



Plagiarism Checker X Originality Report

Similarity Found: 6%

Date: Wednesday, July 14, 2021

Statistics: 258 words Plagiarized / 4057 Total words

Remarks: Low Plagiarism Detected - Your Document needs Optional Improvement.

JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 149 PERENCANAAN SISTEM MEKANIKAL COLDSTARAGE SEBAGAI PENYIMPANAN SAYUR PASCAPANEN Shanti Kartika Sari¹, Eka Lutfi Septiani², Risky Wulandari³ 1,3Departemen Manajemen Rekayasa, Universitas Internasional Semen Indonesia 2Departemen Teknik Kimia, Universitas Internasional Semen Indonesia E-mail:shanti.sari@uisi.ac.id¹, eka.septiani@uisi.ac.id², risky.wulandari15@student.uisi.ac.id³ Abstrak Produk-produk hortikultura seperti sayur akan mengalami penurunan mutu setelah dipanen karena hilangnya sumber air dan nutrisi. Kualitas sayur tersebut tidak dapat ditingkatkan, hanya dapat dijaga. Kerusakan sayuran tidak dapat dicegah, namun dapat diperlambat. Salah satu cara untuk menjaga kesegaran dan kualitas dari sayur adalah dengan menyimpan bahan makanan pada temperatur rendah, sehingga dapat menghambat aktivitas mikroorganisme sebagai agen pembusuk.

Hal ini dapat dilakukan dengan menggunakan cold storage. Penyimpanan bahan makanan di dalam cold storage memerlukan penanganan yang cermat dan tepat, terutama jika bahan makanan dalam jumlah besar dan memiliki sifat mudah rusak (perishable products) seperti sayur pascapanen. Untuk mempertahankan kesegaran sayur di Kampus C UISI dari proses pascapanen sampai ke tangan konsumen, maka dapat digunakan fasilitas cold storage.

Berdasarkan penelitian sebelumnya, cold storage yang direncanakan untuk menyimpan sayur hasil panen telah diketahui kapasitas penyimpanan dan total beban pendinginannya. Dalam penelitian ini, dilakukan perencanaan sistem mekanikal cold storage di Kampus C UISI. Hasil penelitian ini adalah cold storage menggunakan refrigeran R-134a. Berdasarkan analisis siklus refrigerasi kompresi uap, didapatkan nilai

perhitungan laju aliran massa refrigeran sebesar 0,3866 kg/s, daya kompresor sebesar 17,7413 Hp, dan COP sebesar 3,13.

Kata Kunci-Cold Storage, Refrigerasi, Siklus Kompresi Uap, Sistem Mekanikal Abstrack Horticultural products such as vegetables will experience quality degradation after harvested and cut off from their source of water and nutrition. The quality of these vegetables cannot be improved, only maintained. The damage of these products cannot be reversed, only slowed. One way to maintain the freshness and quality of vegetables is by storing them at low temperature, which retards the activities of microorganisms as the spoilage agents. This is can be done by holding perishable products by the use of cold storage.

Storing of food in cold storage requires careful and precise handling, especially if the products are large in number, such as postharvest vegetables. Cold storage facility can be used to maintain the freshness of vegetables in Campus C UISI from postharvest to consumers. Based on previous research, the storage capacity and total cooling load of a cold storage were determined. This study will focus on planning of mechanical system of cold storage at C Campus UISI. The result shows that the cold storage uses refrigerant 134a.

Based on the analysis of vapor compression refrigeration cycle, the mass flow rate of refrigerant R-134a is 0,3866 kg/s, the power of compressor power is 17,7413 Hp, and Coefficient of Performance (COP) is 3,13. Keywords - Cold Storage, Refrigeration, Vapor Compression Cycle, Mechanical System. 1. PENDAHULUAN Pendinginan merupakan teknik penyimpanan yang ekonomis untuk menjaga kualitas sayur pascapanen [1]. Teknik pendinginan dapat memperlambat pembusukan dan proses enzimatik oleh mikroorganisme [2].Ruang penyimpanan dingin (cold storage) merupakan ruangan yang dikondisikan dengan sistem pendingin yang bertujuan untuk mendinginkan barang/benda yang disimpan di dalamnya.Fasilitas ini dapat digunakan untuk menyimpan berbagai jenis sayur maupun buah yangmempunyai sifat mudah rusak(perishable products).Pendinginan harus menyesuaikan temperatur yang dapat diterima produk yang disimpan.Teknik pendinginan membutuhkan ruang yang terisolasi dan mesin pengontrol temperatur untuk menjaga temperatur tetap sesuai kebutuhan.Oleh karena itu, perencanaan cold storage harus dilakukan secara cermat dan tepat.

Penggunaan cold storage sebagai penyimpanan bahan makanan memiliki beberapa keunggulan, yaitu sifat dan wujud bahan makanan tidak berubah, terhindar dari kotoran, debu, dan mikroorganisme perusak lainnya, serta bahan makanan aman untuk JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798

150 dikonsumsi karena kemungkinan terjadinya keracunan bahan makanan hampir tidak ada [3]. Cold storage yang direncanakan akan diletakkan di dalam gedung dan terdiri dari kompresor, kondensor, evaporator, dan katup ekspansi yang bekerja menggunakan siklus kompresi uap standar [4].

Cold storage dengan sistem siklus kompresi uap (vapor compression system) memiliki beberapa keunggulan, antara lain: harga koefisien kinerja (Coefficient of Performance/COP) yang tinggi karena siklusnya mendekati siklus Carnot, konstruksi lebih sederhana, perawatan relatif mudah, serta biaya investasi rendah [3]. Penelitian ini merupakan lanjutan dari penelitian yang telah dilakukan sebelumnya. Dari penelitian sebelumnya telah didapatkan desain serta total beban pendinginan dan kapasitas penyimpanan coldstorage yang akan digunakan sebagai media penyimpanan sayuran hasil panen Kampus C UISI.

Dari penelitian tersebut didapatkan data kapasitas penyimpanan sayur hasil panen sebesar 259,68 kg (865 pack) dan total beban pendinginan adalah 189.721,8356 Btu/h [5]. Dalam penelitian ini, akan dilakukan perancangan sistem mekanikal yang meliputi penentuan komponen utama mesin refrigerasi, melakukan perhitungan komponen cold storage (evaporator, kompresor, kondensor, katup ekspansi), serta menentukan jenis refrigeran yang akan digunakan. Tujuan dari penelitian ini adalah untuk mengetahui laju aliran massa refrigeran, kerja kompresi yang dibutuhkan, serta Coefficient of Performance (COP).

Sehingga, pemilihan komponen cold storage dapat disesuaikan dengan temperatur penyimpanan dan kapasitas sayur yang ada di Kampus C UISI. 2. METODE a. Cold Storage Bahan makanan yang mudah busuk (perishable products) seperti sayur pascapanen sangat cocok disimpan pada temperatur rendah dengan teknik pendinginan menggunakan fasilitas cold storage, agar sayur tersebut sampai ke tangan konsumen tetap dalam keadaan segar. Berikut merupakan kelebihan penggunaan cold storage[6]-[7]: ? Kesegaran produk bertahan dalam wakturelatif lama. ? Produk aman dari proses pembusukan, karena pendinginan dapat memperlambat pembusukan dan proses enzimatik oleh mikroorganisme.

? Kelangsungan persediaan bahan bakumaupun mentah tetap terjaga. ? Bahan makanan yang didinginkan tidak mengalami perubahan rasa, warna dan rasa. b. Konstruksi Cold Storage Konstruksi cold storage hasil perancangan sebelumnya berbentuk balok yang terdiri dari atap, lantai, dinding, dan pintu. Material insulasi pelindung menggunakan stainless steel sebagai lapisan luar dan aluminium sebagai lapisan dalam, sedangkan material inti menggunakan Polyurethane (PUR). Cold storage untuk sayur direncanakan akan ditempatkan di salah satu bangunan Kampus C UISI.

Ukuran cold storage disesuaikan dengan space yang tersedia. Desain dan ukuran cold storage dapat dilihat pada Gambar 1. Cold storage tersebut memiliki kapasitas penyimpanan sayur hijau pascapanen Kampus C sebesar 259,68 kg dan total beban pendinginan sebesar 189.721,8356 Btu/h. Cold storage ini akan beroperasi pada temperatur minimum penyimpanan sayur, yaitu 0°C untuk mengakomodasi sayur yang memiliki temperatur penyimpanan yang paling rendah dan mampu beroperasi pada beban puncak, yaitu pada temperatur lingkungan 36.7°C.

Adapun spesifikasi dari cold storage disajikan dalam Tabel 1. JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 151
Gambar 1 Desain cold storage tampak depan, samping, atas dan dimensinya(dalam mm)
Tabel 1. Data desain perancangan cold storage[5] No. Description 1 Dimension of cold storage: l = 3.5 m; w = 2.5 m; h = 2.5 m 2 Dimension of rack: l = 3.36 m; w = 0.425 m; h = 2.5 m 3 Dimension of fan evaporator: l = 1.385 m; w = 0.585 m, h = 0.525 m 4 Dimension of basket: l = 0.62 m; w = 0.45 m; h = 0.3

m Material: HDPE; mass: 2 kg 5 Material of wall: Outer layer: stainless steel; thickness = 2 mm Insulation filled with polyurethane (PUR); thickness = 66 mm Inside layer: aluminum; thickness = 2 mm 6 Material of ceiling: Outer layer: stainless steel; thickness = 2 mm Insulation filled with polyurethane (PUR); thickness = 126 mm Inside layer: aluminum; thickness = 2 mm 7 Material of floor: Outer layer: stainless steel; thickness = 5 mm Insulation filled with polyurethane (PUR); thickness = 35 mm Inside layer: aluminum; thickness = 2 mm 8 Material of door: Outer layer: stainless steel; thickness = 2 mm, Insulation filled with polyurethane (PUR); thickness = 106 mm; Inside layer: aluminum; thickness = 2 mm 9 Material of plastic wrap: polypropylene, mass: 7 g 10 Light: Tube Luminescent (TL type); 36 W 11 Defrost system: 24000 W 12 Fan or air cooler: 1500 W c. Siklus Kompresi Uap Standar Sistem kompresi uap merupakan sistem yang paling banyak digunakan pada sistem refrigerasi, baik besar maupun kecil [6].

Sistem ini menggunakan zat pendingin berupa uap yang mengalami proses evaporasi dan kondensasi. Siklus ini merupakan siklus tertutup, karena zat pendingin (refrigerant) mengalir melalui komponen yang terpisah, seperti kompresor, kondensor, evaporator, lalu kembali lagi ke kompresor [8]. Adapun skema siklus refrigerasi kompresi uap dapat dilihat pada Gambar 2.

Gambar 2 Siklus Sistem Kompresi Uap Siklus kompresi uap standar merupakan siklus teoritis, di mana skemanya dapat dilihat dalam diagram tekanan-entalpi/pressure-enthalpy diagram (diagram P-h) dan diagram temperatur-entropi/temperature-entropy diagram (diagram T-s) pada Gambar 3 dan

Gambar 4. Gambar 3Diagram P-h Gambar 4Diagram T-s JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 152 Proses-proses yang menyusun siklus sistem kompresi uap standar dari diagram P-h dan T-s dapat dijelaskan sebagai berikut.

1 ?2 : Kompresi adiabatik reversibel dari fase uap jenuh ke tekanan kondensor.
2 ?3 : Proses pelepasan kalor pada tekanan konstan secara reversibel, menyebabkan penurunan panas lanjut (desuperheating) dan terjadi pengembunan/kondensasi. 3 ?4 : Ekspansi irreversibel pada entalpi konstan dari fase cair jenuh ke tekanan evaporator. 4 ?1 : Penyerapan kalor pada tekanan konstan secara reversibel, sehingga terjadi penguapan ke fase uap jenuh. Kapasitas pendinginan suatu sistem refrigerasi dinyatakan dalam ton refrigerasi (TR), di mana: 1 TR = 200 Btu/min. Berbagai kuantitas dari siklus kompresi uap standar, seperti tenaga yang dibutuhkan untuk proses kompresi, jumlah kalor yang dibuang, efek pendinginan, COP, volume rate of flow per ton, dan power per ton dapat ditentukan dengan menggunakan diagram P-h [3]. 3. METODE Diagram alir penelitian yang dilakukan dapat dilihat pada Gambar 5.

Gambar 5Diagram Alir Penelitian Perhitungan Siklus Sistem Kompresi Uap Standar Komponen-komponen utama di dalam mesin refrigerasi adalah evaporator, kompresor, kondensor, dan komponen pendukung. Perancangan komponen mesin refrigerasi dilakukan dengan membuat konstruksi komponen kemudian melakukan perhitungan tiap komponen dan peralatan pendukung. Berikut merupakan kuantitas yang penting dari siklus kompresi uap standar [3]. ? Work of compression Work of compression dinyatakan dalam satuan Btu/lb atau J/kg. Besarnya tenaga yang dibutuhkan untuk proses kompresi ini merupakan selisih entalpi antara proses 1 ?2 pada diagram tekanan-entalpi (diagram P-h) Gambar 3.

Work of compression (W_{12}) = $h_1 - h_2$ (1) ? Panas/kalor yang dibuang (heat rejection) Heat rejection dinyatakan dalam Btu/lb, di mana besarnya ditentukan dari jumlah panas yang ditransfer dari refrigeran pada proses 2 ?3 pada Gambar 3. Heat rejection = $h_3 - h_2$ (2) ? Efek pendinginan (refrigerating effect) Refrigerating effect (RE) dinyatakan dalam Btu/lb atau J/kg, di mana nilainya ditentukan dari jumlah panas yang ditransfer ke refrigeran pada proses 4 ?1 pada Gambar 3. Refrigerating effect (RE) = $h_1 - h_4$ (3) Jika nilai RE dan massa refrigeran yang diuapkan tiap satuan waktu pada evaporator telah diketahui, maka kapasitas pendinginan sistem refrigerasi dapat ditentukan. JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO.

2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 153 Kapasitas pendinginan (ton)
* 200 (Btu/min.ton) = (lb/min) * RE (Btu/lb) (4) ? Coefficient of Performance (COP) COP adalah suatu koefisien yang nilainya merupakan rasio antara refrigerating effect dengan

work of compression. Jadi, // (5) ? Volume flow per ton Volume flow per ton dinyatakan dalam ft³/min.ton) dan besarnya dinyatakan dengan persamaan berikut. // (6) di mana: v₁= volume spesifik refrigeran pada inletkompresor. =massa refrigeran yang diuapkan pada evaporator tiap satuan waktu.

Nilai dari volume flow per ton dapat digunakan untuk mengestimasi besar kecilnya ukuran kompresor yang digunakan. ? Power per ton Power per ton dinyatakan dalam HP/ton dan menunjukkan tenaga yang dibutuhkan kompresor untuk tiap ton kapasitas pendinginan yang dihasilkan dari sistem refrigerasi, di mana besarnya dapat ditentukan menggunakan persamaan berikut. (7) di mana: W₁₂ = kerja kompresor (Btu/lb) = laju massa refrigeran (lb/min) J = faktor konversi = (dalam HP.min/Btu) 3.

HASIL DAN PEMBAHASAN Perencanaan Sistem Refrigerasi Penelitian ini membahas mengenai perencanaan sistem mekanikal padacold storage yang ada di Kampus C UISI. Berikut adalah data-data yang akan digunakan untuk perhitungan. ? Kapasitas penyimpanan = 259,68 kg sayur. ? Temperatur penyimpanan = 0°C ? Temperatur luar = 36,7°C ? Total beban pendingin = 55.601,78 Perencanaan sistem refrigerasi pada penelitian ini menggunakan sistem kompresi uap, di mana sistem ini paling banyak digunakan pada sistem refrigerasi. Refrigeran yang digunakan adalah R-134a (Tetrafluoroethane). Data perhitungan dapat dilihat pada Tabel 2.

Tabel 2Data perhitungan siklus refrigerasi kompresi uap aASHRAE (2005) [9] dan bSari & Pratami [5] Gambar 6Diagram T-s dan P-h Data properti dari R134a dapat dilihat melalui diagram T-s dan P-h pada Gambar 6 serta berdasarkan tabel Termodinamika. Properti keadaan 1 ?4 dapat dilihat pada Tabel 3. JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 153 Kapasitas pendinginan (ton) * 200 (Btu/min.ton) = (lb/min) * RE (Btu/lb) (4) ? Coefficient of Performance (COP) COP adalah suatu koefisien yang nilainya merupakan rasio antara refrigerating effect dengan work of compression. Jadi, // (5) ? Volume flow per ton Volume flow per ton dinyatakan dalam ft³/min.ton) dan besarnya dinyatakan dengan persamaan berikut. // (6) di mana: v₁= volume spesifik refrigeran pada inletkompresor. =massa refrigeran yang diuapkan pada evaporator tiap satuan waktu.

Nilai dari volume flow per ton dapat digunakan untuk mengestimasi besar kecilnya ukuran kompresor yang digunakan. ? Power per ton Power per ton dinyatakan dalam HP/ton dan menunjukkan tenaga yang dibutuhkan kompresor untuk tiap ton kapasitas pendinginan yang dihasilkan dari sistem refrigerasi, di mana besarnya dapat ditentukan menggunakan persamaan berikut. (7) di mana: W₁₂ = kerja kompresor (Btu/lb) = laju massa refrigeran (lb/min) J = faktor konversi = (dalam HP.min/Btu) 3.

HASIL DAN PEMBAHASAN Perencanaan Sistem Refrigerasi Penelitian ini membahas mengenai perencanaan sistem mekanikal padacold storage yang ada di Kampus C UISI. Berikut adalah data-data yang akan digunakan untuk perhitungan. ? Kapasitas penyimpanan = 259,68 kg sayur. ? Temperatur penyimpanan = 0°C ? Temperatur luar = 36,7°C ? Total beban pendingin = 55.601,78 Perencanaan sistem refrigerasi pada penelitian ini menggunakan sistem kompresi uap, di mana sistem ini paling banyak digunakan pada sistem refrigerasi. Refrigeran yang digunakan adalah R-134a (Tetrafluoroethane). Data perhitungan dapat dilihat pada Tabel 2.

Tabel 2 Data perhitungan siklus refrigerasi kompresi uap aASHRAE (2005) [9] dan bSari & Pratami [5] Gambar 6 Diagram T-s dan P-h Data properti dari R134a dapat dilihat melalui diagram T-s dan P-h pada Gambar 6 serta berdasarkan tabel Termodinamika. Properti keadaan 1 ?4 dapat dilihat pada Tabel 3. JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 153 Kapasitas pendinginan (ton) * 200 (Btu/min.ton) = (lb/min) * RE (Btu/lb) (4) ? Coefficient of Performance (COP) COP adalah suatu koefisien yang nilainya merupakan rasio antara refrigerating effect dengan work of compression. Jadi, / / (5) ? Volume flow per ton Volume flow per ton dinyatakan dalam ft³/min.ton) dan besarnya dinyatakan dengan persamaan berikut. / / (6) di mana: v₁= volume spesifik refrigeran pada inletkompresor. =massa refrigeran yang diuapkan pada evaporator tiap satuan waktu.

Nilai dari volume flow per ton dapat digunakan untuk mengestimasi besar kecilnya ukuran kompresor yang digunakan. ? Power per ton Power per ton dinyatakan dalam HP/ton dan menunjukkan tenaga yang dibutuhkan kompresor untuk tiap ton kapasitas pendinginan yang dihasilkan dari sistem refrigerasi, di mana besarnya dapat ditentukan menggunakan persamaan berikut. (7) di mana: W₁₂ = kerja kompresor (Btu/lb) = laju massa refrigeran (lb/min) J = faktor konversi = (dalam HP.min/Btu) 3.

HASIL DAN PEMBAHASAN Perencanaan Sistem Refrigerasi Penelitian ini membahas mengenai perencanaan sistem mekanikal padacold storage yang ada di Kampus C UISI. Berikut adalah data-data yang akan digunakan untuk perhitungan. ? Kapasitas penyimpanan = 259,68 kg sayur. ? Temperatur penyimpanan = 0°C ? Temperatur luar = 36,7°C ? Total beban pendingin = 55.601,78 Perencanaan sistem refrigerasi pada penelitian ini menggunakan sistem kompresi uap, di mana sistem ini paling banyak digunakan pada sistem refrigerasi. Refrigeran yang digunakan adalah R-134a (Tetrafluoroethane). Data perhitungan dapat dilihat pada Tabel 2.

Tabel 2 Data perhitungan siklus refrigerasi kompresi uap aASHRAE (2005) [9] dan bSari & Pratami [5] Gambar 6 Diagram T-s dan P-h Data properti dari R134a dapat dilihat melalui diagram T-s dan P-h pada Gambar 6 serta berdasarkan tabel Termodinamika. Properti

keadaan 1 ?4 dapat dilihat pada Tabel 3. JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 154 Tabel 3.Data properti termodinamika keadaan 1 ?4 Berikut merupakan perhitungan laju aliran massarefrigeran. Besarnya daya yang dibutuhkan kompresor adalah: Sedangkan nilai koefisien prestasi (COP) adalah: Pemilihan Kompresor Pada penelitian ini, jenis kompresor yang dipilih yaitu kompresor semi hermetik.

Kompresor semi hermetik merupakan kompresor yang motor penggeraknya berada satu rumah dengan housing kompresor tapi tidak dilas sehingga masih bisa dibuka untuk perbaikan [10].Gambar 7 merupakan jenis kompresor yang dipilih. Gambar 7.Semi Hermetic Compressor[11] Berikut merupakan data dalam penelitian ini untuk merencanakan pemilihan kompresor. Diketahui: ? Beban pendinginan (q_c) = 55.601,78 W ? Temperatur penguapan = -20°C ? Temperatur lingkungan = 36,7°C ? Temperatur pengembunan = 30°C ? Daya kompresor (?out) = 17,7413 Hp Tabel 4 merupakan spesifikasi jenis kompresor 2S series semi hermetic merk EMERSON Copeland. Tabel 4.Spesifikasi kompresor jenis semi hermetic [11] Keterangan Spesifikasi Kompresor model D8SH-500X Kapasitas pendingin 58,21 kW Daya listrik 400V/3/50Hz Pemilihan Kondensor Jenis kondensor yang dipilih yaitu air cooled condenser (udara).

Air cooled condenser adalah kondensor yang menggunakan udara sebagai media pendinginnya, yang biasanya digunakan pada sistem berskala rendah dan sedang dengan kapasitas hingga 20 ton refrigerasi [12]. Gambar 8 merupakan jenis kondensor yang dipilih. JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 155 Gambar 8.Air Cooled Condenser[13] Berikut merupakan data dalam penelitian ini untuk merencanakan pemilihan kondensor. Diketahui : ? Beban pendinginan (q_c) = 55.601,78 W ? Temperatur penguapan = -20°C ? Temperatur kondensasi = 30°C ? Temperatur lingkungan = 36,7°C Tabel 5 merupakan spesifikasi jenis kondensor air cooled condenser merk Zhigao.

Tabel 5Spesifikasi kondensor berpendingin udara [13] Keterangan Spesifikasi Kondensor model XMK-200-4 Kapasitas pendingin 57 kW Daya 1600 W Tegangan 220V/380V Pemilihan Evaporator Jenis evaporator yang dipakai yaitu koil bersirip (finned coil). Pertimbangan dalam pemilihan evaporator jenis koil bersirip yaitu bentuknya yang ringkas, sehingga distribusi temperatur dalam cold storage dapat merata dan kapasitas pendiginan sesuai yang dibutuhkan [14].Gambar 9 merupakan jenis evaporator yang dipilih. Berikut merupakan data dalam penelitian ini untuk merencanakan pemilihan evaporator.Diketahui : ? Beban pendinginan (q_c) = 55.601,78 W ? Temperatur penguapan = -20°C ? Temperatur kondensasi = 30°C ? Temperatur penyimpanan = 0°C ? Tipe refrigeran = R134a Gambar 9.Finned Coil Evaporator [15] Tabel 6 merupakan spesifikasi jenis evaporator merk Cryo.

Tabel 6Spesifikasi evaporator [15] Keterangan Spesifikasi Evaporator model LDD61.6/350 Kapasitas pendingin 61,6 kW Daya listrik 3000 W Pemilihan Katup Ekspansi Katup ekspansi yang dipilih menggunakan thermostatic expansion valve.Pertimbangan dalam pemilihan katup ekspansi jenis iniyaitu jenis refrigeran, kapasitas pendinginan dan temperatur sesuai dengan yang diperlukan.Selain itu, jenis ini dapat mengatur aliran refrigeran baik secara manual maupun otomatis.Gambar 10 merupakan jenis katup ekspansi yang dipilih. Gambar 10 Thermostatic Expansion Valve [16] Berikut merupakan data dalam penelitian ini untuk merencanakan pemilihan katup ekspansi. Diketahui : ? Beban pendinginan (q_c) = 55.601,78 W ? Temperatur penguapan = -20°C ? Temperatur kondensasi = 30°C ? Temperatur penyimpanan = 0°C JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO. 2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 156 d.

Isometric dari evaporator, kondensor dan evaporator ? Tipe refrigeran = R134a Tabel 7 merupakan spesifikasi jenis katup ekspansi tipe O series valves merk SPORLAN. Tabel 7 Spesifikasi katup ekspansi [16] Keterangan Spesifikasi No. Stock SP0620 No. Produk OJE-16-JC Kapasitas pendingin 56,3 kW Pengaplikasian Med Temp (+10 to -25oC) Desain Cold Storage Perencanaan penempatan komponen cold storage dilakukan untuk mengetahui posisi yang tepat sesuai dimensi komponen yang diperoleh.Gambar 11 merupakan desain penempatan komponen cold storage sesuai spesifikasi komponen yang telah dipilih. Gambar 11.Isometric cold storage; Gambar 12.Cold Storage Tampak atas Gambar 13.Cold Storage Tampak depan Gambar 14.Desain Penempatan Komponen Cold Storage Tampak Atas, Depan, Samping dan Isometric (mm) 4. KESIMPULAN Penelitian ini menghasilkan desain cold storage beserta komponen-komponennya.

Berdasarkan hasil perhitungan siklus refrigerasi kompresi uap yang ada pada komponen cold storage di Kampus C UISI, diketahui laju aliran massa refrigeran sebesar 0,3866 kg/s , daya kompresor sebesar 17,7413 Hp, dan COP sebesar 3,13. Perencanaan cold strorage yang digunakan untuk mendinginkan sayuran dengan kapasitas 259,68 kg sayur memerlukan satu unit kompresor, satu evaporator dan kondensor dengan 2 fan jadi satu, beserta katup ekspansi. Sistem pendingin yang digunakan, antara lain: kompresor semi hermetik model D8SH-500X merk EMERSON Copeland, kondensor model XMK-200-4 merk ZHIGAO, evaporator model LDD61.6/350 merk CRYO, dan katup ekspansi otomatis JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO.

2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 156 d. Isometric dari evaporator, kondensor dan evaporator ? Tipe refrigeran = R134a Tabel 7 merupakan spesifikasi jenis katup ekspansi tipe O series valves merk SPORLAN. Tabel 7 Spesifikasi katup ekspansi [16] Keterangan Spesifikasi No. Stock SP0620 No. Produk OJE-16-JC Kapasitas pendingin 56,3 kW Pengaplikasian Med Temp (+10 to -25oC) Desain Cold Storage Perencanaan

penempatan komponen cold storage dilakukan untuk mengetahui posisi yang tepat sesuai dimensi komponen yang diperoleh. Gambar 11 merupakan desain penempatan komponen cold storage sesuai spesifikasi komponen yang telah dipilih. Gambar 11. Isometric cold storage; Gambar 12. Cold Storage Tampak atas Gambar 13. Cold Storage Tampak depan Gambar 14. Desain Penempatan Komponen Cold Storage Tampak Atas, Depan, Samping dan Isometric (mm) 4. KESIMPULAN Penelitian ini menghasilkan desain cold storage beserta komponen-komponennya.

Berdasarkan hasil perhitungan siklus refrigerasi kompresi uap yang ada pada komponen cold storage di Kampus C UISI, diketahui laju aliran massa refrigeran sebesar 0,3866 kg/s, daya kompresor sebesar 17,7413 Hp, dan COP sebesar 3,13. Perencanaan cold storage yang digunakan untuk mendinginkan sayuran dengan kapasitas 259,68 kg sayur memerlukan satu unit kompresor, satu evaporator dan kondensor dengan 2 fan jadi satu, beserta katup ekspansi. Sistem pendingin yang digunakan, antara lain: kompresor semi hermetik model D8SH-500X merk EMERSON Copeland, kondensor model XMK-200-4 merk ZHIGAO, evaporator model LDD61.6/350 merk CRYO, dan katup ekspansi otomatis JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO.

2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 156 d. Isometric dari evaporator, kondensor dan evaporator ? Tipe refrigeran = R134a Tabel 7 merupakan spesifikasi jenis katup ekspansi tipe O series valves merk SPORLAN. Tabel 7 Spesifikasi katup ekspansi [16] Keterangan Spesifikasi No. Stock SP0620 No. Produk OJE-16-JC Kapasitas pendingin 56,3 kW Pengaplikasian Med Temp (+10 to -25°C) Desain Cold Storage Perencanaan penempatan komponen cold storage dilakukan untuk mengetahui posisi yang tepat sesuai dimensi komponen yang diperoleh. Gambar 11 merupakan desain penempatan komponen cold storage sesuai spesifikasi komponen yang telah dipilih. Gambar 11. Isometric cold storage; Gambar 12. Cold Storage Tampak atas Gambar 13. Cold Storage Tampak depan Gambar 14. Desain Penempatan Komponen Cold Storage Tampak Atas, Depan, Samping dan Isometric (mm) 4. KESIMPULAN Penelitian ini menghasilkan desain cold storage beserta komponen-komponennya.

Berdasarkan hasil perhitungan siklus refrigerasi kompresi uap yang ada pada komponen cold storage di Kampus C UISI, diketahui laju aliran massa refrigeran sebesar 0,3866 kg/s, daya kompresor sebesar 17,7413 Hp, dan COP sebesar 3,13. Perencanaan cold storage yang digunakan untuk mendinginkan sayuran dengan kapasitas 259,68 kg sayur memerlukan satu unit kompresor, satu evaporator dan kondensor dengan 2 fan jadi satu, beserta katup ekspansi. Sistem pendingin yang digunakan, antara lain: kompresor semi hermetik model D8SH-500X merk EMERSON Copeland, kondensor model XMK-200-4 merk ZHIGAO, evaporator model LDD61.6/350 merk CRYO, dan katup ekspansi otomatis JURNAL INOVTEK POLBENG, VOL. 8, NO.

2 NOVEMBER 2018 ISSN 2088-6225 E-ISSN 2580-2798 157 termostatik merk SPORLAN tipe O series valve, dengan nomor produk OJE-16-JC. UCAPAN TERIMA KASIH Jurnal ini merupakan hasil penelitian yang dibiayai oleh Direktorat Riset dan Pengabdian Masyarakat, Direktorat Jenderal Penguanan Riset dan Pengembangan Kementerian Riset, Teknologi, dan Pendidikan Tinggi sesuai dengan Kontrak Penelitian Tahun Anggaran 2018 dengan Nomor: 17/KP.DIKTI-01/01- 01/02.18 pada tanggal 26 Februari 2018 Skema Penelitian Dosen Pemula yang berjudul "Analisis Kebutuhan Beban Pendinginan dan Simulasi Distribusi Temperatur dalam Perencanaan Cold Storage Container untuk Penyimpanan Sayur dan Buah".

Penulis juga mengucapkan terima kasih kepada Lembaga Penelitian dan Pengabdian Masyarakat Universitas Internasional Semen Indonesia (LPPM UISI) atas kerjasama dan bantuannya. DAFTAR PUSTAKA [1] Stoecker, W.F., dan Jones, J.W., 1982, "Refrigrasi dan pengkondisian udara", Erlangga, Jakarta. [2] ASHRAE Handbook Refrigeration, 2009, Chapter 30 Thermophysical Properties of Refrigerant. [3] Irawan, Ferry, Azharudin, Sutrisno, 2015, Analisis Perbandingan Kinerja Menggunakan Refrigeran R134a dan Refrigeran R404 Pada Mesin Bar Ice Cream Manual Maker, Teknik Pendingin dan Tata Udara, Politeknik Sekayu, Sekayu. [4] Elektronika S.A.,

2016, [Online]. Available : <https://www.elektronika-sa.com.pl/tcmodel.php?line=SCPSC-S- 2006&model=D8SH-500%20X>. [Accessed 24 Juli 2018]. [5] Samosir, Osmond, Donny, 2011, Kajian Eksperimental Kondensor untuk Mesin Pendingin Siklus Adsorpsi Tenaga Surya, Departemen Teknik Mesin, Fakultas Teknik, Universitas Sumatera Utara, Medan. [6] Guangzhou Zhigao Refrigeration Equipment, 2014, [Online]. Available : http://www.zhigaoooler.com/Fin-Type-Air-Cooled-Condenser-FNF-60-210-For-Refrigeration_p51.html. [Accessed 30 Juli 2018].

[7] Nofrizal, 2008, Perancangan Thermal dan Elektrikal Solar Cold Storage untuk Kapal Nelayan Tradisional, Teknik Mesin, Fakultas Teknik Universitas Indonesia, Depok. [8] Cryo Systems, 2015, [Online]. Available : <https://www.cryo-systems.com/product/vertical-type-blast-freezing-air-cooler/>. [Accessed 11 Agustus 2018]. [9] Realcold, 2014, "realcold". [Online]. Available : www.realcold.co.nz/.../realcold_cat_2014-05-09_valves.pdf. [Accessed 20 Juli 2018].

INTERNET SOURCES:

1% - <http://ejournal.polbeng.ac.id/index.php/IP/article/download/341/281>

<1% - <https://journal.unismuh.ac.id/index.php/octopus/article/download/1804/pdf>

<1% - <https://ag.umass.edu/sites/agcenter/files/pdf-doc-ppt/MF1174.pdf>

<1% -
<https://www.slideshare.net/mohitjindal/principles-of-processing-and-preservation>

<1% -
<https://www.essaysauce.com/free-essays/engineering/exergy-analysis-vapour-compression.php>

<1% -
<https://andhiekasulis.wordpress.com/2017/01/02/laporan-ketik-teknologi-pengemasan/>

<1% -
<https://123dok.com/document/qogj757z-desain-sistem-pendingin-slurry-ice-pada-kapal-perikanan.html>

<1% - <https://repository.uisi.ac.id/231/3/10.%20BAB%20I%20PENDAHULUAN.pdf>

<1% - https://issuu.com/pustakapangan01/docs/fri_edisi_1_2021

<1% -
https://digilib.batan.go.id/e-prosiding/File%20Prosiding/Lingkungan/Penelit_Kegiatan_PTLR_06/Data_Artikel/Ratiko_196.pdf

<1% - <https://www.scribd.com/document/346634877/alim-pendingin-docx>

1% - <https://123dok.com/title/perencanaan-sistem-mekanikal-dan-elektrikal>

<1% - http://repository.ub.ac.id/142620/4/BAB_3_JILID.pdf

1% - <https://sondirtanah.com/2020/03/page/4/>

2% - <https://jurnal.ft.uns.ac.id/index.php/mechanika/article/download/133/127>

<1% - https://www.slideshare.net/rizaldi_satria/bahan-ajar-refrigerasi-dasar

<1% -
<https://text-id.123dok.com/document/1y984xvz-pengaruh-penggantian-refrigeran-r-12-menjadi-r-22-pada-performansi-mesin-pembeku.html>

<1% -
<https://123dok.com/document/yj79422y-air-cooler-dengan-mempergunakan-yang-didirikan-mesin-pendingin.html>

<1% - <https://id.scribd.com/doc/58883982/karya-tulis-2>

<1% -
<http://publikasiilmiah.umsu.ac.id/index.php/publikasi-ilmiah/article/viewFile/169/129>

<1% -
<https://hukum.jogjakota.go.id/asset/naskah/Perwal%20No%207%20Tahun%202018%20ttg%20Perubahan%20Kedua%20Atas%20Peraturan%20Walikota%20Yogyakarta%20Nomor%20121%20Tahun%202017%20ttg%20Penjabaran%20APBD%20TA%202018.pdf>