

Zeitschrift: Schweizer Ingenieur und Architekt
Herausgeber: Verlags-AG der akademischen technischen Vereine
Band: 101 (1983)
Heft: 14

Artikel: Eine Heizanlage mit elektrisch betriebener Wärmepumpe und Sonnenkollektoren
Autor: Weiersmüller, René
DOI: <https://doi.org/10.5169/seals-75110>

Nutzungsbedingungen

Die ETH-Bibliothek ist die Anbieterin der digitalisierten Zeitschriften auf E-Periodica. Sie besitzt keine Urheberrechte an den Zeitschriften und ist nicht verantwortlich für deren Inhalte. Die Rechte liegen in der Regel bei den Herausgebern beziehungsweise den externen Rechteinhabern. Das Veröffentlichen von Bildern in Print- und Online-Publikationen sowie auf Social Media-Kanälen oder Webseiten ist nur mit vorheriger Genehmigung der Rechteinhaber erlaubt. [Mehr erfahren](#)

Conditions d'utilisation

L'ETH Library est le fournisseur des revues numérisées. Elle ne détient aucun droit d'auteur sur les revues et n'est pas responsable de leur contenu. En règle générale, les droits sont détenus par les éditeurs ou les détenteurs de droits externes. La reproduction d'images dans des publications imprimées ou en ligne ainsi que sur des canaux de médias sociaux ou des sites web n'est autorisée qu'avec l'accord préalable des détenteurs des droits. [En savoir plus](#)

Terms of use

The ETH Library is the provider of the digitised journals. It does not own any copyrights to the journals and is not responsible for their content. The rights usually lie with the publishers or the external rights holders. Publishing images in print and online publications, as well as on social media channels or websites, is only permitted with the prior consent of the rights holders. [Find out more](#)

Download PDF: 08.01.2026

ETH-Bibliothek Zürich, E-Periodica, <https://www.e-periodica.ch>

Eine Heizanlage mit elektrisch betriebener Wärmepumpe und Sonnenkollektoren

Von René Weiersmüller, Schlieren

Auch bei heutigen Heizölpreisen dürfte beim Einfamilienhaus die konventionelle Ölheizung in Anschaffung und Betrieb immer noch am billigsten sein. Wenn sich ein Bauherr trotzdem (und wissentlich) für ein alternatives Heizsystem entscheidet, sollte er neben dem Anspruch von Exklusivität vor allem durch die Freude an der gut funktionierenden Anlage entschädigt werden. Das letzte ist aus verschiedensten Gründen oft nur mit grossem persönlichem Engagement des für den Anlagebau Verantwortlichen zu erreichen. Die Probleme sind dabei weniger mit dem Palavern über ökologische und soziologische Aspekte zu lösen, sondern mit Kenntnissen, die etwas über die Solar- und Heizungstechnik hinausgehen.

Im folgenden Beitrag werden einige Konzeptüberlegungen zu einer Wärmepumpenheizung beschrieben und es wird auf die gemachten Erfahrungen beim Bau und Betrieb der Anlage eingegangen. Im Anhang sind einige bisher wenig bekannte Zusammenhänge hergeleitet, die für die direkte Nutzung der Sonnenenergie von Wichtigkeit sind.

Monovalente Wärmebeschaffung mit Wärmepumpe

Bivalente Wärmeerzeugung kann in Einfamilienhäusern mit schon bestehender Heizanlage interessant sein. So kann mit einer *zusätzlichen*, z. B. elektrisch angetriebenen Wärmepumpe ein *unwirtschaftlicher Kessel* während des grössten Teils der Heizsaison abgestellt bleiben und nur noch für die *Spitzendeckung* benötigt werden.

Für den Neubau kommen bivalente Systeme nicht nur in der Anschaffung teurer. Die jährlich gleich zweifach auftretenden Unterhaltskosten (Wärmepumpenservice, Kaminfeger, amtliche Ölfeuerungskontrolle, Brennerservice, Tankkontrolle usw.) übersteigen *besonders im Einfamilienhaus* bald die jährlichen Energiekosten für die gesamte Anlage, abgesehen vom zusätzlichen Platzbedarf. Statt Geld für eine zweite konventionelle Heizanlage auszugeben, ist dieses wahrscheinlich besser in einem grosszügig ausgelegten, monovalenten Heizsystem angelegt.

Die monovalente Betriebsweise erschwert zumindest die Verwendung einer Luft/Wasser-Wärmepumpe, besonders dann, wenn der Bauherr auch an sehr kalten Tagen keine Einbussen in bezug auf die Raumlufttemperatur tolerieren wird. Gegen den Wärmeentzug aus der Luft spricht im noch zu beschreibenden Fall auch die ruhige Wohnlage (teure Schalldämmmassnahmen am Ventilator) sowie der Betrieb während der Hochtarifzeit, der zwar über einen Speicher in die Niedertarifzeit verlegt werden könnte, doch fallen dann die mit der dreifachen Leistung wesentlich zunehmenden Kosten- und Lärmprobleme mit der schlechteren Leistungsziffer bei den tieferen Außen-

temperaturen nachts zusammen und wirken sich nachteilig aus.

Im Normalfall, aber auch für den Betrieb in der Niedertarifzeit besser geeignet, dürfte im Neubau eine an einem genügend grossen Erdregister angegeschlossene Wasser/Wasser-Wärmepumpe sein: So gibt es aus Temperaturgründen keine verminderte Leistungs ziffer. Die Wärmeentzugstemperatur bleibt auch fast gleich, ob nun während Stunden oder während acht Stunden (dafür aber mit dreifacher Leistung) Wärme entzogen wird. Der Mehrpreis der stärkeren Wasser/Wasser-Wärmepumpe ist im Einfamilienhaus gering.

Wenig rentable direkte Sonnenenergienutzung

Von den Möglichkeiten der aktiven Sonnenenergienutzung wird die Trink- und Badewassererwärmung als die mit dem (noch) besten Kosten-/Nutzenverhältnis betrachtet. Dies mag wohl zutreffen, obschon gesagt werden muss, dass eine solare Trinkwassererwärmung im Mittelland zurzeit normalerweise unwirtschaftlich ist. Ähnliches gilt für die Badewassererwärmung: Rentabel wird die Anlage allenfalls unter günstigen Annahmen, wenn z. B. mit einer geradezu verschwenderischen Beheizung durch die Zentralheizung verglichen wird – die aber in der Praxis bei fehlender Sonnenheizung gar nicht eingeschaltet würde. Gebadet würde bei tieferer Temperatur oder gar nicht!

Indirekte Sonnenenergienutzung über ein Erdregister

Zur Vermeidung von Wachstumsrückständen in der darüberliegenden Hu-

musschicht ist ein Erdregister zweckmässigerweise durch Sonnenkollektoren zu unterstützen. Werden dafür verglaste Kollektoren verwendet, ist zusätzlich eine direkte Trinkwassererwärmung (zu gewissen Jahreszeiten) möglich: Bei schwacher Sonneneinstrahlung – die für die Trinkwassererwärmung nicht oder nur zum kleinen Teil ausreichen würde – wird die gewonne Wärme ins Erdregister geleitet.

Eine einfache Anlage ist zweckmässiger

Unter Beachtung eines minimalen Aufwandes für Leitungsführung, Nutzungsmöglichkeiten, Regelungen und Anzahl Pumpen (das Selbstbewusstsein des Anlageerbauers soll angeblich mit der Anzahl eingesetzter Pumpen zunehmen!) ist aus allen möglichen Kombinationen die recht einfache Schaltung nach Bild 1 für die Wärmebeschaffung gewählt worden.

Die Umwälzpumpe ist wegen der geringeren thermischen Belastung im Vorlauf der Wärmepumpe bzw. des Sonnenkollektors eingebaut. Da die Wärmepumpe sowieso nur nachts während der Heizsaison in Betrieb ist, der Sonnenkollektor jedoch eher tagsüber im Sommer Wärme produziert, ist eine *Mehrachverwendung* von Pumpe und gewissen Leitungsteilen ohne Beeinträchtigung des Betriebs der Anlage gegeben. Allerdings muss auch nur kurzzeitiges Auftreten von unzulässig hohen Temperaturen im Erdregister und der Wärmepumpe durch den vorangegangenen Betrieb der Sonnenkollektor-/Speicherkombination mit einer geeigneten Leitungsführung und Regelung verhindert werden. Dasselbe gilt auch für interne Leitungszirkulationen.

Unmöglich ist (nach Bild 1) der Wärmeentzug mit der Wärmepumpe direkt vom Sonnenkollektor. Dies stört allerdings nicht, würden doch selbst grossflächige Anordnungen von verglasten Kollektoren beim Wärmeentzug *in der Nacht* Temperaturdifferenzen von mehreren zehn Grad Celsius ergeben und somit einen vernünftigen Wärmepumpenbetrieb verunmöglichen! Am Tag wäre ein Wärmeentzug bei grosser Sonneneinstrahlung zwar möglich, wegen den Stromkosten (Hochtarif) aber unerwünscht sowie den möglicherweise zu hoch werdenden Verdampfertemperaturen an der Wärmepumpe sehr risikant. Wärme von den Sonnenkollektoren kann also mit der Wärmepumpe nur über das Erdregister genutzt werden, was unter Berücksichtigung der nicht gegebenen Gleichzeitigkeit ver-

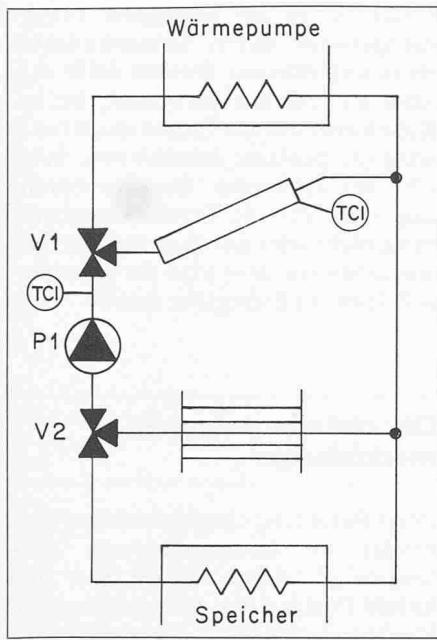


Bild 1. Wärmebeschaffungskreislauf

schiedener Angebots-/Nachfragezeiten durchaus sinnvoll sein dürfte. Übrigens kann der Wärmebeschaffungskreislauf mit einem zusätzlichen Dreiwegventil und einer einfachen Regelung ohne grossen Aufwand (wie im «Baukastensystem») mit einer Abwasserwärmee-

rückgewinnung oder ähnlichem erweitert werden!

Die mit dem Erdregister verbundene Wärmepumpe kann auch am Tag in Betrieb genommen werden. Die sich bei grosser Sonneneinstrahlung ergebende Übertemperatur auf dem dann ungekühlten Kollektor ist problemlos, da die Anlage hinsichtlich Leerlauftemperaturen eigensicher ist.

Die Ein-/Aus- bzw. Auf-/Zuregelung ist sehr einfach ausgeführt (Bild 2 mit dem vollständigen Schaltschema). Die Dreiwegventile V1 und V2 sind so geschaltet, dass in stromlosem Zustand Wärmepumpe und Erdregister miteinander verbunden sind. Bei Wärmepumpenbetrieb muss deshalb nur die Umwälzpumpe P1 auf Drehzahl II und die Wärmepumpe eingeschaltet werden – der Sonnenkollektorkreislauf und der Zufluss zum Wärmetauscher im Speicher ist dann wie erwähnt gesperrt.

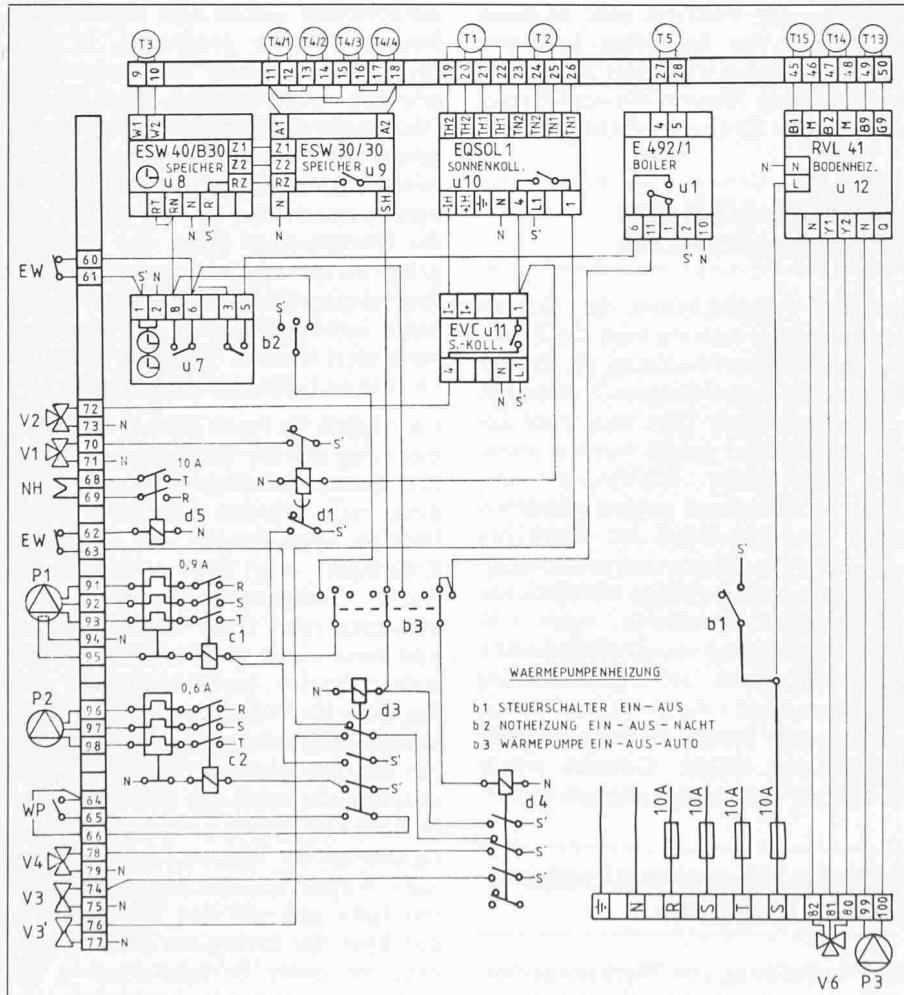
Der Regelkreis mit dem Sonnenkollektor ist lediglich mit einem Differenzregler bestückt. Diese Anordnung ist zusammen mit dem «Speicherfühler» auf der Druckseite der Pumpe gegenüber der regeltechnisch einwandfreien Lösung mit zwei Differenzreglern und

den Speicherfühler an Speicher und Erdregister bedeutend billiger, ohne irgendwelche Nachteile in der Praxis.

Die Umschaltung Speicher/Erdregister erfolgt durch einen am Sonnenkollektorfühler angekoppelten Festwertschalter, der beim Überschreiten der vorgegebenen Temperatur (z. Zt. etwa 28 °C) den Kreislauf vom Erdregister auf den Wärmeaustauscher im Speicher umschaltet. Der Temperaturfühler auf dem Sonnenkollektor ist zwischen zwei Rohren auf dem Kollektorblech des obersten Kollektors angebracht. Mit dieser unüblichen Anordnung ist die Regelung der Anlage – ergänzt durch den Timer im Regler, an dem sich eine minimale Pumpeneinschaltzeit einstellen lässt – *ausserordentlich träge*, ohne jedoch ein auch nur kurzzeitiges Verkehrtlaufen der Anlage (Wärmeabgabe vom Kollektor an die Umgebung) zuzulassen. Dies daher, weil die Temperaturdifferenz zwischen Kollektorvor- und -rücklauf selbst bei hohen Durchflussmengen sowie geringer Sonneneinstrahlung über einer genügend grossen und von der Regler- und Fühlerpräzision her beherrschbaren Einschaltdifferenz bleibt. Noch interessanter ist aber, dass mit dieser Anordnung der Umschaltpunkt auf den Speicher von der Kollektvorlauftemperatur (entspricht etwa der Erdregistertemperatur) und von der Intensität der Sonneneinstrahlung abhängig wird (siehe Kasten).

Im Frühling ist die Temperatur des auf das Erdregister geschalteten Kollektors eher tief. Auf die direkte Speichernutzung wird daher erst bei hoher Einstrahlungsdichte umgeschaltet. Umgekehrt wird der Speicher im Herbst schon bei geringer Sonneneinstrahlung eingeschaltet. Durch Einstellen der Höhe des Umschaltwertes zusammen mit der Durchflussmenge (z. Zt. 0,85 m³/h bei Drehzahl I) ist die Temperatur beeinflussbar, die bis zum Herbst im Erdregister gewünscht wird. Beachtet werden muss lediglich, dass die *Einschaltdifferenz am Differenzregler* nicht zu hoch gewählt wird, ansonst die Umwälzpumpe erst in Betrieb kommt, wenn das Umschaltventil schon auf die direkte Speichernutzung umgeschaltet hat. Eine nachträgliche Schaltung auf das Erdregister ist wegen der für das Erdregister zu heissen Wärmeträgerflüssigkeit in den Leitungen unerwünscht und wird auch durch den Temperaturfühler bei der Umwälzpumpe automatisch unterdrückt. Umgekehrt ist am Wintermorgen nach Betrieb der Wärmepumpe die Temperatur an diesem Fühler tief, und die Umwälzpumpe wird schon bei schwacher Sonneneinstrahlung für die Regeneration des Erdregisters eingeschaltet.

Bild 2. Elektrisches Schaltschema



Wärmebereitstellungskreislauf und Speicherung

Ein Speicher auf der Sekundärseite einer Wärmepumpe ist im Normalfall immer mit zusätzlichen Speicherverlusten und einer je nach Temperaturunterschied zwischen Speicher und Verbraucher vermindernden Leistungszahl verbunden. Damit die den Verschleiss fördernde Zahl von Einschaltungen möglichst klein gehalten werden kann, ist beim Betrieb einer Wärmepumpe oft ein Speicher erforderlich. Speicherungsmöglichkeiten werden zudem auch für die Trinkwassererwärmung sowie für die Stapelung der Wärme von den Sonnenkollektoren benötigt. Im vorliegenden Fall muss noch ein *Nachtlaufladespeicher* für den Heizbetrieb vorgesehen werden.

Gemäss Literaturangaben sind das Einhalten einer ausgeprägten Temperaturschichtung sowie die Entnahme und die Speicherung auf möglichst den vom Erzeuger gelieferten bzw. vom Verbraucher benötigten Temperatur das A und O der Speicherphilosophie. Konsequent ist dies in der Praxis allerdings nur mit grösstem Aufwand und ferne von Wirtschaftlichkeitsüberlegungen realisierbar; zudem kann der Anlagenbauer schon bei der ersten Inbetriebnahme böse Überraschungen erleben. Der «Eintopfspeicher» nach Bild 3 ist zwar von der Schichtung her gesehen nicht als optimal einzustufen; unter Berücksichtigung aller relevanter Faktoren sowie den oben aufgeführten Überlegungen aber auch nicht sehr weit daneben!

Speicheraufladung mit Wärmepumpe

Der 6,5-m³-Speicher ist mit einem 500-l-Einschubboiler sowie einem 4-kW-Heizstab für Notfälle ausgerüstet. An der gegenüber dem Bild um 180° versetzten Anzapfung im oberen Speicher-teil ist über ein Regelventil die *Bodenheizung* angeschlossen. Der Rücklauf von der Bodenheizung wird speicher-seitig vor dem unteren Dreiegventil in den Speicher zurückgeleitet. Der oberhalb der Anzapfung liegende Speicher-teil wird auf mindestens 42 °C gehalten und wenn nötig mit der Wärmepumpe während des nächtlichen Aufladezy-klus des unteren Speicherteils zwischen-durch aufgeladen. Die Boilerregelung ist einfach: Ein Thermostat schaltet über eine Schaltuhr die Wärmepumpe und die Ventile entsprechend der einge-zeichneten Flussrichtung ein bzw. bei Heizbetrieb die Ventile mit Priorität um.

Der untere Teil des Speichers (Heizspeicherteil) wird je nach Aussentemperatur und mittlerer Restwärme im Speicher (vier Temperaturfühler) nachts aufgeladen. Der Ladebeginn wird dabei entsprechend der Aussen-temperatur und damit dem zu erwartenden Wärmebedarf von 6.00 Uhr an vorverlegt, d. h. die Wärmepumpe läuft in der Übergangszeit z. B. von 4.00 Uhr bis 6.00 Uhr, im kalten Winter von 23.00 Uhr bis 6.00 Uhr. Im Tag erfolgt also lediglich *ein einziger* (verschleissfördernder) Anlauf; während der Periode mit Boileraufladepriorität (etwa von 4.00-5.00 Uhr) werden mit laufender Wärmepumpe nur die Ventile umgeschaltet. Die geringe Anzahl Anläufe dürften auch der Grund sein, weshalb das zuständige Elektrizitätswerk den Anlaufbetrieb ohne Sanftanlasser (Kosten etwa Fr. 1000.-) auf Zusehen hin-toleriert.

Nicht eingezeichnet ist in Bild 3 die Schwimmbadheizung über einen äußerst wirksamen Plattenwärmeaustauscher. Diese kann ebenfalls wie eine Cheminéehitzung problemlos (je ein Dreiwegventil mit Regelung bzw. Handschalter wird zusätzlich benötigt) in die Anlage integriert werden.

Speicheraufladung durch Sonnenenergie

Der Rippenrohr-Wärmeaustauscher zur direkten Speicheraufladung über die Sonnenkollektoren ist aus rostfreiem Stahl und hat eine Austauschfläche von 8 m^2 . Damit die sekundärseitige Wasserzirkulation etwas grösser ist, wurde der Wärmeaustauscher nicht im untersten Teil des Speichers angebracht. So kann der Speicher weder absichtlich noch unabsichtlich über den Sonnenkollektor entladen werden.

Die Austauscherfläche von 8 m^2 mag hoch erscheinen. Bei einem gemessenen k -Wert von etwa $60\text{ W/m}^2\text{K}$ und einer vergleichsweise «mikrigen» Wärmeabgabe von 4000 W (entspricht je nach Speicher- und Außentemperatur etwa einer Sonneneinstrahlung von $300\text{--}600\text{ W/m}^2$ auf 28 m^2 Kollektorfläche, siehe auch Anhang) ergibt sich am Wärmeaustauscher schon ein *mittlerer* Temperaturunterschied von 8 K .

Der schlechte Wärmeübergang am Austauscher und die dadurch bedingte hohe Kollektortemperatur ist u. a. auf das sekundärseitig praktisch stehende Wasser zurückzuführen. Die Wärmeübergabe an den Speicher könnte mit einem externen Plattenwärmespeicher verbessert werden. Im Rahmen dieser Untersuchung ist diese Anwendung ins-

Temperaturdifferenzen auf der Kollektoran- oberfläche

Je nach Wärmegewinn des Sonnenkollektors stellt sich wegen dem Wärmewiderstand des Kollektorbleches eine Temperaturdifferenz zwischen den gylkoführenden Rohren und dem dazwischenliegenden Blech ein. Die maximale Temperaturdifferenz ΔT_{max} ist dabei

$$\Delta T_{max} \equiv \frac{G' \cdot a^2}{\lambda \cdot d} \text{ [K]}$$

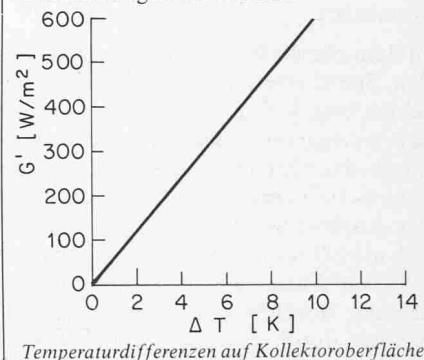
G' : Wärmegewinn des Kollektors
[W/m²]

a: Rohrabstand [m]

λ : Wärmeleitzahl des Kollektormaterials [W/mK]

d: Blechstärke des Kollektors [m]

Für den als Spezialausführung verlangten einfach verglasten Kupferkollektor ($\lambda_{cu} = 370 \text{ W/mK}$, Blechdicke $d = 0.4 \text{ mm}$, Rohrabstand $a = 140 \text{ mm}$) kann die maximale Temperaturdifferenz in Funktion des Einstrahlungsgewinnes gemäss Bild abgelesen werden.

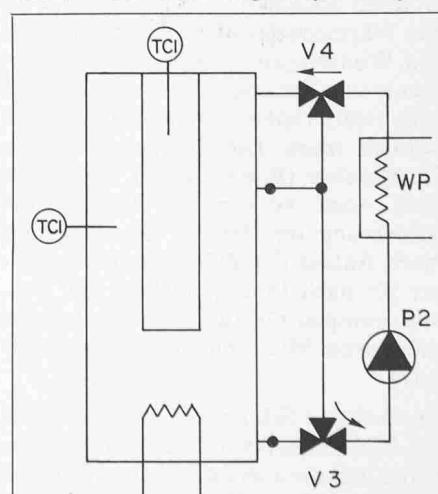


besondere hinsichtlich Temperaturschichtung im Speicher zu wenig intensiv studiert worden.

Temperaturschichtungen im Speicher bei Wärmepumpenbetrieb

Zu Messzwecken ist die ganze Anlage mit einer Vielzahl von Temperaturfüh-

Bild 3 Wärmebereitstellung und Speicherung



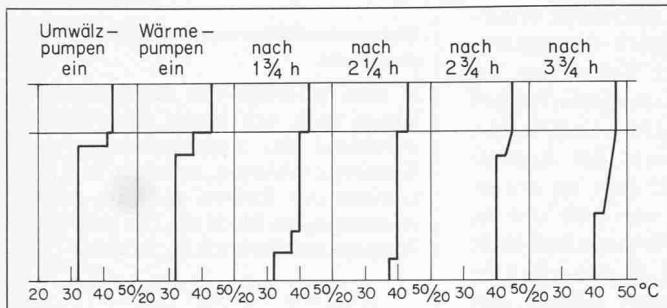


Bild 4. Temperaturprofile

lern ausgerüstet worden, wovon neun am Speicher. Die verwendeten *Mehrkanalpunktschreiber* sind zur Vermeidung eines übermässigen Papieranfalls über einen Timer lediglich im Verhältnis 3:1 (9,6' Pause 3,2' Betrieb) eingeschaltet. Die seit der Inbetriebnahme der Anlage im Herbst 1980 aufgezeichneten Temperaturen erlauben interessante, aber keinesfalls abgeschlossene Erkenntnisse.

In dem oberhalb der Anzapfung liegenden Speicherteil ist eine Temperaturschichtung lediglich über den *Betrieb der Wärmepumpe* möglich. Dazu wird durch die oberste Einspeisung das um etwa 6–10 °C erwärmte Heizwasser von der Anzapfung eingespien – anfänglich allerdings mit dem möglicherweise kälteren Wasser aus dem unteren Speicherteil durchmischt. Wahrscheinlich bedingt durch die «dämpfende» Wärmeübertragung auf das Boilerwasser und der Durchmischung mit den rund 300 l Wasser oberhalb der obersten Einspeisung («Totvolumen» durch plombierten Deckel), ist die Schichtung im doch nur 0,6 m hohen, genutzten Trinkwasserwärmungsteil oft etwas verwischt, was sich aber nicht nachteilig auswirkt.

Im oberen Speicherteil sind höhere Temperaturen als die mit dem Thermostaten geregelten 42–45 °C bei Wärmepumpenbetrieb und direkter Sonnenenergieeinspeisung nur über eine entsprechende Temperaturerhöhung im unteren Speicherteil möglich. Dies ist bei Wärmepumpenbetrieb an sehr kalten Wintertagen dann wahrscheinlich, wenn der Speicher in der Nacht auf eine relativ hohe Temperatur gebracht werden muss. Die Temperaturprofile im Speicher (Bild 4) zeigen, dass dann eine noch vorhandene Temperaturschichtung im Heizteil des Speichers nach Anlauf der Wärmepumpe (schaltet 10' nach Inbetriebnahme der Umwälzpumpen ein) zuerst zerstört bzw. in eine neue Mischschicht umgewandelt wird.

Die kälteste Schicht im Speicher stellt ein Mischmasch von Rücklauftemperaturen dar, die sich im Verlauf des Tages ergeben haben. Damit die für kalte

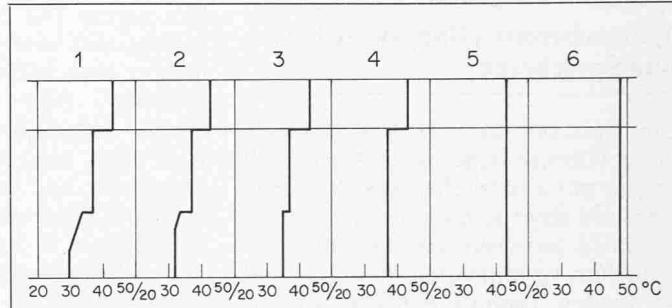


Bild 5. Temperaturprofile

Tage notwendigen Vorlauftemperaturen in den ersten Stunden nach Anlauf der Wärmepumpe nicht unterschritten werden, muss die Temperaturdifferenz auf der Heizwasserseite der Wärmepumpe mindestens der Temperaturdifferenz zwischen Vor- und Rücklauf entsprechen (im Minimum etwa 6 °C, weil mit Aufnahme des Wärmepumpenbetriebs die Speicherheizung zu einer *Direktheizung* wird; die Speicherlaufdung erfolgt eigentlich nur über den Wärmeüberschuss). Der Zusammenbruch der Vorlauftemperatur in den ersten zehn Minuten vor Anlauf der Wärmepumpe könnte zwar durch mehrere Massnahmen verhindert werden – da dieser Unterbruch aber nie störend in Erscheinung getreten ist, lohnt sich selbst der geringste Aufwand kaum.

weitgehende Überführung der Sonnenwärme in den Speicher – genauer in den *kältesten* Speicherteil – gegeben. Die maximale und erst noch temperatur-optimale Wärmeüberführung ist fast nur bei fiktiven Verhältnissen möglich, und wenn die Regeleinrichtungen Fähigkeiten eines Hellsehers bezüglich *künftiger* Speichertemperatur und Strahlungsangebot aufweisen. Gerade aber die einfache Sonneneinstrahlungsregel für das Mittelland «Sommer viel – Winter wenig» lässt erwarten, dass der Speicher im Sommer sowieso immer auf der Solltemperatur für die Trinkwassererwärmung ist. Diese Überlegungen werden bei dieser Anlage durch fehlende Wärmepumpenbetriebsstunden im Sommer (und wenige Betriebsstunden der Kollektor-/Speicherkombination im Winter) bestätigt!

Noch deutlicher kann die Richtigkeit der Prioritätsverteilung «Wärmemenge vor Temperatur» während der Heizsaison beobachtet werden. Geringe Wärmegewinne von den Kollektoren werden wie erwähnt ins Erdregister transportiert – nicht im Sinne einer Speicherung, sondern um zu erreichen, dass die Erdreichtemperatur möglichst nicht in die Nähe des Gefrierpunktes kommt. Erst bei Einstrahlungsintensitäten oberhalb 300–600 W/m² (bei tiefer Erdregistertemperatur eher die höhere Zahl) schaltet der Kreislauf wie erwähnt auf die *direkte Speichernutzung* um; im Winter also auch bei schönem Wetter nicht vor 9.00 Uhr.

Am wirkungsvollsten ist die Wärmeübergabe auf möglichst tiefem Temperaturniveau, d. h. auf der Temperatur des Heizungsrücklaufs. Als nicht optimal ist dabei die *direkte Rücklauferwärmung* der Bodenheizung zu bezeichnen, weil nämlich die passive Wärmenutzung an sonnigen Tagen eine aktive Beheizung erübrigt und somit gar kein Rücklauf aufzuwärmen ist! Das Dreiegventil zur Einstellung der Vorlauftemperatur schliesst in solchen Fällen selbst im kalten Winter ganz, dies übrigens deshalb, weil in dem Leichtbau mit der trügen Bodenheizung beste Erfahrungen mit einem schwarz lackierten Aussentemperaturfühler auf der

Südwestseite gemacht wurden. Anstelle der so nicht funktionierenden, direkten Rücklauferwärmung ist aber die indirekte über den Speicher gegeben: Mit Abschluss des Wärmepumpenbetriebs beginnen die Anreicherungen an Rücklaufwasser im unteren Speicherteil, d. h. die geforderte Wärmeübergabe auf tiefstem Temperaturniveau ist wenigstens teilweise möglich.

Die aufgeführten Überlegungen zu den verschiedenen Speicherstrategien in Zusammenhang mit Sonnenenergie erinnern allerdings etwas an Sandkastenübungen, denn meist hat es *entweder nichts oder dann soviel*, dass die Schichtung im Speicher nur nebensächlich ist. So ist an sehr sonnigen Tagen jedoch ein speicherseitiger Temperaturanstieg von bis zu 15 °C/Tag möglich; die Rücklauftemperatur kann dabei bis etwa 80 °C ansteigen!

Eine problemlose Bodenheizung

Solar- und Wärmepumpenheizungen sind auf eine möglichst tiefe Vorlauftemperatur angewiesen. Die Bodenheizung kann diesbezüglich doch noch etwas mehr bieten, obschon sie auch einige meist weniger relevante Nachteile aufweist. In diesem Fall sind die Rohrlängen und Verlegungsabstände nicht speziell berechnet worden; verlegt wurden soviel Rohre, wie mit vertretbarem Aufwand maximal untergebracht werden konnten. Interessanterweise ergaben sich für die einzelnen Stränge mit der üblichen Voreinstellung sowohl recht ausgeglichene Raumtemperaturen als auch *gleichmässige Rücklauftemperaturen*. Das letzte ist besonders wichtig, weil ein Strang mit einer zu hohen Rücklauftemperatur – im ungünstigsten Fall zusammen mit einer grossen Durchflussmenge – die Speicherkapazität stark einengen kann, was mit Anheben der Speicherladetemperatur kompensiert werden muss. Leider konnten die Rücklauftemperaturen an den schlecht wärmeleitenden Kunststoffrohren der einzelnen Stränge selbst mit einer hochwertigen Kombination Digitalthermometer/Oberflächenfühler (Firma Quartz AG) nicht direkt gemessen werden. Durch Abstellen einzelner Stränge und Beobachten der soweit registrierten gemeinsamen Rücklauftemperaturen unmittelbar vor dem Mischventil wurde wenigstens sichergestellt, dass einzelne grobe Abweichungen nicht vorlagen.

Damit die Temperaturdifferenz zwischen Vor- und Rücklauf gross gehalten werden kann, ist auch der besonders bei Bodenheizungen üblicherweise anzu-

treffende Bypass am Vorlaufmischer ganz geschlossen worden! Interessant ist in dieser Hinsicht auch die Umwälzpumpe mit drei von Hand einstellbaren Drehzahlen: Mit kleinerer Drehzahl (geringere Fördermenge und kleinerer Förderdruck) sinkt zwar die Rücklauftemperatur. Gleichzeitig muss aber die Vorlauftemperatur erhöht werden. Da dann auch die Speichertemperatur entsprechend angehoben werden muss (was mit zusätzlichen Erzeuger- und Speicherverlusten verbunden ist), ist der Absenkung der Rücklauftemperatur durch Verringerung der Fördermenge eine gewisse Grenze gesetzt. Die optimale Fördermenge ist somit in erster Linie abhängig vom Speichervolumen – eine entsprechende Arbeit über diese Zusammenhänge sowie über die Temperaturschichtung im Speicher ist für einen späteren Zeitpunkt vorgesehen.

Bei minus 10 °C Aussentemperatur und 21–22 °C Raumlufttemperatur konnte eine Vorlauftemperatur von 39 °C (Rücklauftemperatur etwa 32 °C) eingehalten werden. Wäre die ganze Wohnung nicht mit relativ dicken Spannteppichen und teilweise noch zusätzlich mit Perserteppichen ausgelegt, könnte die Vorlauftemperatur tiefer angesetzt werden. Ähnliches gilt auch für die Unterlagsbodenisolierung, die aus Platzgründen (vorfabriziertes Haus) nicht dicker als 6 cm gewählt werden konnte. Ein nicht gerade extrem kalter Keller ist aber manchmal auch angenehm!

In diesem Zusammenhang ist übrigens festgestellt worden, dass wegen der gut geheizten Küche die übrige Wohnung (besonders nach dem Mittagessen) als zu kühl empfunden wurde. Abhilfe schaffen durch generelles Erhöhen der Vorlauftemperatur wäre aber falsch, da die *Temperaturdifferenz* Küche/übrige Räume immer noch gleich bleibt. Richtig ist, wenn die Durchflussmenge der Bodenheizung für den Küchenstrang tiefer eingestellt wird. Dazu ist der abnehmbare Kunststoffgriff (siehe Bild 6) neu so zu befestigen, dass die Arretierung am Griff entsprechend dem gewünschten maximalen Öffnungswinkel an der Nocke des Ventilkörpers ansteht.

Aufwendige Materialwahl

Grosse Bedeutung wurde der Materialwahl zugemessen. In der Praxis werden z.T. Anlagen angetroffen, wo ohne die geringsten Hemmungen von Aluminium über Grauguss sowie verzinktes Eisen bis zum Kupfer alles, was die Installationsbranche zu bieten hat, im gleichen Kreislauf eingebaut wird. So-

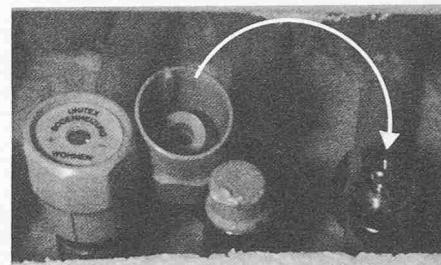


Bild 6. Begrenzung der Durchflussmenge einzelner Stränge

wohl wasserlösliche Wärmeübertragungsflüssigkeiten als auch Frostschutzlösungen mit Inhibitoren vermögen die Korrosion durch Elementbildung auf die Dauer kaum wirksam zu verhindern – mit Sauerstoffeintrag an den verschiedenen Stopfbüchsen muss auch bei unter Überdruck stehender Anlage immer gerechnet werden. Auf der Sekundärseite der Wärmepumpe ist daher kein Kupfer, auf der Primärseite nur rostfreier Stahl, Kupfer, Messing, Bronze oder Kunststoffe eingesetzt worden. Besonderen Suchaufwand erforderten außer der geeigneten Umwälzpumpe die *Umschaltventile*. Diese mussten aus dem passenden Material sein, einen kleinen Druckverlust aufweisen, schnelle Umschaltzeiten gewährleisten sowie im geschlossenen Zustand dicht sein. Das Suchen hat sich aber gelohnt: Für Fr. 254.– ist ein Messingventil mit Motorantrieb und Federrücklauf erhältlich, das als 1½"-Ausführung einen *kv*-Wert von 18 hat.

Eine Wärmepumpe ohne Kondensator (Sekundärseite) in Kupfer zu finden ist auch nicht einfach. Die letztlich eingesetzte Ausführung eines bedeutenden Schweizer Herstellers hat einen Monelwärmeaustauscher (Aufpreis etwa Fr. 500.–). Leider hat sich trotz entsprechender Beteuerungen gezeigt, dass einige Teile auf der Verdampferseite (Primärseite) aus verzinktem Eisen sind; die absolute Materialtreue auf Seite der Wärmebeschaffung konnte also nicht eingehalten werden!

Heizleistung der Wärmepumpe

Für das Gebäude wurde nach einem gegenüber der Norm SIA 380 etwas modifizierten Verfahren ein Wärmeleistungsbedarf von 7,8 kW (inkl. Trinkwassererwärmung) bei -11 °C Aussentemperatur berechnet. Für den vorgesehenen Nachtbetrieb sind aber nicht die Auslegungsverhältnisse massgebend; in solchen (seltenen) Fällen könnte die Wärmepumpe *schon am Nachmittag* in Betrieb genommen werden. Eine realistische Leistungsauslegung ist z. B. die Forderung, die Wärmepumpe im Januar mit durchschnittlich acht Stunden

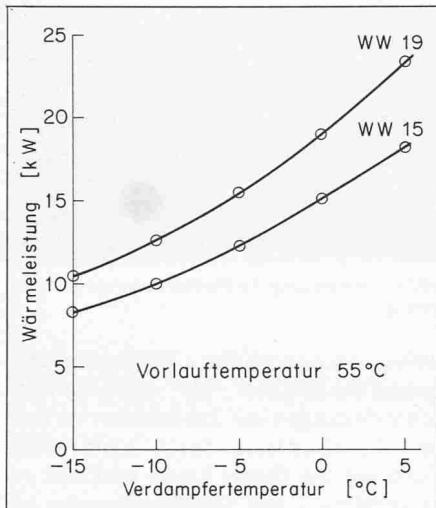


Bild 7. Wärmeleistung zweier Wärmepumpen

Laufzeit im Niedertarifbereich auskommen zu lassen. Bei einer mittleren Außentemperatur von null Grad Celsius wird der Wärmeleistungsbedarf an sonnenlosen Tagen unter Berücksichtigung der inneren Abwärmen sowie der in der Praxis eher tieferen Werte als nach Berechnung etwa 4,7 kW (inkl. Trinkwassererwärmung und Speicherverluste) sein. Bezogen auf den Achtstundenbetrieb sind dies 14,1 kW.

Nach Bild 7 ist die Leistung der Wärmepumpe in erster Linie von der Verdampfertemperatur abhängig. Diese stellt sich je nach Temperatur des Verdampferrücklaufs (abhängig von der Umwälzmenge und des Erdregistersrücklaufs) sowie der Temperaturdifferenz am Verdampfer selbst ein. Es ist bei der Grösse des Erdregisters (etwa 420 m²) nicht zu erwarten, dass der Rücklauf des Erdregisters bis auf null Grad fallen wird. Bei grossen Umwälzmengen (mehr als 2 m³/h) und den Firmenangaben hinsichtlich der Temperaturdifferenzen am Verdampfer sollte eine Verdampfertemperatur von etwa -6 °C nicht unterschritten werden. Trotz der knappen Leistung in diesem Bereich (Bild 7) wurde der Typ WW 15 gewählt: Da beide Wärmepumpen mit *identischen Verdampfern und Kondensatoren* ausgerüstet sind, muss die Leistungsziffer der WW 19 wegen der sich grösser einstellenden Temperaturdifferenzen aus der Wärmeübertragung an Verdampfer und Kondensator bei gleichen (möglichst grossen) Durchflussmengen kleiner ausfallen. Diese kann mit vernünftigem Aufwand auf der Pumpenseite beim Kondensator auf etwa 2 m³/h gesteigert werden, was dann bei voller Leistung einer Temperaturerhöhung des durchfliessenden Heizwassers um bis zu 10 °C (WW 15) bzw. bis zu 12 °C (WW 19) ergeben kann. Je höher diese Temperaturdifferenz ausfällt, um so weniger hohe Heiz-

wärmestemperaturen können mit der Wärmepumpe erreicht werden: Hat z. B. der Heizwasserzulauf aus dem Speicher zur Wärmepumpe eine Temperatur von 43 °C (auch im Sommer beim Aufladen des Boilerteiles durchaus realistisch), stellt sich zusammen mit der Erwärmung um 12 °C und der in diesem Leistungsbereich mindestens 6 °C betragenden Temperaturerhöhung am Kondensator eine Verdampfertemperatur über 60 °C ein, was ein *sofortiges Abschalten* der Wärmepumpe zur Folge hat. Eine kleinere Wärmepumpenleistung ist daher bei wenig leistungsfähigen Wärmeaustauschern nur von Vorteil, während sonst wegen der kleiner werdenden Laufzeiten am Tage eindeutig die leistungsstärkere Ausführung WW 19 gewählt worden wäre. Das Beispiel zeigt aber ebenfalls, wie kritisch sich Durchflussmengen bzw. Druckdifferenzen sowie Wärmedurchgangszahlen von Wärmeaustauschern auf die max. erreichbare Heizwassertemperatur auswirken können – nicht zu reden von den Stromkosten für die stärkeren Umwälzpumpen.

Ähnliche Verhältnisse ergeben sich beim Verdampfer. Die für die Leistung besonders wichtige *Verdampfungstemperatur* kann nur mit einem für diesbezüglichen Druckverlust (hohe Durchflussmengen möglich) und Wärmeübergang (kleine Temperaturdifferenzen) grosszügig bemessenen Verdampfer tief gehalten werden. Es ist in diesem Zusammenhang klar, dass gewisse Anlagen mit einem Glykol-Kreislauf in $\frac{3}{4}$ "-Dimensionen (inkl. der entsprechenden Absperr- und Motor- bzw. Magnetventile!) und «schwachbrüstigen» Umwälzpumpen, angeschlossen an einem Erdregister aus 8-10 Einzelregistern zu 100 m aus Peh 20/16 mm, absolut *unbefriedigende Ergebnisse* liefern. Ein Blick in eine Druckverlusttabelle würde nämlich zeigen, dass es so nicht gehen kann, insbesondere unter Berücksichtigung der Viskosität von kalten Glykollösungen! Meist (glücklicherweise?) werden aber schlechtlaufende Anlagen mangels geeigneter Instrumentierung und Zeit zum Ausmessen gar nicht als solche erkannt!

Im vorliegenden Fall ist das Erdregister aus 20 Einzelregistern zu 70 m Länge (Peh 20/16 mm, Fläche 420 m², Tiefe 1,5 m) aufgebaut worden. Der Druckverlust ist zusammen mit den $\frac{3}{4}$ "-Zuleitungen zur Wärmepumpe, den Handventilen in $\frac{3}{4}$ " und $1\frac{1}{2}$ " sowie den $1\frac{1}{2}$ "-Motorventilen gegenüber dem Druckverlust des Wärmepumpenverdampfers fast vernachlässigbar. Auch bei Ausfall von drei Einzelregistern wäre immer noch eine genügend grosse Umwälzmenge gewährleistet.

Die Umwälzpumpe sollte nie zu knapp in der Leistung gewählt werden, fällt doch die Umwälzmenge gegenüber Wasser bei steigender elektrischer Leistungsaufnahme deutlich ab. Äthylenglykol in möglichst niedriger Konzentration ist zwar wegen der Gifigkeit nicht überall verwendbar, wegen der besseren Verpumpbarkeit aber von Vorteil.

Im Gegensatz zum Wärmepumpenbetrieb darf die Durchflussmenge durch den Sonnenkollektor nicht zu hoch sein – die für ein Umschalten auf direkte Speichernutzung notwendige Kollektortemperatur wird sonst bei der Leistungsfähigkeit des Erdregisters fast nicht erreicht. Ausgezeichnet bewährt hat sich dabei das Vorhandensein von *drei Drehzahlen* an der Umwälzpumpe: Für die Speisung der Wärmepumpe läuft die Umwälzpumpe auf der zweithöchsten Drehzahl, bei Sonnenkollektortrieb (im Hochtarif) wird die Pumpe mit einer einfachen Regelung auf die kleinste Drehzahl umgeschaltet. Durch diese Massnahme kann der im Sommer doch recht erhebliche Elektrizitätsverbrauch (bei vielfach kleinem Nutzen, sei es für das Erdregister oder den Speicher) um einiges vermindert werden. Allerdings ist die Pumpenleistung bei der kleinsten Drehzahl immer noch zu gross, so dass der Kreislauf etwas angedrosselt werden musste. Eine 1"-Leitung zum Sonnenkollektor hätte daher genügt.

Betriebserfahrungen

Sorgen mit Undichtigkeiten

Es begann schon bei der Dichtheitskontrolle des Erdregisters: Bei nachträglichen Gartenarbeiten mit dem Trax ist ein Strang des Erdregisters verletzt worden. Dieser ist zwar reparierbar; außer den grossen Umtrieben für die Behebung des Schadens wirkt sich aber eine ausgebesserte Stelle immer ungünstig auf die Lebensdauer des später nicht mehr zugänglichen Registers aus.

Richtig los ging's aber erst beim Füllen der Anlage mit der Wärmeübertragungsflüssigkeit. Dazu einige Stichworte (untertriebene Darstellung!):

Anlage mit Wärmeübertragungsflüssigkeit füllen, ein Sonnenkollektor undicht, Wärmeübertragungsflüssigkeit ablassen, einige Tage warten, Kollektor heraustrennen und wechseln, Wärmeübertragungsflüssigkeit wieder einfüllen, undichte Lötverbindungen und Ventilverschraubungen, erneut Wärmeübertragungsflüssigkeit ablassen, Keller putzen, warten, u. a. an nicht

mehr ausbaubaren Ventilen löten (!), Anlage mit Wärmeübertragungsflüssigkeit füllen, Ventilverschraubungen und -stopfbüchsen erst recht undicht, Wärmeübertragungsflüssigkeit ablassen, Keller putzen, einige Tage warten, Ventile heraussägen und neue (mit Holländerverschraubung) einbauen, Anlage auffüllen und in Betrieb nehmen, Zirkulationsmenge wesentlich kleiner als nach Theorie, eine Woche später beginnt Wärmeübertragungsflüssigkeit von der Garagendecke zu tropfen, nach Ansicht des Installateurs ist die Wärmeübertragungsflüssigkeit vom automatischen Entlüfter auf dem Dach ausgetreten, das mit Zustimmung der Lieferfirma als Mischventil eingesetzte Dreiweg-(Verteil-)Ventil Erdregister/Speicherwärmeaustauscher fängt an «zu schlagen», Installateur lässt sich nicht mehr blicken, mit anderem Installateur Wärmeübertragungsflüssigkeit abgelassen, Ventil im Vorlauf Erdregister/Speicherwärmeaustauscher einsetzen, prophylaktisch das andere Dreiwegventil in Wärmeübertragungsflüssigkeitskreislauf austauschen, zu kleines Ausdehnungsgefäß auswechseln, unmögliche Leitungsführung auf dem Dach ändern und automatische Entlüfter durch Handventile ersetzen, Durchflussmenge immer noch zu gering, und von der Garagendecke tropft es weiter, arbeitsintensive Messungen an Pumpe und Leitungen, Wärmeübertragungsflüssigkeit ablassen, Garagendecke aufspitzen, in der Wohnung Kontrollöffnungen anbringen, Leitung mit undichter Lötstelle auswechseln, nicht mehr zugängliche Filter heraussägen, mit Hanf- und Kunststoffteilen total verschmutztes Filter ersetzen und an zugänglicher Stelle installieren...

Und die Lehren

Ein ortsansässiger Installateur ist einem ortsfremden vorzuziehen, nicht nur weil sein Anfahrtsweg kürzer ist, sondern weil er wahrscheinlich auch an seinem guten Ruf als Geschäftsmann interessiert ist. Die Leitungsführung ist möglichst genau festzulegen. So können in Ruhe optimale (kürzeste) Verbindungen überlegt werden; interne Zirkulationen, unzugängliche Armaturen und unästhetische Leitungsführungen sind so weniger wahrscheinlich (Bild 8). Eine «Nach-mir-die-Sintflut»-Installation muss vermieden werden: Alle Leitungen sollten nach Möglichkeit stets zugänglich und kontrollierbar sein, sind also wenn möglich in Leitungskanälen unterzubringen, Mauerdurchbrüche z. B. nur ausschäumen, Erdregisteranschlüsse in einem zugänglichen Schacht vorsehen, Zuleitungen zum Haus mit einem isolierten Zementrohr schützen, nachträglich schlecht

zugängliche Leitungen nur an einem Stück ausführen usw.

Sorgen mit der Wärmepumpe

Obwohl betriebsbereit bestellt, wurde die Wärmepumpe zwar mit allen im Gehäuse montierten Bestandteilen, aber *ohne eine interne elektrische Verdrahtung* geliefert. Bereits bei der ersten Inbetriebnahme durch die Lieferfirma (nach deren Ansicht natürlich erfolgreichen) stand die nicht unerhebliche Diskrepanz zwischen der Leistung nach Firmenangabe und der Wirklichkeit fest. Wie erwähnt, war zwar anfänglich die Durchflussmenge der Wärmeübertragungsflüssigkeit durch den Verdampfer keineswegs optimal, aber immer noch oberhalb üblicher Mengen. Die ungenügende Leistung war jedoch eindeutig auf die zu tiefe Verdampfertemperatur, hervorgerufen durch einen unerklärlichen Temperaturunterschied zwischen dem verdampfenden Freon und dem kälteren der beiden Rückläufe der Wärmeübertragungsflüssigkeit aus den beiden parallelgeschalteten Verdampferteilen, zurückzuführen. Der Unterschied zwischen beiden Rücklauftemperaturen – der eine Rücklauf entsprach fast der Temperatur des Vorlaufes – war ein weiteres Indiz dafür, dass mit dem Verdampfer etwas nicht in Ordnung war. Die Fördermenge konnte durch Drehzahlumschaltung der Umwälzpumpe innerhalb eines weiten Bereichs variiert werden, was auf die Verdampfertemperatur ohne nennenswerte Auswirkungen blieb, d. h. ein Fehler auf dem Peripheriebereich der Wärmepumpe konnte ausgeschlossen werden. Wer nun glaubt, die Lieferfirma hätte angesichts der eindeutigen Sachlage etwas Konkretes unternommen, hat sich getäuscht. Vielmehr wurde versucht, dem Lieferanten der Wärmeübertragungsflüssigkeit die Schuld in die Schuhe zu schieben, was dieser mit dem Hinweis auf die ihm nur bekannten Probleme *mit Wärmepumpen dieses Herstellers* energisch zurückwies. Blieb nur die Lösung, die Wärmeübertragungsflüssigkeit gegen eine Mischung aus Äthylen-Glykol und Wasser auszuwechseln; allerdings erst nach der zwischen dem Wärmepumpenhersteller und dem Lieferanten der Wärmeübertragungsflüssigkeit geregelten Kosten.

Natürlich war nach dem Austausch der Flüssigkeit kein Unterschied an der Verdampfertemperatur feststellbar – auch nicht nach nochmaligen Einstellarbeiten. Der Wärmepumpen-Hersteller hat dann auch bezahlt (über eine Gutschrift für einen Jahresservice), allerdings nicht ohne noch zu versuchen, sich um die Bezahlung zu drücken. Das

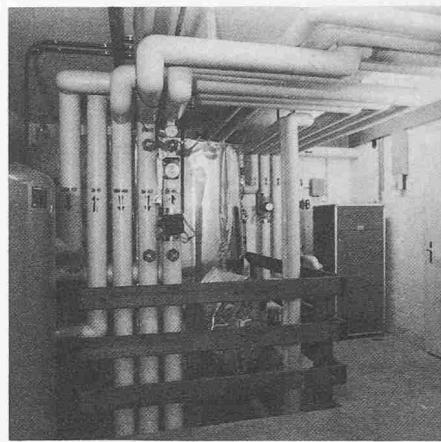


Bild 8. Anlageansicht

Insistieren hat sich schliesslich gelohnt: Rund ein halbes Jahr nach der ersten Inbetriebnahme findet der Lieferant plötzlich einen *Fehler im Verdampfer* seiner Wärmepumpen. Der Wärmepumpen-Verdampfer wurde an Ort geändert und die Leistung entspricht seither nicht den Datenblättern, ist aber doch akzeptierbar. Wie viele Wärmepumpen den gleichen Fehler gehabt haben bzw. immer noch haben, ist unbekannt. Immerhin sollte besonders im Falle der Wärmepumpe von seiten des Projektierenden nichts unterlassen werden, um die Funktionsweise der Anlage überprüfen zu können. Insbesondere sollten Verdampfer- und Kondensationstemperatur sowie alle Vorlauf- und Rücklauftemperaturen dauernd und gleichzeitig kontrollierbar sein. Eine kontinuierliche Messung der Durchflussmengen (Rotameter?) ist ebenfalls in Erwägung zu ziehen.

Nach diesen Erfahrungen (sie erinnern an die Pionierzeit der Wärmepumpe vor vielen Jahren) muss man sich fragen, wie die Sache mit einer der vielen wie aus dem Boden geschossenen und unterdessen wieder verschwundenen Wärmepumpen-Verkaufsfirmen abgelaufen wäre. Denn obschon

- Verdampfer und Kondensator der Wärmepumpe eindeutig zu wenig leistungsfähig sind,
- ihre Druckverluste viel zu gross sind,
- sämtliche Leistungsangaben zwar immer innerhalb der Toleranzen, aber stets am äussersten Rand der noch zumutbaren Abweichung anzu treffen sind,

ein Gespräch mit der Firma war immer möglich, und Befürchtungen, diese mache demnächst Konkurs, mussten nicht gehegt werden. Wenn aber die Firma behauptet, kaum Probleme zu haben, so sei hier die Vermutung geäusser, dass nur deshalb wenig Probleme bekannt werden, weil die Schwierigkeiten vom Projektierenden bzw. Benüt-

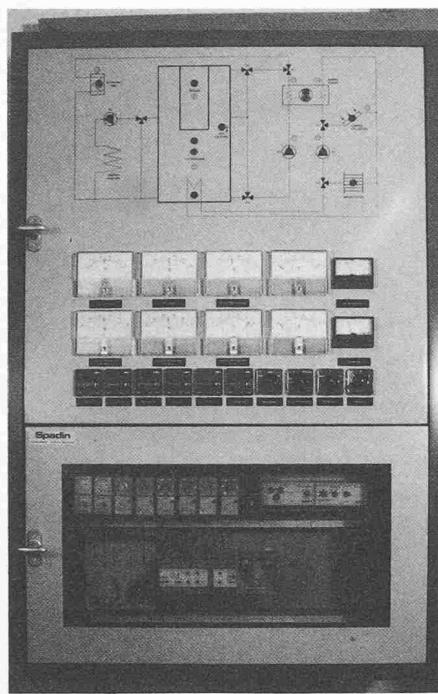


Bild 9. Schaltschrank

zer mangels Messeinrichtungen bzw. zuwenig leistungsfähiger Peripherie (Durchflussmenge, Leitungsdimensionen, Pumpenleistungen usw.) gar nicht erkannt werden. Die Richtigkeit dieser Hypothese wird auch untermauert durch die serienmässige Ausrüstung der Wärmepumpe mit einem zu schwachen Wärmepaket im Hauptschütz, das einen Betrieb gemäss den Leistungsblättern gar nicht zulassen würde!

Sorgen mit der Regelung

Fast ohne Einschränkungen nur Positives ist von den Elektrikern bzw. dem Erbauer des Schaltkastens zu berichten (Bild 9). Ärger dagegen bereitete die Speicheraufladesteuerung. Das Gerät ist auf Störungsspitzen über die Netzzuleitung (und wahrscheinlich auch über die Fühlerzuleitungen) dermassen empfindlich, dass nach jeder Betätigung eines Schützen oder Relais' «der gesamte Schaltkasteninhalt Amok lief». Versuche mit Netzfiltern und bessere Siebung der Gleichspannung im Regler brachten ungenügende Resultate. Da eine separate Phase für den Regler nicht zur Verfügung stand, wurden die Störungen über eine Verzögerung des Schaltsignals (Verzögerungszeit etwa zwei Sekunden) unterdrückt.

Die Störanfälligkeit des Reglers ist dem Hersteller bekannt. Es sollte daher möglich sein, dass dieser die Verzögerung gleich fest in den Regler einbaut; ein zusätzliches Relais wird dann nicht mehr benötigt. Angenehmer wäre auch eine einstellbare Schaltdifferenz, können doch die Temperaturverhältnisse im Speicher mit anlaufender Umwälzpumpe (Wärmepumpe steht noch still)

sich so ändern, dass der Sollwert wieder erreicht wird und die Umwälzpumpen nochmals stillstehen.

Überhaupt ist die Einstellungsanleitung für den Betrieb mit einer Wärmepumpe wenig geeignet. Im Gegensatz zu Elektrospeicherheizungen muss nämlich auf einen Ladegrad mit möglichst kleinem Überschuss geachtet werden. Ausserdem darf der Ist-Wert bei einmal eingeschalteter Wärmepumpe nicht mehr den Sollwert erreichen, sonst schaltet die Wärmepumpe in der Aufladeperiode mehrmals ein bzw. aus. Die richtige Einstellung konnte der Verfasser erst vornehmen, nachdem die Parameter über ein Computermodell simuliert werden konnten. Dann wird auch offensichtlich, dass eine gewünschte Funktionsweise mit unendlich vielen Einstellmöglichkeiten realisierbar ist, was sich auf das Verständnis der Sache ungünstig auswirkt. Es hat (ausser dem Korrekturregler) eine Einstellmöglichkeit zuviel!

Bei den Temperaturreglern wäre zu begrüssen, wenn diese nicht mit den allerbilligsten Kohleschichttrimmern (zehn Rappen das Stück) ausgerüstet würden. Bei dem Preis der Regler sollten qualitativ hochstehende Zehngangpotentiometer eingesetzt werden, mit denen im eingebauten Zustand von aussen der Leitungswiderstand der Fühler bzw. die Eichungen oder Kontrollen vorgenommen werden können.

Zum Zeitpunkt der Reglerevaluation war die Mehrfachverwendung des Fühlersignals sowie die gleichzeitige digitale Anzeige der Temperatur, zusammen mit einem brauchbaren Bereich (z. B. -10 °C bis 100 °C) und einer einstellbaren Schaltdifferenz, fast nicht erhältlich. Die realisierte Lösung hat z. B. drei Fühler zur Erfassung der Aussen-temperatur (für den Speicheraufladeregler, für die witterungsabhängige Vorlauftemperaturregelung sowie für die Registrierung) und für die Laderegelung und Registrierung zweimal vier Temperaturfühler. Durch die Mehrfachverwendung hätten somit Fühler, Geräte, elektrische Leitungen, d. h. Aufwand und Geld gespart werden können. In einigen Fällen mussten zudem die Messbereiche mit Präzisionswiderständen verschoben werden. Ein zwar teurer Mikroprozessor wäre vielleicht heute das Richtige, könnte aber im Störungsfall nur durch einen hochbezahlten Spezialisten repariert werden. Die konventionelle Technik hat diesbezüglich doch auch noch gewisse Vorteile!

Andere Sorgen

Der fast vier Meter hohe Speicher steht in einer Grube. Entgegen den Abma-

chungen hat die Grube keinen Ablauf (und auch keinen Pumpensumpf). Ausgelaufene Flüssigkeit muss daher mit einem Lappen vom Grubenboden aufgewischt werden, was angesichts der knappen Platzverhältnisse bei nur 10 cm Speicherisolierungsdicke (ein Fehler des Projektierenden) eine Zutat bedeutet.

Keine ideale Lösung stellt die bei stillstehender Anlage offene Verbindung zwischen der Wärmepumpe und dem Speicher dar. Wäre der Speicher höher gelegen als die Wärmepumpe, hätte diese auch immer die tiefste Temperatur des Speichers. Mit der sich so ergebenen Anordnung mit der Wärmepumpe auf etwa der halben Speicherhöhe ergibt sich durch Thermosyphon-Wirkung eine Wärmepumpentemperatur entsprechend der Speichertemperatur auf dieser Höhe. Mit dem sowieso vorgesehenen vorbeugenden Ersatz des ebenfalls mit Zustimmung der Lieferfirma als Mischventil eingesetzten Dreiwegventils V3 durch zwei Durchgangsventile löst sich aber das Problem von selbst.

Freuden gibt es aber auch

Ausgenommen von einem zweimal hintereinander undicht gewordenen automatischen Entlüfter sind seit mehr als einem Jahr keine Störungen mehr aufgetreten. Die Regelungen, Dreiwegventile, die Wärmepumpe usw. versetzen problemlos ihren Dienst. Durch einen zusätzlichen Mehrfachschalter ist die manuelle Eingriffsmöglichkeit in die Anlage soweit verbessert worden, dass auch keine Fehlbedienungen durch Handeingriffe über das Verstellen der Sollwerte an den Reglern aufgetreten sind.

Nachtrag Dez. 1982: Ein «durchgeschmortes» Zeitrelais (Swiss made!) hatte zur Folge, dass die Wärmepumpe nicht anlief. Der Wärmepumpenhersteller offerierte sofort Garantieersatz, da die mangelhafte Qualität des Zeitrelais (angeblich aus einer fehlerbehafteten Serie) dem Hersteller offensichtlich bestens bekannt war. Das gleichzeitige eingesetzte neue Relais aus einer anderen Serie hielt gerade bis zum Nachtessen. Also nochmals zum Kunden hinfahren und zwecks Aufrechterhaltung des Heizbetriebes mit schlechtem Gewissen das Zeitrelais überbrücken. Nein, falsch angenommen! Auf einen weiteren Garantieersatz wurde grosszügig verzichtet und die Störung mit einem Relais eines anderen Herstellers endgültig behoben.

Bei üblicher Kostenberechnung hätte das defekte Relais inkl. Fehlersuche und Umtrieben mehr gekostet als ein Jahresstromverbrauch der Wärmepumpe.

pe. Je «alternativer» die Heizung, d. h. je weniger reine Betriebskosten bei immer höheren Investitionskosten und steigender Komplexität anfallen, um so drastischer wird das Kosten/Nutzenverhältnis durch Unterhalts- oder Reparaturkosten noch weiter verschlechtert. Diese Erkenntnis macht sich nicht nur langsam unter den Bauherren breit – auch die Begeisterung der Fachbran-chen für «Alternativen» scheint trotz den hohen Energiepreisen abzuflauen.

Die Wärmepumpenhersteller sollten sich daher vorsehen: Schlampelei ver-ärgert nämlich nicht nur den Käufer!

Der Stromverbrauch der gesamten An-lage (Umwälzpumpen, Heizungs- und Wärmepumpe, Ventile, Regelungen) in einem klimatischen Normaljahr dürfte knapp unter 10 000 kWh liegen. Davon entfallen etwa 20 Prozent auf die Hoch-tarifzeit. Dies bedeutet, dass die Fremd-energie für die Heizung, Trinkwas-sererwärmung und teilw. Beheizung des Schwimmbades auf rund Fr. 800.– je Normaljahr zu stehen kommt.

Die Leistungsziffer der Wärmepumpe allein beträgt im gewichteten Jahres-mittel brutto 3,4 und reduziert sich un-ter Berücksichtigung der Stromaufnah-me u. a. beider Umwälzpumpen auf netto 3,2. Durch einige kleinere Mass-nahmen auf Seite des Benutzerverhal-tens und der Heizanlage sollte der Ver-brauch noch um etwa 10 Prozent ver-minderbar sein. Grosse Investitionen lohnen sich aber bei diesem Verbrauch nicht mehr, denn ein Minderverbrauch von 10 Prozent entspricht lediglich einer absoluten jährlichen Einsparung von Fr. 80.–.

Ungenügende Wirtschaftlichkeit

Unter der fraglichen Voraussetzung gleicher Wärmeabgabe im Winter und besonders verschwenderisch im Sommer würde die Gebäudebeheizung, die Trinkwassererwärmung und die Schwimmbadbeheizung mit einer gu-ten Ölfeuerung rund 4000 Liter Heizöl brauchen, d. h. bei einem Heizölpreis von Fr. 70.–/100 kg würden die Brennstoffkosten etwa Fr. 2400.– betragen. Die Kosten für Fremdenergie kommen also mit der Wärmepumpe auf rund einen Drittel zu stehen. Würde aber – was wahrscheinlich wäre – im Falle der Ölfeuerung mit der Heizwärme weniger grosszügig umgegangen, müsste eher mit den zwei- bis zweieinhalbfa-chen Fremdenergiiekosten für die Wär-mepumpe gerechnet werden. Durch die Wartungsarbeiten (für die Öl- und die Wärmepumpenheizung) wird das Kostenverhältnis noch weiter verschlech-tert; der jährlich empfohlene Wärme-pumpenservice kostet z. B. Fr. 350.–,

das ist fast die Hälfte der jährlichen Fremdenergiiekosten; mit Fr. 600.– muss für das für alle zwei Jahre vorge-schlagene Auswechseln der Wärme-übertragungsflüssigkeit gerechnet wer-den.

Eine wirtschaftlichere Betriebsweise wäre möglich, wenn insbesondere aus-serhalb der kältesten Tage im Winter bedeutend mehr Wärme «verbraucht» würde. Die Kostendifferenz aus dem Fremdenergiebedarf würde dann grösser bei gleichbleibenden Investitions- und übrigen Betriebskosten. Eine gute Wärmedämmung wirkt sich daher so gesehen kontraproduktiv aus, ist aber wegen der benötigten tiefen Vorlauf-temperaturen für den Wärmepumpen-betrieb absolut notwendig!

Die komplette Wärmepumpen-Heizan-lage kostete in den Jahren 1979/80 inkl. aller Randkosten wie Bodenheizung, Elektriker usw. rund 80 000 Fr. Das ist etwa das Doppelte, was eine ebenfalls komplette konventionelle Heizanlage der gehobenen Mittelklasse gekostet hätte. Bezogen auf die damaligen Preise wären heute sicher einige kleinere Einsparungen möglich, z. B. ein einfacherer Schaltschrank mit weniger Tem-pe-raturanzeigen, eine etwas einfachere Leitungsführung mit z. T. kleineren Di-mensionen, eine kleinere Kollektorflä-
che und ein günstigeres Verhältnis Son-nenkollektor-/Wärmeaustauscherflä-
che (siehe Anhang) usw. Die grosse Einsparung ist jedoch nicht möglich. Eine Amortisationsrechnung über die Fremdenergiiekosten ist daher auch bei höheren Energiekosten nicht einmal der Rechnerei wert.

Es hat sich eingebürgert, bei z. Zt. un-wirtschaftlichen Massnahmen zur Ver-minderung des Energieverbrauchs eine sogenannte *dynamische Kostenberech-nung* durchzuführen. Die dabei anzu-nehmenden (und auf einer unsicheren Prognose beruhenden) jährlichen Energiepreisseiterungen beeinflussen aber das Endergebnis außerordentlich stark! Dieses Vorgehen ist um so ungewisser, als mit der heute noch üblichen Art des Teuerungsausgleichs der Energieprei-sanstieg real gar keiner mehr ist (man vergleiche dazu einmal die Energieprei-se und das mittlere Einkommen ab 1950). Anderseits muss man sich fragen, ob denn alles rentabel zu sein braucht. Oder rechnet der Einfamilien-hausbesitzer aus, was ihn die Rosen in den Rabatten bei den heutigen Boden-preisen eigentlich kosten? Eine gewisse Unabhängigkeit ist doch auch etwas wert, denn «die Nachfrage macht den Preis und die Abhängigkeit».

Anhang: Betrachtungen zur Umwälzmenge bei Sonnenkollektor-anlagen und Bemessung des Wärmeaustauschers

In Sonnenenergieanlagen mit unterhalb der Kollektoren angeordneten Speichern und Wärmeaustauschern muss die Zirkulation der Wärmeübertragungsflüssigkeit durch eine Pumpe gewährleistet sein. Ob dabei die gefühlsmässige Ansicht zutrifft, eine hohe Umwälzmenge ergebe ein wesentlich besseren Wirkungsgrad als eine schwache Pumpe mit niedrigerem Fremdenergiebedarf, ist näherungsweise über folgende Ansätze herleitbar:

Die von den Kollektoren abgegebene Wärmeleistung Q ist

$$(1) \quad Q = [G \cdot A - k_0 (\vartheta_m - \vartheta_a)] F_0$$

G : Globalstrahlung [W/m^2]

A : Optischer Wirkungsgrad des Kollektors [-]

k_0 : Thermischer Verlustfaktor des Kollektors in der Nähe der Umgebungstemperatur [$\text{W}/\text{m}^2\text{K}$]

ϑ_m : Mittlere Kollektortemperatur bzw. näherungsweise mittlere Mediumtemperatur [$^\circ\text{C}$]

ϑ_a : Umgebungstemperatur des Kollektors [$^\circ\text{C}$]

F_0 : Kollektorfläche [m^2]

Insbesondere bei einem in horizontaler Ebe-ne angeordneten Wärmeaustauscher ist die an den Speicher abgegebene Wärmeleistung

$$(2) \quad \dot{Q} = k_{WT} \cdot F_{WT} (\vartheta_m - \vartheta_{Sp})$$

k_{WT} : Wärmedurchgangszahl des Wärmeaustauschers [$\text{W}/\text{m}^2\text{K}$]

F_{WT} : Fläche des Wärmeaustauschers [m^2]

ϑ_{Sp} : Mittlere Speichertemperatur in der Umgebung des Wärmeaustau-schers [$^\circ\text{C}$]

Durch Gleichsetzen von Gl. (1) und Gl. (2) sowie Auflösen nach ϑ_m wird

$$(3) \quad \vartheta_m = \frac{F_0 \cdot G \cdot A + F_0 \cdot k_0 \cdot \vartheta_a + F_{WT} \cdot k_{WT} \cdot \vartheta_{Sp}}{F_0 \cdot k_0 + F_{WT} \cdot k_{WT}}$$

Durchflussmengen im Normalbereich unwichtig

Welche mittlere Mediumtemperatur (Mittel zwischen Kollektvorlauf- und Rücklauf-temperatur) sich einstellt, ist offensichtlich von vielen Einflussgrössen abhängig, nur nicht direkt von der Durchflussmenge. Dies ist in der Praxis auch gut nachweisbar, sinkt doch mit der Drosselung der Umwälzmenge die Vorlauftemperatur bzw. steigt um praktisch den gleichen Betrag auch die Rücklauf-temperatur (siehe dazu Bilder 10 und 11). Das Mittel aus Vor- und Rücklauf bleibt an-nähernd gleich, ausser es wird durch Einstel-ten einer Fördermenge unter etwa 10 l Wärmeübertragungsflüssigkeit je Stunde und Quadratmeter Kollektor in den Grenzbe-

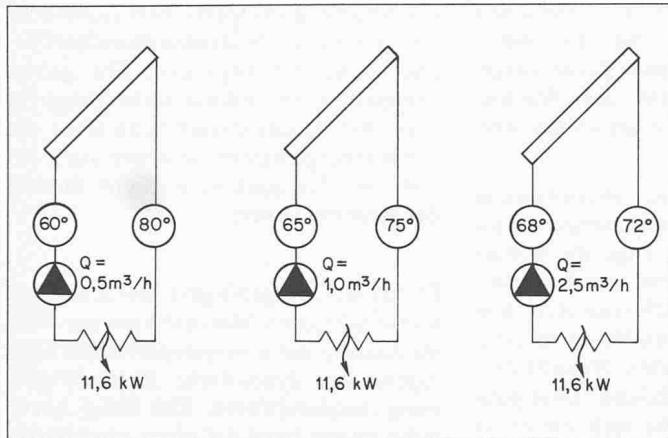


Bild 10. Unterschiedliche Umläufmengen – praktisch gleiche mittlere Temperaturen und Leistungen

reich vorstossen, wo der Unterschied zwischen den eigentlich korrekterweise einzusetzenden logarithmischen Mitteltemperaturen und den ersetztweise eingesetzten arithmetischen Mitteltemperaturen zu gross wird! In diesem Fall wird die Näherung noch zusätzlich ungenauer, weil der thermische Verlustfaktor des Kollektors (Strahlungsanteil) mit steigender Temperaturdifferenz grösser wird. Die Durchflussmenge und damit indirekt die Strömungsgeschwindigkeit hat dagegen auf die Wärmedurchgangszahl k_{WT} (und ähnlich auf den thermischen Verlustfaktor k_0 des Kollektors) kaum Auswirkungen, wird doch diese nahezu ausschliesslich durch die sehr tiefe Wärmeübergangszahl Wärmeaustauscher/Speichermedium bestimmt.

Eine ausreichende Genauigkeit der Gleichungen ist bei mehr oder weniger gleichmässigem Durchfluss der einzelnen Kollektorelemente immerhin gegeben, wenn die Differenz zwischen Kollektorrücklauftemperatur/Kollektorleerlauftemperatur mind. doppelt so gross ist wie die Differenz Kollektorrücklauftemperatur/Kollektorleerlauf-

Bild 12. Charakteristik von Kollektor und Wärmeaustauscher

Annahmen:

Kollektor: $A = 0,7$; $k_0 = 6 \text{ W/m}^2\text{K}$; Kollektorfläche $F_0 = 1 \text{ m}^2$. Wärmeaustauscher: $k_{WT} = 60 \text{ W/m}^2\text{K}$; Tauscherfläche $F_{WT} = 0,1$ bzw. $0,286 \text{ m}^2$

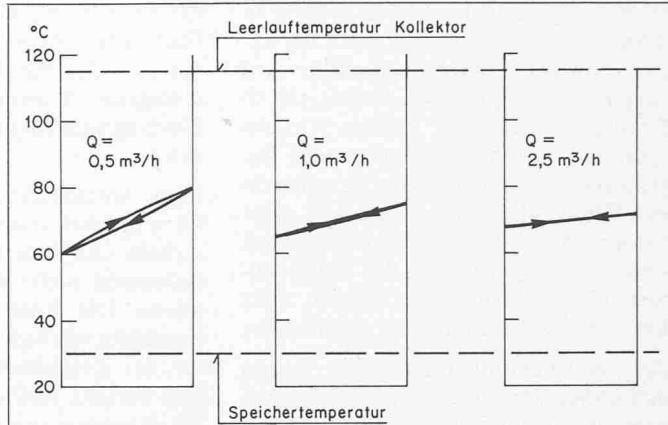
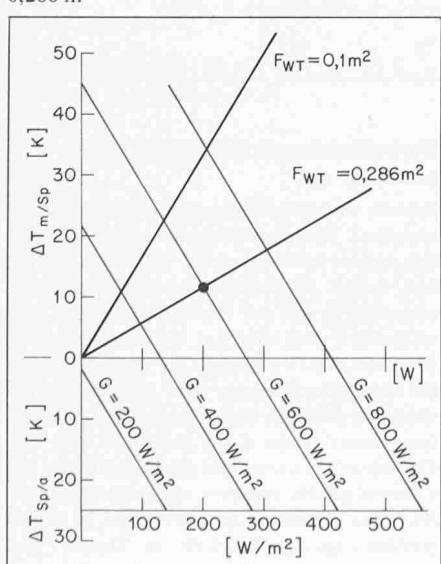


Bild 11. Temperaturverläufe an Kollektor bzw. Wärmeaustauscher bei verschiedenen Umläufmengen

temperatur (analoges gilt für den Wärmeaustauscher im Speicher). Der Fehler aus der Wärmeübertragung ist dann kleiner als 5 Prozent; der nichtlineare Einfluss des thermischen Verlustfaktors sowie allenfalls der Temperaturdifferenzen zwischen den flüssigkeitsführenden Kollektorrohren und den dazwischenliegenden Flächen kann so ebenfalls nahezu vernachlässigt werden. Die Durchflussmenge sollte daher vorwiegend auf die Anforderungen der Regelung zugeschnitten werden!

Erstrebenswert: Tiefe mittlere Kreislauf-temperaturen

Etwas übersichtlicher werden die Zusammenhänge nach Gleichung (3), wenn diese nach der Differenz zwischen der mittleren Medium- und der Speichertemperatur umgeformt wird. Dann ist

$$(4) \quad \Delta T_{m/Sp} \approx \frac{\frac{G \cdot A}{k_0} - \Delta T_{Sp/a}}{\frac{F_{WT} \cdot k_{WT}}{F_0 \cdot k_0} + 1}$$

$\Delta T_{m/Sp}$: Temperaturunterschied zwischen der mittleren Kreislauftemperatur und der Speichertemperatur [K]

$\Delta T_{Sp/a}$: Temperaturunterschied zwischen der Speichertemperatur und der Außentemperatur [K]

grossen Durchflussmengen fast gleich der Speichertemperatur (und entsprechend der mittleren Kollektortemperatur). In diesem Fall ist der Wirkungsgrad der Globalstrahlung zu der tatsächlich in den Speicher überführten Wärmeleistung am grössten, d. h. der Wirkungsgrad scheint offensichtlich auch eine Frage der Bemessung der Wärmeaustauscherfläche zu sein.

Betriebspunkt(e) einer Anlage

Bei der Beurteilung der Leistungsfähigkeit einer Sonnenenergieanlage wird meist von der Speichergrösse, von der Quadratmeterzahl der Kollektoren, allenfalls von ihren Kenngrössen, aber fast nie vom Wärmeaustauscher im Speicher gesprochen. Genau gleich wie der Betriebspunkt einer Zentrifugalpumpe erst zusammen mit der Rohrleitungscharakteristik bestimmt werden kann, ist die Beurteilung der Wirksamkeit einer Anlage erst zusammen mit dem Wärmeaustauscher möglich. Sich allzustark über die Kennlinien von Kollektoren *allein* zu ereiern, hat wenig Sinn.

Der Vergleich mit dem Betriebspunkt eines Pumpensystems führt auch zu ähnlichen Lösungsmöglichkeiten. Ausgehend von den etwas modifizierten Gleichungen (1) und (2) kann ein Diagramm gezeichnet werden, in dem die Leistung des Kollektors je Quadratmeter und des Wärmeaustauschers in Abhängigkeit der verschiedenen Temperaturunterschiede aufgezeichnet ist (Bild 12).

Durch die zusätzlichen Wärmeverluste aus der Differenz Speichertemperatur/Außen-temperatur wird die Darstellung mit den verschiedenen Temperaturdifferenzen auf der Ordinate etwas unübersichtlich. Als *Basisstemperatur* ist jedoch die Speichertemperatur anzusehen; je nach Anstieg der mittleren Kreislauftemperatur gegenüber der Speichertemperatur erhöht sich die an den Speicher abgegebene Wärmeleistung in Funktion der Wärmeaustauscherfläche.

Durch Aufbau der Kollektorkennlinien auf einer den Temperaturunterschied Speicher/Außenklima berücksichtigenden Hilfsabszisse sind die sich ergebenden Betriebsbedingungen direkt ablesbar. Das gezeichnete Diagramm gilt für eine Temperaturdifferenz von 25 K zwischen Speicher und Außenklima; bei anderer Temperaturdifferenz muss die Hilfsabszisse zusammen mit den Kollektorkennlinien vertikal verschoben werden,

was durch eine entsprechende *Transparentkopie* einfach realisierbar ist.

Beispiel

Aussentemperatur: 5 °C
Speichertemperatur: 30 °C
Globalstrahlung: 600 W

Mit 0,286 m² Tauscherfläche im Speicher je Quadratmeter Sonnenkollektor stellt sich eine mittlere Kreislauftemperatur (entsprechend etwa der mittleren Kollektortemperatur) von 30° (Speicher) + 12° (Übertemperatur) = 42 °C ein. Der *optische Verlust* des Kollektors ist 0,3 · 600 = 180 W/m², der thermische 220 W/m². Als *Nutzungsleistung* bleiben noch 200 W/m², die sich bei Verwendung von lediglich 0,1 m² Tauscherfläche sogar auf 135 W/m² erniedrigt. Der Wirkungsgrad bei diesen durchaus nicht extremen Verhältnissen ist dabei 0,33 bzw. 0,225.

Die bei angenommener Speicher- und Aussentemperatur maximal mögliche Wärmeleistung ergibt sich bei Verwendung einer unendlich grossen Wärmeaustauscherfläche (und sehr grosser Durchflussmenge). Dies entspricht direkt dem *Schnittpunkt der Kollektorkennlinie* mit der Hauptabszisse; mittlere Kollektortemperatur, mittlere Kreislauftemperatur und die Speichertemperatur wären praktisch gleich hoch. Bezogen auf diese maximale Wärmeleistung von 270 W/m² ist der relative Wirkungsgrad bei 0,286 m² Tauscherfläche 0,74 bzw. bei 0,1 m² 0,5.

Genauigkeit und Weiterentwicklungen

Wie bereits mehrfach darauf hingewiesen, sind die Charakteristiken auf *Näherungen* aufgebaut. Immerhin ist die Genauigkeit im praxisnahen Bereich so gut, dass eine fälschlicherweise um 20 Prozent zu gross eingesetzte Wärmeaustauscherfläche beim Verifizieren bereits eine intensive Suche nach Rechenfehlern ausgelöst hat. Würde auf der Ordinate das logarithmische Mittel der Temperaturdifferenz und gemessene Charakteristiken von Kollektoren (k_0 und teilweise A sind je nach Randbedingung unterschiedlich!) und von Wärmeaustauschern (die Temperaturdifferenz beeinflusst die Wärmeübergangszahl sekundärseitig!) aufgetragen, wäre das Diagramm praktisch ohne Einschränkungen auch in der Nähe der Leerlauftemperatur von Kollektor und/oder Speicher richtig. Der Aufwand für die exakte Bestimmung der einzelnen Charakteristiken würde aber unverhältnismässig gross, zumindest was über die Bestimmung der Kollektorleerlauftemperatur bei bestimmter Globalstrahlung hinausgeht.

Wirkungsgrad und relativer Wirkungsgrad

Der Wirkungsgrad einer Anlage als Verhältnis der Globalstrahlung zu der genutzten Wärmeleistung ist aus der Kombination von Gleichung (2) und (4) sowie um die Erweiterung mit der Globalstrahlung auch direkt berechenbar:

$$(5) \quad \eta = \frac{A - \frac{\Delta T_{Sp/a}}{G} \cdot k_0}{1 + \frac{F_0}{F_{WT}} \cdot \frac{k_0}{k_{WT}}}$$

Der maximale Wirkungsgrad η_{max} mit unendlich grosser Wärmeaustauscherfläche bei grossen Durchflussmengen ist dann

$$(6) \quad \eta_{max} \approx A - \frac{\Delta T_{Sp/a}}{G} k_0$$

Nur für den Fall einer unendlich grossen Wärmeaustauscherfläche (oder sehr grossem k_{WT} bzw. sehr kleinem k_0 oder F_0) sind also die Kollektorkarakteristiken A direkt und k_0 über die Globalstrahlung und die Differenz zwischen Speicher- und Aussentemperatur massgebend. Wird dagegen das Verhältnis der Produkte aus k -Werte und Flächen von Kollektoren und Wärmeaustauschern mit berücksichtigt, kann der relative Wirkungsgrad η_{rel} mit der Bezugsbasis η_{max} nur kleiner werden.

Es ist also

$$(7) \quad \eta_{rel} = \frac{\eta}{\eta_{max}} \approx \frac{1}{1 + \frac{F_0}{F_{WT}} \cdot \frac{k_0}{k_{WT}}}$$

Erst mit diesem Ansatz – er ist unabhängig von Globalstrahlung, Speicher- und Aussentemperaturen – ist «das Vorgesehene vom maximal überhaupt Möglichen» berechenbar. Die Gleichung ist zeitlos; sie gilt für jede Betriebsbedingung während der ganzen Lebensdauer der Anlage (graphische Darstellung siehe Bild 13).

Grösserer Wärmeaustauscher – kleinere Kosten

Die Zusammenhänge können nur für die Berechnung des kostenoptimalen Flächenverhältnisses Wärmeaustauscher/Kollektor benutzt werden. Es ist

$$(8) \quad \frac{F_{WT}}{F_0} \text{ (opt.)} \approx \sqrt{\frac{\Delta K_0 \cdot k_0}{\Delta K_{WT} \cdot k_{WT}}}$$

ΔK_0 : Mehrkosten des Kollektors je m²

ΔK_{WT} : Mehrkosten des Wärmeaustauschers je m²

Im hier besprochenen Fall mit Kollektormehrkosten von Fr. 400.-/m² und Wärmeaustauschermehrkosten von Fr. 150.-/m² ($k_0 = 6 \text{ W/m}^2\text{K}$, $k_{WT} = 60 \text{ W/m}^2\text{K}$) wäre das Verhältnis mit dem besten Kosten-/Nutzen-Verhältnis

$$\frac{F_{WT}}{F_0} \text{ (opt.)} \approx \sqrt{\frac{400}{150} \cdot \frac{6}{60}} = 0,52$$

Der relative Wirkungsgrad wäre dann nach (7)

$$\eta_{rel} \approx \frac{1}{1 + 1,92 \cdot \frac{6}{60}} = 0,84$$

anstatt

$$\eta_{rel} \approx \frac{1}{1 + \frac{28}{8} \cdot \frac{6}{60}} = 0,74$$

d. h. anstelle von 28 m² Kollektor mit $\eta_{rel} = 0,74$ hätten theoretisch $28 \times 0,74 / 0,84 = 24,7 \text{ m}^2$ Kollektorfläche, zusammen mit $24,7 \times 0,52 = 12,8 \text{ m}^2$ Wärmeaustauscherfläche die gleiche Leistung bei Verwendung

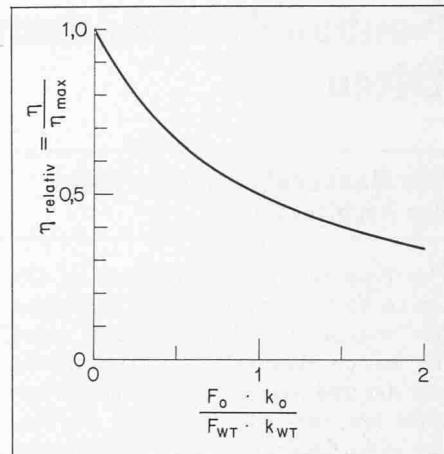


Bild 13. Relativer Wirkungsgrad einer Sonnenenergieanlage

ohne Erdregister erbracht. Die *optimale* Lösung wäre allerdings um Fr. 600.- (3,3 m² Sonnenkollektor zu Fr. 400.-/m² minus 4,8 m² Wärmeaustauscherfläche zu Fr. 150.-/m²) billiger gewesen, d. h. etwa 4 Prozent der Kosten für Kollektor und Wärmeaustauscher.

Noch günstiger wäre die Verwendung eines Spiralrohrwärmeaustauschers (Glattrohrwärmeaustauscher) gekommen. Je Quadratmeter Austauschfläche ist das Spiralrohr zwar etwa doppelt so teuer, die Wärmedurchgangszahl aber etwa drei- bis viermal grösser als mit Rippenrohr (die Rippenrohrfläche wird wegen der Wärmeleitfähigkeit der Rippen mit zunehmendem Abstand vom flüssigkeitsführenden Rohr immer unwirksamer!). In zukünftigen Anlagen werden daher Spiralrohrwärmeaustauscher eingesetzt.

In der Praxis genügt meist eine *ungefähre Abschätzung* der Flächenverhältnisse, besteht doch die Kollektorfläche vorwiegend aus grossen, *unzerteilbaren Elementen*, und die Fläche des Wärmeaustauschers im Speicher kann aus *Platzgründen* oft auch nicht beliebig gross gewählt werden. Immerhin sollte aber aus diesen theoretischen und als Näherung zu bezeichnende Ausführungen ersichtlich sein, dass je Quadratmeter Rippenrohr-Wärmeaustauscherfläche höchstens 2-4 m² Sonnenkollektorfläche vorgesehen werden sollten, je Quadratmeter Glattrohrwärmeaustauscher etwa 5 m². Die Sanierung einer Anlage mit 10 m² Kollektor und 0,5 m² Rippenrohrwärmeaustauscherfläche durch Verdoppelung der Kollektorfläche auf 20 m² ist somit verschwendetes Geld!