1 バイパス導管を通る前記冷媒の流れを導くことを含む請求項 1 記載のシステム。

## 【請求項 1 2】

前記流体回路が、内部の冷媒を運搬するように構成される第 2 導管および第 2 バイパス導管を含み、前記第 2 導管は前記廃熱交換器と流体連通し、前記第 2 バイパス導管は、前記第 2 導管の周りで前記冷媒の流れをバイパスするように構成され、前記停止温間加熱モードが、前記第 2 導管を通る前記冷媒の流れを制限し、前記第 2 バイパス導管を通る前記冷媒の流れを導くことを含む請求項 1 記載のシステム。

10

## 【請求項 1 3】

前記流体回路が、少なくとも 1 つの流体制御機器を備え、前記停止冷間加熱モードにおいて、前記制御装置が、前記熱電装置の前記廃棄面と熱連通している前記第 2 導管を通る冷媒の流れを導くように、前記少なくとも 1 つの流体制御機器を動作させ、前記第 2 バイパス導管を通る冷媒の流れを制限するように、前記少なくとも 1 つの流体制御機器を動作させるように構成されている請求項 1 2 記載のシステム。

## 【請求項 1 4】

前記少なくとも 1 つの流体制御機器が、第 1 流体制御機器と、第 2 流体制御機器とを備え、

20

前記停止温間加熱モードにおいて、前記制御装置が、前記第 2 導管を通る冷媒の流れを制限するように、前記第 1 流体制御機器を動作させ、前記第 2 バイパス導管を通る冷媒の流れを導くように、前記第 2 流体制御機器を動作させるように構成され、

前記停止冷間加熱モードにおいて、前記制御装置が、前記第 2 導管を通る冷媒の流れを導くように、前記第 1 流体制御機器を動作させ、前記第 2 バイパス導管を通る冷媒の流れを制限するように、前記第 2 流体制御機器を動作させるように構成されている請求項 1 3 記載のシステム。

30

## 【請求項 1 5】

前記停止冷間加熱モードにおいて、前記第 2 導管が、前記エンジンブロック冷媒導管および前記廃熱交換器に熱連通している請求項 1 2 記載のシステム。

## 【請求項 1 6】

前記複数の動作モードが、第 2 停止デミストモードをさらに備え、前記第 2 停止デミストモードにおいて、前記熱電装置は、第 2 の極性で供給される電流を受ける間、前記主面から前記廃棄面へ熱エネルギーを伝達することによって前記快適空気流を冷却するように構成され、前記内燃エンジンは、前記内燃エンジンが停止され、前記快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが可能である間、前記快適空気流を加熱するように構成され、前記補助的熱交換器が、前記温度制御システムが動作中である場合、前記快適空気チャネルの前記快適空気流の方向に対して、前記ヒータコアの上流にある請求項 1 記載のシステム。

40

## 【請求項 1 7】

前記熱電装置の少なくとも一部が、前記快適空気チャネルに配置されている請求項 1 記載のシステム。

## 【請求項 1 8】

前記複数の動作モードがさらに、停止冷却加熱モードを備え、前記停止冷却加熱モードにおいて、

前記内燃エンジンの残留熱が、前記内燃エンジンが停止されている間、前記快適空気チャネル内の前記快適空気流を加熱するように構成され、

50

前記熱電装置が、第1の極性で供給される電流を受ける間、および、前記内燃エンジンが停止されている間、前記廃棄面から前記主面へ熱エネルギーを伝達することによって、前記快適空気流を加熱するように構成されている請求項1記載のシステム。

【請求項19】

前記停止冷間加熱モードにおいて、前記内燃エンジンが、前記ヒータコアおよび前記熱電装置に熱連通している請求項18記載のシステム。

【請求項20】

前記廃熱交換器の前記液相の作動流体が、前記停止温間加熱モードおよび前記停止冷間加熱モードにおいて前記補助的熱交換器と流体連通していない請求項1記載のシステム。

【請求項21】

前記制御装置がさらに、

前記第1の極性で供給される電流を受ける間、および、前記内燃エンジンが運転している間、前記熱電装置が、前記廃棄面から前記主面へ熱エネルギーを伝達することによって、前記快適空気流を加熱するように構成される、起動加熱モードと、

前記熱電装置に電流が供給されない間、および、前記内燃エンジンが運転している間、前記内燃エンジンが、前記快適空気流を加熱するように構成される、加熱モードとにおいて動作するように構成され、

前記起動加熱モードにおいて、前記熱電装置は、前記内燃エンジンが、前記熱電装置から提供される熱なしでは、前記快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが不可能である間、前記快適空気流に熱を与え、

前記起動加熱モードの間、前記冷媒の温度が上がるにつれて、前記熱電装置の性能係数が向上する請求項1記載のシステム。

【請求項22】

車両の内燃エンジンの停止中、前記車両の乗員区画の温度を制御するための方法であって、前記方法は、

快適空気チャネルを通して空気流を導くこと、

前記車両の前記内燃エンジンと熱連通するエンジンブロック冷媒導管を含む、エンジン冷媒回路を通して、冷媒を導くこと、

前記快適空気チャネルに配置され、前記エンジンブロック冷媒導管と熱連通するヒータコアを通して、前記空気流を導くこと、

熱電装置と熱連通する補助的熱交換器を通して前記空気流を導くことであって、前記熱電装置は、主面および廃棄面を有し、前記主面は前記補助的熱交換器と熱連通し、前記廃棄面は廃熱交換器に接続され、前記廃熱交換器は、液相の作動流体を含む流体回路に接続され、前記液相の作動流体は、前記エンジンブロック冷媒導管またはヒートシンクと流体連通する、補助的熱交換器を通して前記空気流を導くこと、

前記内燃エンジンが停止され、前記液相の作動流体が前記エンジンブロック冷媒導管と熱連通している間、前記熱電装置が、前記廃棄面から前記主面へ熱エネルギーを伝達することによって前記空気流を加熱するために、停止冷間加熱モードにおいて、第1の極性の電流を前記熱電装置に供給すること、

停止温間加熱モードにおいて、前記熱電装置への電流を制限し、前記廃熱交換器をバイパスするように前記液相の作動流体を導くことであって、前記内燃エンジンが前記空気流を加熱するように構成され、前記車両の前記乗員区画を特定のキャビン温度まで加熱する間の、前記停止温間加熱モードにおける前記内燃エンジンの停止よりも、前記停止冷間加熱モードにおける前記内燃エンジンの停止時間が長い、電流を制限し、前記液相の作動流体を導くこと

を含み、

前記停止冷間加熱モードにおいて、前記熱電装置は、前記内燃エンジンが、前記熱電装置から提供される熱なしでは、前記空気流を特定の快適温度まで加熱することが不可能である間、前記空気流に熱を与える、

方法。

10

20

30

40

50

## 【請求項 2 3】

前記補助的熱交換器が、前記空気流が流れている間、前記快適空気チャネルの前記空気流の方向に対して、前記ヒータコアの下流にある請求項 2 2 記載の方法。

## 【請求項 2 4】

前記熱電装置が、前記主面から前記廃棄面へ熱エネルギーを伝達することによって前記空気流を冷却するために、冷却モードにおいて、前記熱電装置に第 2 の極性の電流を供給することをさらに含む請求項 2 2 記載の方法。

## 【請求項 2 5】

前記熱電装置の前記廃棄面と前記内燃エンジンとの間の熱連通を防ぐために、前記冷却モードにおいて、前記エンジンブロック冷媒導管を通る前記冷媒の流れを制限することをさらに含む請求項 2 4 記載の方法。

10

## 【請求項 2 6】

前記熱電装置が、前記主面から前記廃棄面へ熱エネルギーを伝達することによって前記空気流を冷却するために、停止デミストモードにおいて、前記熱電装置に第 2 の極性の電流を供給することをさらに含み、前記内燃エンジンは、前記内燃エンジンが、停止され、前記空気流を特定の快適温度まで加熱することが可能である間、前記空気流を加熱するように構成され、前記補助的熱交換器は、前記空気流が流れている間、前記快適空気チャネルの前記空気流の方向に対して、前記ヒータコアの上流にある請求項 2 2 記載の方法。

## 【発明の詳細な説明】

## 【技術分野】

20

## 【0001】

## [ 関連出願 ]

本願は、2012年4月4日出願された米国仮特許出願第61/620,350号明細書、2013年3月13日出願された米国特許出願第13/802,201号明細書、および2013年3月13日出願された米国特許出願第13/802,050号明細書の利益を主張する。これら特許出願のそれぞれの開示内容は全て、参照によって本明細書に含まれ、本明細書の一部を構成する。

## 【0002】

## 分野

本開示は、温度制御の分野に関し、熱電装置を組み込む温度制御システムおよび方法に関する。

30

## 【背景技術】

## 【0003】

## 関連技術の記載

車両の乗員区画は、通常、暖房、換気、および空調(HVAC)システムによって冷暖房される。HVACシステムは、快適な空気が乗員区画内に流れ込む前に、快適な空気を加熱または冷却するために、熱交換器を通して快適な空気の流れを導く。熱交換器では、快適な空気と、例えば水グリコール冷却液などの冷媒との間で、エネルギーが伝達される。快適な空気は、外気から供給されてもよいし、乗員区画から再循環される空気と外気との混合物から供給されてもよい。車両の乗員区画を冷暖房するためのエネルギーは、通常、例えば内燃エンジンなどの、燃料供給エンジンから供給される。

40

## 【0004】

いくつかの自動車用のHVAC機構は、乗員区画に流れる空気の補助的な加熱をもたらす、正温度係数(PTC)加熱装置を含んでいる。既存の、自動車用のPTC装置のHVAC機構は、様々な欠点を抱えている。

## 【発明の概要】

## 【0005】

本明細書に記載される実施形態は、いくつかの特徴を有するが、そのいずれもが、単独でその望ましい特性の原因となるものではない。請求の範囲により表される本発明の範囲を制限することなく、有利な特徴のいくつかを簡単に記載する。

50

## 【 0 0 0 6 】

開示される特定の実施形態は、車両の内部雰囲気（climate）または別の所望の領域の雰囲気を制御するためのシステムおよび方法を含んでいる。いくつかの実施形態は、熱電システムが補助的な加熱および／または冷却をもたらす車両用の温度制御システムを提供する。熱電システムは、選択された極性の電流の印加時に、液体冷媒などの作動流体と快適空気（comfort air）との間で、熱エネルギーを伝達し得る。特定の実施形態において、熱電システムは、内燃エンジンまたはその他の主要な熱源からもたらされる熱を補足するか、またはそれに代わる。また、熱電システムは、圧縮機ベースの冷却システムまたはその他の主要な冷却エネルギー源からもたらされる冷却エネルギーを補足するか、またはそれに代わることもできる。

10

## 【 0 0 0 7 】

開示される特定の実施形態は、停止したエンジンまたはエンジンがオフ状態の冷房のためのシステムおよび方法を含んでいる。エンジンがオフ状態の冷却モードは、アイドリングするエンジンのシャットダウン時に、限られた時間の間、快適なキャビンを維持するために用いられ得る。このモードにおいて、エバポレータは、エンジンがシャットダウンされているので動作不能である。冷媒の熱慣性および熱電モジュールによりもたらされる冷却により、依然として乗員キャビンの冷却を可能にしたまま、エンジンをシャットダウンし、燃料を節約することが可能となる。

## 【 0 0 0 8 】

開示される特定の実施形態は、停止したエンジンまたはエンジンがオフ状態の暖房のためのシステムおよび方法を含んでいる。エンジンがオフ状態の加熱モードは、アイドリングするエンジンのシャットダウン時に、限られた時間の間、快適なキャビン温度を維持するために用いられ得る。熱電モジュール、冷媒の熱慣性、およびエンジンブロックの熱慣性によりもたらされる熱は、システムが車両のキャビンを暖房することを可能にする一方で、エンジンがシャットダウンし、燃料を節約することを可能にする。

20

## 【 0 0 0 9 】

開示される実施形態は、車両の内部雰囲気を暖房および冷房するためのシステムを含んでいる。いくつかの実施形態において、車両の乗員区画内の温度を制御するためのシステムは、主要な流体チャネルと、主要な流体チャネルに動作可能に接続される1つまたは2つ以上の熱電装置とを含んでいる。熱電装置は、第1の極性の電気エネルギー印加時に、主要な流体チャネルを流れる流体を加熱し、第2の極性の電気エネルギー印加時に、流体を冷却するように構成される、少なくとも1つの熱電素子を含み得る。熱電装置は、複数の熱領域に細分化され得る。複数の熱領域は、第1の極性と第2の極性との間で切り替え可能な第1電気回路に接続される、第1熱領域と、第1電気回路の極性から独立して第1の極性と第2の極性との間で切り替え可能な第2電気回路に接続される、第2熱領域とを含み得る。

30

## 【 0 0 1 0 】

システムは、主要な流体チャネルに配置され1つまたは2つ以上の熱電装置に熱的に接続される、第1熱交換器を含み得る。一例として、主要な流体チャネルは、第1主面が熱電装置の第1熱領域にある単一の熱電装置に接続されてもよく、第2熱交換器は、主要な流体チャネルに配置され熱電装置の第2熱領域の第2主面に熱的に接続される。システムは、作動流体チャネルと、作動流体チャネルに配置され、熱電装置の第1熱領域の第1廃棄面に熱的に接続される第3熱交換器と、作動流体チャネルに配置され熱電装置の第2熱領域の第2廃棄面に熱的に接続される第4熱交換器とを含んでもよい。熱電装置は、第1熱領域の第1主面と第1廃棄面との間で熱エネルギーを伝達し、第2熱領域の第2主面と第2廃棄面との間で熱エネルギーを伝達するように構成され得る。

40

## 【 0 0 1 1 】

システムは、第1電気回路の極性および第2電気回路の極性を制御することによって、利用可能な複数のモードの1つでシステムを動作させるように構成される制御装置を含み得る。利用可能な複数のモードには、デミストモード、加熱モード、および冷却モードが

50

含まれ得る。制御装置は、少なくとも1つの熱電装置がデミストモードで動作しているときに、1つまたは2つ以上の熱電装置の、第2の極性の第1電気回路および第1の極性の第2電気回路を独立して動作させるように構成され得る。

【0012】

システムは、1つまたは2つ以上の熱電装置の第1熱領域の第1廃棄面に熱的に接続される第1作動流体回路と、第1作動流体回路から独立した第2作動流体回路とを含んでいてもよく、第2作動流体回路は、1つまたは2つ以上の熱電装置の第2熱領域の第2廃棄面に熱的に接続されている。第1作動流体回路および第2作動流体回路はそれぞれ、1つまたは2つ以上の熱電装置とヒートシンクとの間、または1つまたは2つ以上の熱電装置と熱源との間で、選択的に接続され得る。第1作動流体回路は、第1電気回路が第1の極性に切り替えられると熱源に接続され、第1電気回路が第2の極性に切り替えられるとヒートシンクに接続され得る。第2作動流体回路は、第2電気回路が第1の極性に切り替えられると熱源に接続され、第2電気回路が第2の極性に切り替えられるとヒートシンクに接続され得る。システムは、第1電気回路を第2の極性に切り替え、第2電気回路を第1の極性に切り替えることによって、デミストモードでシステムを動作させるように構成される制御装置を含み得る。

【0013】

特定の実施形態において、HVACを用いて車両の乗員区画に温度制御された空気を運ぶ方法は、乗員区画に空気流を提供するために、利用可能な複数のモードの1つでシステムを動作させることを含んでいる。利用可能な複数のモードには、車両内の1つまたは2つ以上の領域において別々に動作可能な、デミストモード、加熱モードおよび冷却モードが含まれ得る。この方法は、デミストモードの動作中、空気流を主要な流体チャネル内へと導くことによって、乗員区画の少なくとも一部に空気を運ぶこと、熱電装置の第1熱領域において空気流から熱エネルギーを取り除くことによって、主要流体チャネル中の空気流を冷却すること、および、熱電装置の第2熱領域において空気流に熱エネルギーを加えることによって、続いて空気流を加熱することを含み得る。この方法は、加熱モードの動作中、空気流を主要な流体チャネル内へと導くことによって、乗員区画の少なくとも一部に加熱された空気流を運ぶこと、および、熱電装置の第1熱領域および第2熱領域において空気流に熱エネルギーを加えることによって、主要な流体チャネル中の空気流を加熱することを含み得る。この方法は、冷却モードの動作中、空気流を主要な流体チャネルへと導くことによって、乗員区画の少なくとも一部に冷却された空気流を運ぶこと、および、熱電装置の第1熱領域および第2熱領域において空気流から熱エネルギーを取り除くことによって、主要な流体チャネル中の空気流を冷却することを含み得る。

【0014】

空気の運搬は、第1熱領域とヒートシンクとの間で第1作動流体を循環させることによって、少なくとも1つの熱電装置の第1熱領域から熱エネルギーを取り除くこと、および、第2熱領域と熱源との間で第2作動流体を循環させることによって、熱電装置の第2熱領域に熱エネルギーを加えることを含み得る。第1作動流体および第2作動流体はそれぞれ、液状の熱伝達流体を含み得る。例えば、第1作動流体は、水溶液を含み、第2作動流体は、温度が異なる同一の水溶液を含み得る。

【0015】

加熱された空気流の運搬はさらに、第1の極性を有する電気エネルギーを熱電装置の第1熱領域に提供すること、および、同一の極性を有する電気エネルギーを熱電装置の第2熱領域に提供することを含み得る。熱電装置に提供された電気エネルギーにより、熱エネルギーは、少なくとも1つの作動流体から熱電装置を介して空気流へと伝達され得る。

【0016】

いくつかの実施形態において、車両の乗客用空気を調整するためのシステムの製造方法は、空気流チャネルを提供すること、1つまたは2つ以上の熱電装置を空気流チャネルへ動作可能に接続すること、1つまたは2つ以上の熱電装置の少なくとも1つの廃棄面と熱連通する少なくとも1つの作動流体チャネルを提供すること、および、熱電装置の第1熱

10

20

30

40

50

領域に第 1 電気回路を接続することを含んでいる。第 1 電気回路は、第 1 の極性または第 2 の極性で、第 1 熱領域に電力を選択的に供給するように構成され得る。この方法は、熱電装置の第 2 熱領域に第 2 電気回路を接続することを含み得る。第 2 電気回路は、第 1 の極性または第 2 の極性で、第 2 熱領域に電力を選択的に供給するように構成され得る。

【 0 0 1 7 】

この方法は、1 つまたは 2 つ以上の熱電装置において、第 1 電気回路の極性および第 2 電気回路の極性を選択することにより、システムを少なくとも部分的に制御するように構成される制御装置を設けることを含み得る。

【 0 0 1 8 】

この方法は、少なくとも 1 つの熱電装置と熱源またはヒートシンクとの間で、熱エネルギーを選択的に移動させるために、少なくとも 1 つの作動流体チャネルを構成することを含み得る。

【 0 0 1 9 】

熱電装置を空気流チャネルへ動作可能に接続することは、第 1 熱交換器を空気流チャネルに配置すること、第 2 熱交換器を空気流チャネルに配置すること、熱電装置の第 1 熱領域を第 1 熱交換器に接続すること、および熱電装置の第 2 熱領域を第 2 熱交換器に接続することを含み得る。熱電装置の第 1 熱領域を第 1 熱交換器に接続することは、第 1 熱領域の主面を第 1 熱交換器に接続することを含むことができ、主面は、第 1 熱領域の廃棄面の反対側にある。

【 0 0 2 0 】

特定の実施形態において、車両の乗員区画の少なくとも一部において温度を制御するためのシステムは、第 1 流体チャネル、仕切りによって少なくとも部分的に第 1 流体チャネルから分離される第 2 流体チャネル、第 1 流体チャネルの冷却空気に動作可能に接続されるか、または第 1 流体チャネルおよび第 2 流体チャネルの両方に動作可能に延びる冷却装置、第 2 流体チャネルの加熱空気に動作可能に接続されるヒータコア、ヒータコアの下流で第 2 流体チャネルに動作可能に接続されるか、または冷却装置の下流で第 1 流体チャネルに動作可能に接続される熱電装置、および、第 1 流体チャネルと第 2 流体チャネルとの間に配置されるフロー転換チャネルまたは第 1 流体チャネルおよび第 2 流体チャネルに配置されるフロー制御バルブを含んでいる。フロー転換チャネルは、冷却装置が第 1 流体チャネルにおいて冷却した空気を、第 2 流体チャネルへと選択的に転換するように構成可能であり、空気は、フロー転換チャネルを通過した後、ヒータコアおよび熱電装置の少なくとも 1 つを通過して流れる。制御装置は、少なくとも冷却モード、加熱モード、およびデミストモードで、少なくとも 1 つのこのようなシステムを操作するように構成され得る。制御装置は、デミストモードの間、フロー転換チャネルを第 1 流体チャネルから第 2 流体チャネルへと転換させ得る。

【 0 0 2 1 】

フロー転換チャネルは、少なくとも開放位置と閉鎖位置との間で回転するように構成される、転換ブレードドア、フロー転換素子、および / または、フロー制御バルブを含み得る。転換ブレードドアまたはフロー転換素子が開放位置にある場合、空気は第 1 流体チャネルから第 2 流体チャネルへと転換され得る。転換ブレードドアまたはフロー転換素子が閉鎖位置にある場合、空気は、転換せずに第 1 流体チャネルを流れて流れることを許可され得る。同様の空気の転換は、第 1 流体チャネルおよび第 2 流体チャネルに配置されるフロー制御バルブを選択的に開放することにより達成され得る。

【 0 0 2 2 】

システムは、システムに入る空気の少なくとも一部を、第 1 流体チャネルおよび第 2 流体チャネルの少なくとも 1 つへ導くように構成される、入口チャネル選択装置を含み得る。入口路選択装置は、空気流を第 2 流体チャネル内へ導くように構成可能であり、熱電装置は、加熱モードの動作中、空気流に熱エネルギーを伝達するように構成され得る。入口チャネル選択装置は、入口ブレードドアを含み得る。入口ブレードドアは、第 1 位置、第 2 位置、および第 1 位置と第 2 位置との間の全ての位置の間で移動するように動作可能で



あり得る。入口ブレードドアの位置は、転換ブレードドアの位置から独立し得る。

【0023】

少なくとも1つの冷却装置は、空気流から熱エネルギーを吸収可能であり、熱電装置は、デミストモードの動作中、空気流に熱エネルギーを伝達し得る。少なくとも1つの冷却装置は、空気流から熱エネルギーを吸収するように構成可能であり、熱電装置は、冷却モードの動作中、空気流から熱エネルギーを吸収するように構成され得る。

【0024】

フロー転換チャネルは、フロー転換素子の仕切りに形成される開口を含み得る。開口またはフロー転換素子は、選択的に遮断されるように構成され得る。

【0025】

1つまたは2つ以上の熱電装置は、複数の熱領域に細分化可能であり、複数の熱領域には、第1の極性での電気エネルギー印加時に、第2流体チャネルを流れる流体を加熱し、第2の極性での電気エネルギー印加時に、この流体を冷却するように構成される、第1熱領域と、第1熱領域に印加される電気エネルギーの極性から独立して、第1の極性と第2の極性との間で切り替え可能な第2熱領域とが含まれ得る。

【0026】

1つまたは2つ以上のヒータコアは、少なくとも加熱モードの間、パワートレイン冷媒と熱連通していてもよい。いくつかの実施形態において、ヒータコアは、少なくとも冷却モードの間、パワートレイン冷媒と熱連通していない。

【0027】

1つまたは2つ以上の熱電装置の少なくとも1つの表面は、空気流と熱連通して、熱交換器に接続され得る。また冷却装置も、空気流と熱連通して、1つまたは2つ以上の熱交換器に接続され得る。

【0028】

特定の実施形態において、HVACシステムを用いて車両の乗員区画に温度制御された空気を運搬する方法は、乗員区画の少なくとも一部に空気流を提供するために、利用可能な複数のモードのいずれかで、システムの少なくとも一部を動作させることを含んでいる。利用可能な複数のモードには、デミストモード、加熱モード、および冷却モードが含まれ得る。この方法は、デミストモードの動作中に、空気流を少なくとも第1流体流チャネル内に導くことによって、乗員区画に空気を運搬すること、冷却装置を用いて第1流体流チャネルの空気流を冷却すること、その後第1流体流チャネルからの空気流を第2流体流チャネルへと転換すること、および、その後ヒータコア、熱電装置、またはヒータコアおよび熱電装置の両方を用いて、第2流体流チャネルの空気流を加熱することを含んでいる。この方法は、加熱モードの動作中に、少なくとも第2流体流チャネル内に空気流を導くことによって、乗員区画の少なくとも一部に加熱された空気流を運搬すること、および、ヒータコア、熱電装置、またはヒータコアおよび熱電装置の両方を用いて、第2流体流チャネルの空気流を加熱することを含んでいる。この方法は、冷却モードの動作中に、第1流体流チャネルおよび第2流体流チャネルの少なくとも1つの中に空気流を導くことによって、乗員区画の少なくとも一部に冷却された空気流を運搬し、冷却装置を用いて第1流体流チャネルの空気流を冷却することによって空気流を冷却すること、および、熱電装置を用いて第2流体流チャネルの空気流を冷却すること、または、熱電装置を用いて第2流体流チャネルの空気流を冷却する間、冷却装置を用いて第1流体流チャネルの空気流を冷却することを含んでいる。

【0029】

冷却モード中の空気の運搬は、熱電装置を用いて空気流を所望の温度まで冷却するために、熱電装置に提供されるべき第1エネルギー量が、冷却装置を用いて空気流を所望の温度まで冷却するために、冷却装置に提供されるべき第2エネルギー量よりも少ないかどうかを判定すること、および、第1エネルギー量が第2エネルギー量よりも少ないと判定された場合に、第2流体流チャネルの空気流を、熱電装置を用いて冷却することを含んでいる。

10

20

30

40

50

## 【 0 0 3 0 】

加熱された空気流の運搬は、ヒータコアが空気流を所望の温度まで加熱することが可能かどうかを判定すること、ヒータコアが空気流を所望の温度まで加熱することが可能であると判定された場合に、第 2 流体流チャネルの空気流を、ヒータコアを用いて加熱すること、および、ヒータコアが空気流を所望の温度まで加熱することが不可能であると判定された場合に、第 2 流体流チャネルの空気流を、熱電装置を用いて加熱することを含んでいる。

## 【 0 0 3 1 】

いくつかの実施形態において、車両の少なくとも一部において乗客用空気を調整するための装置の製造方法は、少なくとも部分的に第 1 空気導管および第 2 空気導管に分割される空気流チャネルを設けること、冷却装置を第 1 空気導管に動作可能に接続するか、冷却装置を第 1 空気導管および第 2 空気導管の両方に動作可能に接続すること、ヒータコアを第 2 空気導管に動作可能に接続すること、空気がチャネルを流れるときに熱電装置がヒータコアの下流にあるように、少なくとも 1 つの熱電装置を第 2 空気導管に動作可能に接続するか、または空気がチャネルを流れるときに熱電装置が冷却装置の下流にあるように、少なくとも 1 つの熱電装置を第 1 空気導管に動作可能に接続すること、および、空気がチャネルを流れるときに流体転換チャネルが冷却装置の下流およびヒータコアの上流に配置されるように、または、空気がチャネルを流れるときに流体転換チャネルが冷却装置、ヒータコア、および熱電装置の下流に配置されるように、流体転換チャネルを第 1 空気導管と第 2 空気導管との間に設けること、または、空気がチャネルを流れるときに、冷却装置の下流の第 1 空気導管および第 2 空気導管にフロー制御バルブを設けることを含んでいる。流体転換チャネルは、第 1 空気導管からの空気を第 2 空気導管へと選択的に転換するように構成され得る。同様の空気の転換は、第 1 空気導管および第 2 空気導管に配置されるフロー制御バルブを選択的に開放することによって達成され得る。

## 【 0 0 3 2 】

冷却装置の動作可能な接続は、第 1 流体チャネルに熱交換器を配置すること、および熱交換器を冷却装置に接続することを含み得る。ヒータコアの動作可能な接続は、第 2 流体チャネルに熱交換器を配置すること、および熱交換器をヒータコアに接続することを含み得る。熱電装置の動作可能な接続は、第 2 流体チャネルに熱交換器を配置すること、および熱交換器を熱電装置に接続することを含み得る。

## 【 0 0 3 3 】

この方法は、チャネル選択装置を設けることを含んでいてもよく、チャネル選択装置は、第 1 空気導管および第 2 空気導管の入口の近くに配置される。

## 【 0 0 3 4 】

開示されるいくつかの実施形態は、車両の乗員区画の温度を制御することに関連する。例えば、温度制御システム ( T C S ) は、車両の乗員区画に空気流を運搬するように構成される空気チャネルを含み得る。 T C S は、 1 つの熱エネルギー源、伝熱装置、および空気チャネルに接続される熱電装置 T E D を含み得る。流体回路は、熱エネルギー源、伝熱装置、および / または T E D に、冷媒を循環させ得る。バイパス回路は、 T E D をバイパスして、熱エネルギー源を伝熱装置に接続し得る。アクチュエータは、バイパス回路または T E D を備える流体回路のいずれかに、選択的に冷媒を循環させ得る。制御機器は、熱エネルギー源が空気流に熱を与える準備ができていると判定された場合に、アクチュエータを動作させ得る。

## 【 0 0 3 5 】

いくつかの実施形態は、車両の乗員区画の温度を制御するためのシステムを提供し、このシステムは、車両の乗員区画に乗客用空気流を運搬するように構成される少なくとも 1 つの乗客用空気チャネル、少なくとも 1 つの熱エネルギー源、乗客用空気チャネルに接続される少なくとも 1 つの伝熱装置、少なくとも 1 つの熱電装置 ( T E D )、熱エネルギー源、伝熱装置、および / または T E D に、冷媒を循環させるように構成される流体回路、

熱エネルギー源を伝熱装置に接続するように構成される少なくとも1つのバイパス回路、流体回路の代わりに、バイパス回路に冷媒を循環させるように構成される少なくとも1つのアクチュエータ、および少なくとも1つの制御システムを含んでいる。制御システムは、熱エネルギー源をTEDに接続するように構成される第2バイパス回路、流体回路の代わりに、第2バイパス回路に冷媒を循環させるように構成される少なくとも1つのアクチュエータ、および少なくとも1つの制御システムを含んでいてもよい。制御システムは、熱エネルギー源が乗客用空気流に熱を与える準備ができていると判定された場合に、少なくとも1つのアクチュエータを動作させるように構成され得るので、流体回路の代わりに、少なくとも1つのバイパス回路に冷媒を循環させる。

【0036】

10

付加的な実施形態は、流体回路に冷媒を循環させるように構成されるポンプを含み得る。またシステムは、乗客用空気チャンネルに動作可能に接続されるエバポレータも含み得る。熱エネルギー源は、車両エンジン、車両エンジンから熱エネルギーを供給されるヒータコア、排気システム、別の適切な熱源、または熱源の組み合わせであってもよい。別の実施形態は、乗客用空気チャンネルに動作可能に接続され、伝熱装置を横切って乗客用空気流を送るように構成される、ブレンドドアを含み得る。いくつかの実施形態において、アクチュエータは、流体制御機器、バルブ、調整器、または構造の組み合わせであってもよい。

【0037】

20

さらなる実施形態は、TEDを低温コアに接続するように構成される冷却流体回路を含み得る。低温コアは、流体からの熱を周囲空気へ放散するように構成されるラジエーターであってもよい。また冷却流体回路は、流体の適切な移動を提供するために、ポンプを含み得る。制御システムはさらに、システムが加熱モードまたは冷却モードのどちらで動作しているかを判定し、システムが冷却モードで動作していると判定された場合には、少なくとも1つのアクチュエータに、冷却流体回路に冷媒を循環させるように構成され得る。

【0038】

いくつかの実施形態において、熱エネルギー源は、熱エネルギー源が閾値温度に到達すると、乗客用空気流に熱を与える準備ができた状態となる。また制御装置は、熱エネルギー源を通して循環する冷媒が閾値温度に到達すると、熱エネルギー源が乗客用空気流に熱を与える準備ができた状態であると判定し得る。

30

【0039】

いくつかの実施形態は、車両の乗員区画において、温度を制御する方法を提供し、この方法は、車両の乗客用空気チャンネル内に動作可能に接続される伝熱装置を横切って、乗客用空気流を移動させること、車両の温度制御システムを、熱電装置(TED)は流体回路間で熱エネルギーを伝達し、これは熱エネルギー源および伝熱装置を含み得る、第1動作モードで動作させること、および、温度制御システムが第1動作モードで動作した後に、温度制御システムを第2動作モードに切り替えることを含み、第2動作モードにおいて、温度制御システムは、伝熱装置および熱エネルギー源と熱連通するバイパス回路を開放する。バイパス回路は、TEDの使用なしに、伝熱装置と熱エネルギー源との間で熱エネルギーを伝達するように構成される。

40

【0040】

別の実施形態において、温度制御システムは、熱エネルギー源が閾値温度に到達すると、第2モードに切り替わる。熱エネルギー源は、自動車エンジンであってもよい。温度制御システムは、流体回路内の流体温度が閾値温度に到達したとき、特定の時間量が経過したとき、乗客用空気流の温度が閾値温度に到達したとき、または他の任意の特定される条件または条件の組み合わせなど、他の基準に基づいて第2モードに切り替わってもよい。

【0041】

特定の実施形態は、車両の乗員区画の温度を制御するための装置を製造する方法を提供し、この方法は、車両の乗員区画に乗客用空気流を運搬するように構成される少なくとも1つの乗客用空気チャンネルを設けること、少なくとも1つの伝熱装置を乗客用空気チャネ

50

ルに動作可能に接続すること、少なくとも1つの熱エネルギー源を設けること、少なくとも1つの熱電装置(TED)を設けること、熱エネルギー源、伝熱装置、および/またはTEDに、冷媒を循環させるように構成される流体回路を動作可能に接続すること、TEDおよび/または伝熱装置を流体回路に動作可能に接続すること、冷媒を循環させるように構成される少なくとも1つのバイパス回路を、伝熱装置への熱エネルギー源に動作可能に接続すること、流体回路の代わりに、バイパス回路に冷媒を循環させるように構成される少なくとも1つのアクチュエータを設けること、冷媒を循環させるように構成される第2バイパス回路を、TEDへの熱エネルギー源に動作可能に接続すること、流体回路の代わりに、第2バイパス回路に冷媒を循環させるように構成される少なくとも1つのアクチュエータを設けること、および、熱エネルギー源が乗客用空気流に熱を与える準備ができていると判定されると、少なくとも1つのアクチュエータを動作させるように構成される少なくとも1つの制御機器を設けることを含んでいる。

10

#### 【0042】

いくつかの実施形態において、乗客用空気チャンネルは、第1空気チャンネルおよび第2空気チャンネルを含み得る。第2空気チャンネルは、第1空気チャンネルに対して、少なくとも部分的に並列配置であり得る。また、乗客用空気チャンネルは、第1空気チャンネルおよび第2空気チャンネルを通る空気流を、選択的に転換するように構成されるブレンドドアも含み得る。熱電装置は、第2空気チャンネルにのみ配置され得る。

#### 【0043】

別の実施形態において、エバポレータは、乗客用空気チャンネルに動作可能に接続され得る。いくつかの実施形態は、低温コアも含み得る。冷却流体回路は、低温コアおよびTEDに動作可能に接続され得る。冷却流体回路は、冷媒を循環させるように構成され得る。

20

#### 【0044】

本明細書に開示される実施形態によれば、車両の内燃エンジンの起動中に、車両の乗員区画を暖房、冷房、および/または、デミストするための、温度制御システムが提供される。このシステムは、内部の冷媒を運ぶように構成されるエンジンブロック冷媒導管を備える、エンジン冷媒回路を備える。エンジンブロック導管は、車両の内燃エンジンと熱連通する。システムはさらに、車両の快適空気チャンネルに配置され、エンジンブロック冷媒導管と流体連通する、ヒータコアを備える。システムはさらに、廃棄面および主面を有する熱電装置を備える。廃棄面は、熱源またはヒートシンクと熱連通する。システムはさらに、快適空気チャンネルに配置され、熱電装置の主面と熱連通する、補助的熱交換器を備える。補助的熱交換器は、温度制御システムが動作中である場合、快適空気チャンネルの快適空気流の方向に対して、ヒータコアの下流にある。システムはさらに、複数の動作モードで温度制御システムを動作させるように構成される制御装置を備える。複数の動作モードは、起動加熱モードを含み、熱電装置は、第1の極性で供給される電流を受ける間、および内燃エンジンが動いている間、廃棄面からの熱エネルギーを主面に伝達することによって快適空気流を加熱するように構成される。複数の動作モードはさらに、加熱モードを含み、内燃エンジンは、電流が熱電装置に供給されない間、および内燃エンジンが動いている間、快適空気流を加熱するように構成される。起動加熱モードにおいて、熱電装置は、内燃エンジンが、熱電装置から提供される熱なしでは、快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが不可能である間、快適空気流に熱を与える。熱電装置の性能係数は、起動加熱モードの間、冷媒の温度が上昇するにつれて増加する。

30

40

#### 【0045】

いくつかの実施形態において、温度制御システムは、起動加熱モードにおいて、内燃エンジンが周囲気温の動作温度で起動される場合、加熱モードにおいて乗員キャビンを特定のキャビン温度まで加熱するよりも早く、車両の乗員区画を特定のキャビン温度まで加熱するように構成される。起動加熱モードは、熱電装置が第1の極性で供給される電流を受ける間、快適空気流を加熱するように構成される内燃エンジンを含んでいる。複数の動作モードはさらに、補助的冷却モードを備え、熱電装置は、第2の極性で供給される電流を受ける間、主面からの熱エネルギーを廃棄面に伝達することによって、快適空気流を冷却

50

するように構成される。複数の動作モードはさらに、起動デミストモードを備え、エバポレータコアは、快適空気流を冷却するように構成され、熱電装置は、第1の極性で供給される電流を受ける間、廃棄面からの熱エネルギーを主面へ伝達することによって、快適空気流を加熱するように構成される。起動デミストモードは、熱電装置が第1の極性で供給される電流を受ける間、快適空気流を加熱するように構成される、内燃エンジンを含んでいる。複数の動作モードはさらに、デミストモードを備え、エバポレータコアは、電流が熱電装置に供給されない間、快適空気流を冷却するように構成され、補助的熱交換器は、快適空気チャネルのエバポレータコアの下流にある。システムはさらに、快適空気チャネルに配置される蓄熱装置を備え、蓄熱装置は、熱エネルギーを蓄積し、空気流への熱エネルギーの伝達または空気流からの熱エネルギーの吸収の少なくとも1つを行うように構成される。システムはさらに、快適空気チャネルに配置されるベルト駆動の冷却システムのエバポレータコアを備え、蓄熱装置はエバポレータコアに接続される。蓄熱装置は、冷却モードまたはデミストモードの少なくとも1つの間、冷却容量を蓄積するように構成され、熱電装置は、快適空気チャネルに配置され、熱電装置の廃棄面は、エンジンプロック冷媒導管と熱連通する。熱源は、バッテリー、電子装置、バーナー、または車両の排気の少なくとも1つである。システムはさらに、熱電装置の廃棄面に接続される廃熱交換器を備える。廃熱交換器は、液相の作動流体を含む流体回路に接続され、液相の作動流体は、熱源またはヒートシンクと流体連通し、流体回路は内部の冷媒を運搬するように構成される第1導管および第1バイパス導管を含み、第1導管はヒータコアと流体連通し、第1バイパス導管は、第1導管の周りで冷媒の流れをバイパスするように構成される。起動加熱モードは、第1導管を通る冷媒の流れを制限すること、および第1バイパス導管を通る冷媒の流れを導くことを含む。流体回路は、内部の冷媒を運搬するように構成される第2導管および第2バイパス導管を含み、第2導管は補助的熱交換器と流体連通し、第2バイパス導管は、第2導管の周りで冷媒の流れをバイパスするように構成され、および/または、加熱モードは、第2導管を通る冷媒の流れを制限すること、および第2バイパス導管を通る冷媒の流れを導くことを含んでいる。

#### 【0046】

本明細書に開示される実施形態によれば、車両の内燃エンジンの起動中に、車両の乗員区画の温度を制御するための方法が提供される。この方法は、快適空気チャネルを通して空気流を導くことを含んでいる。方法はさらに、エンジン冷媒回路を通して冷媒を導くことを含み、エンジン冷媒回路は、車両の内燃エンジンと熱連通するエンジンプロック冷媒導管を含んでいる。方法はさらに、快適空気チャネルに配置され、エンジンプロック冷媒導管と熱連通する、ヒータコアを通して空気流を導くことを含んでいる。方法はさらに、熱電装置と熱連通する補助的熱交換器を通して空気流を導くことを含んでいる。補助的熱交換器は、空気流が流れる間の、快適空気チャネルの快適空気流の方向に対して、ヒータコアの下流にある。熱電装置は、廃棄面および主面を有し、廃棄面は、エンジンプロック冷媒導管またはヒートシンクと熱連通し、主面は、補助的熱交換器と熱連通する。方法はさらに、熱電装置が廃棄面からの熱エネルギーを主面に伝達することによって快適空気を加熱するために、起動加熱モードにおいて、熱電装置に第1の極性の電流を供給することを含んでいる。起動加熱モードでは、内燃エンジンが、熱電装置によりもたらされる熱なしでは快適空気流を特定の快適な温度まで加熱することが不可能である間、熱電装置が快適空気流に熱を与える。

#### 【0047】

いくつかの実施形態において、方法はさらに、加熱モードにおいて、熱電装置への電流を制限することを含み、内燃エンジンは、快適空気流を加熱するように構成され、温度制御システムは、起動加熱モードにおいて、内燃エンジンが周囲気温の動作温度で起動される場合、加熱モードにおいて乗員キャビン进行特定のキャビン温度まで暖房するよりも早く、車両の乗員区画を特定のキャビン温度まで暖房するように構成される。方法はさらに、快適空気チャネルに配置されるベルト駆動の冷却システムのエバポレータコアを通して、空気流を導くことを含んでいる。方法はさらに、主面からの熱エネルギーを廃棄面に伝達

することによって熱電装置が快適空気流を冷却するために、補助的冷却モードにおいて、熱電装置に第2の極性で電流を供給することを含んでいる。方法はさらに、熱電装置の廃熱伝達面と内燃エンジンとの間の熱連通を防ぐために、エンジンプロック冷媒導管を通る冷媒の流れを制限することを含んでいる。方法はさらに、エバポレータが快適空気を冷却する間、廃棄面からの熱エネルギーを主面へ伝達することによって、熱電装置が快適空気を加熱するために、起動デミストモードにおいて、熱電装置に第1の極性で電流を供給することを含んでおり、補助的熱交換器は、快適空気チャネルの快適空気流の方向に対して、エバポレータコアの下流にあり、廃熱交換器は、熱電装置の廃棄面に接続され、廃熱交換器は、液相の作動流体を含む流体回路に接続され、および/または、液相の作動流体はエンジンプロック冷媒導管またはヒートシンクと流体連通する。

10

#### 【0048】

本明細書に開示される実施形態によれば、車両の内燃エンジンの停止中に、車両の乗員区画を暖房、冷房、および/または、デミストするための温度制御システムが提供される。システムは、内部の冷媒を運搬するように構成されるエンジンプロック冷媒導管を備える、エンジン冷媒回路を備える。エンジンプロック導管は、車両の内燃エンジンと熱連通する。システムはさらに、車両の快適空気チャネルに配置され、エンジンプロック冷媒導管と流体連通する、ヒータコアを備える。システムはさらに、廃棄面および主面を有する熱電装置を備える。システムはさらに、快適空気チャネルに配置され、熱電装置の主面と熱連通する、補助的熱交換器を備える。システムはさらに、熱電装置の廃棄面に接続される廃熱交換器を備える。廃熱交換器は、液相の作動流体を含む流体回路に接続される。液相の作動流体は、熱源またはヒートシンクと流体連通する。システムはさらに、温度制御システムを複数の動作モードで動作させるように構成される制御装置を備える。複数の動作モードは、停止加熱モードを含み、内燃エンジンの残留熱が、熱電装置に電流が供給されない間、および内燃エンジンが停止されている間、快適空気流を加熱するように構成される。複数の動作モードはさらに、停止冷間加熱モードを含み、熱電装置が、第1の極性で供給される電流を受ける間、および内燃エンジンが停止されている間、廃棄面からの熱エネルギーを主面へ伝達することによって、快適空気流を加熱するように構成される。停止冷間加熱モードでは、内燃エンジンが、熱電装置によりもたらされる熱なしでは快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが不可能である間、熱電装置が快適空気流に熱を与える。

20

30

#### 【0049】

いくつかの実施形態において、温度制御システムは、乗員区画を一定のキャビン温度まで加熱する間の、停止加熱モードにおける内燃エンジンの停止よりも、停止冷間加熱モードにおいてより長い、内燃エンジンの停止時間を可能にするように構成される。停止冷間加熱モードは、熱電装置が第1の極性で供給される電流を受ける間、快適空気流を加熱するように構成される内燃エンジンを含んでいる。複数の動作モードはさらに、補助的冷却モードを含み、熱電装置は、第2の極性で供給される電流を受ける間、主面からの熱エネルギーを廃棄面に伝達することによって、快適空気流を冷却するように構成される。システムはさらに、快適空気チャネルに配置される蓄熱装置を備え、蓄熱装置は、熱エネルギーを蓄積し、空気流への熱エネルギーの伝達または空気流からの熱エネルギーの吸収の少なくとも1つを行うように構成される。システムはさらに、快適空気チャネルに配置されるベルト駆動の冷却システムのエバポレータコアを備え、蓄熱装置はエバポレータコアに接続される。蓄熱装置は、冷却モードまたはデミストモードの少なくとも1つの間、および内燃エンジンが動作中の間、冷却容量を蓄積するように構成される。複数の動作モードはさらに、第1停止デミストモードを含み、熱電装置は、保存される冷却容量を用いて空気流から熱エネルギーを吸収することによって、快適空気流を冷却するように構成され、また熱電装置は、第1の極性で供給される電流を受ける間、廃棄面からの熱エネルギーを主面に伝達することによって、快適空気流を加熱するように構成される。補助的熱交換器は、温度制御システムが動作中であるときに、快適空気チャネルの快適空気流の方向に対して、ヒートコアの下流にある。熱電装置の廃棄面は、エンジンプロック冷媒導管と熱連

40

50

通する。熱源は、バッテリー、電子装置、バーナー、または車両の排気の少なくとも1つである。流体回路は、内部の冷媒を運搬するように構成される第1導管および第1バイパス導管を含み、第1導管はヒータコアと流体連通し、第1バイパス導管は、第1導管の周りで冷媒の流れをバイパスするように構成される。停止冷間加熱モードは、第1導管を通る冷媒の流れを制限すること、および第1バイパス導管を通る冷媒の流れを導くことを含む。流体回路は、内部の冷媒を運搬するように構成される第2導管および第2バイパス導管を含み、第2導管は補助的熱交換器と流体連通し、第2バイパス導管は、第2導管の周りで冷媒の流れをバイパスするように構成される。停止加熱モードは、第2導管を通る冷媒の流れを制限すること、および第2バイパス導管を通る冷媒の流れを導くことを含む。複数の動作モードはさらに、第2停止デミストモードを含み、熱電装置は、第2の極性で供給される電流を受ける間、熱エネルギーを主面から廃棄面へ伝達することによって、快適空気流を冷却するように構成され、内燃エンジンは、内燃エンジンが快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが可能である間、快適空気流を加熱するように構成されるか、および/または、補助的熱交換器は、温度制御システムが動作中のときに、快適空気チャネルの快適空気流の方向に対して、ヒータコアの上流にある。

10

#### 【0050】

本明細書に開示される実施形態によれば、車両の内燃エンジンの停止中に、車両の乗員区画の温度を制御するための方法が提供される。この方法は、快適空気チャネルを通して空気流を導くことを含んでいる。方法はさらに、エンジン冷媒回路を通して冷媒を導くことを含み、エンジン冷媒回路は、車両の内燃エンジンと熱連通するエンジンブロック冷媒導管を含んでいる。方法はさらに、快適空気チャネルに配置され、エンジンブロック冷媒導管と熱連通する、ヒータコアを通して空気流を導くことを含んでいる。方法はさらに、熱電装置と熱連通する補助的熱交換器を通して空気流を導くことを含んでいる。熱電装置は、主面および廃棄面を有し、主面は、補助的な熱交換器と熱連通し、廃棄面は、廃熱交換器に接続される。廃熱交換器は、液相の作動流体を含む流体回路に接続される。液相の作動流体は、エンジンブロック冷媒導管またはヒートシンクと流体連通する。方法はさらに、内燃エンジンが停止されている間、熱電装置が熱エネルギーを廃棄面から主面へ伝達することによって、快適空気を加熱するために、停止冷間加熱モードにおいて、第1の極性の電流を熱電装置に供給することを含んでいる。停止冷間加熱モードにおいて、熱電装置は、内燃エンジンが、熱電装置によりもたらされる熱なしでは快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが不可能である間、快適空気流に熱を与える。

20

30

#### 【0051】

いくつかの実施形態において、補助的熱交換器は、空気流が流れている間の、快適空気チャネルの快適空気流の方向に対して、ヒータコアの下流にある。方法はさらに、停止加熱モードにおいて、熱電装置への電流を制限することを含んでいる。内燃エンジンは、快適空気流を加熱するように構成される。温度制御システムは、車両の乗員区画を一定のキャビン温度まで加熱する間の、停止加熱モードにおける内燃エンジンの停止よりも、停止冷間加熱モードにおいてより長い、内燃エンジンの停止時間を可能にするように構成される。方法はさらに、補助的冷却モードにおいて、熱電装置が熱エネルギーを主面から廃棄面へ伝達することによって、快適空気流を冷却するために、熱電装置に第2の極性の電流を供給することを含んでいる。方法はさらに、熱電装置の廃熱伝達面と、内燃エンジンとの間の熱連通を防ぐために、エンジンブロック冷媒導管を通る冷媒の流れを制限することを含んでいる。方法はさらに、停止デミストモードにおいて、熱電装置が熱エネルギーを主面から廃棄面へ伝達することによって、快適空気を冷却するために、熱電装置に第2の極性の電流を供給することを含み、内燃エンジンは、内燃エンジンが快適空気流を特定の快適温度まで加熱することが可能な間、快適空気流を加熱するように構成され、および/または、補助的熱交換器は、空気流が流れている間の快適空気チャネルの快適空気流の方向に対して、ヒータコアの上流にある。

40

#### 【図面の簡単な説明】

#### 【0052】

50

以下の図面および関連する記載は、本開示の実施形態を説明するためのものであり、請求の範囲を制限するものではない。

【 0 0 5 3 】

【図 1 A】マイクロハイブリッドシステムの例示的な実施形態の概略構造を示す図である。

【図 1 B】マイクロハイブリッドシステムの例示的な実施形態の概略構造を示す図である。

【図 2】熱電装置を組み込む H V A C 構造の例示的な実施形態の概略図である。

【図 3】デュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

10

【図 4】加熱構成にデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 5】冷却構成にデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 6】デミスト構成にデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 7】デミスト構成に、再配置される熱電装置または付加的な熱電装置を備えるデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 8】ブレードドアを備えるデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

20

【図 9】加熱構成にデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 1 0】フロー転換素子を備えるデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 1 1】複数のバルブを備えるデュアルチャネル構造を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 1 2】バイサーマル (bithermal) 熱電装置を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態に関する表を示す。

【図 1 3】バイサーマル熱電装置を組み込む H V A C システムの例示的な実施形態の概略図である。

30

【図 1 4】バイサーマル熱電装置の例示的な実施形態の電力構成に関する表を示す。

【図 1 5】バイサーマル熱電装置を組み込む温度制御システムの例示的な実施形態の概略図である。

【図 1 6】バイサーマル熱電回路の例示的な実施形態の概略図である。

【図 1 7】温度制御システムの一実施形態の概略図である。

【図 1 8】バイパス可能な T E D を備える温度制御システムの一実施形態に関するフローチャートを示す。

【図 1 9】冷却回路および加熱回路を含む温度制御システムの一実施形態の概略図である。

【図 2 0】図 1 4 に示す温度制御システムの実施形態に関するフローチャートを示す。

40

【図 2 1】加熱モードの温度制御システムの一実施形態の概略図である。

【図 2 2】加熱モードの温度制御システムの一実施形態の概略図である。

【図 2 3】加熱モードの温度制御システムの一実施形態を概略的に示す図である。

【図 2 4】冷却モードの温度制御システムの一実施形態を概略的に示す図である。

【図 2 5】代替的な冷却モードの温度制御システムの一実施形態を示す図である。

【図 2 6 A】加熱モードの温度制御システムの、別の一実施形態の概略図である。

【図 2 6 B】加熱モードの温度制御システムの、別の一実施形態の概略図である。

【図 2 7】冷却モードの温度制御システムの、別の実施形態を概略的に示す。

【図 2 8 A】車両内の H V A C システムの例示的な実施形態を示す図である。

【図 2 8 B】液体から空気への熱電装置の例示的な実施形態を示す図である。

50



【図 29】特定のHVACシステムの実施形態の、一定期間にわたる、可能性のあるキャビン加熱器の出力温度のグラフを示す図である。

【図 30A】起動モードの間、温度制御システムを動作させる例示的な実施形態の回路図である。

【図 30B】起動モードの間、温度制御システムを動作させる例示的な実施形態の回路図である。

【図 30C】起動モードの間、温度制御システムを動作させる例示的な実施形態の回路図である。

【図 31A】開始 / 停止モードの間、温度制御システムを動作させる例示的な実施形態の概略図である。

【図 31B】開始 / 停止モードの間、温度制御システムを動作させる例示的な実施形態の概略図である。

【図 31C】開始 / 停止モードの間、温度制御システムを動作させる例示的な実施形態の概略図である。

【発明を実施するための形態】

【0054】

本明細書には特定の好ましい実施形態および実施例が開示されているが、発明の主題は、詳細に開示された実施形態の域を越えて、発明の他の代替的な実施形態および / または使用、ならびに、その変更例および等価物にまで及ぶ。ゆえに本明細書に開示される発明の範囲は、以下に記載する特定の実施形態のいずれによっても限定されない。例えば、本明細書に開示する方法または工程のいずれにおいても、方法または工程の作動または操作は、任意の適切な順序で行うことが可能であり、いずれかの特定の開示される順序に限定される必要はない。

【0055】

様々な実施形態を先行技術と対比する目的で、これら実施形態の特定の態様および利点を記載する。このような態様または利点の全てが、任意の特定の実施形態によって達成される必要はない。ゆえに、例えば、様々な実施形態は、本明細書で教示される 1 つの利点または利点の群を、同じく本明細書で教示される別の態様または利点を達成する必要なしに、達成または最適化するような方法で実行されてもよい。実施形態のいくつかは、特定の流体回路およびバルブの構成、特定の温度制御および / または流体回路の構成に関連して説明されるが、本発明は他のシステム構成を用いて利用されてもよいことが理解される。さらに、本発明は、車両による利用に限定されているが、温度制御が望まれる他の環境においても有利に用いられ得る。

【0056】

本明細書で用いる場合、「冷媒 (coolant)」という用語はその広く一般的な意味で用いられ、例えば、加熱または冷却システム内の熱エネルギーを伝達する流体を含んでいる。本明細書で用いる場合、「伝熱装置」という用語はその広く一般的な意味で用いられ、例えば、熱交換器、伝熱面、伝熱構造、媒体間で熱エネルギーを伝達するための他の適切な装置、またはそのような装置の任意の組み合わせを含んでいる。本明細書で用いる場合、「熱エネルギー源」および「熱源」という用語はその広く一般的な意味で用いられ、例えば、車両エンジン、バーナー、電子部品、加熱素子、バッテリーまたはバッテリーパック、排気システムの構成要素、エネルギーを熱エネルギーに変換する装置、またはこのような装置の任意の組み合わせを含んでいる。いくつかの状況において、「熱エネルギー源」および「熱源」という用語は、例えば、チラー、エバポレータ、別の冷却構成要素、構成要素の組み合わせなどの、負の熱エネルギー源のことを指してもよい。

【0057】

本明細書で用いる場合、「十分な」および「十分に」という用語は、その一般的な意味にしたがって広く用いられている。例えば、快適空気を含む十分な加熱または十分な熱伝達に関連して、これらの用語は、乗客用空気流 (または気流) が乗客にとって快適温度まで加熱される状況 (例えば、空気流が 1 つまたは 2 つ以上のベントを介して、乗員区画内

10

20

30

40

50

に押し込まれる場合)や、乗客用空気流が閾値温度まで加熱される状況を、制限なく広く包括する。

【0058】

本明細書で用いる場合、「準備ができている(ready)」という用語は、その一般的な意味にしたがって広く用いられている。例えば、熱を与える準備ができている熱源に関連して、この用語は、熱源が乗客用空気流を十分に加熱したときを判定するための、1つまたは2つ以上の基準が満たされている状況を、制限なく広く包括する。例えば、熱源は、ヒータコアが、空気流に対して、車両の乗員へと導かれるか、またはその近位に導かれる場合に快適となるように、十分な熱エネルギーを伝達し得るときに、乗客用空気流を十分に加熱し得る。空気流は、室温と同程度、室温と等しいか室温よりもいくらか高い温度、室温よりも高い温度、適切な閾値温度よりも高いか、適切な閾値温度と等しい温度である場合に、快適となり得る。適切な閾値温度は、華氏約70度、華氏約72度、華氏約75度、室温、周囲温度に依存する温度、または他の温度であってもよい。適切な閾値温度(または特定の快適温度)は、華氏約60度、華氏約65度、華氏約70度、または室温よりも高いか、それらと等しくてもよい。適切な閾値温度(または特定の快適温度)は、華氏約10度、華氏約25度、華氏約30度、または周囲温度を上回る華氏約40度であってもよい。いくつかの実施形態では、熱源が、乗客キャビンが空気の冷風を受けることがないように空気流を加熱可能である場合、熱源は乗客キャビン加熱する準備ができてい

10

20

【0059】

本明細書で用いる場合、「乗客用空気チャネル」という用語は、その一般的な意味で広く用いられている。例えば、乗客用空気チャネルは、ダクト、パイプ、ベント、ポート、コネクタ、HVACシステム、他の適切な構造または構造の組み合わせを含む、快適空気が流れる構成要素を包括する。

【0060】

本明細書で用いる場合、「熱電装置」という用語は、その一般的な意味にしたがって広く用いられている。例えば、この用語は、熱電材料を組み込み、電気エネルギーの印加時に温度勾配に抗って熱エネルギーを伝達するため、または熱電材料にわたる温度差に基づき電気出力を生成するために用いられる、あらゆる装置を広く包括する。熱電装置は、ヒータコア、エバポレータ、電気加熱素子、蓄熱装置、熱交換器、別の構造、または構造の組み合わせなどの、他の温度制御素子に組み込まれるか、それらと共に用いられ得る。

30

【0061】

本明細書で用いる場合、「アクチュエータ」という用語は、その一般的な意味にしたがって広く用いられている。例えば、この用語は、バルブ、レギュレータ、および流体の流れを制御するために用いられる他の適切な構造または構造の組み合わせなどの、流体制御機器を広く包括する。

【0062】

本明細書で用いる場合、「制御機器」という用語は、その一般的な意味にしたがって広く用いられている。例えば、この用語は、流体の移動、電気エネルギーの伝達、熱エネルギーの伝達、および/または、その1つまたは2つ以上の間のデータ通信を制御するように構成される、装置またはシステムを広く包括する。制御機器は、システムの1つまたは2つ以上の構成要素を制御する単一の制御装置を含んでいてもよいし、システムの様々な構成要素を制御する2つ以上の制御装置を含んでいてもよい。

40

【0063】

車両の乗員区画の温度は、通常、暖房、換気、および空調(HVAC)システムによって制御され、これは、快適空気システムまたは温度制御システムとも呼ばれ得る。システムが加熱のために用いられる場合、車両エンジンまたは別の適切な装置が熱源となり得る。熱エネルギーは、冷媒回路または他の流体回路を介して、熱源から熱交換器(例えば、

50

ヒータコアなど)へと伝達され得る。熱交換器は、車両の乗員区画に入る前に熱交換器を横断する空気流へ、熱エネルギーを伝達し得る。いくつかの構成において、車両のエンジンまたはヒータコアは、ヒータコアが車両の乗員区画内に導かれる空気を十分に加熱可能となる温度に到達するまでに、数分といった、実質的な時間量を取り得る。例えば、プラグインハイブリッドなどの、特定の種類の車両では、エンジンは、車両が50マイルといった実質的な距離だけ駆動されるまで、作動さえされない場合もある。ヒータコアが、乗員区画の空気流が快適となるように十分な熱エネルギーを伝達可能な温度に到達すると、ヒータコアおよび/またはエンジンは、空気流を加熱する「準備ができています」といえる。

#### 【0064】

10

乗員区画に入る空気流を冷却するために、圧縮機ベースの冷却システム(エバポレータなどの、様々な構成要素を含む)を用いて冷却が達成され得る。車両エンジンは、冷却システムの構成要素に動力を供給するために、エネルギーを供給する(例えば、機械的または電氣的な連結部を介して)。冷却システムの多くの構成要素は、しばしば加熱システムの構成要素とは分離される。例えば、冷却システムは、通常、ヒータコアから分離した熱交換器を用いて、乗員区画の空気流に接続される。

#### 【0065】

いくつかのHVACシステムはデミスト機能を備え、曇りを取り除くため、および/または、フロントガラス上の復水の形成を防ぐために、加熱モード中に湿気が空気から取り除かれる。いくつかのシステムでは、最初に空気をエバポレータに通して、空気温度を、露点を下回るように低下させ、それにより水分を凝縮および除去することによって、デミスト機能が達成される。エバポレータは、例えば、2段階の蒸気圧縮サイクルによって冷却され得る。エバポレータを通過した後、空気は加熱器を通されることができ、乗客の快適さのための適切な温度が達成される。

20

#### 【0066】

図1Aは、車両用の始動-停止システム(またはストップアンドゴーシステム)を含む、マイクロハイブリッド/マイルドハイブリッドシステムの一実施形態を示す。マイクロハイブリッドシステムは、車両の燃料効率を向上させ、汚染を減少させることが可能である。「純粋な」ハイブリッドモータの車両とは異なり、マイクロハイブリッドモータの車両は、内燃エンジンを有するが、車両を駆動するために、必ずしも電気モータを有する必要はない。内燃エンジンは、例えば、車両が信号で停止する間などの、選択された車両の動作状態(一時停止)で停止され得る。いくつかの実施形態において、車両は、可逆な電気機械、または、「スタータ」モードのAC/DCコンバータにより供給される内燃エンジンに連結される、スタータオルタネータを用いて、ストップアンドゴーモードで機能し得る。

30

#### 【0067】

いくつかの実施において、ストップアンドゴーモードでのスタータオルタネータの使用は、車両自体が停止したときに内燃エンジンを完全に停止させること、および、その後例えば、再始動命令と理解される運転者の動作に続いて、内燃エンジンを再始動させることから構成され得る。典型的なストップアンドゴーの状況は、赤信号での停止である。車両が信号で停止すると、エンジンは自動的に停止され、その後信号が緑になると、運転者がクラッチペダルを押したことをシステムが検知するか、または運転者が車両を再始動することを意図しているという意味に理解される他の動作に続いて、スタータオルタネータを用いて再始動される。特定の所定条件の下で、エンジンは車両が停止される前に切られてもよい。例えば、所定の状況が、車両が完全に停止しそうなこと、車両が特定の速度の下で惰行運転していること、および/または、車両が丘を下って惰行運転していることを示す場合、変速機はニュートラルに切り替えられ、エンジンは車両がその軌道をたどり続ける間停止され得る。

40

#### 【0068】

内燃エンジンを備える自動車は、内燃エンジン用の電気スタータおよび自動車の他の電

50

気装置に動力を供給するために、搭載電気システムを有し得る。内燃エンジンの始動中、スタータバッテリー 10 a は、スタータ 11 a へ動力を供給でき、これは内燃エンジンを始動する（例えば、制御装置からの対応するスタータ信号により、スイッチ 12 a が閉鎖される場合）。スタータバッテリー 10 a は、従来の、12 V（または 14 V）電気システムに接続される 12 V（14 V）車両バッテリーであってもよい。いくつかの実施形態において、バッテリーおよび対応する電気システムの電圧は、例えば、18 V、24 V、36 V、48 V、および 50 V まで高くされてもよい。いくつかの実施形態において、バッテリー 10 a は、高容量バッテリーであってもよい。内燃エンジンが始動されると、内燃エンジンは発電機 13 a（「オルタネータ」）を駆動し、これはその後、およそ 14 V の電圧を生じ、この電圧を、搭載電気システムを通して、自動車の様々な電力消費部 14 a が利用できるようにする。処理において、発電機 13 a はスタータバッテリー 10 a の再充電もできる。

10

#### 【0069】

いくつかの実施形態において、マイクロハイブリッド車両は、複数の電圧の電気システムを有し得る。例えば、車両は、車両の電力消費部 14 a（例えば、従来の電子機器）に動力を与えるために、低電圧システムを有し得る。引き続きこの例に関して、車両は、スタータ 11 a に動力を与えるために、高電圧システムも有し得る。いくつかの実施形態において、車両の低電圧システムは、スタータ 11 a にも動力を与え得る。

#### 【0070】

いくつかの実施形態において、スタータ 11 a は、内燃エンジンの始動中に、車両を停止状態から初期加速させるために、適正な動力を有し得る。例えば、内燃エンジンが停止された後に、運転者が加速のために車両のアクセルを踏むと、スタータは、内燃エンジンが始動し、加速および前方への車両の推進を引き継ぐまで、停止状態から車両を加速するために適正なトルクを与え得る。

20

#### 【0071】

図 1 B は、キャパシタ（capacitor）を備えた車両用の始動 停止システム（またはストップアンドゴーシステム）を含む、マイクロハイブリッド/マイルドハイブリッドシステムの一実施形態を示す。マイクロハイブリッド車両 2 b は、変速機を介してマイクロハイブリッド車両 2 b のためのけん引力を与えるために、内燃エンジン 5 b を有し得る。一体型スタータ発電機 6 b は、駆動ベルト 4 b を用いて、エンジン 5 b のクランクシャフトの一端に、駆動可能に接続される。一体型スタータ発電機 6 b をエンジン 5 b に駆動可能に接続する他の手段も用いられ得ることが理解されるだろう。いくつかの実施形態において、スタータのモータおよび発電機は、分離していてもよい。

30

#### 【0072】

一実施形態において、一体型スタータ発電機 6 b は、多相交流装置であり、多相ケーブル 7 b を介して、インバータ 10 b に接続されている。制御リード線 8 b は、一体型スタータ発電機 6 b とインバータ 10 b との間で双方向にデータを転送するために用いられ、またこの場合、エンジン 5 b の回転速度を計算するために用いられ得る、一体型スタータ発電機 6 b の回転速度を示す信号を供給する。代替的には、エンジン速度は、クランクシャフトセンサーまたは別の感知装置を用いて直接測定され得る。

40

#### 【0073】

キャパシタパック 12 b は、インバータ 10 b の直流側に接続され得る。一実施形態において、キャパシタパック 12 b は、10 個の 2.7 ボルトのキャパシタ（セルともいわれる、電気 2 重層キャパシタ）を含んでいるので、名目上は 2.7 ボルトの端子電圧を有する。キャパシタパックでは、より多いかまたはより少ない数のキャパシタが用いられてもよく、パックを形成するキャパシタそれぞれの電圧は、2.7 ボルトよりも大きくても小さくてもよいことが理解される。いくつかの実施形態において、高容量バッテリー、高電圧バッテリー、および/または、従来のバッテリーが、キャパシタパック 12 b に代わってもよいし、キャパシタパック 12 b と同時に機能してもよい。

#### 【0074】

50

キャパシタパック 12 b は、DC / DC 電圧コンバータ 15 b に接続され得る。DC / DC コンバータは、供給リード線 16 を介して 12 ボルト電圧源に接続され得る。12 ボルト電圧源は、従来の電気化学的バッテリーであり、マイクロハイブリッド車両 2 b に取り付けられる電氣的装置に動力を与えるために用いられる。キャパシタを再充電するために、一体型スタータ発電機 6 b が電氣的に接続され得る。また、キャパシタを再充電するために、回生ブレーキシステムが電氣的に接続され得る。いくつかの実施形態において、車両は、キャパシタ（および／または、バッテリー）を再充電するために、他の動的または熱的なエネルギー回収システムを有し得る。DC / DC コンバータも、例えば、マイクロハイブリッド車両 2 b が数週間の間操作されておらず、キャパシタパック 12 b の充電が、良好な始動に必要な所定のレベルを下回って不足している場合、12 ボルト電圧源からキャパシタパック 12 b を再充電するために用いられ得る。DC / DC コンバータは、この再充電機能を達成するために、12 ボルトよりも大きな電圧を供給する。代替的には、12 V 電圧源に接続される、従来のスタータが用いられてもよい。

10

#### 【0075】

キャパシタ制御装置 20 b は、インバータ 10 b とキャパシタパック 12 b との間の電氣の流れを制御するために、制御ライン 21 b によってインバータ 10 b に動作可能に接続され得る。キャパシタ制御装置 20 b は、電圧センサライン 22 b を通じて、キャパシタパック 12 b から、キャパシタパック 12 b の端子電圧を示す信号を受信し続け、また制御ライン 21 b を介して、エンジン速度を示す信号を受信し続ける。キャパシタ制御装置 20 b は、インバータ 10 b やパワートレイン制御装置などの別の電氣的制御装置の一部として形成されてもよいことが理解される。

20

#### 【0076】

いくつかの実施形態において、同様の始動 - 停止の概念が、ハイブリッド車両、および／または、プラグインハイブリッド車両に適用され得る。本開示を通して、「ハイブリッド」とは、特に記さない限りは、ハイブリッド車両およびプラグインハイブリッド車両の両方に適用される。ハイブリッド車両は、内燃エンジンおよび電氣モータの両方によって駆動され得る。本明細書に記載する温度制御システムは、ハイブリッド車両が、従来の車両と同様の特性および快適さを提供するために、熱電装置を用いる一方で、燃料効率を向上させるために、より長いエンジン停止時間を達成する。最大の効率を達成するために、ハイブリッド車両は、始動 / 停止ストラテジーを用い、これは、通常のアイドリング状態の間、車両の内燃エンジンがエネルギーを節約するためにシャットダウンすることを意味する。この期間の間も、車両の乗員区画内部の熱的快適性を維持することが重要である。寒い天候の気候の間、キャビンの快適性を維持するために、冷媒は、本明細書に記載するようにヒータコアおよび／または熱電装置を通して循環させられ、キャビンに熱を与える。暑い天候の気候では、内燃エンジンを作動させることなく、キャビンを涼しく維持するために、電動コンプレッサを用いて、空調システムの従来のベルト駆動圧縮機を駆動する車両もある。しかしながら、電動コンプレッサは、特定の状況においては不十分で望ましくない場合もある。いくつかの実施形態において、本明細書に記載する温度制御システムは、涼しさを提供しながら、電動コンプレッサを補助するか、または電動コンプレッサに取って代わってもよい。

30

40

#### 【0077】

自動のHVAC機構（従来の車両、マイクロハイブリッド車両、および／または、ハイブリッド車両）は、乗員区画用の暖房および冷房システムの、1つまたは2つ以上の部分を補助するか、またはそれに代わるために、1つまたは2つ以上の熱電装置（TED）を含み得る。いくつかの実施形態において、マイクロハイブリッド、および／または、ハイブリッドの車両は、作動流体の循環をもたらすために電氣ポンプ（例えば、送水ポンプ）を備えていてもよく、これは従来のベルト駆動ポンプに代わるか、またはエンジンがオフの間、従来のベルト駆動ポンプの代わりとなる。熱電装置に電氣エネルギーを供給することにより、熱エネルギーは、1つまたは2つ以上の流体回路および／または熱交換器を介して、乗客用空気流へ、または乗客用空気流から伝達され得る。独立型の加熱器として、

50

熱電装置は、区画およびエンジンが所望の温度に到達した後もエネルギーが供給されたままであり得る。このような構成を用いるシステムにおいて、熱電装置に印加されるエネルギーは、一度車両エンジンが乗員区画を暖房するのに十分な温度に到達すると、無駄になるおそれがある。というのも、エンジンからの廃熱は、乗員区画を暖房するのに充分である場合があるからである。しかしながら、熱電装置を暖房および冷房システムに追加することは、通常、HVACシステムのデザインに大きな影響を及ぼし、デザインは2つまたは3つ以上の熱交換器を含むことになる。それゆえ、追加の熱交換器や、通常のHVACシステムのデザインでは用いられていない多くの他の構成要素を要することなく、乗員区画を迅速かつ効率的に暖房および/または冷房可能な、改良した温度制御システムに対する需要がある。システムは、TEDが他のサブシステムによりもたらされる加熱力または冷却力を選択的に促進し、HVACシステムが、デミストが望まれる場合に空気を除湿する目的でエバポレータコアに依存することを可能にする場合に有利となる。

10

#### 【0078】

いくつかの実施形態は、1つまたは2つ以上の熱電装置が、単一の装置においてデュアルモードの機能性またはマルチモードの機能性を提供することを可能にする、最適なサブシステムの配置をもたらしシステム構造を含んでいる。特定の実施形態によって実施されるモードには、加熱モード、冷却モード、デミストモード、起動加熱モード、定常加熱モード、起動デミストモード、定常デミストモード、停止冷間加熱モード、停止冷却加熱モード、停止温間加熱モード、他の有用なモード、またはモードの組み合わせが含まれる。いくつかの実施形態は、エバポレータコアおよびヒータコアと直列のTEDの配置に関連した問題を克服するために、最適化されたTE HVACシステムを提供するシステム構造を有する。いくつかの実施形態において、快適空気流中のサブシステムの位置を最適にするために、第1および第2流体導管は、1つまたは2つ以上のブレンドアと共に利用される。

20

#### 【0079】

いくつかの実施形態において、TEDは、乗員区画の暖房および冷房を補うように構成され得る。例示的な構成において、エンジンおよび熱電装置は、乗客用空気中に接続する1つまたは2つ以上の熱交換器に熱を伝達し得る。しかしながら、暖房および冷房システムに熱電装置を加えることは、通常、HVACシステムのデザインに大きな影響を及ぼし、デザインは、2つまたは3つ以上の熱交換器を含むことになる。それゆえ、付加的な熱交換器や、通常のHVACシステムのデザインでは用いられていない多くの他の構成要素を要することなく、乗員区画を迅速かつ効率的に暖房および/または冷房可能な、改良した温度制御システムに対する需要がある。システムは、乗客用空気流に接続される共通の熱交換器を通して、エンジンおよび/または熱電装置から選択的に熱を供給可能な一方で、熱電装置から冷却をもたらしことも可能である場合に有利である。

30

#### 【0080】

TEDを備えるHVACシステムは、デミスト機能を提供でき、曇りを取り除くため、および/または、フロントガラス上の復水の形成を防ぐために、加熱モード中に湿気が空気から取り除かれる。いくつかのシステムでは、最初に空気をエバポレータを通して、空気温度を露点を下回るように低下させ、それにより水分を凝縮および除去することによって、デミスト機能が達成される。エバポレータは、例えば、2段階の蒸気圧縮サイクルによって冷却され得る。エバポレータを通過した後、空気は加熱器（すなわち、TED）に通され、乗客の快適さのための適切な温度を達成する。

40

#### 【0081】

次に図2を参照すると、ヒータコア130、エバポレータ120、および熱電装置（TED）140を含むHVACシステム100の例示的な実施形態が図示されている。HVACシステム100の構成要素の少なくともいくつかは、例えば、流体を導く管などの熱エネルギー搬送手段を介して流体連通し得る。バルブ150、160および170などの制御機器は、配管を通る熱エネルギーの伝達を制御するために用いられ得る。制御装置は、システム100の様々な構成要素およびそれらの相対的な流体連通を制御するように構

50

成され得る。図示される実施形態において、バルブ 160 が開放されると、ヒータコア 130 および TED 140 を接続する熱回路ができる。空気操作ユニット（例えば、ファン）は、空気流 110 を運ぶように構成され、空気流は、エバポレータ 120、ヒータコア 130、および TED 140 と熱連通する。TED 140 は、1 つまたは 2 つ以上の TE 素子に電気エネルギーが印加されると、特定の方向に熱エネルギーを伝達する、1 つまたは 2 つ以上の熱電素子を含み得る。電気エネルギーが第 1 の極性を用いて印加される場合、TED 140 は、第 1 の方向に熱エネルギーを伝達する。また、第 1 の極性とは反対の第 2 の極性の電気エネルギーが印加される場合、TED 140 は、第 1 の方向とは反対の第 2 の方向に熱エネルギーを伝達する。

#### 【0082】

いくつかの実施形態においては、蓄熱装置 123 が HVAC システムに連結される。図 2 に示すように、蓄熱装置 123 は、エバポレータ 120 に連結されてもよいし、エバポレータ 120 の一部であってもよい。蓄熱装置 123 を備えるエバポレータ 120 は、「重量 (heavy-weight)」エバポレータと考えられ得る。蓄熱装置 123 を備えないエバポレータ 120 は、「軽量 (light-weight)」エバポレータと考えられ得る。軽量エバポレータを用いる場合、蓄熱装置 123 は、エバポレータ 120、ヒータコア 130、および / または、TED 140 の、上流または下流など、HVAC システム 100 に沿うあらゆる場所に配置され得る。HVAC システム 100 は、HVAC システム 100 に向けられる電気エネルギーを熱出力へと変換し、この熱出力を蓄熱装置 123 で保存し得る。1 つまたは 2 つ以上の熱電装置が、電気出力を熱出力へと変換するために利用され得るが、任意の適切な、電気出力から熱出力への変換装置が用いられ得る。熱出力を保存するために、蓄熱装置 123 は、ワックス（高温の相変化物質）と水（低温の相変化物質）などの、高温および低温両方の相変化物質を含み得る。HVAC システム 100 は、オルタネータ、回生ブレーキシステム発電機、および / または、廃熱回収システムなどの、システムからの利用可能な電気エネルギーを用いるために、蓄熱装置 123 を利用でき、これは、2005 年 7 月 19 日に出願された米国特許出願第 11 / 184,742 号明細書にさらに記載されており、その内容全体は、参照によりこれより本明細書に組み込まれ、本明細書の一部と考慮されるべきである。いくつかの実施形態において、圧縮機ベースの冷却システムは、エンジン 13 が作動し、圧縮機ベースの冷却システムに電力を供給している間、蓄熱装置 123 に熱エネルギーを保存するために用いられ得る。エンジン 13 が、本明細書に記載するように停止されると、蓄熱装置 123 の熱エネルギーは、エンジンの始動、および / または、TED 140 の動作を要することなく、より長い期間の間冷却をもたらすために利用され得る。蓄熱装置 123 は、本明細書に記載するように、冷却をもたらす間エンジンの始動を要することなくより長い期間提供するために、TED 140 と用いられ得る。例えば、エンジンが停止されると、蓄熱装置 123 は最初に空気流を冷却し得る。蓄熱装置 123 に保存される熱エネルギーが空気流によって吸収されると、空気流の冷却を継続するために、TED 140 が関与し得る。いくつかの実施形態において、同様の概念は、加熱モードの間蓄熱装置 123 を利用して、より長いエンジン停止時間をもたらすために適用され得る。例えば、エンジンが停止されると、蓄熱装置 123 は最初に空気流を冷却し得る。蓄熱装置 123 に保存される熱エネルギーが空気流に伝達されると、空気流の加熱を継続するために、TED 140 が関与し得る。

#### 【0083】

加熱モードと呼ばれ得る、第 1 モードにおいて、バルブ 150 は、ヒータコア 130 を、車両エンジン、分離した燃料燃焼エンジン、電気発熱体、または他のあらゆる熱源などの熱エネルギー源（図示せず）と熱連通させるために開放している。エバポレータ 120 は、空気流とエバポレータ 120 との間で移動される熱エネルギーを最小限にするために、熱エネルギーシンクと流体連通しない。ヒータコア 130 からの熱エネルギーは、空気流 110 に伝達される。空気流に補助的な加熱を与えるために、バルブ 160 は開放していてもよく、これは TED 140 とヒータコア 130 との間の熱回路を開放し、この場合 TED 140 は、熱エネルギー源と熱連通している。電気エネルギーは、熱エネルギーを

10

20

30

40

50

空気流 110 へ伝達させる極性で、TED140 に印加される。

【0084】

冷却モードと呼ばれ得る、第2モードにおいて、バルブ150およびバルブ160は閉鎖され、バルブ170が開放している。したがって、ヒータコア130と熱エネルギー源との間の流体の流れは、ヒータコア130から空気流110へ伝達される熱エネルギーを最小限にするために、停止される。エバポレータ120は、冷媒などの流体を、エバポレータ120を通して流す、圧縮機ベースの冷却システムなどの、熱エネルギーシンク（図示せず）と流体連通している。エバポレータ120は、空気流110から離れるように熱エネルギーを移動させる。TED140はここで、バルブ170を介して、補助的なラジエーターや冷却システムなどの熱エネルギーシンクと流体連通し、空気流110から離れるように付加的な熱エネルギーを移動させるために用いられ得る。TEDの極性は、第1モードで用いられた極性と反対である。

10

【0085】

デミストモードと呼ばれ得る、第3モードにおいて、バルブ150は開放し、バルブ170は閉鎖される。ヒータコア130は、熱エネルギー源と熱連通する。エバポレータ120は、熱ヒートシンクと熱連通する。空気流110に補助的な加熱を与えるために、バルブ160が開放されてもよいので、TED140は熱エネルギー源と熱連通し、この場合、TED140は、熱エネルギー源から空気流110へと熱エネルギーを伝達する。第3モードは、最初に、エバポレータ120によって、空気が凝縮され水分が除去されて、空気流110は露点を下回って冷却される、曇り取り（demister）として機能する。次に、空気流110は、乗客の快適性のための適切な温度を達成するために、ヒータコア130により加熱され、必要であればTED140により加熱される。

20

【0086】

図3は、空気流18が乗員区画（図示せず）に入る前に通る、HVACシステム2の例示的な実施形態を示す。HVACシステム2は、冷却装置12、ヒータコア14、および熱電装置（TED）16を含んでいる。HVACシステム2の構成要素の少なくともいくつかは、例えば流体導管などの熱エネルギー搬送手段を介して、互いに流体連通し得る。制御装置は、HVACシステム2の様々な構成要素、およびそれらの相対的な流体連通を制御するように構成され得る。ヒータコア14は、一般に、車両エンジン、分離した燃料燃焼エンジン、電気発熱体、または他のあらゆる熱源などの熱エネルギー源と熱連通するように構成される。熱源からの熱エネルギーは、管を通る冷媒を介して、ヒータコア14へと伝達され得る。

30

【0087】

エバポレータや熱電装置などの冷却装置12は、圧縮機ベースの冷却システム、コンデンサ、または他のあらゆる冷却システムなどの熱ヒートシンクと熱連通する。TED16は、電気エネルギーが印加されると熱エネルギーを特定の方向へ伝達する、1つまたは2つ以上の熱電素子を含み得る。電気エネルギーが第1の極性を用いて印加される場合、TED16は、第1の方向に熱エネルギーを伝達する。また、第1の極性と反対の第2の極性の電気エネルギーが印加される場合、TED16は、第1の方向と反対の第2の方向に熱エネルギーを伝達する。TED16は、車両エンジン、分離した燃料燃焼エンジン、電気発熱体、または他のあらゆる熱源などの熱エネルギー源と熱連通および流体連通が可能のように構成される。また、TED16は、低温コアまたはラジエーター、圧縮機ベースの冷却システム、または他のあらゆる冷却システムなどの熱エネルギーシンクと熱連通および流体連通が可能のように構成される。TED16は、加熱、冷却、またはデミストなどの、HVACシステム2のモードによって、空気流18の加熱または冷却のいずれかを行うように構成される。

40

【0088】

HVACシステム2の空気流18は、1つまたは2つ以上のチャネルまたは導管を通して流れ得る。いくつかの実施形態において、第1チャネル4および第2チャネル6は、仕切り20によって分離されている。特定の実施形態において、第1および第2チャネル4

50



、6は、図3に示すように、およそ同じ大きさ（例えば、およそ同じ高さ、長さ、幅、および/または、断面積）のものである。しかしながら、別の態様において、第1および第2チャンネル4、6は、大きさが異なってもよい。例えば、第1および第2チャンネル4、6の幅、高さ、長さ、および/または断面積は、異なってもよい。いくつかの実施形態において、第1チャンネル4は第2チャンネル6よりも大きい。別の実施形態において、第1チャンネルは第2チャンネルよりも小さい。さらなる実施形態においては、任意の数のチャンネルまたは導管を作り出すために、付加的な仕切りが用いられ得る。仕切りは、任意の適切な材料、形状、または構成のものであってもよい。仕切りは、導管またはチャンネルを部分的または完全に分離するために機能でき、開口部、隙間、バルブ、ブレードドア、他の適切な構成、またはチャンネル間の流体連通を可能にする構成の組み合わせを有し得る。仕切りの少なくとも一部は、第1チャンネル4を第2チャンネル6から熱的に絶縁し得る。

10

#### 【0089】

特定の実施形態において、HVACシステム2は、第1および第2チャンネル4、6を通過する空気流を制御するために動作可能となるように構成される第1可動素子を備える。例えば、入口ブレードドアとも呼ばれ得る、第1ブレードドア8は、第1および第2チャンネル4、6の上流（例えば、第1および第2チャンネル4、6の入口の近く）に位置付け可能であって、第1および第2チャンネル4、6を通過する空気流を制御するために動作可能である。第1ブレードドア8は、第1および第2チャンネル4、6の一方または両方を通る空気流を、選択的に、変更、許可、妨害、または阻止し得る。特定の構成において、第1ブレードドア8は、チャンネルの一方を通る空気流を阻止する一方で、他方のチャンネルを通る空気流の全てを導き得る。また、第1ブレードドア8は、両方のチャンネルを通る空気流を、変動する量および比率とすることができ。いくつかの実施形態において、第1ブレードドア8は仕切り20に連結され、仕切り20に対して回転する。別の第1可動素子も、本明細書に開示する特定の実施形態と適合する。

20

#### 【0090】

第2可動素子（例えば、第2ブレードドア10）は、冷却装置12の下流、およびヒータコア14およびTED16の上流に配置され得る。第2可動素子は、第1チャンネル4の空気を、第2チャンネル6へと選択的に転換することによって、第1および第2チャンネル4、6を通過する空気流を制御するように動作可能である。いくつかの実施形態において、第2ブレードドア10は仕切り20に連結され、流体（例えば、空気）が第1および第2チャンネル4、6の間を流れることが可能な開放位置と、第1および第2チャンネル4、6の間の流れが実質的に妨害または阻止される閉鎖位置との間で、仕切り20に対して回転する。第1および第2ブレードドア8、10は、制御装置または分離した制御システムによって制御され得る。いくつかの実施形態において、第1および第2ブレードドア8、10は、互いから独立して動作し得る。他の第2可動素子も、本明細書に開示する特定の実施形態と適合する。

30

#### 【0091】

図示される実施形態において、冷却装置12は、ヒータコア14および熱電装置16の上流に位置付けられ、これらとは異なる導管またはチャンネルに位置付けられている。第1および第2チャンネル4、6は、HVACシステム2が選択的に加熱、冷却、および/またはデミストのために用いられる場合に、第1および第2ブレードドア8、10が第1および第2チャンネル4、6の間で選択的に空気流を導くように構成される。

40

#### 【0092】

いくつかの実施形態において、冷却装置12、ヒータコア14、および熱電装置16の1つまたは2つ以上は、空気流と熱連通するように構成される熱交換器と熱連通し得る。

#### 【0093】

図4は、加熱モードとも呼ばれ得る第1モードで構成されるHVACシステム2の例示的な実施形態を示す。このモードにおいて、第1ブレードドア8は、空気流18が第1チャンネル4に入ることを実質的に阻止または遮断し、それにより実質的に全ての空気流18を第2チャンネル6内へ押し込むような位置で構成される。いくつかの実施形態において、

50

空気流 18 の一部は、第 1 チャネル 4 を通過し得る。第 2 ブレンドドア 10 は、空気流 18 の相当な部分を、第 1 および第 2 チャネル 4、6 の間を通過させないように構成される。好ましくは、このモードにおいて、空気流 18 の相当な部分は、冷却装置 12 を通過しない。このモードにおいて、冷却装置 12 は、冷媒システムなどの熱エネルギーシンクと熱連通しないように構成されてもよく、これにより、冷媒などのリソースは、他の場所により効率的に用いられ得る。また、第 2 チャネル 6 を通して空気流を導き、冷却装置 12 をバイパスすることにより、空気流 18 から冷却装置 12 内への望ましくない熱エネルギーの伝達を減少する。冷却装置 12 が熱ヒートシンクとアクティブに熱連通していない場合であっても、冷却装置 12 は一般に空気流 18 よりも低い温度を有するので、空気流 18 の相当な部分が冷却装置 12 と熱連通すると、冷却装置 12 は、空気流 18 の温度を、加熱前に不必要に低下させる。

10

#### 【0094】

第 1 モードにおいて、第 2 チャネル 6 と流体連通するヒータコア 14 は、車両エンジンなどの熱的な熱源と熱連通する。熱源からヒータコア 14 へ伝達される熱エネルギーは、空気流 18 へ伝達される。暖まったヒータコア 14 が、乗員区画を加熱するのに十分な熱エネルギーを空気流 18 へ供給する場合もあるが、補助的または代替的な熱エネルギー源として、熱電装置 (TED) 16 が用いられ得る。ゆえに、TED 16 は、ヒータコア 14 が空気流 18 へ熱エネルギーを移動させる間、補助的な熱エネルギーを加え得る。TED 16 は、ヒータコア 14 と同じ熱エネルギー源と熱連通するか、または別の熱エネルギー源と熱連通するように構成され得る。空気流 18 に熱エネルギーを伝達する極性を用いて、電気エネルギーが TED 16 に供給される。補助的な加熱を最適化するために、TED 16 がヒータコア 14 の下流に位置付けられることが好ましく、これは TED 16 の第 1 熱伝達面 (または主面、図示せず) と、TED 16 の第 2 熱伝達面 (または廃棄面、図示せず) との間の温度差を減少し得るので、性能係数 (coefficient of performance) が向上する。エンジンおよび冷媒ループが第 1 モードにおいて相対的に低温である場合、TED 16 をヒータコア 14 の下流に配置することによっても、TED 16 から空気流 18 に伝達される熱エネルギーが、相対的に低温のヒータコア 14 によって吸収されることを阻止または抑制し得るので、第 1 モード (または他の加熱モード) において空気流 18 から冷媒ループ内への熱エネルギーの伝達を抑制する。TED 16 は、一般には補助的な加熱に用いられるが、例えば、エンジンが暖機運転中である場合など、熱的な熱源がヒータコア 14 に十分な熱を供給していない場合には、主要な熱源として用いられてもよい。また、ヒータコア 14 が空気流 18 に十分な熱エネルギーを供給している場合には、TED 16 は関与していなくてもよい。結果として生じる空気流 18 は、したがって、所望の温度まで加熱され、乗員区画へと導かれる。

20

30

#### 【0095】

いくつかの実施形態において、入口ブレンドドアとも呼ばれ得る第 1 ブレンドドア 8 は、空気流 18 の少なくとも一部を、第 2 チャネル 6 を通して導くように構成され得るので、空気流 18 の一部は、乗員区画に入る前に加熱される。乗員区画をより遅い速度で加熱するために、入口ブレンドドア 8 は、より少ない空気流を、第 2 チャネルを通過させるように、および / または、より多い空気流を、空気流が加熱されない第 1 チャネル 4 を通過させるように、選択的に調整され得る。加熱速度を上げるためには、ブレンドドアは、より多くの空気流を、第 2 チャネル 6 を通して導き、より少ない空気流を第 1 チャネル 4 内へ入れるように、選択的に調整され得る。

40

#### 【0096】

図 5 は、冷却モードとも呼ばれ得る、第 2 モードで構成された H V A C システム 2 の例示的な実施形態を示す。このモードにおいて、第 1 ブレンドドア 8 は、空気流 18 の少なくとも一部 (例えば、空気流 18 の全て、実質的に全て、または相当な部分) を、冷却装置 12 が動作可能に接続される第 1 チャネル 4 を通して導くように構成されるので、空気流 18 の一部は、乗員区画に入る前に冷却される。第 2 ブレンドドア 10 は、空気流 18 の相当な部分を、第 1 および第 2 チャネル 4、6 の間で通さないように構成される。第 1

50

および第2チャネルを通る空気流18の量は、第1ブレンドドア8の位置を選択的に変更することによって調整され得る。

【0097】

第2モードにおいて、エバポレータなどの冷却装置12は、例えば補助的なラジエーターなどの熱ヒートシンク（図示せず）に熱的に接続される。このモードにおいて、HVACシステム2は、空気流18から冷却装置12へ熱を伝達することによって、空気流18を冷却する。いくつかの実施形態において、熱電装置（TED）16は、第2チャネル6の空気流18に補助的な冷却を与えるために用いられ得る。TED16は、低温コアや補助的なラジエーターなどの、熱エネルギーシンク（図示せず）と熱連通するように構成され得る。電気エネルギーは、TED16に、空気流から熱エネルギーを吸収させ、次に熱エネルギーを熱ヒートシンクへと伝達する極性を用いて、TED16に供給される。ゆえに、TED16は、冷却装置12が空気流18を冷却する間、空気流18から熱ヒートシンクへの熱エネルギーの補助的な移動をもたらし得る。第2モードにおいて、ヒータコア14は作動しておらず、例えば、ヒータコア14は、熱ヒートシンク（例えば、パワートレイン冷媒）と、アクティブには実質的に熱連通していない。特定の実施形態において、ヒータコア14の作動は、バルブまたは他の制御システム（図示せず）を用いて制御でき、ヒータコア14は、熱的な熱源から動作可能に連結を解かれ得る。

10

【0098】

より遅い速度で乗員区画を冷却するために、第1ブレンドドア8は、より少ない空気流18を、第1チャネル4を通過させるように、および/または、より多い空気流18を、第2チャネル6を通過させるように、選択的に調整され得る。冷却速度を上げるためには、第1ブレンドドア8は、より多くの空気流18が第1チャネル4を通して導かれ、より少ない空気流が第2チャネル6内へ入れられるように、選択的に調整され得る。いくつかの実施形態において、第1ブレンドドア8は、空気流18が第2チャネル6に入ることを実質的に阻止または遮断するように配置され得るので、空気流18の少なくとも実質的な部分または実質的に全てを、第1チャネル4内に押し込む。このような実施形態の特定のものにおいて、TED16は空気流18から動作可能に連結を解かれ、そうでない場合にTED16が用いる電気エネルギーは、別の場所に導かれ得る。

20

【0099】

図6は、デミストモードとも呼ばれ得る、第3モードで構成されたHVACシステム2の例示的な実施形態を示す。このモードにおいて、第1ブレンドドア8は、空気流18の少なくとも一部（例えば、全て、実質的に全て、または相当な部分）を、冷却装置12を備える第1チャネル4を通して導き得るように構成されるので、空気流18は、空気流18から湿度を取り除くために冷却される。このモードにおいて、第2ブレンドドア10は、空気流18が第1チャネル4を通り続けることを実質的に阻止または遮断し、それにより、空気流18が冷却装置12を通過すると、空気流18の少なくとも一部を第1チャネル4から第2チャネル6内へと転換するような位置で構成される。

30

【0100】

第3モードにおいて、エバポレータなどの冷却装置12は、第1チャネル4と流体連通可能であり、例えば補助的なラジエーター（図示せず）などの、熱ヒートシンクと熱連通可能である。このモードにおいて、HVACシステム2は、空気流18から冷却装置12へ熱を伝達することによって空気流18を冷却する。いくつかの実施形態において、冷却装置12は熱電装置であってもよい。冷却装置12が熱電装置である場合、電気エネルギーは、TEDが、空気流18から熱エネルギーを吸収し、熱エネルギーをヒートシンクに加えるように選択された極性を用いて、熱電装置に供給される。いくつかの実施形態においては、複数の熱電装置がHVACシステム2に動作可能に接続される。少なくともいくつかの実施形態において、各TEDおよび各TEDの各熱領域に導かれる熱エネルギーの極性は、独立して制御され得る。

40

【0101】

図7に示す実施形態において、冷却装置12およびTED16は、TED16が第1チ

50

ヤネル４に配置される、分離したユニットであってもよい。ここでも第３モードまたはデミストモードにおいて、冷却装置１２およびＴＥＤ１６は、第１チャネル４により流体連通し得る。電気エネルギーは、ＴＥＤ１６が、空気流１８から熱エネルギーを吸収し、熱エネルギーをヒートシンクに加えるように選択された極性を用いて、ＴＥＤ１６に供給され得る。デミストモードにおいて、第１ブレンドア８は、空気流１８の少なくとも一部（例えば、全て、実質的に全て、または相当な部分）を、冷却装置１２およびＴＥＤ１６を備える第１チャネル４を通して導き得るように構成されるので、空気流１８は、空気流１８から湿度を取り除くために冷却される。このモードにおいて、第２ブレンドア１０は、空気流１８が第１チャネル４を通り続けることを実質的に阻止または遮断し、それにより、空気流１８が冷却装置１２を通過すると、空気流１８の少なくとも一部を第１チャネル４から第２チャネル６内へと転換するような位置で構成され得る。他の実施形態に関して本明細書に記載されるように、第１、第２、および／または第３の動作モードは、図７の実施形態に関しては、空気流１８から熱エネルギーを吸収するか、または空気流１８へ熱エネルギーを伝達するために、必要に応じてＴＥＤの極性を逆転することによって達成され得る。さらに、ＴＥＤは、他の実施形態に関して本明細書に記載される第１、第２、および／または第３の動作モードを達成するために、ヒータコア１４の下流に加えられるてもよい。

#### 【０１０２】

図６に戻ると、第３モードにおいて、ヒータコア１４は、車両エンジン（図示せず）などの熱的な熱源と熱連通する。熱源からヒータコアへ伝達される熱エネルギーは、空気流１８へ伝達される。ヒータコア１４は、通常、乗員区画を加熱するのに十分な熱エネルギーを供給し得るが、熱電装置（ＴＥＤ）１６は、補助的な熱源として用いられ得る。ゆえに、ヒータコア１４が空気流１８へ熱エネルギーを伝達する間、ＴＥＤ１６は補助的な熱エネルギーを付加し得る。ＴＥＤ１６は、エンジン（図示せず）などの熱エネルギー源と熱連通するように構成され得る。電気エネルギーは、ＴＥＤに空気流１８へ熱エネルギーを伝達させる極性を用いて、ＴＥＤ１６に供給される。いくつかの実施形態において、補助的な加熱の効率性は、ＴＥＤ１６がヒータコアの下流に配置されると向上する。これは、ＴＥＤ１６の主面と廃棄面との間の温度差を減少させ、それにより性能係数を向上させる。また、ＴＥＤ１６をヒータコア１４の下流に配置することは、ＴＥＤ１６から空気流１８へ伝達された熱エネルギーが、エンジンおよび冷媒ループが第３モードにおいて相対的に低温である場合に、相対的に低温のヒータコア１４によって吸収されることを妨害または阻止し得るので、第３モード（または他の加熱モード）において、空気流１８から冷媒ループ内への熱エネルギーの伝達を阻止する。空気流１８が、ＴＥＤ１６に到達する前に、すでに乗員区画用の所望の温度になる場合、ＴＥＤ１６は関与せず、そのリソースは別の場所へ転換され得る。

#### 【０１０３】

図８に示すような実施形態において、ＨＶＡＣシステム２は、冷却装置１２が、第１チャネル４および第２チャネル６の両方の高さに及ぶように構成され得る。この実施形態においては、第１ブレンドアは取り除かれ、ブレンドア１０のみが、本明細書に記載する動作モードを達成するために、空気流１８を第１チャネル４および／または第２チャネル６へ転換し得る。第１モードまたは加熱モードにおいて、ブレンドア１０は、第１チャネル４内への空気流１８を実質的に妨害または遮断するような位置（図８において振り上がった）で構成され得るので、実質的に全ての空気流１８を第２チャネル６内へ押し込む。いくつかの実施形態において、空気流１８の一部は、第１チャネル４を通過してもよい。第１モードでは、冷却装置１２は空気流１８と流体接触し得るが、冷却装置１２は、冷媒システムなどの熱エネルギーシンクと熱連通しないように構成されてもよく、これにより、冷媒などのリソースは、他の場所でより効率的に用いられ得る。ヒータコア１４およびＴＥＤ１６は、熱エネルギーを空気流１８に移動させるために、加熱モードに関して本明細書に記載したように動作し得る。

#### 【０１０４】

いくつかの実施形態において、ブレンドドア 10 は、空気流 18 の少なくとも一部を、第 2 チャンネル 6 を通して導き得るように構成されてもよいので、空気流 18 の一部は、乗員区画に入る前に加熱される。乗員区画をより遅い速度で加熱するために、ブレンドドア 10 は、より少ない空気流を、第 2 チャンネル 6 を通過させるように、および/または、より多い空気流を、空気流が加熱されない第 1 チャンネル 4 を通過させるように、選択的に調整され得る。加熱速度を上げるためには、ブレンドドアは、より多くの空気流が第 2 チャンネル 6 を通して導かれ、より少ない空気流が第 1 チャンネル 4 を通して導かれるように、選択的に調整され得る。

#### 【0105】

図 8 に示すような実施形態において、HVAC システム 2 は、第 2 モードまたは冷却モードで動作するようにも構成され得る。このモードにおいて、ブレンドドア 10 は、空気流 18 の少なくとも一部（例えば、図 8 において振り下ろすことにより、空気流 18 の全て、実質的に全て、または相当な部分）を、冷却装置 12 によって冷却された後に、第 1 チャンネル 4 を通して導き得るように構成され得る。第 1 および第 2 チャンネル 4、6 を通過する空気流 18 の量は、ブレンドドア 10 の位置を選択的に変更することによって調整でき、例えば、第 2 チャンネル 6 を通る空気流 18 の一部を転換させ、TED 16 が、空気流から熱エネルギーを吸収し、熱エネルギーをヒートシンクに加えるように選択された極性を用いて、TED 16 に電気エネルギーを供給することによって、補助的な冷却を加えることを目的とする。ゆえに、TED 16 は、冷却装置 12 が空気流 18 を冷却する間、空気流 18 から熱ヒートシンクへの、補助的な熱エネルギーの伝達をもたらし得る。第 2 モードにおいて、ヒータコア 14 は作動していない。

#### 【0106】

図 8 に示すような実施形態において、HVAC システム 2 は、第 3 モードまたはデミストモードで動作するようにも構成され得る。このモードにおいて、ブレンドドア 10 は、第 1 チャンネル 4 内への空気流 18 を実質的に妨害または遮断するような位置（図 8 において振り上がった）で構成され得るので、実質的に全ての空気流 18 を第 2 チャンネル 6 内へ押し込む。いくつかの実施形態において、空気流 18 の一部は、第 1 チャンネル 4 を通過してもよい。冷却装置 12 は作動しているので、空気流 18 は、空気流 18 から湿度を取り除くために冷却される。第 3 モードにおいて、エバポレータなどの冷却装置 12 は、HVAC システム 2 と流体連通可能であり、例えば、補助的なラジエーター（図示せず）などの熱ヒートシンクと熱連通可能である。このモードにおいて、HVAC システム 2 は、空気流 18 から冷却装置 12 へ熱を伝達することによって、空気流 18 を冷却し得る。いくつかの実施形態において、冷却装置 12 は、熱電装置であってもよい。冷却装置 12 が熱電装置である場合、電気エネルギーは、TED が、空気流 18 から熱エネルギーを吸収し、熱エネルギーをヒートシンクに加えるように選択された極性を用いて、熱電装置に供給される。いくつかの実施形態においては、複数の熱電装置が HVAC システム 2 に動作可能に接続される。少なくともいくつかの実施形態において、各 TED および各 TED の各熱領域に導かれる熱エネルギーの極性は、独立して制御され得る。

#### 【0107】

第 3 モードにおいて、ヒータコア 14 は、車両エンジン（図示せず）などの熱的な熱源と熱連通する。熱源からヒータコアへと伝達された熱エネルギーは、空気流 18 に伝達され得る。ヒータコア 14 は、通常、乗員区画を加熱するのに十分な熱エネルギーを供給し得るが、TED 16 は、補助的な熱源として用いられ得る。TED 16 は、エンジン（図示せず）などの熱的な熱源と熱連通するように構成され得る。電気エネルギーは、TED に、熱エネルギーを空気流 18 へ伝達させるような極性を用いて、TED 16 に供給され得る。いくつかの実施形態において、補助的な加熱の効率は、TED 16 がヒータコアの下流に配置される場合に向上され得る。これは、TED 16 の主面と廃棄面との間の温度差を減少させ得るので、性能係数を向上させる。また、TED 16 をヒータコア 14 の下流に配置することは、TED 16 から空気流 18 へ伝達された熱エネルギーが、エンジンおよび冷媒ループが第 3 モードにおいて相対的に低温である場合に、相対的に低温のヒ-

タコア 14 によって吸収されることを妨害または阻止し得るので、第 3 モード（または他の加熱モード）において、空気流 18 から冷媒ループ内への熱エネルギーの伝達を阻止する。空気流 18 が、TED 16 に到達する前に、すでに乗員区画用の所望の温度になる場合、TED 16 は関与せず、そのリソースは別の場所へ転換され得る。

#### 【0108】

図 9 ~ 11 は、第 1、第 2、および / または第 3 モードで動作するために、図 8 の実施形態に関して記載されるような空気流 18 を転換するように構成される他の例示的な実施形態を示す。図 9 の実施形態において、ブレードドア 11 は、冷却装置 12、ヒータコア 14、および TED 16 の下流に配置される。第 1 および第 3 モードにおいて、ブレードドア 11 は、第 1 チャンネル 4 内への空気流 18 を実質的に妨害または遮断するような位置（図 9 において振り上がった）で構成され得るので、実質的に全ての空気流 18 を第 2 チャンネル 6 内へ押し込む。第 2 モードにおいて、ブレードドア 11 は、空気流 18 の少なくとも一部（例えば、図 9 において振り下ろすことにより、空気流 18 の全て、実質的に全て、または相当な部分）を、冷却装置 12 によって冷却された後に、第 1 チャンネル 4 を通して導き得るように構成され得る。いくつかの実施形態において、ブレードドア 11 は、空気流 18 の他の部分を、第 2 チャンネル 6 を通して導く間、空気流 18 の少なくとも一部を、第 1 チャンネル 4 を通して導き得るように構成され得る。冷却装置 12、ヒータコア 14、および TED 16 は、第 1、第 2、および / または第 3 動作モードを達成するために、図 3 ~ 6 に関して本明細書に記載されるように動作するよう構成され得る。

#### 【0109】

図 10 の実施形態において、フロー転換素子 22 は、第 1、第 2、および / または第 3 モードの操作レジームを達成するために、本明細書に記載する図 9 のブレードドア 11 と実質的に同じように動作するよう構成される。フロー転換素子 22 は、第 1 チャンネル 4 または第 2 チャンネル 6 の一方を通る空気流 18 の全てまたは実質的に全てを遮断するか、または空気流の他の部分を、第 2 チャンネル 6 を通して導く間、空気流 18 の少なくとも一部を、第 1 チャンネル 4 を通して導くように構成され得る（図 10 の実施形態において、振り上げられるか振り下げられる）。図 10 に示すように、フロー転換素子 22 は、ヒータコア 14 および TED 16 の下流にあってもよい。いくつかの実施形態において、フロー転換素子 22 は、ヒータコア 14 および TED 16 の上流にあってもよい。冷却装置 12、ヒータコア 14、および TED 16 は、第 1、第 2、および / または第 3 動作モードを達成するために、図 3 ~ 6 に関して本明細書に記載されるように動作するよう構成され得る。

#### 【0110】

図 11 の実施形態において、それぞれ、冷却装置 12 の下流の、第 1 チャンネルおよび第 2 チャンネルに配置される第 1 バルブ 23 および第 2 バルブ 24 は、第 1、第 2、および / または第 3 モードの操作レジームを達成するために、本明細書に記載する図 9 のブレードドア 11 と実質的に同じように機能的に動作するよう構成される。図 11 に示すように、第 1 バルブ 23 および第 2 バルブ 24 は、ヒータコア 14 および TED 16 の下流にあってもよい。いくつかの実施形態において、第 1 バルブ 23 および / または第 2 バルブ 24 は、ヒータコア 14 および TED 16 の上流にあってもよい。第 1 チャンネル 4 を通る空気流 18 の全てまたは実質的に全てを遮断するためには、第 1 バルブ 23 は、第 1 チャンネル 4 を通る空気流 18 を制限するように構成され得る（閉鎖される）。一方で、第 2 バルブ 24 は、第 2 チャンネル 6 を通して空気流 18 を導くように構成され得る（開放される）。第 2 チャンネル 6 を通る空気流 18 の全てまたは実質的に全てを遮断するためには、第 1 バルブ 23 は、第 1 チャンネル 4 を通して空気流 18 を導くように構成され得る（開放される）。一方で、第 2 バルブ 24 は、第 2 チャンネル 6 を通る空気流 18 を制限するように構成され得る（閉鎖される）。空気流 18 の少なくとも一部を、第 1 チャンネル 4 を通して導き、空気流 18 の他の部分を、第 2 チャンネル 6 を通して導くために、第 1 バルブ 23 および第 2 バルブ 24 は、両方とも開放するように構成されてもよいし、バルブの一方が開放し、他方のバルブが部分的にのみ開放するように構成されてもよい。冷却装置 12、ヒータコア

14、およびTED16は、第1、第2、および/または第3動作モードを達成するために、図3～6に関して本明細書に記載されるように動作するよう構成され得る。

【0111】

本明細書に記載される特定の実施形態において、HVACシステムの加熱機能および冷却機能は、HVACシステム内の実質的に異なる部分に位置付けられ得る、2つまたは3つ以上の異なるサブシステムによって実施される。いくつかの代替的な実施形態においては、熱的な調整、ヒトの快適性およびシステム効率の向上を達成するために、単一のTEDが同時に加熱および冷却を行う。これは、例えば、快適空気を同時に冷却および加熱するために、ユーザが選択した電圧極性を用いて励起され得る分離した電気領域を備える、単一のTEDを構成することによって達成され得る。本明細書で用いる場合、「バイサーマル(bithermal)熱電装置」および「バイサーマルTED」という語は、2つまたは3つ以上の電気領域を備える熱電装置を広く言及し、電気領域は、所望の空調を達成するために、任意の適切な電氣的、幾何学的または空間的な構成を有し得る。

10

【0112】

バイサーマルTEDは、それが空気から空気へのものであっても、液体から空気へのものであっても、液体から液体へのものであっても、熱電回路が複数の熱領域へと細分化されるように設計および構成され得る。熱電装置は、Bellらにより教示される高密度の利点を用いて構成されてもよいし、従来の技術を用いて構成されてもよい(例えば、米国特許第6,959,555号明細書および米国特許第7,231,772号明細書を参照)。Bellらにより教示されるような新しい熱電サイクルの利点は、用いられても用いられなくてもよい(例えば、参照によりその全体が本明細書に含まれる、L. E. Bell、「Alternative Thermoelectric Thermodynamic Cycles with Improved Power Generation Efficiencies」、22nd Int'l Conf. on Thermoelectrics、エロー、フランス(2003)、米国特許第6,812,395号明細書、米国特許出願公開第2004/0261829号明細書を参照)。

20

【0113】

いくつかの実施形態において、制御装置またはエネルギー管理システムは、周囲条件、標的区画の気候条件、および標的区画の所望の環境状態にしたがって、動力使用を最適化するために、バイサーマルTEDを動作させる。デミスト用途において、例えば、バイサーマルTEDへの動力は、温度および湿度レベルを報告するセンサによって得られるデータにしたがって管理され得るので、TEDは、快適空気を調整および除湿するために、電気エネルギーを適切に用いる。

30

【0114】

いくつかの実施形態は、例えば、冷却、除湿、および/または加熱などの、2つまたは3つ以上の機能を、単一の装置へと結合することによって、寒い気候の間の快適空気のデミストに用いられる装置の数を減らす。特定の実施形態は、快適空気をデミストするために、気候条件に応じた需要に基づく冷却力を提供することによって、システム効率を向上させる。いくつかの実施形態において、冷却システムは、要求に比例して冷却力を提供する。

【0115】

特定の実施形態は、エネルギー効率のよい方法で快適空気の温度を微調整する能力を提供することによって、より広範囲の熱的な管理および制御を可能にする。いくつかの実施形態は、シンクおよびソースの利用に応じて熱交換器の作動流体ループをさらに分離することによって、単一の装置において熱シンクおよび熱源を有利に利用する能力を提供する。

40

【0116】

図12～13に示す例示的なHVACシステム300において、加熱および冷却の機能性は、第1熱領域308および第2熱領域310を有する、単一または実質的に隣接する加熱冷却器サブシステム306において実施される。いくつかの実施形態において、加熱冷却器サブシステム306は、バイサーマル熱電装置(またはバイサーマルTED)であ

50

る。第1熱領域308および第2熱領域310はそれぞれ、快適空気流F5を独立して、選択的に加熱または冷却するように構成され得る。さらに、熱領域308、310はそれぞれ、独立して構成可能な電気ネットワークおよび作動流体ネットワークによって支持され得る。制御装置（図示せず）は、加熱冷却器サブシステム306を、利用可能な複数のモードのいずれかで動作させるために、電気ネットワークおよび作動流体ネットワークを制御するように構成され得る。例えば、制御装置は、デミスト、加熱または冷却モードが選択されると、図12の表に示す構成にしたがって、HVACシステム300の電気および作動流体のネットワークを調整し得る。

#### 【0117】

HVACシステム300に関する動作モードを選択するために、任意の適切な技術が用いられ得る。例えば、動作モードは、少なくとも部分的に、温度、ファン速度、ベント位置などの1つまたは2つ以上の設定を選択するためにオペレータに提示される、ユーザー・インターフェースを介して選択され得る。いくつかの実施形態において、動作モードは、少なくとも部分的に、乗員区画の温度および湿度を測定するための1つまたは2つ以上のセンサを監視する制御装置によって選択される。制御装置は、周囲環境の条件を検出するセンサも監視し得る。制御装置は、デミストモード、加熱モードおよび冷却モードの中から選択するために、センサ、ユーザーコントロール、他のソースまたはソースの組み合わせから受信した情報を用い得る。選択された動作モードに基づき、制御装置は、所望の特徴を有する快適空気を乗員区画に提供するために、1つまたは2つ以上のポンプ、ファン、動力供給装置、バルブ、圧縮機、他のHVACシステム構成要素、またはHVACシステム構成要素の組み合わせを動作させ得る。

#### 【0118】

図13に示す例示的な実施形態において、HVACシステム300は、空気チャンネル302、空気チャンネル302を通して空気流F5を導くように構成されるファン304、空気チャンネル302を通して流れる空気流F5を加熱、冷却、および/またはデミストするように構成されるバイサーマルTED306、空気流F5を冷却するように構成される任意の冷却装置312、空気流F5を加熱するように構成される任意の加熱装置314、動力供給装置（図示せず）、動力供給装置とバイサーマルTED306との間で接続される電気接続E1～E4、熱源（図示せず）、ヒートシンク（図示せず）、バイサーマルTED306と1つまたは2つ以上の熱源またはシンクとの間で作動流体を運搬するように構成される作動流体導管F1～F4、他のHVACシステム構成要素、または任意の適切な構成要素の組み合わせを含んでいる。熱源は、例えば、パワートレイン冷媒、モータブロック、メインラジエーター、排気システムの構成要素、バッテリーバック、別の適切な材料、または材料の組み合わせなど、自動車によって生じられる廃熱の収納場所を1つまたは2つ以上含み得る。ヒートシンクは、補助的なラジエーター（例えば、パワートレインの冷媒回路に接続されていないラジエーター）、蓄熱装置、別の適切な材料、または材料の組み合わせを含み得る。

#### 【0119】

デミストモードの動作において、バイサーマルTED306の第1熱領域308は、快適空気F5を冷却および除湿する。制御装置は、動力供給装置に、第1熱領域308に接続される第1電気回路E1～E2を介して、第1の極性（または冷却極性）の電力を供給させる。制御装置は、TED306の第1熱領域308の高温側に接続される第1作動流体回路F1～F2を、例えば補助的なラジエーターなどの、ヒートシンクと熱連通させる。TED306の第1熱領域308に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、快適空気F5から第1作動流体回路F1～F2へと導かれる。

#### 【0120】

デミストモードにおいて、バイサーマルTED306の第2熱領域310は、空気が第1熱領域308を通過した後に、除湿された快適空気F5を加熱する。制御装置は、動力供給装置に、第2熱領域310に接続される第2電気回路E3～E4を介して、第2の極性（または加熱極性）の電力を供給させる。制御装置は、TED306の第2熱領域31



0の低温側に接続される第2作動流体回路F3～F4を、例えばパワートレイン冷媒などの、熱源と熱連通させる。TED306の第2熱領域310に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、第2作動流体回路F3～F4から快適空気F5へと導かれる。制御装置は、快適空気F5が所望の温度および/または湿度に達するように、各熱領域において、快適空気F5へ、または快適空気F5から移動される熱エネルギーを調節し得る。快適空気F5はその後、乗員区画へと導かれ得る。

#### 【0121】

加熱モードの動作が選択される場合、TED306の第1および第2熱領域308、310の両方が、快適空気F5を加熱する。制御装置は、動力供給装置に、熱領域308、310に接続される第1および第2電気回路E1～E4を介して、加熱極性の電力を供給させる。制御装置は、TED306の低温側に接続される作動流体回路F1～F4を、例えばパワートレイン冷媒などの、熱源と熱連通させる。TED306の第1および第2熱領域308、310の両方に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、作動流体回路F1～F4から快適空気F5へと導かれる。

#### 【0122】

冷却モードの動作が選択される場合、バイサーマルTED306の第1および第2熱領域308、310の両方が、快適空気F5を冷却する。制御装置は、動力供給装置に、熱領域308、310に接続される第1および第2電気回路E1～E4を介して、冷却極性の電力を供給させる。制御装置は、TED306の高温側に接続される作動流体回路F1～F4を、例えば補助的なラジエーターなどの、ヒートシンクと熱連通させる。TED306の第1および第2熱領域308、310の両方に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、快適空気F5から作動流体回路F1～F4へと導かれる。

#### 【0123】

図12～13に示すHVACシステム300は、例えばエバポレータなどの、冷却装置312、および、例えばヒータコアなどの、加熱装置314を任意に含み得る。冷却装置312および加熱装置314は、HVACシステム300が特定のモードで作動される間、バイサーマルTED306の冷却、デミストおよび加熱機能の1つまたは2つ以上を補足するか、またはそれに代わるように構成され得る。例えば、パワートレイン冷媒が、ヒータコア314を通るときに、すでに快適空気F5を所望の温度にするのに十分に高い温度に到達している場合、ヒータコア314は、TED306に代わって、快適空気F5を加熱するために用いられ得る。図13に示す例示的な実施形態は、冷却装置312および/または加熱装置314がバイサーマルTED306の上流に配置され得ることを示しているが、冷却装置312および加熱装置314の少なくとも1つは、バイサーマルTED306の下流に配置されてもよいことが理解される。例えば、いくつかの実施形態において、HVACシステム300がデミストモードで作動される場合、バイサーマルTED306の熱領域308、310の少なくとも1つは、TED306の下流に配置される加熱装置が除湿された空気を加熱する間、快適空気F5を冷却または除湿するために用いられ得る。

#### 【0124】

図14～16に示す加熱冷却器400の例示的な実施形態において、第1流体流F1は、2つの熱電回路領域402、408を有するバイサーマルTED306の第1の側に位置付けられる2つの熱交換領域404、410を通過する。第2流体流F2は、バイサーマルTEDの第2の側に位置付けられる2つの熱交換領域406、412を通過する。第1熱電回路領域402および第2熱電回路領域408はそれぞれ、互いから独立して、所望の方向へ選択的に熱エネルギーを移動させるように構成され得る。さらに、熱電回路領域402、408はそれぞれ、独立して構成可能な電気回路経路E1～E2、E3～E4に接続され得る。制御装置は、複数の利用可能なモードの1つで加熱冷却器400を動作させるために、電気ネットワークE1～E4および流体流F1～F2を制御するように構成され得る。例えば、デミスト、加熱、または冷却モードが選択されると、制御装置は、図14の表に示す構成にしたがって、加熱冷却器400の電気ネットワークを調整し得る

。

## 【 0 1 2 5 】

加熱冷却器 4 0 0 に関する動作モードの選択には、図 1 2 ~ 1 3 に示す H V A C システム 3 0 0 に関して前述した技術も含む、任意の適切な技術が用いられ得る。

## 【 0 1 2 6 】

図 1 5 ~ 1 6 に示す例示的な実施形態において、加熱冷却器 4 0 0 は、第 1 熱電回路領域 4 0 2 の両側と熱連通する、第 1 の熱交換領域の組 4 0 4、4 0 6 を含む。第 2 の熱交換領域の組 4 1 0、4 1 2 は、第 2 熱電回路領域 4 0 8 の両側と熱連通している。第 1 および第 2 熱電回路領域 4 0 2、4 0 8 は、熱交換領域を通して流れる流体を加熱、冷却、および / またはデミストするように構成される。電力供給装置 ( 図示せず ) は、独立した電気回路経路 E 1 ~ E 2、E 3 ~ E 4 を用いて、熱電回路領域 4 0 2、4 0 8 のそれぞれに動力を提供し得る。加熱冷却器は、T E D と熱連通する熱交換領域 4 0 4 および 4 1 0、4 0 6 および 4 1 2 を通して、流体流 F 1 ~ F 2 を運搬するように構成される流体導管を含み得る。

## 【 0 1 2 7 】

デミストモードの動作において、加熱冷却器 4 0 0 の第 1 熱電回路領域 4 0 2 は、主要な流体導管の第 1 熱交換領域 4 0 4 を通って流れる主要な流体流 F 1 を冷却する。制御装置は、動力供給装置に、第 1 熱電回路領域 4 0 2 に接続される第 1 電気回路 E 1 ~ E 2 を介して、第 1 の極性 ( または冷却極性 ) の電力を供給させる。作動流体導管の第 1 熱交換領域 4 0 6 を通って流れる作動流体流 F 2 は、第 1 熱電回路領域 4 0 2 の高温側から熱を取り除く。作動流体流 F 2 は、流体流 F 1 ~ F 2 が加熱冷却器 4 0 0 を横断するとき、主要な流体流 F 1 の流れの方向と逆に流れ得る。加熱冷却器 4 0 0 の第 1 熱電回路領域 4 0 2 に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、主要な流体流 F 1 から作動流体流 F 2 へと導かれる。いくつかの実施形態において、作動流体流 F 2 は、例えば補助的なラジエーターなどの、ヒートシンクと熱連通する。代替的な実施形態において、制御装置は、デミストモードが選択される場合、作動流体流 F 2 を、主要な流体流 F 1 に沿って標的区画へと導き得る。

## 【 0 1 2 8 】

デミストモードにおいて、加熱冷却器 4 0 0 の第 2 熱電回路領域 4 0 8 は、流体が第 1 熱交換領域 4 0 4 を通過し、主要な流体導管の第 2 熱交換領域 4 1 0 を通って流れる間、主要な流体流 F 1 を加熱する。制御装置は、動力供給装置に、第 2 熱電回路領域 4 0 8 に接続される第 2 電気回路 E 3 ~ E 4 を介して、第 2 の極性 ( または加熱極性 ) の電力を供給させる。作動流体導管の第 2 熱交換領域 4 1 2 を通って流れる作動流体流 F 2 は、第 2 熱電回路領域 4 0 8 の低温側と熱連通する。作動流体流 F 2 の流れの方向が、主要な流体流 F 1 の流れの方向と逆である場合、作動流体流 F 2 は、作動流体導管の第 1 熱交換領域 4 0 6 へ流れる前に、第 2 熱交換領域 4 1 2 を通過する。加熱冷却器 4 0 0 の第 2 熱電回路領域 4 0 8 に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、作動流体流 F 2 から主要な流体流 F 1 へと導かれる。

## 【 0 1 2 9 】

加熱モードの動作が選択されると、加熱冷却器 4 0 0 の第 1 および第 2 熱電回路領域 4 0 2、4 0 8 の一方または両方が、主要な流体導管の第 1 および第 2 熱交換領域 4 0 4、4 1 0 を通って流れる主要な流体流 F 1 を加熱する。制御装置は、動力供給装置に、熱電回路領域 4 0 2、4 0 8 に接続される第 1 および第 2 電気回路 E 1 ~ E 4 を介して、加熱極性の電力を供給させる。第 1 および第 2 熱交換領域 4 0 6、4 1 2 を通って流れる作動流体流 F 2 は、熱電回路領域 4 0 2、4 0 8 の低温側に熱を伝達する。いくつかの実施形態において、制御装置は、加熱モードが選択されると、作動流体流 F 2 を、例えばパワーレイン冷媒などの熱源と熱連通させる。加熱冷却器 4 0 0 の第 1 および第 2 熱電回路領域 4 0 2、4 0 8 に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、作動流体流 F 2 から主要な流体流 F 1 へと導かれる。いくつかの実施形態では、主要な流体流 F 1 が、熱電回路領域 4 0 2、4 0 8 の両方が活動していなくても所望の温度に達することが可能である

と判断されると、電力は、熱電回路領域 402、408 の一方のみに提供される。

#### 【0130】

冷却モードの動作が選択されると、加熱冷却器 400 の第 1 および第 2 熱電回路領域 402、408 の両方が、主要な流体導管の第 1 および第 2 熱交換領域 404、410 を通って流れる主要な流体流 F1 を冷却する。制御装置は、動力供給装置に、熱電回路領域 402、408 に接続される第 1 および第 2 電気回路 E1 ~ E4 を介して、冷却極性の電力を供給させる。第 1 および第 2 熱交換領域 406、412 を通って流れる作動流体流 F2 は、熱電回路領域 402、408 の高温側から熱を取り除く。いくつかの実施形態において、制御装置は、冷却モードが選択されると、作動流体流 F2 を、例えば補助的なラジエーターなどのヒートシンクと熱連通させる。加熱冷却器 400 の第 1 および第 2 熱電回路領域 402、408 に提供される電力の極性により、熱エネルギーは、主要な流体流 F1 から作動流体流 F2 へと導かれる。いくつかの実施形態では、主要な流体流 F1 が、熱電回路領域 402、408 の両方が作動していなくても所望の温度に達することが可能であると判断されると、電力は、熱電回路領域 402、408 の一方のみに提供される。

#### 【0131】

次に図 17 を参照すると、エンジン 103 (および/または、例えば、バッテリー、電子装置、内燃エンジン、電気モータ、車両の排気、ヒートシンクなどの、他の発熱システム、相変化物質、正温度係数装置などの、蓄熱システム、および/または、公知または近年開発されている発熱システム)、熱電装置 (TED) 112、伝熱装置 151、および乗客用空気チャネル 19 を含む温度制御システムの一実施形態が示されている。伝熱装置 151 は、乗客用空気チャネル 19 に配置される。図示される実施形態において、TED 112 は、液体から気体への伝熱装置である。ゆえに、TED 112 の少なくとも一部も、乗客用空気チャネル 19 内に配置され得る。乗客用空気チャネル 19 は、快適空気がチャネル 19 を通過し、伝熱装置 151 および TED 112 と熱連通するように構成され得る。いくつかの実施形態において、空気操作ユニット (例えば、ファン) は、空気流を運搬するように構成される。システムの構成要素の少なくともいくつかは、例えば、流体伝動管などの熱エネルギー搬送手段を介して流体連通し得る。バルブ 125、135、145 および 165 などのアクチュエータは、管を通した熱エネルギーの伝達を制御するために用いられ得る。コントローラなどの制御機器は、システムの様々な構成要素およびそれらの相対的な流体連通を制御するように構成され得る。

#### 【0132】

図示される実施形態において、第 1 モードでは、バルブ 135 および 145 が開放し、バルブ 125 および 165 が閉鎖している場合、TED 112 とエンジン 103 との間で熱連通がある。第 1 回路、または回路線 111、131、および 141 を含む熱的な供給源回路では、冷媒などの流体が循環され、熱エネルギーがエンジン 103 と TED 112 との間で伝達される。TED 112 は、第 1 回路と乗客用空気チャネル 19 との間の熱エネルギーの伝達を可能にする特定の極性の電気エネルギーを供給される。第 1 モードにおいて、TED 112 は、第 1 回路から乗客用空気チャネル 19 の空気流へ、熱エネルギーを送り込む。

#### 【0133】

第 2 モードでは、バルブ 135、145 が閉鎖し、バルブ 125、165 が開放している。循環している流体は、エンジン 103 と伝熱装置 151 との間の熱連通を可能にする。第 2 回路、または回路線 111、121、および 161 を含むバイパス回路では、冷媒などの流体が循環され、熱エネルギーがエンジン 103 と伝熱装置 151 との間で伝達される。TED 112 はバイパスされ、もはやエンジン 103 と熱連通していない。この動作モードにおいて、流体の流れは熱回路 141 で停止され、電気エネルギーは TED 112 に供給されない。いくつかの実施形態において、システムは、第 1 モードと第 2 モードの動作の間で切り替わり得る。いくつかの実施形態において、低温コア (図示せず) が、熱回路 111 に動作可能に接続されるか、または選択的に動作可能に接続され、伝熱装置 151、TED 112、および/または温度制御システムの他の素子から、周囲空気へと

熱エネルギーを伝達するために用いられ得る。例えば、低温コアは、少なくともいくつかの動作モードにおいて、エンジン 103 と平行に接続されてもよいし、エンジン 103 の代わりに接続されてもよい。

#### 【0134】

TED112 は、電気エネルギーが印加されると特定の方向に熱エネルギーを伝達する、1 つまたは 2 つ以上の熱電素子を含み得る。電気エネルギーが第 1 の極性を用いて印加される場合、TED112 は、第 1 方向に熱エネルギーを伝達する。また、電気エネルギーが第 1 の極性とは反対の第 2 の極性を用いて印加される場合、TED112 は、第 1 方向と反対の第 2 方向に熱エネルギーを伝達する。TED112 の加熱端部が乗客用空気チャネル 19 と熱連通するようにシステムを構成することによって、第 1 の極性の電気エネルギーが印加されると、TED112 は、乗客用空気チャネル 19 の空気流へ熱エネルギーを伝達するように構成され得る。さらに、TED112 の冷却端部はエンジン 103 と熱連通し得るので、TED112 は、エンジンが接続される回路から熱エネルギーを引き出す。特定の実施形態において、制御システム（図示せず）は、加熱モードと冷却モードとの間で選択するために、TED112 に印加される電気エネルギーの極性を調節する。いくつかの実施形態において、制御システムは、加熱または冷却容量を選択するために、TED112 に印加される電気エネルギーの大きさを調節する。

#### 【0135】

図 18 は、車両の乗員区画において温度を制御する方法を示す。この方法は、熱交換器を横切って空気流を移動させることを含んでいる。空気流は、乗員区画に入る前に、ダクトなどの、1 つまたは 2 つ以上の乗客用空気チャネルを通して移動し得る。最初に、制御システムは、TED が熱源から乗客用空気チャネルへ熱エネルギーを送り込む、第 1 モードで動作する。制御システムは、1 つまたは 2 つ以上の切り替え基準が満たされるまで、第 1 モードで動作し続ける。1 つまたは 2 つ以上の基準が満たされると、制御システムは第 2 の動作モードへと切り替わる。一実施形態において、制御システムは、エンジンまたは別の熱源を通して循環する冷媒が空気流を加熱する準備ができた状態になった場合に、第 2 モードへと切り替わる。第 2 モードにおいて熱エネルギーは、エンジンまたは別の熱源から熱交換器へと伝達される。TED はバイパスされ、熱源または熱交換器と実質的な熱連通にない。この構成において、冷媒などの流体は、バイパス回路を通して流れるので、熱エネルギーはバイパス回路で生じる。システムは、流体の流れに TED をバイパスさせるために、バルブなどの、1 つまたは 2 つ以上のアクチュエータも動作させ得る。一実施形態において、制御装置は、動作モードを切り替えるために、バルブを制御する。第 2 動作モードにおいて、熱交換器は、従来の車両 HVAC システムにおけるヒータコアとほぼ同様に作用し得る。

#### 【0136】

動作モードを切り替えるための 1 つまたは 2 つ以上の基準は、任意の適切な基準であればよく、車両の特性や温度パラメータに限定されない。いくつかの実施形態において、流体の流れを切り替えるための基準には、アルゴリズム、ユーザの操作または非操作、熱的なエネルギー源の温度、流体温度、経過時間、および気体温度の 1 つまたは 2 つ以上が含まれる。特定の実施形態において、基準は、好みに応じて、ユーザが特定したものまたはユーザが調整したものであってもよい。一実施形態において、第 1 モードから第 2 モードへの切り替えは、エンジンが閾値温度に達すると生じる。別の実施形態において、切り替えは、流体回路が閾値温度に達すると生じる。さらに別の実施形態において、切り替えは、気体温度が閾値温度に達すると生じる。

#### 【0137】

図 19 を参照すると、乗客用空気チャネル 19 の空気流を加熱および冷却するように構成され得る、温度制御システムの一実施形態が示される。システムは、TED112、伝熱装置 151、低温コアまたはヒートシンク 171、熱的なエネルギー源 181、および複数のアクチュエータ 125、135、145、165、175、185 を備える。複数のアクチュエータは、本明細書に記載するように、回路を通る流体または冷媒の流れを制

限し得る。伝熱装置 151 は、乗客用空気チャネル 19 に配置される。液体から空気への実施形態で示されている TED 112 も、乗客用空気チャネル 19 に配置され得る。乗客用空気チャネル 19 は、空気流がチャネル 19 を通過し、伝熱装置 151 および TED 112 と熱連通し得るように構成される。いくつかの実施形態において、空気操作ユニット（例えば、ファン）は、空気流を運搬するように構成される。システムはさらに、低温コア 171 および少なくとも 1 つのバルブ 175 を含むヒートシンク回路 170 を備える。TED 112 は、作動流体回路 142 を介してヒートシンク回路 170 と熱連通する。またシステムは、熱的なエネルギー源 181 および少なくとも 1 つのバルブ 185 を含む熱源回路 180 を備える。TED 112 は、作動流体回路 142 を介して熱源回路 180 と熱連通する。いくつかの実施形態は、伝熱装置 151 および少なくとも 1 つのバルブ 125 を含む熱伝達回路 121 も備える。熱は、空気流と、伝熱装置 151 および TED 112 との間で伝達される。一実施形態において、熱的なエネルギー源 181 は自動車エンジンであり、低温コア 171 はラジエーターである。いくつかの実施形態において、熱エネルギー源は、バッテリー、電子装置、内燃エンジン、車両の排気、ヒートシンク、相変化物質などの蓄熱システム、正温度係数装置、および / または、公知または近年開発された任意の発熱システムを含み得る。また、流体の流れを生じるために、ポンプがシステムと機能するように構成され得ることも検討される。いくつかの実施形態において、マイクロハイブリッドおよび / またはハイブリッドの車両は、従来のベルト駆動ポンプに取って代わるか、エンジンが停止されている間、従来のベルト駆動ポンプの代わりとなる、作動流体の循環を提供するために、電気ポンプ（例えば、送水ポンプ）を実装し得る。

#### 【0138】

以下の記載は、TED 112 のみが加熱および冷却の両方に用いられ得る、統合されたシステムの多様性を示す。システムは、加熱モードまたは冷却モードが選択されているかに応じて、熱源回路 180 またはヒートシンク回路 170 を通して冷媒を流す、バルブ 175 および 185 の少なくとも 1 つを動作させることによって、異なるモードでの操作のために構成され得る。加熱モードにおいて、開放バルブ 185 および閉鎖バルブ 175 は、冷媒を、熱源回路 180 を通して流し、ヒートシンク回路 170 を通しては流さない。このモードにおいて、TED 112 は第 1 の極性で動作し、熱源回路 180 からの熱エネルギーを乗客用空気チャネル 19 の空気流へ伝達するように構成される。伝熱装置 151 は、開放バルブ 125 および閉鎖バルブ 135 による熱移動をさらに向上させるために、TED 112 と動作されることも可能である。いくつかの実施形態において、伝熱装置 151 は、前述のように TED 112 なしで動作され得る。

#### 【0139】

冷却モードにおいて、閉鎖バルブ 185 および開放バルブ 175 は、冷媒を、ヒートシンク回路 170 を通して流し、熱源回路 180 を通しては流さない。このモードにおいて、TED 112 は第 1 の極性と反対の第 2 の極性で動作し、乗客用空気チャネル 19 からヒートシンク回路 170 へ熱エネルギーを移動させるように構成され、これは空気流からヒートシンク回路 170 へと熱エネルギーを移動させることにより空気流の温度を低下させる。

#### 【0140】

図 20 は、加熱および冷却のために TED を利用する、図 19 に示すシステムの実施形態が辿り得る温度制御システムの操作方法の別の実施形態を示す。この実施形態において、空気流は、伝熱装置および TED を横切って、乗員区画内へと移動する。特定の実施形態において、システムは、冷媒などの流体を、伝熱装置および / または熱電装置（TED）と熱連通する、第 1 回路または伝熱回路に循環させる。システムは、加熱モードまたは冷却モードのどちらが選択されているかに関する表示を受ける。加熱モードが選択される場合、システムは、流体を、熱エネルギー源、伝熱装置、および / または TED と熱連通する熱源回路に流す。加熱モードにおいて、TED は、熱源回路と乗客用空気チャネルとの間で熱エネルギーを伝達する。伝熱装置は、TED の機能を補足または置換するためにも利用され得る。冷却モードが選択される場合、システムは、流体を、低温コアおよび T

ＥＤと熱連通するヒートシンク回路に流す。冷却モードにおいて、ＴＥＤは、ヒートシンク回路と乗客用空気チャネルとの間で熱エネルギーを伝達する。システムは、加熱モードまたは冷却モードのどちらが選択されているかに応じて選択された極性を指定し、選択された極性の電気エネルギーは、ＴＥＤに供給される。加熱モードでは、ＴＥＤに、熱源回路から乗客用空気チャネルへ熱エネルギーを移動させる極性が選択される。冷却モードでは、ＴＥＤに、乗客用空気チャネルからヒートシンク回路へ熱エネルギーを移動させる極性が選択される。

#### 【０１４１】

図１９に示すシステムの実施形態に関して記載したように、ヒートシンク回路および作動流体回路は、システム内の流体または冷媒の流れを制御するために用いられ得るアクチュエータを含み得る。一実施形態において、システムは、熱源回路に関連付けられるアクチュエータを動作させることによって、ヒートシンク回路を通して流体を流す。別の実施形態において、システムは、ヒートシンク回路に関連付けられるアクチュエータを動作させることによって、ヒートシンク回路を通して流体を流す。さらに、いくつかの実施形態においては、流体をヒートシンク回路に流すために、ヒートシンク回路に関連付けられるアクチュエータが開放され、熱源回路に関連付けられるアクチュエータが閉鎖されてもよい。また、流体の流れを容易にするために、複数のポンプが、作動流体回路、熱源回路、およびヒートシンク回路と機能するように構成され得ることも考えられる。

#### 【０１４２】

図２１は、乗員区画に温度制御された空気を提供するために用いられる、温度制御システム１０１の一実施形態を示す。この実施形態において、システム１０１は、熱電装置（ＴＥＤ）１１２、エンジン１３、熱交換器１１６などの伝熱装置、およびＨＶＡＣシステム６２の部分である、乗客用空気チャネル１９を備える。いくつかの実施形態において、システム１０１は、付加的に、低温コア４０を備える。システム１０１はさらに、冷媒などの流体を、異なる構成要素の間で移送し、異なる構成要素間の流体連通、および／または、熱連通を阻止（または制限）するように構成される、１つまたは２つ以上のポンプ５３およびアクチュエータ２８、３２、３４、３６、１２５、１３５、１４５および１６５を備える。エンジン１３は、内燃エンジンなど、任意の適切な種類の車両エンジンであってもよく、熱エネルギーの供給源である。いくつかの実施形態において、エンジン１３は、バッテリー、電子装置、車両の排気、ヒートシンク、相変化物質などの蓄熱システム、正温度係数装置などの、任意の発熱システム、または公知もしくは近年開発された任意の発熱システムであってもよい。システム１０１は、ポンプ、バルブ、熱源、ＴＥＤ、およびシステム１０１の他の構成要素を制御するように機能し得る、制御装置、複数の制御装置または任意の他の装置によって制御され得る。構成要素、バルブおよびポンプを制御することにより、制御装置は、システム１０１を様々な動作モードで動作させ得る。また制御装置は、入力信号または命令に応じて、システム１０１の動作モードを変更し得る。

#### 【０１４３】

一実施形態において、液体冷媒などの流体は、システム１０１の構成要素の間で熱エネルギーを移動させ、１つまたは２つ以上のポンプによって制御される。液体冷媒は、様々な構成要素間の流体連通を提供する、管システムを介して熱エネルギーを運搬し得る。アクチュエータは、所定の時間に、どの構成要素が熱交換器１１６および／またはＴＥＤ１１２と熱連通するかを制御するために用いられ得る。代替的に、温度制御システムは、制御装置間の熱連通をもたらすために、他の材料または手段を用いる場合もある。

#### 【０１４４】

この実施形態において、システム１０１は単一の熱交換器１１６および単一のＴＥＤ１１２を用い、これは付加的な熱交換器の必要なしに通常の構成を維持し得るので、ＨＶＡＣのデザインに対する影響を最小限にできる。しかしながら、システム１０１が、複数の熱交換器、ＴＥＤ、および／または、複数のＨＶＡＣシステムまたは空気流チャネルを用いて構成され得ることも考えられる。いくつかの実施形態において、システム１０１は、ＨＶＡＣのデザインに対する影響を最小限にするために、熱交換器および他の構成要素を

単一の熱交換器に組み込み得る。例えば、熱交換器 1 1 6 および T E D 1 1 2 が、単一の熱交換器であり得ることが考えられる。いくつかの実施形態においては、参照によってその全ての内容が本明細書に含まれ、本明細書の一部を構成する、2 0 1 0 年 5 月 1 8 日に出版された米国特許出願第 1 2 / 7 8 2 , 5 6 9 号明細書にさらに記載されるように、作動流体回路は、単一の熱交換器が、エンジンと、空気チャネル 1 9 から取り除かれる熱電装置との両方に熱的に接続されるように配置され得る。システム 1 0 1 のモードに応じて、熱交換器 1 1 6 および / または T E D 1 1 2 は、エンジン 1 3 と熱連通し得る。さらに、システム 1 0 1 のモードに応じて、T E D は低温コア 4 0 と熱連通し得る。加熱モードでは、熱交換器 1 1 6 および / または T E D 1 1 2 はエンジン 1 3 と熱連通し得る。冷却モードでは、伝熱装置 1 1 6 および / または T E D 1 1 2 は低温コアまたはラジエーター 4 0 と熱連通し得る。

10

#### 【 0 1 4 5 】

図 2 1 には、空気流が乗員区画に入る前に通る H V A C システム 6 2 の一実施形態も示されている。この実施形態において、伝熱装置 1 1 6 および T E D 1 1 2 は、H V A C システム 6 2 に機能的に連結されるか、H V A C システム 6 2 内に配置されるので、空気流へ、または空気流から熱エネルギーを移動させ得る。H V A C システム 6 2 の空気流は、仕切り 6 0 によって分離される 1 つまたは 2 つ以上のチャネル 5 2、5 4 を通して流れ得る。特定の実施形態において、第 1 および第 2 チャネル 5 2、5 4 は、およそ同一の大きさ（例えば、およそ同一の高さ、長さ、幅、および / または断面積）のものである。別の実施形態においては、第 1 および第 2 チャネル 5 2、5 4 は、図 2 1 に示すように、異なる大きさのものである。例えば、第 1 および第 2 チャネル 5 2、5 4 の幅、高さ、長さ、および / または断面積は、異なってもよい。いくつかの実施形態において、第 1 チャネルは第 2 チャネルよりも長い。別の実施形態において、第 1 チャネルは第 2 チャネルよりも小さい。さらなる実施形態において、任意の数のチャネルまたは導管を作り出すために、付加的な仕切りが用いられ得る。仕切りは、任意の適切な材料、形状または構成のものであってもよい。仕切りは、導管またはチャネルを部分的または完全に分離するために機能でき、開口、隙間、バルブ、ブレンドドア、他の適切な構造、またはチャネル間の流体連通を可能にする構造の組み合わせを有していてもよい。仕切りの少なくとも一部は、第 2 チャネル 5 4 から第 1 チャネル 5 2 を熱的に絶縁し得る。

20

#### 【 0 1 4 6 】

特定の実施形態において、H V A C システム 6 2 は、第 1 および第 2 チャネル 5 2、5 4 を通過する空気流を制御するために動作可能なように構成される第 1 可動素子を備える。例えば、ブレンドドア 5 6 は、チャネル 5 2、5 4 を通過する空気流を制御するように構成され得る。ブレンドドアは、チャネル 5 2、5 4 の入口に近接して回転可能に連結され得る。回転により、ブレンドドアはチャネル 5 2、5 4 を通る空気流を制御し得る。ブレンドドア 5 6 は、第 1 および第 2 チャネル 5 2、5 4 の一方または両方を通る空気流を選択的に変更、許可、妨害、または阻止し得る。好ましくは、ブレンドドア 5 6 は、空気流の全てを一方のチャネルを通して導く間、他方のチャネルを通る空気流を阻止し得る。ブレンドドア 5 6 は、異なる量および比率で、両方のチャネルを通る空気流を可能にし得る。いくつかの実施形態において、ブレンドドア 5 6 は仕切り 6 0 に連結され、仕切り 6 0 に対して回転する。空気流を導き、空気流の加熱および / または冷却を向上させるために、2 つ以上のブレンドドアが H V A C システム 6 2 に用いられ得ることも考えられる。

30

40

#### 【 0 1 4 7 】

いくつかの実施形態において、エバポレータ 5 8 は、空気流が乗員区画に入る前に空気流から湿度を取り除くために、H V A C システム 6 2 において空気流の経路に配置され得る。いくつかの実施形態において、エバポレータ 5 8 は、空気流全体を調整し得るように、チャネル 5 2、5 4 の前に配置され得る。別の実施形態において、エバポレータは、特定のチャネルの空気流のみを調整し得るように、チャネルの一方の内部に配置され得る。空気流が乗員区画に入る前に、空気流を調製または冷却するために、コンデンサ (condenser) などの他の装置も用いられ得る。

50

## 【 0 1 4 8 】

いくつかの実施形態において、システム 101 は、エンジンが暖機運転している間の期間に対応する、第 1 モードまたは加熱モード（「起動加熱モード（startup heating mode）」）、エンジンが依然として暖機運転しているが、空気流の加熱を補助するのに十分に暖かい期間に対応する、第 2 モードまたは加熱モード（「暖機エンジン加熱モード（warm up engine heating mode）」または「暖機加熱モード（warm up heating mode）」または「補助加熱モード（supplemental heating mode）」）、エンジンが十分に暖かい期間に対応する、第 3 モードまたは加熱モード（「温間エンジン加熱モード（warm engine heating mode）」、「温間加熱モード（warm heating mode）」または「加熱モード（heating mode）」）、および、乗員区画を冷却するための第 4 モード（「冷却モード（cooling mode）」または「補助冷却モード（supplemental cooling mode）」）を含む、異なるモードで機能する。いくつかの実施形態においては、単一のシステムが様々なモードのそれぞれを行い得るが、本発明の実施形態は、後述するモードの 1 つのみを行うように構成され得ることも考えられる。例えば、一実施形態は、エンジンが暖かくなる間、熱電装置から熱エネルギーを供給するモードのみを行うように構成されてもよい。別の実施形態は、冷却モードで説明するような冷却のみをもたらすように構成されてもよい。

10

## 【 0 1 4 9 】

いくつかの実施形態において、システム 101 は、マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムのために、他のモードでも機能し得る。システム 101 は、エンジン温度が下がり、冷媒温度もそれに応じて第 1 の所定の閾値を下回って下がる（例えば、エンジンが冷たく、エンジン（および/または冷媒）温度が第 1 温度閾値を下回る）ときの期間に対応する、第 5 モードまたは「停止冷間加熱モード（stop cold heating mode）」、エンジン温度が下がり、冷媒温度もそれに応じて第 2 の所定の閾値を下回って下がるが、空気流の加熱を補助するには充分である（例えば、エンジンが暖機運転し、エンジン（および/または冷媒）温度が、第 1 温度閾値と第 2 温度閾値との間にある）ときの期間に対応する、第 6 モードまたは「停止加熱モード（stop heating mode）」または「停止冷却加熱モード（stop cooled heating mode）」、エンジン温度が上がり、冷媒温度もそれに応じて上がる（例えば、エンジンが暖かく、エンジン（および/または冷媒）温度が第 2 温度閾値を上回る）ときの期間に対応する、第 7 モードまたは「停止温間加熱モード（stop warm heating mode）」において機能し得る。第 2 の所定の閾値は、所望量の加熱を空気流に提供するのに十分な冷媒の温度と一致し得る。いくつかの実施形態においては、単一のシステムが様々なモードのそれぞれを行い得るが、本発明の実施形態は、後述するモードの 1 つのみを行うように構成され得ることも考えられる。例えば、一実施形態は、冷媒温度が第 1 の所定の閾値を下回る場合に、熱電装置から熱エネルギーを提供するモードのみを行うように構成されてもよい。

20

30

## 【 0 1 5 0 】

図 21 は、「起動加熱モード」とも呼ばれ得る、第 1 モードでの、温度制御システム 101 の一実施形態を示す。このモードでは、エンジン 13 が暖機運転し、乗員区画を加熱するのに十分な温度にはまだ達していない（例えば、エンジン温度が第 1 温度閾値を下回る）ときに、乗員区画に熱が供給される。エンジン 13 は最初に起動されるときには、乗員区画内の温度を十分に上昇させるのに十分な熱を生じない。車両エンジンは、乗員区画に快適空気を提供するために必要な温度まで暖まるまで、数分またはそれ以上かかり得る。このモードでは、温度勾配を生じ、TED112 の加熱端部から空気チャネル 54 に熱を伝達する TED112 に、制御装置が電気エネルギーを提供する。作動流体回路 30 および熱回路 141 内の液体冷媒は、エンジン 13 内のポンプ（図示せず）によって回路を通して移動させられる。代替的な実施形態において、ポンプはエンジン 13 の外部に位置付けられ得る。バルブ 145 は開放し、作動流体回路 30 は熱回路 131 および 141 を介して TED112 と流体連通し、これは熱回路 21 を介して TED112 およびエンジン 13 を熱的に接続する。バルブ 125、165、および 36 は、起動加熱モードの間閉鎖され得る。いくつかの実施形態においては、乗員区画内への空気流が加熱されているこ

40

50



とにより、低温コア40は起動加熱モードの間必要とされない。

【0151】

図21は、例えばマイクロハイブリッドまたはハイブリッド車両における、「停止冷間加熱モード」とも呼ばれ得る、第5モードでの、温度制御システム101の一実施形態も示す。マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムにおいてエンジン13が停止されると、エンジン13は停止しながら冷える。エンジン13が冷えるので、液体冷媒の温度もそれに応じて下がる。このモードでは、エンジン13の温度が下がり乗員区画を加熱するのに不十分となる(例えば、エンジン温度が第1(または第2)温度閾値を下回る)場合に、乗員区画に熱が提供されている。このモードでは、温度勾配を生じ、TED112の加熱端部から空気チャネル54に熱を伝達するTED112に、制御装置が電気エネルギーを提供する。作動流体回路30および熱回路141内の液体冷媒は、エンジン13内のポンプ(例えば、電気ポンプ)(図示せず)によって回路を通して移動させられる。代替的な実施形態において、ポンプはエンジン13の外部に位置付けられ得る。バルブ145は開放し、作動流体回路30は熱回路131および141を介してTED112と流体連通し、これは熱回路21を介してTED112およびエンジン13を熱的に接続する。バルブ125、165、および36は、停止冷間加熱モードの間、閉鎖され得る。いくつかの実施形態においては、乗員区画内への空気流が加熱されていることにより、低温コア40は停止冷間加熱モードの間必要とされない。ゆえに、温度制御システム101は、マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムにおいて空気流を加熱するためにエンジン13が始動される必要のない期間を、比較的長く提供することが可能である。本明細書に記載するような、TED112によって提供される加熱機能が無い場合、エンジン13は、エンジン13が例えば車両を駆動する必要がない場合でも、乗員区画の暖房を目的として起動される必要がある場合がある。

【0152】

TED112は、HVACシステム62に配置される。このようにして、熱電装置112によって、乗員区画に入る空気流へ伝達される熱エネルギーは、エンジン13と熱連通する冷媒へ伝達される。一実施形態において、TED112は、乗員区画に入る空気流にとって唯一の熱エネルギー源であり、液体冷媒が熱回路を通して循環しても、エンジン13から取られる熱エネルギーはないか、ほとんどない。まだ起動加熱モードのときに、エンジンが十分に暖かくなると、エンジン13からの熱エネルギーも、作動流体回路30の冷媒を加熱するために用いられる。ゆえに、乗員区画に入る空気流は、初期起動の後、エンジン13およびTED112の両方から熱エネルギーを受け取ることができる。

【0153】

この実施形態において、HVACシステム62は、乗員区画につながる異なるチャネル52、54内に空気流を導くように構成される、ブレンドドア56または他の装置を含み得る。この実施形態において、熱交換器116およびTED112は、第2チャネル54に位置付けられている。起動加熱モードにおいて、ブレンドドア56は、空気流の少なくとも一部が第2チャネル54を通して導かれるように配置される。代替的な実施形態において、熱交換器116および/またはTED112は、HVACシステム62の2つ以上のチャネル内に操作可能に連結されるか、または2つ以上のチャネル内に配置され得る。

【0154】

起動加熱モードの間、システム101は、空気流が乗員区画に入る前に、空気流のデミストを提供するように構成され得る。エバポレータ58は、空気流がエバポレータ58を通過するようにHVACシステム62内に構成され得るので、空気流が熱交換器116および/またはTED112によって加熱される前に、空気流を冷却し、空気流から湿度を取り除く。

【0155】

図22は、「暖機エンジン加熱モード」または「暖機加熱モード」とも呼ばれ得る、第2モードにおける、温度制御システム101の一実施形態を示す。このモードでは、エンジン13は、空気流にいくらかの熱を供給可能である、暖機運転温度に達しているが、シ

システム 101 用の唯一の熱エネルギー源となるには不十分な暖かさである（例えば、エンジン温度は、第 1 温度閾値と第 2 温度閾値との間である）。このモードにおいて、エンジン 13 は、熱交換器 116 および TED 112 と熱連通する。エンジン 13 からの熱エネルギーは、管（熱回路 21、30 および 121）を通る冷媒を介して、熱交換器 116 に伝達され、エンジン 13 内またはエンジン 13 の外部のポンプ（図示せず）によって回路を通して移動させられる。同時に、熱交換器 116 を介してエンジン 13 から与えられる熱エネルギーを補うために、熱回路 141 を介する TED 112 を用いて、より多くの熱エネルギーが空気流に伝達され得る。制御装置は、熱交換器 116、TED 112 およびエンジン 13 の間での流体連通を可能にする目的で、アクチュエータ 28、32、34、125、および 145（閉鎖アクチュエータ 135 および 165）を開放するために動作する。いくつかの実施形態において、アクチュエータ 36 は、ラジエーター 40 への冷媒の流れがないように閉鎖される。熱回路 21 を用いてエンジン 13 と熱連通する TED 112 により、熱交換器 116 のみが作動している場合よりも多くの、エンジン 13 および冷媒の利用可能な熱エネルギーが、空気流に伝達され得る。エンジン 13 が暖まると、熱交換器 116 は、ますます多くの熱エネルギーを空気流に伝達し得る。図 23 に示す実施形態における、熱交換器 116 の下流に位置付けられる TED 112 により、TED 112 を横切って流れる空気流がますます暖かくなるにつれて、TED 112 の第 1 伝熱面（または主面）と TED 112 の第 2 伝熱面（または廃棄面）との間の温度差は減少するので、TED 112 の性能係数が向上する。ヒータコア 14 の下流に TED 16 を配置することは、TED 16 から空気流 18 へ伝達される熱エネルギーが、エンジンおよび冷媒ループが暖機加熱モードにおいて相対的に低温である場合に、相対的に低温のヒータコア 14 によって吸収されることを阻止または抑制し得るので、暖機加熱モードにおいて空気流 18 から冷媒ループ内への熱エネルギーの伝達を抑制する。いくつかの実施形態において、図 21 および 22 を参照して記載される処理にしたがう動作は、組み合わされて「起動加熱モード」と考えられてもよい。

#### 【0156】

図 22 は、例えばマイクロハイブリッドまたはハイブリッド車両における、「停止加熱モード」（または「停止冷却加熱モード」）とも呼ばれ得る、第 6 モードでの、温度制御システム 101 の一実施形態も示す。マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムにおいてエンジン 13 が停止すると、エンジン 13 は停止しながら冷える。エンジン 13 が冷えるので、液体冷媒の温度もそれに応じて下がる。このモードでは、エンジン 13 および冷媒は、残留熱エネルギーを利用して空気流にいくらかの熱を供給し得るが、システム 101 用の唯一の熱エネルギー源となるには不十分な暖かさである（例えば、エンジン温度は、第 1 温度閾値と第 2 温度閾値との間である）。このモードにおいて、エンジン 13 は、熱交換器 116 および TED 112 と熱連通する。エンジン 13 からの熱エネルギーは、管（熱回路 21、30 および 121）を通る冷媒を介して、熱交換器 116 に伝達され、エンジン 13 内またはエンジン 13 の外部のポンプ（例えば、電気ポンプ）（図示せず）によって回路を通して移動させられる。同時に、熱交換器 116 を介してエンジン 13 から与えられる熱エネルギーを補うために、熱回路 141 を介する TED 112 を用いて、より多くの熱エネルギーが空気流に伝達され得る。制御装置は、熱交換器 116、TED 112 およびエンジン 13 の間での流体連通を可能にする目的で、アクチュエータ 28、32、34、125、および 145（閉鎖アクチュエータ 135 および 165）を開放するために動作する。いくつかの実施形態において、アクチュエータ 36 は、ラジエーター 40 への冷媒の流れがないように閉鎖される。熱回路 21 を介してエンジン 13 と熱連通する TED 112 により、熱交換器 116 のみが作動している場合よりも多くの、エンジン 13 および冷媒の利用可能な熱エネルギーが、空気流に伝達され得る。ゆえに、温度制御システム 101 は、マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムにおいて空気流を加熱するためにエンジン 13 が始動される必要のない期間を、比較的長く提供することが可能である。補助的な加熱がないと（例えば、システム 101 が TED 112 を有していない）、エンジン 13 は、エンジン 13 が例えば車両を駆動する必要がない場合

でも、乗員区画の暖房を目的として起動される必要がある場合がある。

【 0 1 5 7 】

図 2 3 は、「温間エンジン加熱モード」、「温間加熱モード」または「加熱モード」とも呼ばれ得る、第 3 モードにおける温度制御システム 1 0 1 の一実施形態を示す。このモードにおいて、エンジン 1 3 は十分な温度に達し、システム 1 0 1 用の唯一の熱エネルギー源である（例えば、エンジン温度は第 2 温度閾値を上回る）。このモードでは、エンジン 1 3 は熱交換器 1 1 6 と熱連通する。エンジン 1 3 からの熱エネルギーは、管（熱回路 2 1、3 0 および 1 2 1）を通る冷媒を介して、熱交換器 1 1 6 に伝達される。エンジン 1 3 内またはエンジン 1 3 の外部のポンプ（図示せず）は、エンジン 1 3 と熱交換器 1 1 6 との間で冷媒を循環させるように構成され得る。制御装置は、熱交換器 1 1 6 とエンジン 1 3 との間での流体連通を可能にする目的で、アクチュエータ 2 8、3 2、3 4、1 2 5、および 1 6 5（閉鎖アクチュエータ 1 3 5 および 1 4 5）を開放するために動作する。T E D 1 1 2 の動作を停止するために、T E D 1 1 2 への電流は停止または制限され得る。いくつかの実施形態において、アクチュエータ 3 6 は、ラジエーター 4 0 へ流れる冷媒がないように閉鎖される。

10

【 0 1 5 8 】

図 2 3 は、例えばマイクロハイブリッドまたはハイブリッド車両における、「停止温間加熱モード」とも呼ばれ得る第 7 モードでの、温度制御システム 1 0 1 の一実施形態を示す。このモードでは、エンジン 1 3 は停止されるが、システム 1 0 1 用の唯一の熱エネルギー源となるのに十分な温度である（例えば、エンジン温度が第 2（または第 1）温度閾値を上回る）。マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムにおいてエンジン 1 3 が停止されると、エンジン 1 3 および冷媒は、最初は残留熱エネルギーを有する。このモードでは、エンジン 1 3 は熱交換器 1 1 6 と熱連通する。エンジン 1 3 からの熱エネルギーは、管（熱回路 2 1、3 0 および 1 2 1）を通る冷媒を介して、熱交換器 1 1 6 に伝達される。エンジン 1 3 内またはエンジン 1 3 の外部のポンプ（例えば、電気ポンプ）（図示せず）は、エンジン 1 3 と熱交換器 1 1 6 との間で冷媒を循環させるように構成され得る。制御装置は、熱交換器 1 1 6 とエンジン 1 3 との間での流体連通を可能にする目的で、アクチュエータ 2 8、3 2、3 4、1 2 5、および 1 6 5（閉鎖アクチュエータ 1 3 5 および 1 4 5）を開放するために動作する。T E D 1 1 2 の動作を停止するために、T E D 1 1 2 への電流は停止または制限され得る。いくつかの実施形態において、アクチュエータ 3 6 は、ラジエーター 4 0 への冷媒の流れがないように閉鎖される。

20

30

【 0 1 5 9 】

温間エンジン加熱モードおよび/または温間加熱モードにおいて、制御装置は、T E D 1 1 2 に供給される電気エネルギーを停止し得る。エンジン 1 3 が十分な温度である場合、T E D 1 1 2 はもはや必要ではなくなり、T E D 1 1 2 に印加される電気エネルギーは節約され得る。アクチュエータの動作を制御することにより、システム 1 0 1 は、T E D 1 1 2 をバイパスし、熱交換器 1 1 6 をエンジン 1 3 へ熱的に接続することが可能である。この実施形態では、乗客用空気チャンネル 1 9 に、複数の熱交換器 1 1 6 や熱交換器の複数のセットを有する必要はない。そのかわり、システム 1 0 1 は、単一の熱交換器 1 1 6 または単一の熱交換器のセット、および/または、単一の T E D 1 1 2 または単一の T E D 1 1 2 のセットに接続されながら、様々な冷却および/または加熱モードで動作し得る。

40

【 0 1 6 0 】

空気流が乗員区画に入る前に加熱されるように、ブレンドドア 5 6 は、熱交換器 1 1 6 および/または T E D 1 1 2 が位置付けられるチャンネル 5 4 を通して、空気流の少なくとも一部を導き得る。より低速で乗員区画を暖房するためには、ブレンドドア 5 6 は、より少ない空気流を、熱交換器 1 1 6 および/または T E D 1 1 2 のチャンネル 5 4 を通過させ、より多い空気流を、加熱されない他方のチャンネル 5 2 を通過させるように調整され得る。加熱速度を上げるためには、ブレンドドアは、より多くの空気流が、熱交換器 1 1 6 および/または T E D 1 1 2 を備えるチャンネル 5 4 を通して導かれ、より少ない空気流が、

50

他方のチャンネル５２内に入れられるように調整され得る。

【０１６１】

必要に応じて、ＴＥＤ１１２を、温間エンジン加熱モードおよび／または停止温間加熱モードの間の熱エネルギー源として用いることも可能である。高温のエンジン１３は、通常、乗員区画を加熱するために、熱交換器１１６に十分な熱エネルギーを供給し得るが、ＴＥＤ１１２は、図２２に関して記載するように、補助的な熱エネルギー源として用いられ得る。システム１０１のアクチュエータは、エンジン１３および作動流体回路３０が、熱交換器１１６およびＴＥＤ１１２と熱連通して配置されるように構成され得る。電気エネルギーは、ＴＥＤ１１２に供給され続け得るので、乗客用空気区画の空気流へ、熱エネルギーを伝達する。エンジン１３も、エンジン１３内またはエンジン１３の外部のポンプによって移動させられる、加熱された冷媒を介して、熱交換器１１６に熱エネルギーを伝達するので、ＴＥＤ１１２からの熱エネルギーは補助的なものである。

10

【０１６２】

温度制御システム１０１が温間エンジン加熱モードにある場合、エバポレータ５８は、空気流から湿度を取り除くように構成され得る。それゆえ、加熱工程全体の間、デミストが可能である。起動加熱モードの構成と同様に、エバポレータ５８は、空気流が熱交換器１１６および／またはＴＥＤ１１２によって加熱される前にエバポレータ５８を通過するように、ＨＶＡＣシステム６２に配置され得る。

【０１６３】

図２４は、第４モードまたは「冷却モード」の温度制御システム１０１の一実施形態を示す。このモードは、従来のマイクロハイブリッドまたはハイブリッド車両において利用され得る。本明細書に記載するような、このモードでの冷却により、エンジン１３は、乗員区画を冷却する必要がない場合がある。例えば、ベルト駆動圧縮機は、必要な冷却を提供する必要がない場合もある。いくつかの実施形態において、エンジン１３は、冷却モードの間、停止したままか、または長い時間停止したままである。開示される実施形態は、例えばハイブリッド車両における、電気圧縮機システムによってもたらされる冷却を置換または補足し得る。冷却モードにおいて、システム１０１は、空気流からの熱を、ＴＥＤ１１２を介して低温コア４０に伝達することによって、ＨＶＡＣシステム６２の空気流を冷却する。一実施形態において、バルブ３２、３４、３６、１３５および１４５は開放され、バルブ２８および１２５は閉鎖される。ポンプ５３は、作動流体回路３０および冷却回路５０を通る冷媒の流れを可能にするように関与し、ＴＥＤ１１２からの熱エネルギーを、熱回路１４１を介して低温コア４０に移動させる。低温コアまたはラジエーター４０は、空気流の冷却を補助するように構成される。システム１０１の一部として、ヒートシンク回路または冷却回路５０は、ＴＥＤ１１２が低温コアまたはラジエーター４０と熱連通するように構成される。この構成において、エンジン１３は、冷媒システムによってバイパスされ、熱交換器１１６またはＴＥＤ１１２と熱連通していない。ゆえに、冷却回路５０および低温コア４０は、効率的な方法でＴＥＤ１１２から熱を伝達する。

20

30

【０１６４】

ＴＥＤ１１２は、加熱モードで用いられる極性とは逆の極性を備える電気エネルギーを受ける。逆の極性の電気エネルギーがＴＥＤ１１２に印加されると、熱勾配の方向が反転する。乗客用空気チャンネル１９に熱または熱エネルギーを提供するのではなく、ＴＥＤ１１２は、空気流から、熱回路３０および５０と熱連通し最終的には低温コア４０と熱連通する、熱回路１４１へと熱エネルギーを奪って伝達することによって、空気流を冷却する。より効率的な熱エネルギーの伝達をもたらすために、冷却回路５０および／または低温コア４０は、熱電装置１１２に近接して位置付けられ得る。好ましくは、低温コアまたはラジエーター４０は、空気流、または熱を分散するための他のソースに晒される。空気流がエバポレータ５８を通過し得る間、エバポレータシステム（すなわち、圧縮機ベースの冷却システム）は、エバポレータ５８が実質的に空気流の熱エネルギーに影響を及ぼさない（例えば、エバポレータは空気流から熱エネルギーを吸収しない）ように非作動とされ得る。

40

50

## 【 0 1 6 5 】

いくつかの実施形態において、冷却モードの間、エバポレータ 5 8 は、「補助的冷却モード」を提供するために、空気流が乗員区画に入る前に空気流を冷却する部分として用いられ得る。例えばハイブリッド車両などにおける、いくつかの実施形態では、エバポレータ 5 8 は、ベルト駆動圧縮機を備える圧縮機ベースの冷却システムの一部であってもよい。いくつかの実施形態において、圧縮機は、電気圧縮機であってもよい。エバポレータ 5 8 は、空気流が通過し、空気流が T E D 1 1 2 に到達する前に湿度が取り除かれるように構成され得る。また、T E D 1 1 2 は、複数のチャンネル 5 2、5 4 の 1 つの内部に位置付けられ得る。ブレンドドア 5 6 は、T E D 1 1 2 が位置付けられるチャンネル 5 4 内に空気流を導くように構成され得る。加熱モードと同様に、冷却モードにおいても、ブレンドドア 5 6 は、どのくらいの量の空気流をチャンネル 5 2、5 4 に通すかを調節することによって、冷却速度を調節し得る。代替的に、T E D 1 1 2 は、分離したチャンネルの使用なしに、空気流全体から熱を伝達するように構成されてもよい。ゆえに、T E D 1 1 2 は、空気流から熱エネルギーを吸収するエバポレータ 5 8 と一緒に、熱エネルギーを吸収することによって、補助的な冷却をもたらし得る。

10

## 【 0 1 6 6 】

いくつかの実施形態においては、蓄熱装置 1 2 3 が H V A C システム 1 0 1 に連結される。図 2 4 に示すように、蓄熱装置 1 2 3 は、エバポレータ 5 8 に連結されるか、エバポレータ 5 8 の一部となり得る。蓄熱装置 1 2 3 を備えるエバポレータ 5 8 は、「重量」エバポレータと考えられる一方で、蓄熱装置 1 2 3 を備えないエバポレータ 5 8 は、「軽量」エバポレータと考えられる。「重量」エバポレータにおいて、蓄熱装置 1 2 3 は、図 2 4 に示すようにエバポレータ 5 8 と熱連通し得る。いくつかの実施形態において、蓄熱装置 1 2 3 は、エバポレータ 5 8 に接続されてもよいし、エバポレータ 5 8 の内部にあってもよいし、エバポレータ 5 8 の一部であってもよい。軽量エバポレータでは、蓄熱装置 1 2 3 は、例えば、エバポレータ 5 8、熱交換器 1 1 6、および/または T E D 1 1 2 の上流または下流など、H V A C システム 1 0 1 の間のあらゆる場所に配置され得る。本明細書に記載するように内燃エンジンが停止されると、熱エネルギー蓄積装置 1 2 3 の熱エネルギーは、エンジンの始動を要することなく、より長い期間冷却をもたらすために利用され得る。例えば、エンジンが停止されると、蓄熱装置 1 2 3 は、最初に空気流を冷却する。蓄熱装置 1 2 3 に蓄積された熱エネルギーが空気流によって吸収されると、T E D 1 1 2 は空気流の冷却を継続するために関与し得る。

20

30

## 【 0 1 6 7 】

蓄熱装置 1 2 3 は、第 1 または第 2 チャンネル 5 2、5 4 に位置付けられてもよく、冷却モードの間、多用途性を提供する。例えば、蓄熱装置 1 2 3 は、第 1 チャンネル 5 2 に位置付けられ得る。エンジン 1 3 がシャットオフされ、エバポレータ 5 8 がもはや動作しなくなると、ブレンドドア 5 6 は、蓄熱装置 1 2 3 が、エンジン 1 3 がオフにされる最初の期間、冷却を提供するように、空気流の全てまたは相当な部分を、第 1 チャンネル 5 2 を通して導くように配向され得る。蓄熱装置 1 2 3 に蓄積される熱エネルギーが大きくなると、ブレンドドア 5 6 は、T E D 1 1 2 が本明細書に記載するように空気流を冷却するように、空気流の全てまたは相当な部分を、第 2 チャンネル 5 4 を通して導くように配向され得る。

40

## 【 0 1 6 8 】

H V A C システム 1 0 1 は、H V A C システム 1 0 1 に導かれる電気出力を熱出力に変換し、この熱出力を蓄熱装置 1 2 3 に保管し得る。1 つまたは 2 つ以上の熱電装置は、電気出力を熱出力に変換するために利用され得るが、任意の適切な電気出力から熱出力への変換装置が用いられてもよい。熱出力を保管するために、蓄熱装置 1 2 3 は、ワックス（高温相変化物質）および水（低温相変化物質）など、高温および低温での両方の相変化物質を含み得る。H V A C システム 1 0 0 は、内容全体が、参照によりこれより本明細書に組み込まれ、本明細書の一部と考慮されるべきである、2 0 0 5 年 7 月 1 9 日に出願された米国特許出願第 1 1 / 1 8 4 , 7 4 2 号明細書にさらに記載されるように、オルタネー

50

タ、回生ブレーキシステム発電機、および/または、廃熱回収システムなどの、システムからの利用可能な電気エネルギーを利用するために、蓄熱装置 1 2 3 を利用し得る。いくつかの実施形態において、圧縮機ベースの冷却システムは、内燃エンジンが作動し、圧縮機ベースの冷却システムに電力を供給している間、蓄熱装置 1 2 3 に熱エネルギーを保管するために用いられ得る。いくつかの実施形態においては、より長いエンジンの停止時間を提供する目的で、加熱モードの間、蓄熱装置 1 2 3 を利用するために、同一の概念が適用され得る。

#### 【 0 1 6 9 】

図 2 5 は、車両の乗員区画を冷却するために用いられ得る、温度制御システムの代替的な一実施形態を示す。この実施形態において、空気流は、熱交換器 1 1 6 または T E D 1 1 2 の使用なしに冷却され得る。バルブは全て閉鎖され、ポンプは全てオフになる。この実施形態において、図 2 5 は、依然として動作中であり得る 1 つの熱回路は、H V A C システム 6 2 および温度制御システム 1 0 1 から独立していてもよい、分離した温度制御装置 9 3 によって制御されるラジエーター回路 9 0 に冷却流体を循環させるために、エンジン 1 5 内部のポンプを利用するラジエーター回路 9 0 であることを示している。アクチュエータ 2 8 および 2 9 は閉鎖される。一実施形態において、ラジエーター 1 7 は、低温コア 4 0 から分離した構成要素である。このモードにおいて、T E D 1 1 2 に印加される電気エネルギーはなく、エンジン 1 5 から熱交換器 1 1 6 への熱エネルギーの伝達もない。熱伝達源として熱交換器を用いる代わりに、空気流はチャネル 5 2 内へと導かれ、その後乗員区画内へと導かれる。一実施形態において、ブレンドドア 5 6 は、空気流の実質的に全てをチャネル 5 2 内へと導くように構成されるので、空気流は、乗員区画に入る前に熱交換器 1 1 6 を通過しない。いくつかの実施形態において、空気流は、チャネル 5 2 内に入る前にエバポレータ 5 8 を通過し得る。代替的には、エバポレータ 5 8 は、空気流が通るチャネル 5 2 内に位置付けられ得る。このようにして、空気流は、H V A C システム 6 2 にあらゆる熱伝達をもたらすシステム 1 0 1 なしで冷却される。

#### 【 0 1 7 0 】

図 2 6 A は、単純化された制御の概略図により、加熱モードまたは冷却モードという 2 つの動作モードを備える代替的な実施形態を示す。図 2 6 A は、加熱モード、補助的な加熱モード、および/または、停止加熱モードとも呼ばれ得る、第 1 モードでの温度制御システム 1 0 2 の一実施形態を示す。いくつかの実施形態において、図 2 6 A に示す実施形態の加熱モードは、起動加熱モード、暖機エンジン加熱モード、および/または温間エンジンモード(図 2 6 A に示す組み合わせられた実施形態は、起動加熱モードと考えられ得る)だけでなく、図 2 1 ~ 2 3 に関して上述した、停止冷間加熱モード、停止加熱モード、および/または停止温間加熱モードも組み合わせる。

#### 【 0 1 7 1 】

上述のように、エンジン 1 5 は最初に始動されるときには、乗員区画内の温度を十分に上昇させるための、十分な熱を生じない場合がある。加熱モードにおいては、エンジン 1 5 が最初に暖機運転し、乗員区画を加熱するのに十分な温度にはまだ達していない間、乗員区画に熱が供給される。制御装置は、熱勾配を生じ、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気チャネル 5 4 に熱を伝達する T E D 1 1 2 に、電気エネルギーを供給する。ポンプ 5 5 は、作動流体回路 3 0 およびラジエーター回路 9 0 内の液体冷媒を移動させる。ラジエーター回路 9 0 および熱制御装置 9 3 は、エンジン 1 5 を低温に維持し、これらは温度制御システム 1 0 2 から独立し得る。アクチュエータ 3 1 は、作動流体回路 3 0 およびラジエーター回路 9 0 を同時に開放し得る。バルブ 9 3 は、ラジエーター回路 9 0 を通る流体の流れを制御し得る。作動流体回路 3 0 は、熱交換器 1 1 6 および T E D 1 1 2 と流体連通する。アクチュエータ 3 2 は、加熱モードの間、エンジン 1 5 に戻る熱回路 3 7 に作動流体回路 3 0 を接続する。いくつかの実施形態では、乗員区画内への空気流が加熱されているので、低温コア 4 0 は加熱モードの間必要とされない。ゆえに、アクチュエータ 3 2 は、補助的な熱交換器または低温コア 4 0 への液体冷媒の流れを閉鎖する。

#### 【 0 1 7 2 】

また本明細書に記載するように、マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムにおいてエンジン 1 3 が停止されると、エンジン 1 3 は停止しながら冷える。エンジン 1 3 が冷えるにつれて、液体冷媒の温度もそれに応じて下がる。停止冷間加熱モードおよび/または停止加熱モードでは、エンジン 1 3 の温度が下がり、乗員区画を加熱するには不十分になった場合に、乗員区画に熱が提供されている。制御装置は、熱勾配を生じ、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気チャネル 5 4 に熱を伝達する T E D 1 1 2 に、電気エネルギーを供給する。作動流体回路 3 0 および熱回路 1 4 1 内の液体冷媒は、エンジン 1 3 内のポンプ（例えば、電気ポンプ）（図示せず）によって回路を通して移動させられる。作動流体回路 3 0 および熱回路 1 4 1 内の液体冷媒は、エンジン 1 3 内のポンプ（例えば、電気ポンプ）（図示せず）によって回路を通して移動させられる。代替的な実施形態において、ポンプは、エンジン 1 3 の外部に位置付けられてもよい。バルブ 1 4 5 は開放し、作動流体回路 3 0 は熱回路 1 3 1 および 1 4 1 を介して T E D 1 1 2 と熱連通し、これは、熱回路 2 1 を介して T E D 1 1 2 およびエンジン 1 3 を熱的に接続する。バルブ 1 2 5、1 6 5 および 3 6 は、停止冷間加熱モードの加熱モードの間、閉鎖され得る。いくつかの実施形態では、乗員区画内への空気流が加熱されているので、低温コア 4 0 は停止冷間加熱モードの加熱モードの間必要とされない。それゆえ、温度制御システム 1 0 2 は、エンジン 1 3 がマイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステムにおいて空気流を加熱するために始動される必要がない期間を、比較的長く提供することが可能である。T E D 1 1 2 によりもたらされている加熱がなければ、エンジン 1 3 は、エンジン 1 3 が例えば車両を駆動する必要がない場合でも、乗員区画の加熱を目的として始動される必要がある場合がある。

#### 【 0 1 7 3 】

図 2 6 B は、単純化された制御の概略図により、エンジン 1 5 が停止されている間の、マイクロハイブリッドまたはハイブリッドシステム用の加熱モードの代替的な一実施形態を示す。例えば、停止冷間加熱モード、停止加熱モード、および/または停止温間加熱モードの間など、エンジン 1 5 を冷たく維持することが必要でない場合には、ラジエーター回路 9 0 を通る流れは制限され得る。バルブ 9 3 は、マイクロハイブリッドまたはハイブリッド車両においてエンジンが停止される場合、熱回路 9 3 を通る冷媒の流れを制限するために閉鎖され得る。エンジンが停止されている間、ラジエーター 1 7 を通る冷媒の流れを阻止することにより、残留熱の外気への損失が軽減され得る。制御装置は、熱勾配を生じ、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気チャネル 5 4 に熱を伝達する T E D 1 1 2 に、電気エネルギーを供給する。ポンプ 5 5（例えば、電気ポンプ）は、作動流体回路 3 0 およびラジエーター回路 9 0 内の液体冷媒を移動させる。アクチュエータ 3 1 は、作動流体回路 3 0 を開放し得る。作動流体回路 3 0 は、熱交換器 1 1 6 および T E D 1 1 2 と流体連通する。アクチュエータ 3 2 は、エンジン 1 5 および冷媒から残留熱を吸収するために、加熱の間、エンジン 1 5 に戻る熱回路 3 7 に作動流体回路 3 0 を接続する。エンジン 1 5 が停止される間、エンジン 1 5 および冷媒の残留熱が下がると、エンジン 1 5 が停止したままか、または長い時間停止したままであることを可能にするために、T E D 1 1 2 は、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気チャネルへと熱を伝達し続け得る。

#### 【 0 1 7 4 】

熱交換器 1 1 6 および T E D 1 1 2 は、H V A C システム 6 2 に配置される。このようにして、乗員区画に入る空気流に、熱電装置 1 1 2 によって伝達される熱エネルギーは、エンジン 1 5 と熱連通する冷媒へ伝達される。エンジン 1 5 が暖機運転している場合、T E D 1 1 2 は、乗員区画に入る空気流への、唯一またはほとんど全ての熱エネルギー源となり得る。液体冷媒が、熱交換器 1 1 6 およびエンジン 1 5 を含む熱回路を通して循環していても、エンジン 1 5 が暖機運転している間は、エンジン 1 5 から取り除かれる熱エネルギーはほとんどないか、全くない。

#### 【 0 1 7 5 】

いくつかの実施形態において、T E D 1 1 2 の部品は、熱交換器 1 1 6 の一部であってもよく、これはシステム 1 0 2 をさらに単純化する。このような特定の実施形態において

、温度制御システム 102 は、1 つまたは 2 つ以上のアクチュエータ、バイパスバルブ 31、および/または、1 つまたは 2 つ以上の切り替えバルブ 32 を動作させることによって、加熱モードと冷却モードとの間で切り替わり得る。このような特定の実施形態において、温度制御システム 102 は、2 つまたは 1 つ以下のアクチュエータを用いて、加熱モードと冷却モードとの間で切り替わるように構成される。バイパスバルブ 31 は、作動流体 30 がバイパスされるかどうかを制御し得る。切り替えバルブ 32 (バルブ 31 と連動する) は、液体冷媒がエンジン 15 と熱的に接触するか、または、液体冷媒が補助的な熱交換器 40 と熱的に接触するかどうかを制御し得る。

#### 【0176】

エンジンが十分に高温になると、エンジン 15 からの熱エネルギーは、作動流体回路 30 の冷媒を加熱するために用いられる。エンジン 15 が冷媒に十分な熱を提供する場合、熱交換器 116 は、作動流体回路 30 の加熱された冷媒から空気流へと熱エネルギーを伝達させることによって、チャネル 54 の空気流も加熱し始める。ゆえに、乗員区画に入る空気流は、エンジン 15 が高温になると、エンジン 13 および T E D 112 の両方から熱エネルギーを受け取っている。一実施形態において、冷媒は、起動からエンジン 15 が完全に高温になるまで、熱交換器 116 および T E D 112 の両方を通して流れ得る。起動の間、エンジン 15 は相対的に低温であり、結果として熱交換器 116 を通って流れる冷媒も相対的に低温であるので、熱交換器 116 は、空気流に熱エネルギーを全く供給していない。エンジン 15 が高温になると、エンジン 15 は、作動流体回路 30 および熱交換器 116 を介する空気チャネルとの熱連通を通した、唯一の熱源となり得る。また制御装置は、冷媒が T E D 112 を通って流れ続けていても、T E D 112 に供給される電気エネルギーを完全に停止し得る。エンジン 15 が充分な温度である場合、T E D 112 はシャットオフされてもよく、T E D 112 に印加される電気エネルギーは節約され得る。いくつかの実施形態において、制御装置は、必要に応じて補助的な加熱をもたらすために、T E D 112 に電気エネルギーを供給し続け得る。

#### 【0177】

図 27 は、単純化された制御の概略図を用いて、代替的な一実施形態を示す。図 27 は、「冷却モード」とも呼ばれ得る、第 2 モードでの温度制御システム 102 の実施形態である。このモードは、従来のマイクロハイブリッドまたはハイブリッド車両において利用され得る。このモードで本明細書に記載するように冷却することにより、エンジン 13 は、乗員区画を冷却する必要がない場合もある。いくつかの実施形態において、エンジン 13 は、冷却モードの間、停止したままか、または長い時間停止したままである。開示される実施形態は、例えばハイブリッド車両における、電気圧縮機システムによってもたらされる補助的な冷却を置換または補足し得る。冷却モードにおいて、システム 102 は、空気流からの熱を、T E D 112 を介して低温コア 40 に伝達することによって、H V A C システム 62 の空気流を冷却する。アクチュエータ 31 は、作動流体回路 30 を通って熱交換器 116 に流れる冷媒を、選択的に閉鎖する。ラジエーター回路 90 および熱制御装置 93 は、ポンプ 55 を介してエンジン 13 を低温に維持でき、これはシステム 102 から独立していてもよい。ポンプ 53 は、T E D 112 からの熱エネルギーを低温コア 40 に伝達する、冷却回路 50 を通して、冷媒を流すように関与する。低温コアまたは補助的な熱交換器 40 は、空気流の冷却を補助するように構成される。システム 102 の一部として、ヒートシンク回路または冷却回路 50 は、T E D 112 が低温コア 40 と熱連通するように構成される。この構成において、エンジン 15 は、冷媒システムによってバイパスされ、熱交換器 116 または T E D 112 と熱連通していない。ゆえに、冷却回路 50 および補助的な熱交換器 40 は、効率的な方法で T E D 112 から熱を移動させる。

#### 【0178】

T E D 112 は、加熱モードで用いられる極性とは逆の極性を備える電気エネルギーを受ける。逆の極性の電気エネルギーが T E D 112 に印加されると、熱勾配の方向が反転する。乗客用空気チャネル 19 の空気流に熱または熱エネルギーを提供するかわりに、T E D 112 は、空気流から、補助的な熱交換器 40 と熱連通する、冷却回路 50 に熱エネ

10

20

30

40

50



ルギーを奪って伝達することによって、空気流を冷却する。より効率的な熱エネルギーの伝達をもたらすために、冷却回路50および補助的な熱交換器40は、熱電装置112に近接して位置付けられ得る。好ましくは、低温コアまたは補助的な熱交換器40は、空気流、または熱を分散するための他のソースに晒される。空気流がエバポレータ58を通過し得る間、エバポレータシステム（すなわち、冷却サイクルシステム）は、エバポレータ58が実質的に空気流の熱エネルギーに影響を及ぼさない（例えば、エバポレータは空気流から熱エネルギーを吸収しない）ように非作動とされ得る。

#### 【0179】

いくつかの実施形態において、エバポレータ58は、冷却モードの間、快適空気が乗員区画に入る前に、快適空気を少なくとも部分的または完全に冷却するために用いられ得る。例えばハイブリッド車両などにおける、いくつかの実施形態では、エバポレータ58は、電気圧縮機を備える圧縮機ベースの冷却システムの一部であってもよい。エバポレータ58は、空気流が通過し、空気流がTED112に到達する前に湿度が取り除かれるように構成され得る。また、TED112は、複数のチャンネル52、54の1つの内部に位置付けられ得る。ブレンドドア56は、TED112が位置付けられるチャンネル54内に空気流を選択的に導くか、またはTED112をバイパスするチャンネル52内に快適空気を導くように構成され得る。加熱モードと同様に、冷却モードにおいても、ブレンドドア56は、どのくらいの量の空気流をチャンネル52、54に通すかを調節することによって、冷却速度を調節し得る。代替的に、TED112は、分離したチャンネルの使用なしに、空気流全体から熱を伝達するように構成されてもよい。ゆえに、TED112は、空気流から熱エネルギーを吸収するエバポレータ58と一緒に、熱エネルギーを吸収することによって、補助的な冷却をもたらす得る。

#### 【0180】

いくつかの実施形態においては、蓄熱装置123がHVACシステム102に連結される。図27に示すように、蓄熱装置123は、エバポレータ58に連結されるか、エバポレータ58の一部となり得る。軽量エバポレータでは、蓄熱装置123は、例えば、エバポレータ58、熱交換器116、および/またはTED112の上流または下流など、HVACシステム101の間のあらゆる場所に配置され得る。蓄熱装置123は、第1または第2チャンネル52、54に位置付けられてもよく、本明細書に記載するような冷却モード中に異なる配置を提供する。いくつかの実施形態において、圧縮機ベースの冷却システムは、内燃エンジンが動いており、圧縮機ベースの冷却システムに熱を供給している間、蓄熱装置123に熱エネルギーを保存するために用いられ得る。内燃エンジンが、本明細書に記載するように停止されると、熱エネルギー蓄積装置123の熱エネルギーは、エンジンの始動を要することなく、より長い期間冷却をもたらすために利用され得る。いくつかの実施形態において、より長いエンジンの停止時間を提供する目的で、加熱モードの間、蓄熱装置123を利用するために、同一の概念が適用され得る。

#### 【0181】

図26A～26Bおよび27の実施形態において、HVACシステム62は、乗員区画につながる異なるチャンネル52、54内に空気流を導くように構成される、ブレンドドア56または他の装置を含み得る。これらの実施形態において、ブレンドドア56、ならびに熱交換器116およびTED112の場所は、加熱または冷却の速度を変更するために、図21～25の実施形態に関して上述したものと同様の設定で構成され得る。さらに、エバポレータ58およびデミストも、加熱または冷却の間、図21～25の上述の実施形態に関して記載したようにもたらされ得る。

#### 【0182】

図28Aは、HVACシステム62の例示的な実施形態を示す。HVACシステム62は、乗客用空気チャンネル19、空気ファン57、エバポレータ58、熱交換器116、およびTED112を備える。空気ファン57は、空気流の矢印118によって示すように、乗客用空気チャンネル19を通して空気流118を引き込む。一実施形態において、空気流118は、エバポレータ58を通過し、その後熱交換器116を通過し、最後にTED

112を通過し、フロントガラス、上側ベント、および/または下側ベントを通して、乗員区画に到達する。乗客用空気チャネル19、エバポレータ58、熱交換器116およびTED112は、図2~31Cに示す実施形態および本明細書に記載する他の実施形態に関して記載するように機能し得る。

#### 【0183】

図28Bは、液体から気体へのTED112を用いて、上述の実施形態のいずれにおいても用いられ得る、熱電装置112の例示的な実施形態を示す。上述の、図28Aの実施形態は、作動流体122と快適空気118との間で、別々に、または組み合わせて熱エネルギーを伝達し得る、液体から気体への4つのTEDユニット112を有する。図28Bは、例示的なTEDユニット112のいくつかの機能的な素子を示す、一部が切り取られた斜視図である。いくつかの実施形態において、システム制御装置は、電気接続部117を介して、TED112に第1の極性の電力を供給する。液体冷媒122は、冷媒回路のインターフェース141を介して、TED112に入る。TED112は、熱電素子114と実質的に熱連通する液体冷媒122を運搬するために、毛管または管を含み、熱電素子114は、毛管または管119と1つまたは2つ以上の気体側の熱交換器113との間に配置されている。TED112が空気流118を加熱または冷却しているかに応じて、熱電素子114は、冷媒から熱エネルギーを抜き取るか、または冷媒にエネルギーを付与する。

#### 【0184】

いくつかの加熱モードの構成において、熱電素子114は、冷媒回路のインターフェース141を介して供給される液体冷媒から、快適空気118内へと熱エネルギーを押し込む。TED112は、電気接続117を介して第1の極性の電流を受け、これは、快適空気118の加熱を容易にする、熱電素子114における熱エネルギーの伝達方向を生じる。熱伝導材料115は、毛管または管119を通して流れる液体冷媒と、熱電素子114との間で、熱エネルギーを移動させ得る。熱電素子114は、熱伝導材料115の片面または両面に位置付けられ得る。熱電素子114は、熱伝導材料115と気体側の熱交換器113との間で熱エネルギーを送り込み、これも熱伝導材料115の片面または両面上にあり得る。気体側の熱交換器113は、熱交換器113の周り、および/または、熱交換器113を通して流れる快適空気118へ、熱エネルギーを伝達するための、フィンまたは他の適切な構造物を含み得る。

#### 【0185】

いくつかの冷却モードの構成において、熱電素子114は、快適空気118から液体冷媒122内へと熱エネルギーを送り込む。TED112は、電気接続117を介して、加熱モードで用いられる第1の極性とは逆の第2の極性を有する電気エネルギーを受け、これは、快適空気118の冷却を容易にする、熱電素子114における熱エネルギーの移動方向を生じる。気体側の熱交換器113は、快適空気118を、熱電素子114の第1面と実質的に熱連通する場所に置く。熱電素子114は、熱エネルギーを熱伝導材料115内へと送り込む。熱伝導材料115は、液体冷媒122を、熱電素子114の第2面と実質的に熱連通する場所に置き、熱エネルギーが容易に液体冷媒122に入ることを可能にする。加熱された液体冷媒は、冷媒回路インターフェース141を介して、TED112から離れるように運搬され得る。

#### 【0186】

図29は、ディーゼルエンジンを有する車両において用いられ得る特定の温度制御の実施形態に関する、一定の期間にわたる可能性のあるキャビン加熱器の出力温度のグラフである。グラフは、30分の期間にわたる基準値の空気温度プロファイル501、30分の期間にわたる正温度係数(PTC)暖房装置の空気温度プロファイル502、および30分の期間にわたるTEDの空気温度プロファイル503を示す。基準値501は、エンジンが冷媒回路を介する唯一の熱源である場合の、可能性のある空気温度の傾向曲線を示す。基準値プロファイル501に関して、キャビンの空気は、冷媒回路を通して、エンジンに接続される熱交換器を通過する間、加熱される。PTCプロファイル502は、キャビ

ンの空気が、冷媒回路の熱交換器だけでなく、1 kWのPTC加熱器によっても加熱される場合の、可能性のある空気温度の傾向曲線を示す。TEDプロファイル503は、キャビンの空気が、冷媒回路の熱交換器だけでなく、650 Wの電力供給を有する液体から気体へのTEDによっても加熱される場合の、可能性のある空気温度の傾向曲線を示す。TEDによりもたらされる熱は、部分的に電力の熱エネルギーへの変換に由来してもよく、部分的に冷媒回路に由来してもよい。

#### 【0187】

図29のグラフに示すように、基準値501の空気キャビン温度は、同一の空気キャビン温度に達することは決してなく、また期間にわたる温度の上昇傾向がより浅い(shallow)。より浅い上昇傾向は、内部のキャビン温度がより遅い速度で上昇することを意味する。電気抵抗加熱器を備えるPTC曲線502は、温度の上昇傾向がより急勾配であるとともに、基準値501と比較して、より高い最終温度に達する。これは、快適な乗客用の車両環境を迅速に達成するために望まれる。またグラフは、TED曲線503が、PTC曲線502と比較して、ほぼ同等の温度の上昇傾向の急勾配、およびほぼ同一の最終温度を有することを示す。しかしながら、TEDの利用は、電気抵抗加熱器に比べて、電力消費が少ない。ゆえに、キャビンの空気温度の増加速度および最終温度を実質的に同じにすることは、車両のHVACシステムの一部として、電気抵抗加熱器に対してTEDを利用することによって達成でき、これは要する電力がより少ない。

#### 【0188】

図30A~30Cおよび31A~31Cは、時間と共に様々な熱状態になるエンジンの、エンジンの起動およびエンジンの始動/停止の間の、加熱、冷却、およびデミストモードにおける、温度制御システムの一実施形態の動作を示す概略図を示す。エンジン、および加熱、冷却またはデミストモードの状態を仮定すると、温度制御システムは、本明細書に記載するような異なるモードで動作すると考えられ得る(例えば、起動加熱モードおよび停止冷間加熱モード)。概略図は、動作中のHVAC構成要素の、正確な関与期間および非関与期間は示さない、およそその図である。水平方向の動作線は、記載されているHVAC構成要素のオンもしくはオフ状態、または、一般的な構成要素の動作を表す(すなわち、空気流または気流へ熱エネルギーを伝達するか、または空気流または気流から熱エネルギーを吸収する構成要素)。動作線における上昇ステップは、本明細書に記載される構成要素の動作の切り替えを示し得る(例えば、構成要素がオンにされたこと、関与されたこと、および/または、熱エネルギーを蓄積したこと)。動作線における下降ステップも、本明細書に記載される構成要素の動作の切り替えを示し得る(例えば、構成要素がオフにされたこと、関与しなくなったこと、および/または、熱エネルギーを消費したこと)。平らまたは直線の水平方向の動作は、概して一定の構成要素の動作を示し得る。本明細書に記載の動作は、従来の車両、マイクロハイブリッド車両、ハイブリッド車両、および/または、プラグイン車両に適用され得る。例えば、電気圧縮機を有さないハイブリッド車両およびプラグインハイブリッド車両には、ハイブリッド車両およびプラグインハイブリッド車両(ならびに従来の車両およびマイクロハイブリッド車両)に典型的な始動停止動作の間、本明細書に記載の始動停止エンジン動作が適用されるだろう。

#### 【0189】

図30Aは、エンジンの起動中の加熱モードにおける、温度制御システムの動作を示す(例えば、車両は駆動されておらず、エンジンは冷間状態で始動される)。図30Aの加熱モードの間、エバポレータ58は、エバポレータ58が加熱中関与していないことを示す動作線3018によって示されるように、動作していないか、および/または、バイパスされ得る(例えば、エバポレータは、空気流から熱エネルギーを吸収していない)。図30Aの加熱の、エンジンが暖機運転しているがまだ冷たく、エンジン冷間状態3010の間のモードにおいて、熱交換器116は、例えば、特に図21に関して本明細書に記載され、動作線3020によって示されるように、エンジンから熱的に接続を解かれている。エンジンが最初に始動されるときは、エンジンは乗員区画内の温度を十分に加熱するほどの熱を生じない。車両エンジンは、乗員区画に快適空気を提供するために必要な温度ま

10

20

30

40

50

で暖まるまで、数分またはそれ以上かかり得る。T E D 1 1 2 は、温度勾配を生じ、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気流へ熱を伝達するために、電気エネルギー（電流）を受け得る。図 3 0 A において動作線 3 0 2 4 a により示されるように、T E D 1 1 2 は、状態 3 0 1 0 の間、乗員区画に入る空気流用の唯一の熱エネルギー源であり得る。温度制御システムが、空気流を加熱するために熱エネルギーを蓄積可能な加熱熱電蓄熱装置（T S D）1 2 3 a（例えば、熱交換器 1 1 6 に熱的に接続されるか、熱交換器 1 1 6 の一部である T S D）を備えられている場合、T S D 1 2 3 a は、最初は低温で、動作線 3 0 2 2 a によって示すように、熱エネルギーを蓄積していないか、または最小限の熱エネルギーを蓄積している（エンジンが低温であるため）。

#### 【 0 1 9 0 】

エンジンが依然として暖機運転しているが低温ではない、暖機エンジン状態 3 0 1 2 の間、エンジンからの熱エネルギーは、特に図 2 1 を参照して本明細書に記載されるように、作動流体回路内の冷媒を加熱するために用いられ得る。図 3 0 A の加熱モードの状態 3 0 1 2 の間、エンジンは、空気流にいくらかの熱を供給可能である、暖機運転温度に達しているが、システム用の唯一の熱エネルギー源となるには不十分な暖かさである。しかしながら、乗員区画に入る空気流は、初期の起動後、エンジンおよび T E D 1 1 2 の両方から熱エネルギーを受け得る。作動線 3 0 2 0 のステップの変化によって示されるように、エンジンは、特に図 2 2 を参照して本明細書に記載されるように空気流を加熱するために、熱交換器 1 1 6 と熱連通の状態におかれる。同時に、熱交換器 1 1 6 を介してエンジンから与えられる熱エネルギーを補助するために、より多くの熱エネルギーが T E D 1 1 2 を用いて空気流に伝達され得る。ゆえに、T E D 1 1 2 は、状態 3 0 1 2 において動作線 3 0 2 4 a によって示すように関与したままであり得る。さらに、T S D 1 2 3 a は、状態 3 0 1 2 において上向きに傾斜する動作線 3 0 2 2 a によって示すように、エンジンが暖機運転するにつれて熱エネルギーを蓄積し始める。

#### 【 0 1 9 1 】

エンジンが暖まった、エンジン温間状態 3 0 1 4 の場合、エンジンからの熱エネルギーは、図 3 0 A の加熱モードの間、作動流体回路の冷媒を加熱するために用いられ得る。状態 3 0 1 4 において、エンジンは十分な温度に達しており、特に図 2 3 を参照して本明細書に記載するように、システム用の唯一の熱エネルギー源となってもよい。動作線 3 0 2 0 によって示すように、熱交換器 1 1 6 は、空気チャネルの空気流用の、唯一の熱源となり得る。T E D 1 1 2 は、動作線 3 0 2 4 a の下降ステップによって示されるように、もはや空気流を加熱しないように関与しなくてもよい。いくつかの実施形態において、T E D 1 1 2 は、点線の動作線 3 0 2 4 b によって示すように、関与したまま補助的な加熱を提供し得る。エンジンが暖まると、T S D 1 2 3 a は、本明細書に記載され、状態 3 0 1 4 で平坦になる動作線 3 0 2 2 a によって示される他の加熱モードにおいて用いられ得る、その最大容量またはそのほぼ最大容量で熱エネルギーを蓄積し得る。

#### 【 0 1 9 2 】

図 3 0 B は、エンジンの起動中の冷却モードにおける、温度制御システムの動作を示す。冷却モードの間、エバポレータ 5 8 は、動作線 3 0 1 8 によって示すように、動作中であり関与している（例えば、エバポレータ 5 8 は、空気流から熱エネルギーを吸収している）。図 3 0 B の冷却モードにおいて、熱交換器 1 1 6 は、例えば、特に図 2 4 に関して本明細書に記載され、動作線 3 0 2 0 によって示されるように、エンジンから熱的に接続を解かれ得る（例えば、熱交換器 1 1 6 は、冷却モードにおいてバイパスされる）。例えば、エンジンが状態 3 0 1 0 において始動されたばかりのときに、乗客用キャビンが暑い（例えば、暑い日）最初のしばらくは、補助的な冷却が必要とされる場合がある。T E D 1 1 2 は、動作線 3 0 2 4 a によって示すように、熱勾配を生じ、T E D 1 1 2 の空気流から T E D 1 1 2 の冷却端部へ熱を伝達するために、電気エネルギー（電流）を受け得る。温度制御システムが、空気流を冷却するために熱エネルギーを蓄積可能な冷却熱電蓄熱装置（T S D）1 2 3 b（例えば、エバポレータ 5 8 に熱的に接続されるか、エバポレータ 5 8 の一部である T S D）を備えられている場合、T S D 1 2 3 b は、最初は周囲大気

10

20

30

40

50

であるが、エバポレータ 5 8 が動作し、起動時とほぼ同時に冷却能を提供している状態で、エンジンの起動時に熱エネルギーを蓄積し始める。エンジン冷間状態 3 0 1 0 で、T S D 1 2 3 b は、上向きに傾斜する動作線 3 0 2 2 b によって示されるように、冷却容量を蓄積し始め得る。

#### 【 0 1 9 3 】

エンジンが依然として暖機運転しているが低温ではない、暖機エンジン状態 3 0 1 2 の間、熱交換器 1 1 6 は、動作線 3 0 2 0 によって示されるような図 3 0 B の冷却モードの間、空気流を加熱しないように、関与しないままである。暖機エンジン状態 3 0 1 2 において、乗員区画に入る空気流は、初期の起動後、エバポレータ 5 8 のみによって冷却され得る。動作線 3 0 1 8 は、エバポレータ 5 8 が状態 3 0 1 2 において関与したままであることを示している。動作線 3 0 2 4 a の下降ステップによって示されるように、T E D 1 1 2 への動力は関与せず、T E D 1 1 2 は空気流の冷却を停止する。しかしながら、補助的な冷却が必要とされる場合もあり、T E D 1 1 2 は、特に図 2 4 に関して本明細書に記載され、動作線 3 0 2 4 b によって示されるように空気流に冷却をもたらすために、電気エネルギー（電流）を受け続け得る。さらに、T S D 1 2 3 b は、本明細書に記載され、状態 3 0 1 2 で平坦になる動作線 3 0 2 2 b によって示されるように、他の冷却モードにおいて用いるために、その最大容量またはそのほぼ最大容量で熱エネルギーを蓄積し得る。

10

#### 【 0 1 9 4 】

エンジンが暖まった、エンジン温間状態 3 0 1 4 の場合、熱交換器 1 1 6 は、動作線 3 0 2 0 によって示されるように、図 3 0 B の冷却モードの間空気流を加熱しないように関与しないままである。状態 3 0 1 4 において、乗員区画に入る空気流は、エバポレータ 5 8 によってのみ冷却され得る。動作線 3 0 1 8 は、エバポレータ 5 8 が状態 3 0 1 4 において関与したままであることを示している。動作線 3 0 2 4 a によって示されるように、T E D 1 1 2 への動力は関与しないままであり、T E D 1 1 2 は空気流を冷却しない。しかしながら、補助的な冷却が必要とされる場合もあり、T E D 1 1 2 は、特に図 2 4 に関して本明細書に記載され、動作線 3 0 2 4 b によって示されるように、空気流に冷却をもたらすために、電気エネルギー（電流）を受け続け得る。さらに、T S D 1 2 3 b は、本明細書に記載され、状態 3 0 1 2 で平坦になる動作線 3 0 2 2 b によって示されるように、他の冷却モードにおいて用いるために、その最大容量またはそのほぼ最大容量で熱エネルギーを蓄積し得る。

20

30

#### 【 0 1 9 5 】

図 3 0 C は、エンジンの起動中のデミストモードにおける、温度制御システムの動作を示す。図 3 0 C のデミストモードの間、エバポレータ 5 8 は、動作線 3 0 1 8 によって示すように、動作中であり関与している（例えば、エバポレータ 5 8 は、空気流から熱エネルギーを吸収している）。エンジンが暖機運転中でまだ低温である、エンジン冷間状態 3 0 1 0 の間、熱交換器 1 1 6 は、例えば、特に図 2 1 に関して本明細書に記載され、動作線 3 0 2 0 によって示されるように、エンジンから熱的に接続を解かれている。エンジンは最初に始動されるときには、空気流の温度を上昇させるのに十分な熱を生じていない。T E D 1 1 2 は、熱勾配を生じ、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気流へと熱を伝達するために、電気エネルギー（電流）を受け得る。デミストモードに関して、動作線 3 0 2 4 a によって図 3 0 C に示されるように、T E D 1 1 2 は、状態 3 0 1 0 において乗員区画に入る空気流用の唯一の熱源であってもよい。温度制御システムが、空気流を加熱するために熱エネルギーを蓄積可能な加熱熱電蓄熱装置（T S D）1 2 3 a（例えば、熱交換器 1 1 6 に熱的に接続されるか、熱交換器 1 1 6 の一部である T S D）を備えられている場合、T S D 1 2 3 a は、最初は低温であり、動作線 3 0 2 2 a によって示すように、熱エネルギーを蓄積していないか、または最小限の熱エネルギーを蓄積している（エンジンが低温であるため）。温度制御システムが、空気流を冷却するために熱エネルギーを蓄積可能な冷却熱電蓄熱装置（T S D）1 2 3 b（例えば、エバポレータ 5 8 に熱的に接続されるか、エバポレータ 5 8 の一部である T S D）を備えられている場合、T S D 1 2 3 b は、

40

50

最初は周囲大気であるが、エバポレータ 5 8 が動作し、起動時とほぼ同時に冷却能を提供している状態で、エンジンの起動時に熱エネルギーを蓄積し始める。エンジン冷間状態 3 0 1 0 で、T S D 1 2 3 b は、上向きに傾斜する動作線 3 0 2 2 b によって示されるように、冷却容量を蓄積し始め得る。

#### 【 0 1 9 6 】

エンジンが依然として暖機運転しているが低温ではない、暖機エンジン状態 3 0 1 2 の間、エンジンからの熱エネルギーは、作動流体回路の冷媒を加熱するために用いられ得る。状態 3 0 1 2 において、エンジンは、空気流にいくらかの熱を供給可能である、暖機運転温度に達しているが、システム用の唯一の熱エネルギー源となるには不十分な暖かさである。しかしながら、乗員区画に入る空気流は、初期の起動後、エンジンおよび T E D 1 1 2 の両方から熱エネルギーを受け得る。作動線 3 0 2 0 のステップの変化によって示されるように、エンジンは、特に図 2 2 に関して本明細書に記載されるように空気流を加熱するために、熱交換器 1 1 6 と熱連通の状態におかれる。同時に、空気が図 3 0 C のデミストモードにおいて、エバポレータ 5 8 によって冷却された後に加熱されるときに、熱交換器 1 1 6 を介してエンジンから与えられる熱エネルギーを補助するために、より多くの熱エネルギーが T E D 1 1 2 を用いて空気流に伝達され得る。ゆえに、T E D 1 1 2 は、動作線 3 0 2 4 a によって示すように関与したままであり得る。加熱 T S D 1 2 3 a は、状態 3 0 1 2 において上向きに傾斜する動作線 3 0 2 2 a によって示すように、エンジンが暖機運転するにつれて熱エネルギーを蓄積し始める。冷却 T S D 1 2 3 b は、本明細書に記載され、状態 3 0 1 2 で平坦になる動作線 3 0 2 2 b によって示されるように、他の冷却モードにおいて用いるために、その最大容量またはそのほぼ最大容量で熱エネルギーを蓄積し得る。

#### 【 0 1 9 7 】

エンジンが暖まった、エンジン温間状態 3 0 1 4 の場合、エンジンからの熱エネルギーは、図 3 0 C のデミストモードにおいて作動流体回路の冷媒を加熱するために用いられ得る。状態 3 0 1 4 において、エンジンは、特に図 2 3 に関して本明細書に記載するようなシステム用の、唯一の熱エネルギー源となるのに十分な温度に達している。動作線 3 0 2 0 によって示されるように、熱交換器 1 1 6 は、空気チャネルの空気流用の唯一の熱源となってもよい。T E D 1 1 2 は、動作線 3 0 2 4 a の下降ステップによって示されるように、もはや空気流を加熱しないように関与しなくてもよい。いくつかの実施形態において、T E D 1 1 2 は、点線の動作線 3 0 3 4 b によって示すように、関与したまま補助的な加熱を提供し得る。エンジンが暖まった状態で、加熱 T S D 1 2 3 a は、本明細書に記載され、状態 3 0 1 4 で平坦になる動作線 3 0 2 2 a によって示される他の加熱モードにおいて用いられるように、その最大容量またはそのほぼ最大容量で熱エネルギーを蓄積し得る。冷却 T S D 1 2 3 b は、本明細書に記載され、状態 3 0 1 2 で平坦になる動作線 3 0 2 2 b によって示される他の冷却モードにおいて用いられるように、その最大容量またはそのほぼ最大容量で冷却容量を蓄積し得る。いくつかの実施形態において、図 3 0 C に関して記載されるデミスト工程（状態 3 0 1 0、3 0 1 2、3 0 1 4 を含む）は、「起動デミストモード」とも呼ばれ得る。

#### 【 0 1 9 8 】

図 3 1 A は、開始 / 停止システム用の、エンジン停止中の加熱モードにおける温度制御システムの動作を示す（例えば、エンジンは動作しており暖まっているが、本明細書に記載されるように、例えばマイクロハイブリッドシステムにおいて停止されている）。図 3 1 A の加熱モードの間、エバポレータ 5 8 は、エバポレータ 5 8 が加熱中関与していないことを示す動作線 3 1 1 8 によって示されるように、動作していないか、および / または、バイパスされ得る（例えば、エバポレータは、空気流から熱エネルギーを吸収していない）。エンジンが暖まった、エンジン温間（または停止温間）モード 3 1 1 0 の場合、エンジンからの熱エネルギーは、作動流体の冷媒を加熱するために用いられ得る。状態 3 1 1 0 において、エンジンが停止されていても、エンジンおよび冷媒は、特に図 2 3 に関して本明細書に記載されるように、システム用に唯一の熱エネルギー源であり続けるのに充

分な残留熱を有する。動作線 3 1 2 0 によって示されるように、熱交換器 1 1 6 は、空気チャネルの空気流用の唯一の熱源であってもよい。T E D 1 1 2 は、電気エネルギー（電流）を受けておらず、動作線 3 1 2 4 a によって示されるように空気流を加熱していない。補助的な加熱が必要とされる場合、T E D 1 1 2 は、熱勾配を生じ、動作線 3 1 2 4 b によって示されるように、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気中へ熱を伝達するために、電気エネルギー（電流）を受け得る。加熱 T S D 1 2 3 a が設けられる場合、熱交換器 1 1 6 が依然としてエンジンおよび冷媒から空気流へ残留熱エネルギーを伝達している状態で、T S D 1 2 3 a は、動作線 3 1 2 2 a によって示すように、エンジンが動作し、暖かかった期間から、蓄積された熱エネルギーを実質的に保持する。

#### 【 0 1 9 9 】

エンジンが冷却されるが、暖かい（暖機運転）、冷却されたエンジン（または停止冷却）状態 3 1 1 2 の場合、エンジンからの熱エネルギーは、特に図 2 1 に関して本明細書に記載されるように、依然として作動流体回路の冷媒を加熱するために用いられ得るが、エンジンは、システム用の唯一の熱エネルギー源となるには不十分な暖かさであるおそれがある。図 3 1 A の加熱モードにおいて、状態 3 1 1 2 の加熱 T S D 1 2 3 a は、蓄積された熱エネルギーを空気流へ伝達するために用いられ得る。蓄積された熱エネルギーを伝達する T S D 1 2 3 a は、下り勾配の中間状態 3 1 1 2 を有する動作線 3 1 1 2 a によって示されるように、状態 3 1 1 2 の期間にわたって次第に生じるか、または状態 3 1 1 2 中の特定の点で生じ得る。冷却されたエンジン（および冷媒）がいくつかの残留熱を伝達し、T S D 1 2 3 a が蓄積された熱エネルギーを伝達することにより、空気流は、T E D 1 1 2 の使用なしでも十分に加熱され得る。ゆえに、T S D 1 2 3 a により、T E D 1 1 2 への電気エネルギー（電流）の供給は、遅延されてもよく、電気エネルギー（電流）はエンジンが停止される間保存される。しかしながら、補助的な加熱が必要とされる場合には、T E D 1 1 2 は、動作線 3 1 2 4 b によって示されるように、空気流へ熱エネルギーを伝達するために電気エネルギー（電流）を受け得る。

#### 【 0 2 0 0 】

エンジンが冷却され低温になった、エンジン冷間（または停止冷間）状態 3 1 1 4 の場合、エンジンに熱的に接続される熱交換器 1 1 6 は、例えば、特に図 2 1 に関して本明細書に記載され、動作線 3 1 2 0 によって示されるように、バイパスされている。乗員区画に入る空気流は、依然として T S D 1 2 3 a からいくつかの熱エネルギーを受け得る。しかしながら、T S D 1 2 3 a は、状態 3 1 1 4 において下降した後平坦になる動作線 3 1 2 2 a によって示されるように、空気流用の唯一の熱源となるのに十分なエネルギーは有していない。T E D 1 1 2 は、熱勾配を生じ、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気流へ熱を伝達するために、電気エネルギー（電流）を受け得る。動作線 3 1 2 4 a によって図 3 1 A に示すように、T E D 1 1 2 は、状態 3 1 1 4 の間の期間にわたって、乗員区画に入る空気流用の唯一の熱エネルギー源となり得る（例えば、エンジン（および冷媒）からの残留熱および T S D 1 2 3 a からの蓄熱が消散している）。モード 3 1 1 4 の後、エンジンは、システムのエンジン冷間状態 3 1 1 6 への移行と共に低温になる。モード 3 1 1 6 では、低温エンジンが再び始動する。温度制御システムは、特に図 3 0 A に関して、低温エンジンが始動され加熱が望まれる場合について本明細書に記載したものと同様に動作し得る。

#### 【 0 2 0 1 】

図 3 1 B は、開始 / 停止システム用の、エンジン停止中の冷却モードにおける温度制御システムの動作を示す（例えば、エンジンは動作しており暖かいが、本明細書に記載されるように、例えばマイクロハイブリッドシステムにおいて停止されている）。状態 3 1 1 0 での、図 3 1 B の冷却モードの間、エバポレータ 5 8 は、動作線 3 1 1 8 によって示されるように、動作し関与している（例えば、エバポレータ 5 8 は、空気流から熱エネルギーを吸収している）。エンジン温間（または停止温間）モード 3 1 1 0 においてエンジンがオフであっても、エバポレータ 5 8 および冷媒は、エンジンが、動作し例えば圧縮機ベースの冷却システムを実行していたときからの、いくつかの残留冷却容量を有し得る。熱

交換器 1 1 6 は、例えば、特に図 2 4 に関して本明細書に記載され、動作線 3 1 2 0 によって示されるように、エンジンから熱的に接続を解かれ得る（例えば、熱交換器 1 1 6 は、冷却モードにおいてバイパスされる）。動作線 3 1 2 4 a によって示されるように、T E D 1 1 2 への動力は、関与していなくてもよく、T E D 1 1 2 は、エバポレータ 5 8 が十分な冷却を提供している場合には空気流を冷却しない。しかしながら、補助的な冷却が必要となる場合もあり、T E D 1 1 2 は、特に図 2 4 に関して本明細書に記載され、動作線 3 1 2 4 b によって示されるように、空気流に冷却をもたらすために、電気エネルギー（電流）を受け得る。冷却 T S D 1 2 3 b が設けられる場合、エバポレータ 5 8 が残留冷却容量を用いて依然として空気流を冷却している状態で、T S D 1 2 3 b は、エバポレータ 5 8 が動作線 3 1 2 2 b によって示されるように動作中であったときから、蓄積された熱エネルギーを実質的に保持する。

10

#### 【 0 2 0 2 】

エンジンが冷却されるが、依然として暖かい（暖機運転）、冷却エンジン（または停止冷却）状態 3 1 1 2 の場合、熱交換器 1 1 6 は、動作線 3 1 2 0 によって示されるような図 3 1 B の冷却モードの間、空気流を加熱しないように関与しないままである。エバポレータ 5 8 および冷媒は、その冷却容量を使い果たし、本明細書に記載するように、動作線 3 1 1 8 の下降ステップによって示されるように関与しないか、またはバイパスされる。状態 3 1 1 2 の冷却 T S D 1 2 3 b は、蓄積された冷却容量を空気流に伝達するために用いられ得る。蓄積された熱エネルギーを伝達する T S D 1 2 3 b は、下り勾配の傾斜の中間状態 3 1 1 2 を有する動作線 3 1 1 2 b によって示されるように、状態 3 1 1 2 の期間にわたって次第に生じるか、または状態 3 1 1 2 中の特定の点で生じ得る。最初は、T S D 1 2 3 b は、T E D 1 1 2 を用いることなく空気流を冷却するのに十分な、蓄積された冷却容量を有し得る。ゆえに、T S D 1 2 3 a により、T E D 1 1 2 への電気エネルギー（電流）の供給は、遅延されてもよく、電気エネルギー（電流）はエンジンが停止される間保存される。T S D 1 2 3 b の蓄積された冷却容量が消費されると、必要とされるレベルの冷却をもたらすために T E D 1 1 2 が関与し得る。T E D 1 1 2 は、動作線 3 1 2 4 a によって示されるように、空気流へ熱エネルギーを伝達するために電気エネルギー（電流）を受け得る。T E D 1 1 2 への動力供給は、ステップが変更する中間モード 3 1 1 2 を有する動作線 3 1 2 4 a によって示されるように、モード 3 1 1 2 の任意の時点で生じ得る。

20

30

#### 【 0 2 0 3 】

エンジンが冷却され低温になった、エンジン冷間（または停止冷間）状態 3 1 1 4 の場合、熱交換器 1 1 6 は、動作線 3 1 2 0 によって示されるように、図 3 1 B の冷却モードの間、関与しないままであり得る。エバポレータ 5 8 および T S D 1 2 3 b が、（蓄積された冷却容量または他のものからの）冷却をもはや提供していない状態で、T E D 1 1 2 は、特に図 2 4 に関して本明細書に記載され、動作線 3 1 2 4 a によって示されるように、空気流に冷却をもたらすために電気エネルギー（電流）を受け得る。いくつかの実施形態において、T E D 1 1 2 は、モード 3 1 1 4 において空気流用の唯一の冷却源となってもよい。モード 3 1 1 6 において、低温エンジンが再び始動される。温度制御システムは、特に図 3 0 B に関して、低温エンジンが始動され冷却が望まれる場合について本明細書に記載したものと同様に動作し得る。

40

#### 【 0 2 0 4 】

図 3 1 C は、開始 / 停止システム用の、エンジン停止中のデミストモードにおける温度制御システムの動作を示す（例えば、エンジンは動作しており暖かいが、本明細書に記載されるように、例えばマイクロハイブリッドシステムにおいて停止されている）。状態 3 1 1 0 での、図 3 1 C のデミストモードの間、エバポレータ 5 8 は、動作線 3 1 1 8 によって示されるように、動作し関与している（例えば、エバポレータ 5 8 は、空気流から熱エネルギーを吸収している）。エンジン温間（または停止温間）モード 3 1 1 0 においてエンジンがオフであっても、エバポレータ 5 8 および冷媒は、エンジンが、例えば圧縮機ベースの冷却システムを動作させ実行していたときからの、いくらかの残留冷却容量を有

50



し得る。モード 3 1 1 0 においてエンジンが温間状態で、エンジンからの熱エネルギーは、作動流体回路の冷媒を加熱するために用いられ得る。状態 3 1 1 0 において、エンジンが停止されていても、エンジンおよび冷媒は、特に図 2 3 に関して本明細書に記載されるように、システム用に唯一の熱エネルギー源であり続けるのに十分な残留熱を有する。動作線 3 1 2 0 によって示されるように、熱交換器 1 1 6 は、空気チャネルの空気流用の唯一の熱源であってもよい。必要なレベルのデミストをもたらすために、補助的な加熱が必要とされる場合、T E D 1 1 2 は、動作線 3 1 2 4 b によって示されるように、熱勾配を生じ、T E D 1 1 2 の加熱端部から空気流へ熱を伝達するために、電気エネルギー（電流）を受け得る。加熱 T S D 1 2 3 a が設けられる場合、熱交換器 1 1 6 が依然としてエンジンおよび冷媒から残留熱エネルギーを伝達している状態で、T S D 1 2 3 a は、動作線 3 1 2 2 a によって示すように、エンジンが動作し、暖かかったときから、蓄積された熱エネルギーを実質的に保持する。冷却 T S D 1 2 3 b が設けられる場合、エバポレータ 5 8 および冷媒が依然として残留冷却容量を用いて空気流を冷却している状態で、T S D 1 2 3 b は、エバポレータ 5 8 が動作線 3 1 2 2 b によって示されるように動作中であったときから、蓄積された熱エネルギーを実質的に保持する。

#### 【 0 2 0 5 】

エンジンが冷却されているが、依然として暖かい（暖機運転）、冷却エンジン（または停止冷却）状態 3 1 1 2 の場合、エバポレータ 5 8 および冷媒は、その残留冷却容量を使い果たし、本明細書に記載するように、動作線 3 1 1 8 の下降ステップによって示されるように関与しないか、またはバイパスされる。状態 3 1 1 2 の冷却 T S D 1 2 3 b は、蓄積された冷却容量を空気流に伝達するために用いられ得る。蓄積された熱エネルギーを伝達する T S D 1 2 3 b は、下り勾配の傾斜の中間状態 3 1 1 2 を有する動作線 3 1 2 2 b によって示されるように、状態 3 1 1 2 の期間にわたって次第に生じるか、または状態 3 1 1 2 中の特定の点で生じ得る。最初は、T S D 1 2 3 b は、デミストをもたらすために、T E D 1 1 2 を用いることなく空気流を冷却するのに十分な、蓄積された冷却容量を有し得る。エンジンからの熱エネルギーは、依然として、特に図 2 1 に関して本明細書に記載されるように、作動流体回路の冷媒を加熱するために用いられ得るが、エンジンは、モード 3 1 1 2 のデミスト中にシステム用の唯一の熱エネルギー源となるには、不十分な暖かさである。状態 3 1 1 2 の加熱 T S D 1 2 3 a は、蓄積された熱エネルギーを空気流へ伝達するために用いられ得る。蓄積された熱エネルギーを伝達する T S D 1 2 3 a は、下り勾配の傾斜の中間状態 3 1 1 2 を有する動作線 3 1 1 2 a によって示されるように、状態 3 1 1 2 の期間にわたって次第に生じるか、または状態 3 1 1 2 中の特定の点で生じ得る。冷却されたエンジン（および冷媒）がいくらかの残留熱を伝達し、T S D 1 2 3 a が蓄積された熱エネルギーを伝達することにより、空気流は、T E D 1 1 2 の使用なしでも充分に加熱され得る。ゆえに、T S D 1 2 3 a により、T E D 1 1 2 への電気エネルギー（電流）の供給は、遅延されてもよく、電気エネルギー（電流）はエンジンが停止される間保存される。しかしながら、補助的な加熱が必要とされる場合には、T E D 1 1 2 は、動作線 3 1 2 4 b によって示されるように、空気流へ熱エネルギーを伝達するために電気エネルギー（電流）を受け得る。T S D 1 2 3 b の蓄積された冷却容量および T S D 1 2 3 a の蓄積された加熱容量が消費されると、T E D 1 1 2 は、必要とされるレベルの冷却または加熱のいずれかを提供するために関与し得る。いくつかの実施形態において、T E D 1 1 2 は、特に図 2 1 に関して本明細書に記載されるように、空気流へ熱エネルギーを伝達するために電気エネルギー（電流）を受け得る。いくつかの実施形態において、T E D 1 1 2 は、特に図 2 4 に関して本明細書に記載されるように、空気流から熱エネルギーを吸収するために逆の極性の電気エネルギー（電流）を受け得る。T E D 1 1 2 が空気流を冷却しているか加熱しているかは、デミストを達成するために特定の動作点でシステムが何を必要としているか、ならびに、図 3 0 C のデミストモードの間の、空気チャネルにおける T E D 1 1 2 の位置に応じて、温度制御システムの制御装置によって判定され得る。例えば、冷却 T S D 1 2 3 b または加熱 T S D 1 2 3 a のいずれかは、状態 3 1 1 2 の間より多くの蓄熱容量を有する場合があります、T E D 1 1 2 は、蓄熱容量の任意の欠乏また

10

20

30

40

50

はより完全に使い果たされたものを補うために動力を与えられ得る。T E D 1 1 2 への動力供給は、中間状態 3 1 1 2 での動作線 3 1 2 4 a におけるステップの上昇によって示されるように、状態 3 1 1 2 の任意の時点で生じ得る。

【 0 2 0 6 】

エンジンが冷却され低温になった、エンジン冷間（または停止冷間）状態 3 1 1 4 の場合、温度制御システムは、T S D 1 2 3 a、b がその残っている熱容量を使い果たしている状態で、本明細書に記載するような状態 3 1 1 2 の間の動作を、しばらくの間継続し得る。いくつかの実施形態では、T S D s がその蓄積された熱容量を使い果たした場合にデミストを提供するために、2 つの T E D が本明細書に記載するような空気チャネル内の異なる位置に設けられてもよい。例えば、第 1 T E D は、空気流が空気チャネルに入ると、空気流を冷却（乾燥）し得る。第 2 T E D は、空気流が空気チャネルを通過すると空気流を加熱し、デミストを達成し得る。モード 3 1 1 6 において、低温エンジンは再び始動される。温度制御システムは、特に図 3 0 C に関して、低温エンジンが始動されデミストが望まれる場合について本明細書に記載したものと同様に動作し得る。

【 0 2 0 7 】

本明細書全体を通して、「いくつかの実施形態」、「特定の实施形態」または「一実施形態」への言及は、実施形態に関連して記載される特定の特徵、構造または特性が、少なくともいくつかの実施形態に含まれることを意味する。ゆえに、本明細書にわたって様々な場所で用いられる「いくつかの実施形態において」または「一実施形態において」という文言は、その全てが必ずしも同一の実施形態を言及する必要はなく、同一または異なる実施形態の 1 つまたは 2 つ以上を言及していてもよい。さらに、特定の特徵、構造または特性は、本開示の属する技術の当業者にとっては明らかなように、1 つまたは 2 つ以上の実施形態において任意の適切な方法で組み合され得る。

【 0 2 0 8 】

説明を目的として、いくつかの実施形態は、車両、航空機、電車、バス、トラック、ハイブリッド車両、電機車両、船舶、または他のあらゆるヒトまたはモノのキャリアにおける、乗員区画に、快適空気を提供することに関連して記載されている。本明細書に開示される実施形態は、記載される状況または設定に制限されることはなく、少なくともいくつかの実施形態は、家庭、オフィス、産業空間、および他の建物や空間に快適空気を提供するために用いられ得ることが理解される。また、少なくともいくつかの実施形態は、装置の温度管理など、温度制御された流体が有利に用いられ得る他の状況において用いられ得ることも理解される。

【 0 2 0 9 】

本出願で用いられる限りは、「備える」、「含む」、「有する」などの語は同義語であり、制限なく包括的に用いられ、付加的な要素、特徴、作動、操作などを除外しない。また、「または」という語は、その包括的な意味で（排外的な意味ではなく）用いられるので、例えば、要素のリストを接続するために用いられる場合、「または」という語は、リスト中の 1 つ、いくつか、または全ての要素を意味する。

【 0 2 1 0 】

同様に、上述の実施形態の記載において、様々な特徴は、時として、開示の効率化および様々な発明の態様の 1 つまたは 2 つ以上の理解の補助を目的として、単一の実施形態、図、またはその記載に集められることが理解されるべきである。この開示方法は、しかしながら、請求項のいずれかが、特許請求の範囲に明確に列挙される特徴よりも多くの特徴を要求するという意図を表すものとは理解されない。むしろ、発明の態様は、上記に開示する実施形態のいずれかの、全ての特徴よりも少ない特徴の組み合わせである。

【 0 2 1 1 】

本明細書に示される発明は、特定の好ましい実施形態および実施例に関連して開示されているが、当業者は、本発明が詳細に開示される実施形態を越えて本発明の他の代替的な実施形態および/または使用、ならびにその明らかな修正および等価物にまで及ぶことを理解するだろう。ゆえに、本明細書に開示される発明の範囲は、上述の特定の実施形態に

よって制限されるべきではないことが意図される。

【図 1 A】

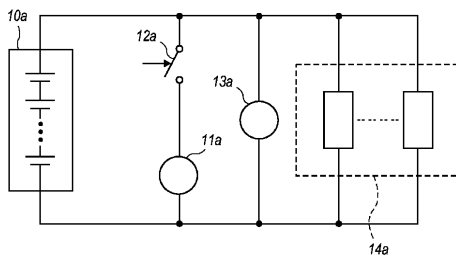


FIG. 1A

【図 1 B】

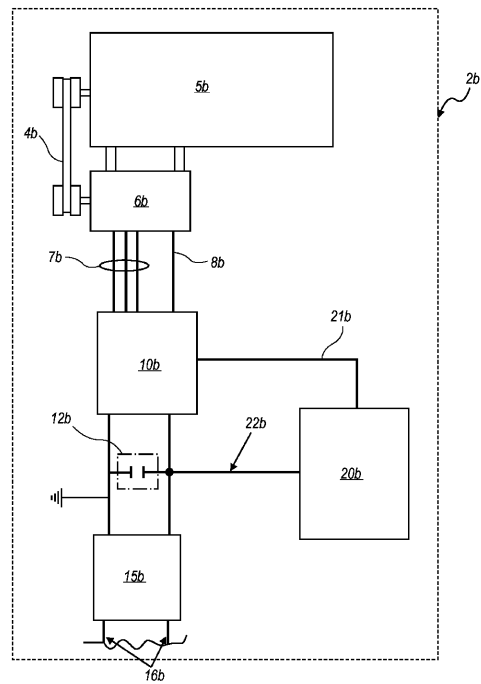


FIG. 1B

【図 2】

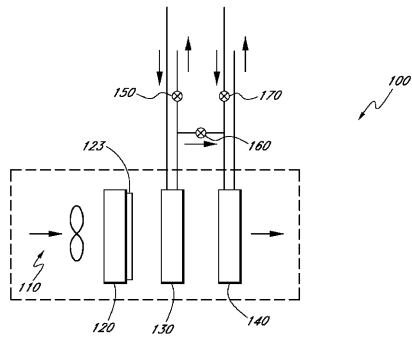


FIG. 2

【図 3】

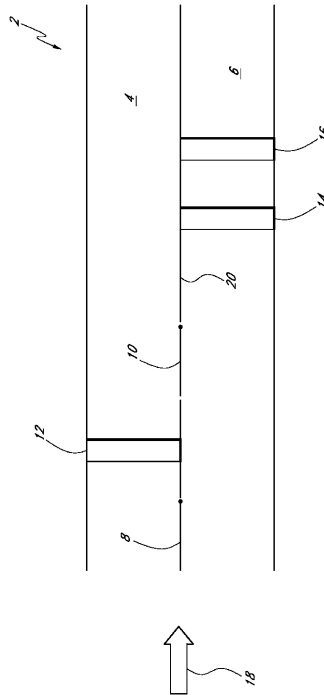


FIG. 3

【図 4】

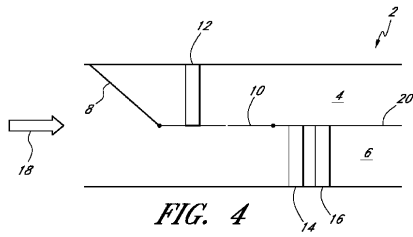


FIG. 4

【図 7】

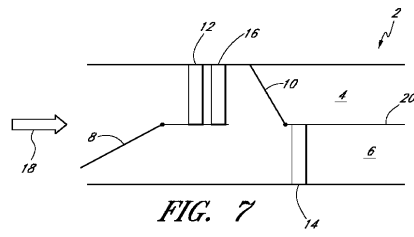


FIG. 7

【図 5】

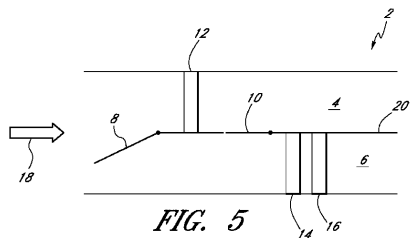


FIG. 5

【図 8】

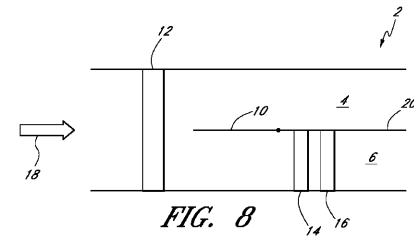


FIG. 8

【図 6】

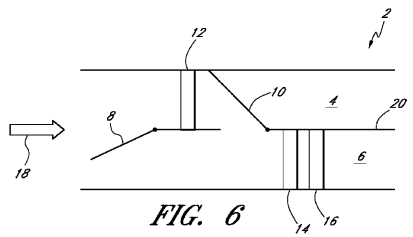


FIG. 6

【図 9】

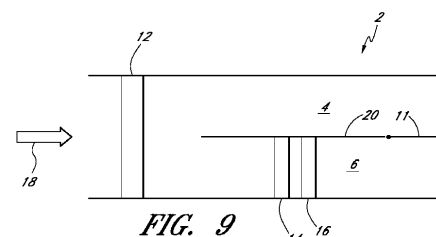
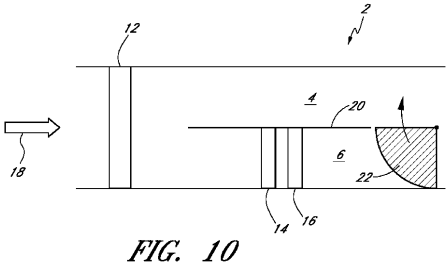


FIG. 9

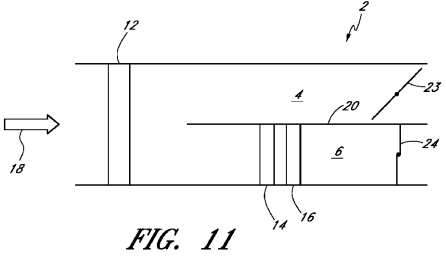
【図 10】



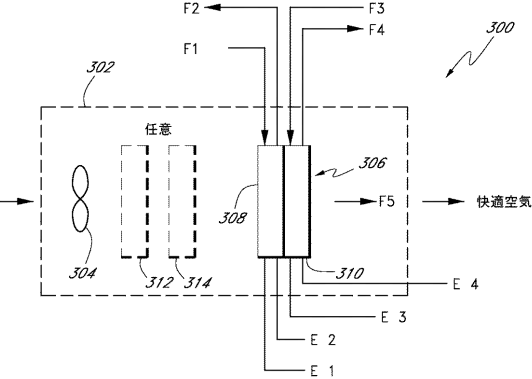
【図 12】

モード	作動流体				流体電力				快適 空気
	F1	F2	F3	F4	E1	E2	E3	E4	F5
加熱／デミスト	補助的 ラジエーター	←	パワー トレイン 冷却	←	冷却極性		加熱極性		加熱 乾燥
加熱	パワー トレイン 冷却	←	←	←	両方の回路が加熱モードの極性				加熱
冷却	補助的 ラジエーター	←	←	←	両方の回路が冷却モードの極性				冷却

【図 11】



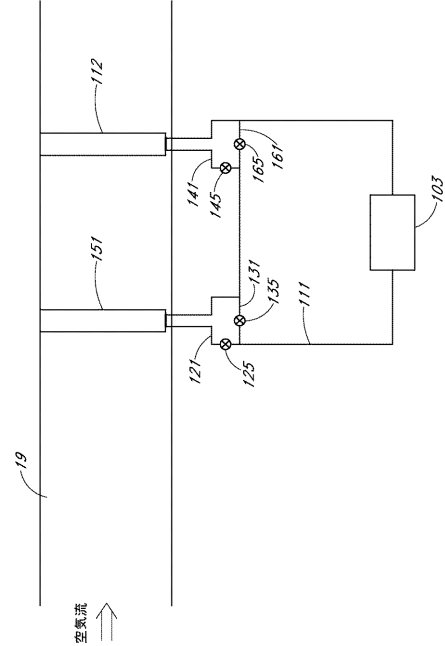
【図 13】



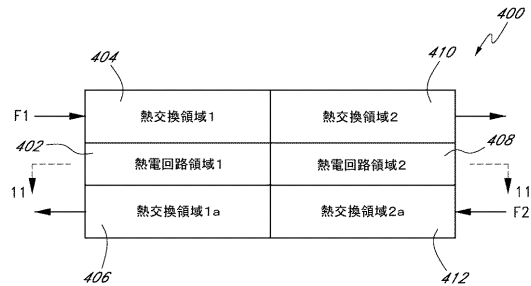
【図 14】

モード	電力構成			
	E1	E2	E3	E4
デミスト／加熱	-VAC	RTN	+VAC	RTN
加熱	+VAC E3 COMM	RTN	COMMON E1	RTN
冷却	-VAC E3 COMM	RTN	COMMON E1	RTN

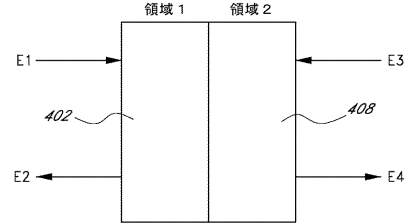
【図 17】



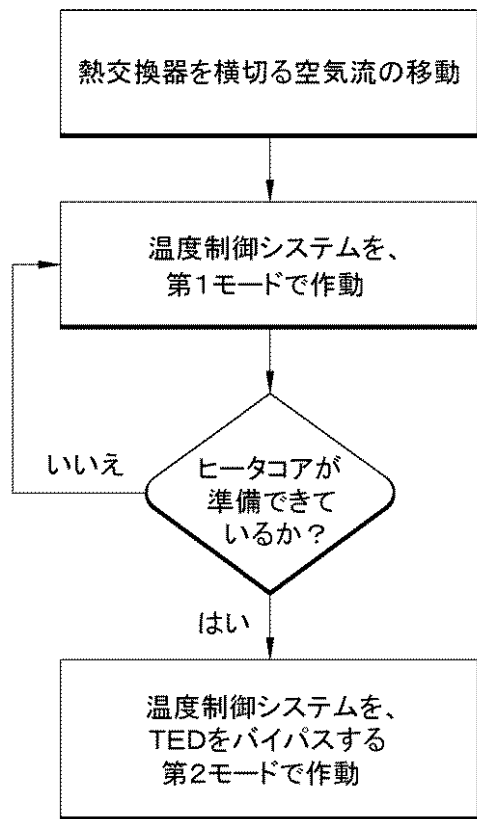
【図 15】



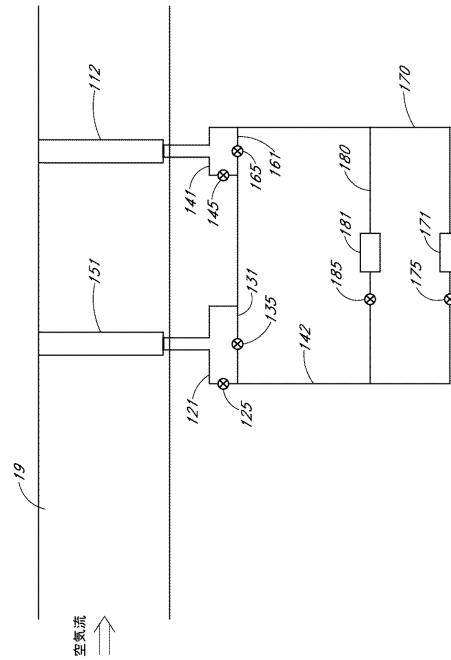
【図 16】



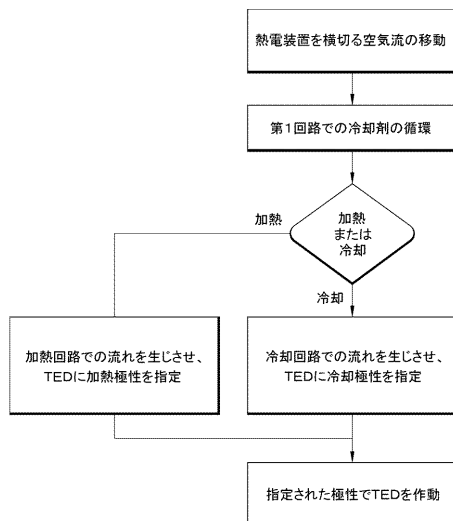
【図 18】



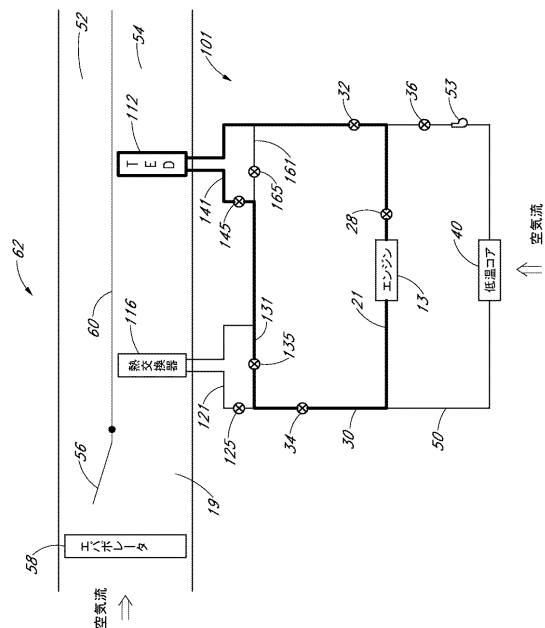
【図 19】



【図 20】

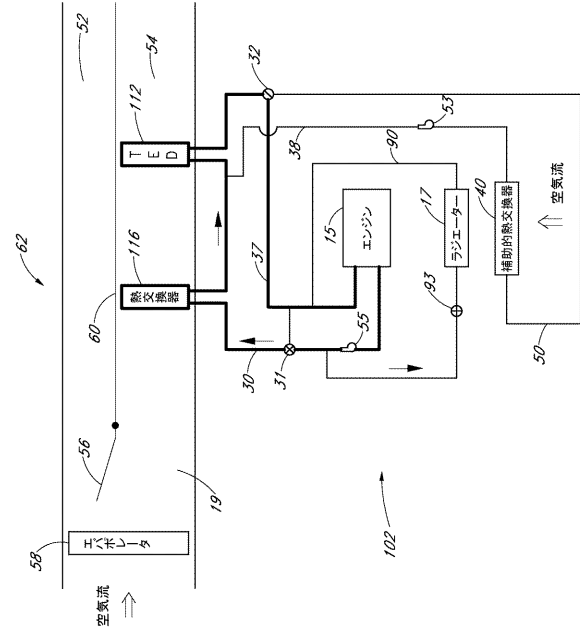


【図 21】

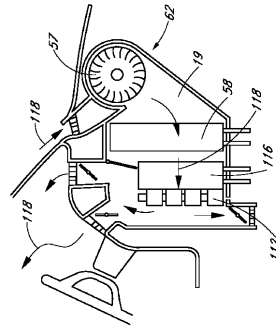




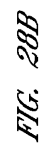
【 図 2 6 B 】



【 図 2 8 A 】



**FIG. 28A**





【図 29】

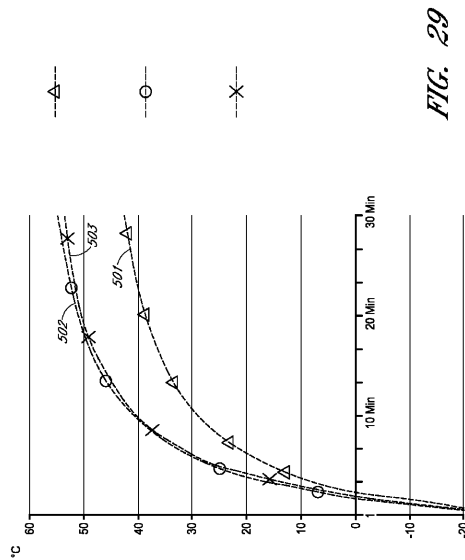


FIG. 29

【図 30A】

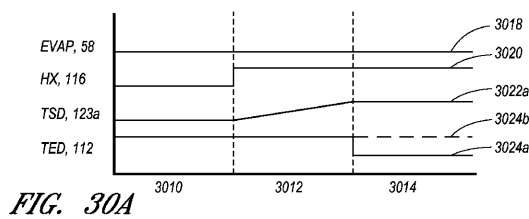


FIG. 30A

【図 31B】

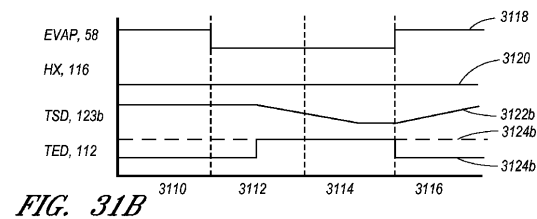


FIG. 31B

【図 31C】

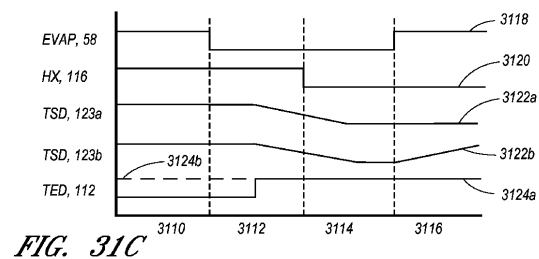


FIG. 31C

【図 30B】

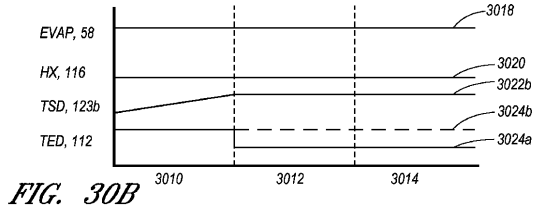


FIG. 30B

【図 30C】

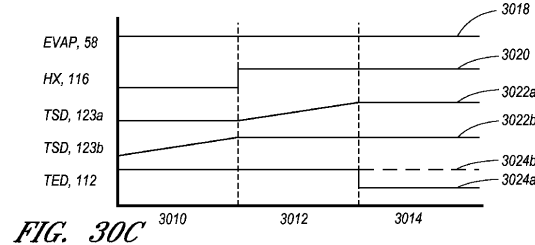


FIG. 30C

【図 31A】

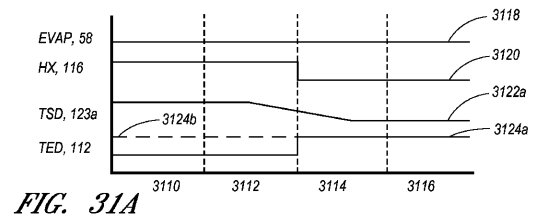


FIG. 31A

---

フロントページの続き

(31)優先権主張番号 13/802,050

(32)優先日 平成25年3月13日(2013.3.13)

(33)優先権主張国 米国(US)

(72)発明者 ラナッリ、マルコ

ドイツ連邦共和国、デー - 8 6 1 9 9 アウクスブルク、ライブニツシュトラッセ 2

(72)発明者 アトルディンガー、マルティーン

ドイツ連邦共和国、デー - 8 6 6 8 4 ホルツハイム、バーラー シュトラッセ 1

審査官 久保田 信也

(56)参考文献 米国特許出願公開第2008/0028768(US, A1)

特開2011-131871(JP, A)

特開2011-152855(JP, A)

特開2011-001048(JP, A)

(58)調査した分野(Int.Cl., DB名)

B60H 1/32

B60H 1/03