Technika Poszukiwań Geologicznych Geotermia, Zrównoważony Rozwój nr 2/2018

Gérard LEMOINE<sup>1</sup>

# PERSPEKTYWY MIĘDZYSEZONOWEGO MAGAZYNOWANIA CIEPŁA W PŁYTKICH WARSTWACH WODONOŚNYCH Z OBSZARÓW MŁODOGLACJALNYCH NA PRZYKŁADZIE RYNNY SŁUSZEWSKIEJ WYSOCZYZNY ŻARNOWIECKIEJ

## STRESZCZENIE

W artykule omówiono możliwości magazynowania ciepła w warstwie wodonośnej (ang. ATES) położonej na Wysoczyźnie Żarnowieckiej (Pomorze) Rynny Słuszewskiej.

Na wstępie zaproponowano krótkie przypomnienie historycznego kontekstu, który uwarunkował powstanie i rozwój systemów ATES w świecie podczas ubiegłego i początku bieżącego wieku.

Następnie przedstawiono charakterystykę Wysoczyzny Żarnowieckiej jako obszaru młodoglacjalnego mogącego być przydatnym dla niskotemperaturowych zastosowań magazynowania ciepła w warstwie wodonośnej (ang. LT-ATES).

Zauważywszy pewne podobieństwa, pod kątem płytkich warunków hydrogeologicznych, między Wysoczyzną Żarnowiecką a równiną morenową regionu Toronto w Kanadzie, podano przykład zrealizowanego w tym drugim regionie pilotażowego projektu LT-ATES w Canada Center Building w Scarborough, tj. podręcznikowy przykład niepowodzenia inwestycji.

Zakładając przydatność Wysoczyzny Żarnowieckiej do zastosowań LT-ATES, oszacowano potencjał termiczny drugiego poziomu wodonośnego występującego w Rynnie Słuszewskiej, która została równocześnie wskazana jako potencjalna lokalizacja pilotażowego projektu.

## SŁOWA KLUCZOWE

Magazynowanie ciepła w warstwie wodonośnej (ATES), gruntowe pompy ciepła woda-woda, obszary młodoglacjalne, Wysoczyzna Żarnowiecka, Rynna Słuszewska, Równina morenowa Toronto, Scarborough

<sup>&</sup>lt;sup>1</sup> Nieetatowy konsultant ds. termogeologii, Członek Polskiego Stowarzyszenia Geotermicznego; e-mail: lemoine.ger@gmail.com

#### **WPROWADZENIE**

Niniejszy artykuł przedstawia najwaźniejsze wnioski autorskiego opracowania – raportu pt. Perspektywy Magazynowania Ciepła Metodą LT-ATES Celem Produkcji Ciepła i Chłodu w Rynnie Słuszewskiej (Lemoine 2017), wysłanego do archiwum Polskiego Stowarzyszenia Geotermicznego pod koniec września 2017 r. W niniejszym opracowaniu, które stanowi studium uwarunkowań magazynowania ciepła metodą niskotemperaturową w podziemnej warstwie wodonośnej (ang. *Low Temperature – Aquifer Thermal Energy Storage*, LT-ATES), wybrana została do analizy rynna marginalna, która przebiega w południowym fragmencie Wysoczyzny Żarnowieckiej (pow. wejherowski, woj. pomorskie). Głównym celem pracy było wskazanie, że poza krajami takimi jak Holandia, które są predestynowane do zastosowań wyżej wspominanej metody, ta technologia może otworzyć nowe perspektywy dla waloryzacji energetycznej wód podziemnych w wielu innych krajach, m.in. w Polsce, nawet na terenach o złożonej budowie geologicznej, która cechuje północne obszary młodoglacjalne Europy Środkowej.

W niniejszej pracy w pierwszej części przypominane są główne etapy powstania branży ATES. W drugiej części przedstawione są uwarunkowania wykorzystania tej metody na Wysoczyźnie Żarnowieckiej. Trzecia część jest prezentacją zrealizowanego w latach osiemdziesiątych i dziewięćdziesiątych XX wieku pilotażowego projektu LT-ATES w Canada Center Building w Scarborough blisko Toronto, jako przykładu inwestycji w warunkach środowiskowych zbliżonych do istniejących na obszarach młodoglacjalnych Polski północnej. W czwartej części przestawiono potencjał buforu drugiego poziomu wodonośnego występujący w Rynnie Słuszewskiej, która została wcześniej wskazana jako potencjalne miejsce lokalizacji pilotażowego projektu magazynowania ciepła rozpatrywaną tu metodą LT-ATES.

## 1. KONTEKST HISTORYCZNY POWSTANIA BRANŻY ATES

Pierwsze systemowe prace geologiczne prowadzące do magazynowania ciepła w warstwach wodonośnych udokumentowano w Chinach w latach sześćdziesiątych XX wieku. Początkowo wykonywano je w celach geotechnicznych – zapobiegania osiadaniu powierzchni terenów pod wpływem nadmiernego ujmowania wód podziemnych. Prace te ujawniły wtedy przypadkowo wysoki potencjał magazynowania energii cieplnej w warstwach wodonośnych (Wu i in. 2000). Pierwsze projekty ATES *sensu stricto* (ang. *Aquifer Thermal Energy Storage*) powstały w Szanghaju w 1965 r. kilka lat po wspomnianym odkryciu (Gautier 1993). Metoda znalazła tam swoje pierwsze przemysłowe zastosowanie w zakładach włókienniczych. W latach siedemdziesiątych nastąpiło jej rozpowszechnienie w innych miastach przemysłowych tego kraju. Należy zwrócić szczególną uwagę, że podczas tej pionierskiej fazy prac inwestorzy byli przede wszystkim zainteresowani magazynowaniem dzięki tej technologii wody dla produkcji wody zimnej na potrzeby procesów przemysłowych (Gautier 1993).

W Europie pierwsze prace badawcze w dziedzinie magazynowanie ciepła w ziemi sięgaja lat siedemdziesiatych i osiemdziesiatych XX wieku. W tym okresie francuska służba geologiczna Bureau de Recherches Géologiques et Minières (BRGM) wykonała pierwsza inwentaryzacje istniejacych w świecie instalacji ATES (Aubertin i in. 1984; Gautier 1993). Wskazano wtedy kilkanaście głównych światowych projektów badawczych. W Stanach Zjednoczonych projekty przeprowadzone pod kierownictwem ekip uniwersyteckich z Mobile w Alabamie i Saint-Paul w Minnesocie pozwały zidentyfikować główne czynniki wpływające na efektywność systemów ATES. Z uwagi na niezadowalający odzysk ciepła, otrzymany podczas próbnych badań, prace nad tymi prototypami nie zostały przedłużone po zakończeniu lat dziewiećdziesiatych. W Europie wiekszość projektów zrealizowanych w tym okresie również nie skutkowała inwestycjami komercyjnymi. Należy tu doprecyzować, że wiekszość tych prototypowych instalacji została zaprojektowana na wzór dubletów geotermalnych, z temperaturą zbiorników ponad 50°C. Głównym źródłem magazynowanego ciepła było ciepło odpadowe z przemysłu. Takie projekty nie znalazły jednak powszechniejszego zastosowaniu w gospodarce, oprócz kilku realizacji na przykładzie flagowego systemu ATES Reichstagu w Berlinie, w Niemczech.

Od dwóch dekad obserwuje sie jednak rozbudzenie w branży ATES w Europie, szczególnie w Europie Północnej, gdzie ta metoda jest teraz uznana za najtańszą dla sezonowego magazynowania ciepła (Schmidt i Miedaner 2012). O tym nowym impulsie świadczą liczne instalacje o dużej mocy znamionowej, często ponad 1 MW jak w przypadku Holandii, która posiada ponad 3000 instalacji tego typu (Sommer 2015). W odróżnieniu od dawnych prototypów większość nowych inwestycji jest oparta na niskotemperaturowej metodzie LT-A-TES, z zakresem temperatur od 5 do 20°C. Na dodatek inwestycje sa również przeznaczone do produkcji wody zimnej oprócz samej produkcji ciepła do ogrzewania. Na ogół prostota strukturalna płytkich utworów geologicznych i rozbudowany system wodonośny Holandii utworzyły tam wyjątkowo korzystne warunki do rozpowszechnienia tej branży płytkiej geoenergetyki. Dynamiczny rozwój holenderskiej branży LT-ATES nie budził dotychczas dużego zainteresowania w Polsce, gdzie nadal brakuje chociażby projektów demonstracyjnych w tym zakresie. Próbując to wyjaśnić, eksperci nie zawsze słusznie odwołuja sie do różnic warunków geologicznych między obydwoma krajami. Pozostaje jednak faktem, że poza regionami świata typowo przydatnymi dla zastosowań metody LT-ATES, może ona lokalnie otworzyć nowe perspektywy w odniesieniu do waloryzacji energetycznej wód podziemnych, nawet na terenach o złożonej budowie geologicznej, która cechuje na przykład obszary młodoglacjalne Pojezierza Kaszubskiego i Wysoczyzny Żarnowieckiej. Zważywszy na wysoką zmienność przestrzenna płytkich utworów geologicznych w podobnych obszarach, można śmiało sformułować hipoteze, iż warunki geologiczne wewnatrz samej jednostki geomorfologicznej moga być lokalnie korzystne lub niekorzystne dla magazynowania ciepła metoda LT-ATES. Przestrzenna rozdzielczość analizy obszarowej, wykonanej w celu rozpoznania hydrostruktur przydatnych dla takiego magazynowania ciepła, ma pod tym względem duży wpływ na otrzymane wyniki.

# 2. UWARUNKOWANIE MAGAZYNOWANIA CIEPŁA METODĄ ATES NA WYSOCZYŹNIE ŻARNOWIECKIEJ

W podstawowej klasyfikacji systemów ATES Nielsen (2003) odróżnia dwie kategorie instalacji (rys. 1) w zależności od trybu hydraulicznego pracy instalacji studziennych:

- instalacje przeznaczone do pracy w cyklicznym trybie,
- instalacje przeznaczone do pracy w ciągłym trybie.

W zależności od poziomu energetycznego magazynowanej energii wyróżniono dwie kategorie termiczne instalacji ATES (Lee 2010; Kranz i in. 2015):

- LT-ATES (Low Temperature Aquifer Thermal Energy Storage) do magazynowania wody o temperaturze w przedziale 0–45±15°C – zastosowania tej podkategorii instalacji obejmują nie tylko ogrzewanie, ale również chłodzenie pomieszczeń z możliwością kombinowania trybu chłodzenia-ogrzewania za pomocą pomp ciepła w zależności od sezonowych zapotrzebowań na energię cieplną.
- HT-ATES (*High Temperature Aquifer Thermal Energy Storage*) do magazynowania wody o temperaturze powyżej 60°C – zastosowania tej podkategorii instalacji obejmują tylko ogrzewanie.

Jako sezonowe magazynowanie ciepła (STES) w pracy rozpatrywano tylko systemy ATES z pierwszej wymienionej przez Nielsena kategorii hydraulicznej. Takie systemy w rzeczywistości, z zastrzeżeniem istnienia odpowiednich warunków hydrogeologicznych na miejscu, wykazują z reguły wyższa wydajność energetyczną niż systemy z drugiej kategorii (Ausseur i Sauty 1982). W odniesieniu do kategorii termicznej, w innej publikacji, autor zwrócił uwagę na specyficzne uwarunkowania magazynowania ciepła metoda ATES na obszarach młodoglacjalnych Polski północnej (Lemoine 2016). Dotyczy to Pojezierza Kaszubskiego, ale również Wysoczyzny Żarnowieckiej. W tych mezoregionach (Kondracki 2002) zagłebienie izotermy 20°C poniżej 800 m p.p.t. jest efektem plejstoceńskich zlodowaceń (Szewczyk 2010) i nie powoduje korzystnych warunków dla wykorzystania ciepła Ziemi klasyczną metodą niskotemperaturowa. Konwencjonalne Gruntowe Pompy Ciepła (GPC) w układzie hydraulicznym zamkniętym (GSHPs: Ground Source Heat Pumps) są bowiem przeważnie przeznaczone w rzeczywistości do ogrzewania. Natomiast w przypadku priorytetowego zapotrzebowania na wysoką moc chłodniczą obszary młodoglacjalne mogą okazywać się lokalnie szczególnie perspektywiczne dla instalacji GPC pracujących w warstwie wodonośnej (GWHPs: Ground Water Heat Pumps), z uwagi na rozbudowane systemy wodonośne już naturalnie chłodzone. W tym ujęciu Wysoczyzna Żarnowiecka jest mezoregionem perspektywicznym dla magazynowania ciepła metodą LT-ATES (Low Temperature Aquifere Thermal Energy Storage). Zważywszy, że przypowierzchniowe warstwy wodonośne o zwierciadle swobodnym są na ogół mało przydatne dla magazynowania ciepła – m.in. z uwagi na niska izolacje termiczna od powierzchni i stosunkowo wysoką prędkość przepływu wody, wykonano analizę możliwości magazynowania ciepła w odniesieniu do naporowych warstw wodonośnych. W obrębie Wysoczyzny Żarnowieckiej najbardziej dostępną hydrostrukturą spełniającą to podstawowe wymaganie dla cyklicznych systemów LT-ATES jest drugi (głębszy) międzymorenowy poziom wodonośny.



Rys. 1. Podstawowe pojęcia projektowe instalacji ATES (Źródło: Nielsen 2003) Fig. 1. ATES installatios basic design concepts (Source: Nielsen 2003)

# 2. SYSTEM LT-ATES CANADA CENTER BUILDING W SCARBOROUGH JAKO PRZYKŁAD INWESTYCJI NA OBSZARACH MŁODOGLACJALNYCH

Projekt ATES powstał w kanadyjskiej gminie Scarborough w pobliżu Toronto w latach osiemdziesiątych i dziewięćdziesiątych XX wieku, w ramach inwestycji wielkiego biurowca Canada Center Building. Będąc pierwszym projektem tego rodzaju w Kanadzie, został wdrożony jako dodatkowy moduł energetycznego bazowego systemu HVAC (ang. *Heating, Ventilation, Air Conditioning*, pol. COWiG – ciepłownictwo ogrzewnictwo wentylacja i gazownictwo). Uwarunkowania klimatyczne dla tej inwestycji były reprezentatywne także dla całego regionu Toronto. Klimat jest kontynentalny i wilgotny, cechuje się łagodzącym wpływem wielkiego jeziora Ontario, ze średnią temperaturą w styczniu i lipcu odpowiednio –6,3 i 20,8°C.

Budowa geologiczna przypowierzchniowych warstw rejonu inwestycji (rys. 2) pod wieloma względami posiada pewne podobieństwa do budowy geologicznej Wysoczyzny Żarnowieckiej. Można wymienić:



Rys. 2. Schematyczny przekrój geologiczny terenu pod inwestycją Canada Center Building w Scarborough blisko Toronto (Źródło: Mirza i in. 1985, zmodyfikowane)

Fig. 2. Schematic Geological cross-section in the area of the Canada Center Building in Scarborough near Toronto (Source: Mirza et al. 1985, modified)

- korelację stratygraficzną między zlodowaceniem Wisły (115 tys.–11,7 tys. lat BP) i zlodowaceniem Wisconsin (85 tys.–7 tys. lat BP), tj. w obu przypadkach w górnym plejstocenie, co jest wyrażone młodoglacjalnym charakterem rzeźby z dominującą formą moreny dennej;
- miąższość utworów czwartorzędowych 50–150 m;
- rzędne wysokości względne terenów nad poziomem głównych regionalnych stref drenażu, tj w Polsce ok. 100 m w odniesieniu do poziomu Morza Bałtyckiego, oraz w Kanadzie 75 m w odniesieniu do poziomu Jeziora Ontario;
- podobieństwa litofacjalne zaznaczone w sedymentacji ogniwami typowo glacjalnymi, rzecznolodowcymi lub zastoiskowymi, reprezentowanymi odpowiednio przez gliny piaszczyste, piaski o różnych profilach uziarnienia i/lub osady pylaste;
- dwudzielną strukturę systemu czwartorzędowego piętra wodonośnego.

Główna różnica w budowie geologicznej między regionem kanadyjskim a Wysoczyzną Żarnowiecką polega głównie na odmienności budowy podłoża pokrywy czwartorzędowej. W pierwszym przypadku podłoże jest skaliste i nieprzepuszczalne. Zbudowane jest ono z czarnych łupków gazonośnych (*shale*) należących do ordowiku górnego (Mirza i in. 1985). W drugim przypadku podłoże tworzą utwory luźne i mało lub słabo przepuszczalne oligo-ceńskie mułki i piaski drobnoziarniste glaukonitowe (MHP 2000).

Hydrostruktura wybrana do magazynowana ciepła na potrzeby wspomnianego powyżej systemu HVAC należy do drugiego poziomu wodonośnego w utworach czwartorzędowych. Zbudowana jest z równoziarnistych piasków średnich z formacji deltowej paleo-jeziora Scarborough, która została datowana na ok. 90 tys. lat. BP. Charakterystykę tej warstwy wodonośnej zwanej warstwą Scarborough zestawiono poniżej (tab. 1) na podstawie danych Hickling Management Consultants Limited (1989). Warstwę tę wybrano z uwagi na ko-rzystny w niej współczynnik filtracji. Niska temperatura wody wskazywała, że optymal-na wydajność energetyczna systemu LT-ATES, ujmującego wodę z tej warstwy, powinna być osiągnięta w trybie chłodzenia. W tym systemie ciepło do ogrzewania miało pochodzić z odpadowego źródła, tj. z procesu chłodzenia. Niekorzystnymi parametrami dla działania lokalizacji systemu ATES w regionie nadjeziornym były:

#### Tabela 1

## Charakterystyka Warstwy Wodonośnej Scarborough wybranej dla projektu ATES pt Canada Center Building w Scarborough

Table 1

Charakterystyka morfologiczna, właściwo	ości fizyczne	i termiczne warstwy piaszczystej, hydrodyna	amika
Wysokość bezwzględna [m n.p.m.]	120	Wysokość nad jeziorem Ontario [m]	45
Głębokość [m p.p.t.]	50	Miąższość [m]	8–12
Wysokość piezometryczna (nad warstwą) [m]	30	Temperatura naturalna [°C]	9,1
Przewodność cieplna [W·m <sup>-1</sup> ·K <sup>-1</sup> ]	1,56	Objętoś. pojemność cieplna [MJ·m <sup>-3</sup> ·K <sup>-1</sup> ]	2,41
Gęstość ośrodku skalnego [10 <sup>3</sup> kg·m <sup>-3</sup> ]	2,67	Porowatość [–]	0,28
Współczynnik filtracji [10 <sup>-4</sup> ·m·s <sup>-1</sup> ]	1,5–2,5	Współczynnik przewodności [m <sup>2</sup> ·d <sup>-1</sup> ]	127-210
Regionalna prędkość przepływu [m·rok <sup>-1</sup> ]	24	Współczynnik zasobności [·10 <sup>-4</sup> ]	2.1-7
Stała dyspersji [m]	0,02–0,26	Potencjalna wydajność (2 studni ) [m <sup>-3</sup> /h]	300-360
Parametry fi	zykochemicz	zne i hydrochemiczne	
		pH [-]	7,8
rozpuszczonych [mg·dm <sup>-3</sup> ]	300	Stężenie rozpuszczanego CaCO <sub>3</sub> [mg·dm <sup>-3</sup> ]	250
Stężenie rozpuszczanego żelaza [mg·dm <sup>-3</sup> ]	>0,5 i < 1	Stężenie rozpuszczanego metanu [mg·dm <sup>-3</sup> ]	11 000

Characteristics of the Scarborough Aquifer targeted for the project of the Canada Center Building in Scarborough (Source: Hicking Management Consultants 1989, modified)

Źródło: Hickling Management Consultants Limited 1989, zmodyfikowane.

- znaczna prędkość regionalnego przepływu wód podziemnych rzędu 25 m/rok;
- twardość wody z zawartością CaCO<sub>3</sub> wynoszącą 50 mg·dm<sup>-3</sup>;
- bardzo wysokie stężenie metanu, tj. metanu termogenicznego emitowanego z łupkowego podłoża osadów czwartorzędowych i migrującego naturalnie do warstwy wodonośnej.

Bazowy system HVAC miał obsługiwać duży biurowiec o powierzchni użytkowej 30 000 m<sup>2</sup> i pracujących w nim 1900 osób. Przewidywano wysoki udział dwuszybowej powierzchni oszklonej budynku – ok. 35% elewacji, jako podstawę dla klimatyzacji opartej na pasywnym wykorzystaniu energii słonecznej i na oddzielnym zagospodarowaniu powietrza zewnetrznego. Według tej koncepcji bazowe zapotrzebowania energetyczne cieplne nie byłyby pokrywane w trybie ogrzewania, ale w trybie chodzenia. Zgodnie z tą koncepcją, biorąc ponadto pod uwagę wysoką gęstość obsady osób na metr kwadratowy w pomieszczeniach podczas godzin pracy, szczytowe zapotrzebowanie na chłodzenie i na ogrzewanie zostało oszacowane odpowiednio na 2560 i 1320 kW (Mirza i in. 1985). Po zrównoważeniu obciążeń energetycznych wewnątrz tego obiektu, roczne zapotrzebowanie miało wynosić ok. 3500 MWh, w tym ok. 1100 MWh na potrzeby ogrzewania i produkcji c.w.u., oraz 2400 MWh na potrzeby chłodzenie (Hickling Management Consultants Limited 1989). Spodziewano się wysokiego zapotrzebowania na chłód nawet w okresach zimowych, kiedy byłaby dalej potrzebna regulacja temperatury urządzeń komputerowych centralnej jednostki. Obliczono je na 6170 kWh na dobę. Zatem zimowe zapotrzebowanie miało pochłaniać prawie połowa przeznaczonej do zużycia energii (12 563 kW/d).

Układ hydrauliczny prototypu systemu LT-ATES w Scarborough (rys. 3) zawierał dwie pary studni o średnicach 355 mm. Każda studnia z poszczególnych par miała pracować cyklicznie w trybie iniekcji lub produkcji w zależności od sezonowych zapotrzebowań na chłodzenie.

Po osiągnięciu optymalnego obłożenia budynku Center współpracująca z systemem HVAC woda warstwy wodonośnej miała być zagospodarowana zimą zgodnie z uproszczonym dwufazowo-sezonowym cyklem termodynamicznym. Sezonowe warunki eksploatacyjne instalacji LT-ATES opisano pokrótce w tabeli 2.

Wykonana przez Hickling Management Consultants Limited (1989) symulacja współpracy systemu LT-ATES z systemem HVAC nie będzie tu poruszana. Wiadomo jednak, że przy próbnej eksploatacji systemów od 1985 do 1988 r. symulacja ta nie mogła być sprawdzona. Głównym powodem tego utrudnienia okazał się niski stopień obłożenia obiektu, co wywołało większe zapotrzebowanie na ogrzewanie niż na chłodzenie, tzn. zapotrzebowanie całkowicie odwrotne do wejściowych ustaleń symulacji. Drugim niepożądanym efektem było przyśpieszone starzenie się urządzeń hydraulicznych na skutek dodatkowego obciążenia układu ATES-HVAC w trybie aktywnego ogrzewania przy obniżonej efektywności energetycznej. Spadek jednostkowej wydajności efektywnej studni, szczególnie dla zimnych studni od 1985 do 1992 r., sięgał nawet 72% w przypadku studni PW1. Z tego powodu dalsza eksploatacja prototypu LT-ATES po kilkuletnim okresie próbnym nie była już prowadzona. Ten eksperyment pokazywał jednak, że efektywność energetyczna inwestycji LT-ATES



Rys. 3. Schemat ideowy układu hydraulicznego LT-ATES stosowane Canada Center, Scaborough, Ca, w zimowym trybie działania (Źródło: Mirza 1993, zmodyfikowane)

Fig. 3. Schematic diagram of the LT-ATES hydraulic system used by the Canada Center, Scarborough, Ca, in winter operation mode (Source: Mirza 1993, modified)

Tabela 2

Sezonowe warunki eksploatacyjne instalacji LT-ATES w Canada Center, Scaborough

## Table 2

Seasonal operating conditions of the LT-ATES installation at the Canada Center, Scarborough

Segment systemu	Faza zimowa	Faza letnia
Ciepłe studnie PW3 i PW4	Wypompowanie podgrzewanej wody o temperaturze 12°C na głowicy	Iniekcja do warstwy wodonośnej wody podgrzewanej do temperatury w zakresie 12–15°C*
Wymiennik ciepła	Chłodzenia wody w trybie pasywnym lub aktywnym za pomocą GPC woda-woda przy ΔT ok. 9 K	Pasywne ogrzewanie wody w ramach jej wykorzystania do klimatyzacji biurowca przy ΔT 7–10 K
Zimne studnie PW1 i PW2	Iniekcja do warstwy wodonośnej schłodzonej wody do temperatury ok. 3°C	Wypompowanie wcześniej schłodzonej wody o temperaturze 5°C na głowicy

\* W zależności od zapotrzebowania, aby utrzymać równowagę termiczną warstwy wodonośnej.

Źródła: Hickling Management Consultants Limited, 1989, zmodyfikowane.

jest w dużej mierze uwarunkowana rzeczywistymi ramami ekonomicznymi projektu, a nie tylko lokalnymi warunkami hydrogeologicznymi.

# 3. ZAKRES WYKONALNOŚCI INSTALACJI LT-ATES CELEM PRODUKCJI CIEPŁA I CHŁODU W RYNNIE SŁUSZEWSKIEJ – WYSOCZYZNA ŻARNOWIECKA

W celu testowania metodyki oceny potencjału dla systemu ATES w konfiguracji hydrogeologicznej obszarów młodoglacjalnych występujących na Niżu Polskim wybrano górny odcinek Rynny Słuszewskiej. Rynna znajduje się w województwie pomorskim w południowej części Wysoczyzny Żarnowieckiej (Kondracki 2002), gdzie rozciąga się wzdłuż osi WNE-ESE między Kępą Gniewińską ze strony północnej a Kępą Salińską ze strony południowej (rys. 4). We wcześniejszej pracy (Lemoine 2017) wytypowano ten obszar jako perspektywiczny dla zastosowania sezonowego systemu LT-ATES pracującego w trybie cyklicznym z uwagi na dobrą dostępność drugiego poziomu czwartorzędowego piętra wodonośnego (rys. 5).



Rys. 4. Szkic lokalizacji Rynny Słuszewskiej na tle jednostek geomorfologicznych występujących w obrębie Wysoczyzny Żarnowieckiej

Fig. 4. A sketch of the location of the Sluszewska Ice-Marginal Valley against the background of geomorphological units occurring within the Zarnowiec Morainic Plateau



Rys. 5. Szkic pionowego układu krążenia wód podziemnych na tle schematycznego przekroju hydrogeologicznego Rynny Słuszewskiej w rejonie Jęczewo-Tadzino-Lisewo (Źródło danych: Ojaśnienia MHP, arkusz 05 – Sławoszyno, N-33-37C)

Fig. 5. Sketch of the vertical components of groundwater flow with, in the bacground, schematic hydrogeological cross-section of Sluszewska Ice-Marginal Valley in the vicinity of Jęczewo-Tadzino-Lisewo (Data source: explicative note of the Hydrogeological Map of Poland, sheet 05 – Slawoszyno, N-33-37C)

Charakterystykę hydrogeologiczną omawianej warstwy wodonośnej zaprezentowano w tabeli 3. Prędkość naturalnego przepływu wody mieści sięw niej w granicach  $3-25 \cdot 10^{-8}$  m/s, tj. ok.  $1-8 \text{ m} \cdot \text{r}^{-1}$ . Prowadząc stymulację termiczną tej warstwy na potrzeby eksploatacji sezonowego magazynowania ciepła LT-ATES, można spodziewać się przesunięcia termicznego strefy o zmienionej temperaturze. Aby oszacować bezwymiarową wartość tego przesunięcia  $\delta$  w stosunku promienia termicznego, wykorzystano wzory poniżej (Courtois i in. 2007):

$$\delta = \frac{d_{TH}}{R_{TH}} \quad z \quad d_{TH} = v_{TH} = v \cdot \frac{C_{v-w}}{C_{v-aquif}} \cdot \tau$$

65

gdzie:

d <sub>TH</sub>	_	długość przemieszczenia frontu termicznego [m/s],
$R_{TH}$	-	prędkość przemieszczenia frontu termicznego [m/s], wzór obliczeniowy w tab. 4,
v	_	prędkość Darcy'ego przepływu warstwy wodonośnej (3-25·10 <sup>-8</sup> m/s),
$C_{v-w}$	_	objętościowa pojemność ciepła wody (4,187·106 J/(m <sup>3</sup> ·K)),
C <sub>v-aquif</sub>	_	objętościowa pojemność ciepła warstwy wodonośnej (2,67 $\cdot$ 10 <sup>6</sup> J/(m <sup>3</sup> $\cdot$ K)),
τ	_	półcykl pracy określonego urządzenia hydraulicznego, [s], (6 miesięcy)

W niniejszym przypadku promień termiczny podziemnych magazynów wynosiłoby 54 m, a przesunięcie termiczne związane z naturalną prędkością wód podziemnych od 1,42 do 11,4% (tab. 4). Na bazie statystyki Gringartena i in. (1980) oszacowano współczynnik redukcyjny efektywności energetycznej  $\eta_{\delta}$  związany z tym przesunięciem. Współczynnik ten wynosi od 0,95 do 0,98, tj. ponad 0,10 powyżej wartości dopuszczalnej. Z powyższego wynika, że analizowana hydrostruktura spełnia podstawowe wymaganie hydrodynamicznego systemu LT-ATES mimo granicznej wartości promienia termicznego. Bowiem według Ausseura i Sauty'ego (1982) ten ostatni wskaźnik powinien osiągnąć co najmniej 55 m.

W porównaniu z opisaną w poprzednim rozdziale warstwą Scaborough występującą w pobliżu Toronto rozpatrywana tu warstwa wykazuje następujące korzystniejsze warunki:

- jest bardziej dostępna, ze stropem na ok. 30 m p.p.t. (50 m w Scarborough);
- cechuje się stosunkowo niską hydrodynamiką: warstwa jest prawie stojąca z prędkością przepływu w granicach 1–10 m·r<sup>-1</sup> (24 m·r<sup>-1</sup> w Scarborough);
- ma lepsze parametry hydrochemiczne: umiarkowana zasadowość ze stężeniem rozpuszczanego CaCO<sub>3</sub> w granicach ok. 45–85 mg·dm<sup>-3</sup> (250 mg·dm<sup>-3</sup> w Scarborough), stosunkowo niskie stężenie żelaza, brak rozpuszczalnego metanu w wodzie (w warstwie wodonośnej Scarborough stężenie metanu w wodzie jest bardzo wysokie, wynosi 11·10 <sup>3</sup> mg·dm<sup>-3</sup>).

Tylko współczynniki filtracji warstwy są tutaj nieco mniej korzystne. W badanym tu odcinku Rynny Słuszewskiej wahają się od  $3,9 \cdot 10^{-5}$  m·s do  $31,1 \cdot 10^{-5}$  m·s. W warstwie wodonośnej Scarborough wartość tego parametru mieści się w granicach ok.  $15-25 \cdot 10^{-5}$  m·s.

W tabeli 4 zaprezentowano charakterystykę przestrzenną i termodynamiczną otwartych zbiorników podziemnych systemu LT-ATES, które można utworzyć stymulacją termiczną w tej warstwie wodonośnej. Charakterystykę tę można porównać z charakterystyką zbiorników takiego samego rodzaju stymulowanych we Francji w latach siedemdziesiątych XX w. (Gringarten i in. 1979). Stwierdzono wstępnie, że uwarunkowania dla metody ATES w odniesieniu do analizowanego wodonośca są średnio korzystne. Szczególnie korzystna jest liczba Pecleta, która opisuje płaski zbiorniki. Korzystna jest też liczba  $\Lambda$ , która opisuje sezonowe wymiany ciepła między nadkładem a warstwą wodonośną. Opierając się na tych bezwymiarowych liczbach, które wynoszą w przybliżeniu: Pe = 100;  $\Lambda = 10$ ;  $\varepsilon > 5$ , wykonano symulację komputerową sezonowego magazynowania ciepła. Symulacja ta obejmuje 6 lat teoretycznej eksploatacji Jednostkowego Modułu Cyklicznego LT-ATES (JMC LT-ATES) w rozumieniu teoretycznej dwu-otworowej instalacji LT-ATES pracującej w cyklicznym try-

## Tabela 3

Charakterystyka hydrogeologiczna drugiego (głębszego) poziomu międzymorenowego w Rynnie Słuszewskiej

# Table 3

Hydrogeological characteristics of second (deeper) intermoraine aquifer in the Shuszewska Ice-Marginal Valley

Lok	alizacja: C	bręb geodez	yjny 🛛	Fadzi	no, gr	nina Gniev	vino,	, pow.	wejł	nerowsł	ci, w	oj. pomo	orskie	
		Geolog	ia									Morfor	netria	
Typ warstwy	st	ratygrafia:		gene	eza:	lito	logia	ı:	1	niąższo	ość		strop	/sprag
Poziom	cz	wartorzęd,		rzecz	zno-	piasek	: dro	bny		[m]		[m p.	p.t.]	[m n.p.m.]
międzymorenowy	późr	y plejstocen	-1	odow	cowa	dom	inują	cy		10,3		22,7/	33,0	27,3/17,0
		Hydro	geolo	gia: o	cechy	wodonośc	a Zw	viercia	udło v	vody				
Typ przepuszczalności	Wspo $k_f$	ółczynnik filt [10 <sup>−5</sup> · m· s <sup>−</sup>	racji 1]		Prze	wodność ł $T [10^{-5} \cdot r]$	nydra n <sup>2</sup> · s	ulicz s <sup>–1</sup> ]	na	Тур	0	Pozic	om piez	zometryczny
Porowy	<i>k<sub>f</sub></i> min.	<i>k<sub>f</sub></i> maks.	k śrec	f dni	T mi	n. T maks.		T śred	lni	napie	ęty	[m p.	p.t.]	[m n.p.m.]
	3,9	31,1	17	,5	40,1	320,0		180,	5			2,	1	47,9
Gradient hydrau	liczny	Teor	etyczi	na pr	ędkoś	ć przepływ	u w	warst	wie:					Kierunek
warunki:	2100	sekundowa 1	, [10	-8 m	· s <sup>-1</sup> ]	rocz	ma: 1	v. [ m	· r <sup>-1</sup> ]		Тур	dynami	ki	przepływu
$\Delta_H = -2.5 \text{ m}, \Delta_L = i [-]$	=3100 m	min	maks	śr	ed .	min			ر غ	red			- V	/SW→ENE
8 · 10-4		3.1 ·	24,9	14	4, 0	0,98		.85	4	, 41	lekk	o płynąc	<sup>ca</sup> s	– SW→NNE
Spodziewana	wydajność	é poziomu w	odonc	sneg	o: 20	m <sup>3</sup> /h przy	ustal	lonym	n dop	ywie d	o stu	dni o pr	omieni	u 40 cm
Miąższość po: 9 m	ziomu woo < <i>m</i> < 11	donośnego: m		Mi poz woo	iąż. iom. don.	Depres. wody w studni	Pro	mień	zasię R [m	gu stud	Ini	Wydaj	ność h Q [m <sup>3</sup>	ydrauliczna h <sup>-1</sup> ]
Depresja wo	dy w studi	ni (pełnej):		т	[m]	<i>s</i> [m]	R <sub>n</sub>	nin 1	R <sub>maks</sub>	R <sub>śre</sub>	i.	$Q_{\min}$	$Q_{mak}$	s Qśred.
1 m	< <i>s</i> < 15 m	m				1,0	18	,7	52,9	39,7	7	2,1	13,0	7,5
Wzory obliczeniowe	w konfig	uracji naporo	wej:	9	9	3,0	56	i,2 1	158,7	119,	1	4,8	31,8	18,3
Wydainaźć studr	i (waár D	unuit Thiom				5,0	93	,7 2	264,5	198,	4	7,3	48,8	28,0
wydajność studi	ii (wzor D	upun-Thiema	a)			1,0	18	,7	52,9	39,7	7	2,3	14,4	8,4
$Q = \frac{2,73\cdot R}{1}$	$\frac{k_f \cdot s \cdot m}{R}$	$[m^3/s]$		1	0	3,0	56	i,2 1	158,7	119,	1	5,4	35,3	20,3
lo	$\frac{g}{r}$					5,0	93	,7 2	264,5	198,	4	8,1	54,2	31,1
Promień zasięg	gu studni (	wg Sichardt)				1,0	18	,7	52,9	39,7	7	2,5	15,8	9,2
R = 300	$0 \cdot s \cdot \sqrt{k_f}$	[ <i>m</i> ]		1	1	3,0	56	,2 1	158,7	119,	1	5,9	38,8	22,4
						5,0	93	,7 2	264,5	198,	4	8,9	59,6	34,0
Charakterystyka fizy	ykochemic	zna wód wo	donoś	ica										
Typ hydrochemiczn woda niskozmineral -manganowa Cecha tła regionalna Geneza: przeważnie	y: HCO <sub>3</sub> - lizowana, ego: podw	Ca (wody wo lekko zasado yższone stęż nentacyjna z	odoro wa, n enie c zasole	węgla nało ż chlork enien	anowo żelazis ców n rezy	o-wapniow sto- dualnym	e),	Zaste Wod meta zaop	osow ly nie ali, po atrze	ania: agresyv onadto s nia w v	vne a szcze vodę	ni dla b gólnie p pitną	etonu, rzydat	ani dla ne do

Tabela 4

#### Charakterystyka przestrzenna i termodynamiczna zbiorników Jednostkowego Modułu Cyklicznego LT-ATES w lokalnej strefie górnego odcinku Rynny Słuszewskiej

Table 4

Spatial and thermodynamical characteristics of the two energy storages of Cyklic Unitary Modul LT-ATES in the upper section of the Słuszewska Ice-Marginal Valley

Charakt	erystyka ogólna (pr	zypomniana)	Charakterystyka termodynamiczna					
m <sub>aquif</sub> Miąższość (3 hipotezy) [m]	V (objętość hydrauliczna) [m <sup>3</sup> ]	<i>R<sub>TH</sub></i> Promień termiczny [m]	Liczba <i>Pe</i> (stosunek konwekcja/ dyfuzja) [–]	Liczba A (wymiany ciepła zbiorniki/nadkład) [–]	Liczba ɛ (bezwymiarowa miąższość nadkładu) [–]			
9	52 704	54	99	9,2	5,7			
10	58 464	54	99	11,3	5,7			
11	64 512	54	99	13,7	5,7			

Objaśnienia:

V: Objętość wody, którą można technicznie ująć lub tłoczyć w obiegu w ciągu połowy cyklu termodynamicznego (6 miesięcy w przypadku sezonowych systemów LT-ATES). Ta ilość zależy od efektywnego czasu pracy urządzeń hydraulicznych i wydajności studni w warunkach zrównoważonej eksploatacji. Jest ona obliczana za pomocą wzoru:

$$V = V_c = V_z = Q \cdot t_{c/2}$$
 [m<sup>3</sup>]

gdzie:

 $V_c$  – objętość zmagazynowanej ciepłej wody [m<sup>3</sup>];  $V_z$  – objętość zmagazynowanej zimnej wody [m<sup>3</sup>], Q – średnia wydajność studni podczas iniekcji [m<sup>3</sup>/h],  $t_{c/2}$  – czas pracy pompy głębinowej w trybie magazynowania podczas półcyklu rocznego [h].

$$R_{TH} = \sqrt{\frac{C_{\nu-w}}{C_{-aquif}} \cdot \frac{V_{inj}}{\pi \cdot m_{aquif}}} \quad [\text{m}^3]$$

 $R_{TH}$ : Promień termiczny właściwy podziemnych zbiorników, tj orientacyjny zasięg podziemnych zbiorników. Przy obliczeniu tego wskaźnika wykorzystuje się wzór Ausseura i Sauty'ego (1982) odnośnie do tłokowego (cylindrycznego) modelu stymulacji hydrotermicznej warstwy wodonośnej.

$$Pe = \frac{Q_f}{2\pi \cdot m_{aquif}} \cdot \frac{C_{v-w}}{\lambda_{aquif}}, \quad \Lambda = \frac{C_{v-w} \cdot C_{v-aquif}}{m_{aquif}} \cdot \frac{Q_f}{m_{aquif}}, \quad \varepsilon = \frac{m_{cap}}{d_{DTH-cap}} = \frac{m_{cap}}{\sqrt{\frac{\lambda_{cap}}{C_{v-cap}}} \cdot \tau}$$

gdzie:

 $C_{v-w}$  – objętościowa pojemność ciepła wody [MJ· m<sup>-3</sup>·K<sup>-1</sup>];  $V_{inj}$  – ilość wody tłoczonej podczas półcyklu [m<sup>3</sup>];  $T_i$  – temperatura iniekcji wody [°C];  $m_{aquif}$  – miąższość efektywna warstwy wodonośnej [m];  $C_{v-aquif}$  – objętościowa pojemność ciepła warstwy wodonośnej [MJ· m<sup>-3</sup>·K<sup>-1</sup>].

*Pe*, *Λ i ε:* wzory zaproponowane przez Ausseura i Sauty'ego (1982) w *Table des Symboles* w przypadku cyklicznych systemów ATES, gdzie odnosi się do wzorów stosowanych dla zbiorników pod pojedynczymi studniami.

	Parametry do obliczeń	z przyjęty:	mi wartościami
m <sub>aquif</sub>	<ul> <li>miąższość poziomu wodonośnego: 9, 10, lub</li> <li>11 m</li> </ul>	m <sub>cap</sub>	– miąższość pokrywy warstwy wodonośnej: 22,7 m
$\mathcal{Q}_{f}$	– wydajność fikcyjna (średnia) studni [m <sup>3</sup> /h]: 12,0, 13,3, lub 14,7 m <sup>3</sup> ·h <sup>-1</sup> *	$\lambda_{cap}$	– przewodność cieplna właściwa pokrywy: 2,00 W $\cdot$ $m^{-1} \cdot$ $K^{-1}$
R <sub>TH</sub>	<ul> <li>promień termiczny iniekcji cieplnej wody:</li> <li>54 m</li> </ul>	$C_{v\text{-}cap}$	<ul> <li>objętościowa pojemność cieplna pokrywy: 2,00 · 10<sup>6</sup> J/(m<sup>3</sup>·K)</li> </ul>
<i>C</i> <sub><i>v</i>-<i>w</i></sub>	– objętościowa pojemność cieplnej wody $4,187 \cdot 10^6 \text{ J/(m^3 \cdot K)}$	d <sub>DTH</sub> -cap	<ul> <li>– głębokość wnikania sygnału dyfuzji wodonośnej cieplnej w pokrywie [m]</li> </ul>
C <sub>v-aquif</sub>	<ul> <li>objętościowa pojemność cieplnej poziomu wodonośnego: 2,67 · 10<sup>6</sup> J/(m<sup>3</sup>·K)</li> </ul>	τ	<ul> <li>– czas fikcyjny iniekcji: półcykl termodynamiczny: 1,5552·10<sup>7</sup> s (6 miesięcy).</li> </ul>
λ <sub>-aquif</sub>	– przewodność cieplna cieplnej poziomu wodonośnego: 2,5 W $\cdot$ m^{-1} $\cdot$ K^{-1}		

\* Odnośnie do wydajności efektywnej kolejno: 18,3, 20,3 i 22,4 m<sup>3</sup>·h<sup>-1</sup> przy miąższości poziomu wodonośnego kolejno 9, 10 lub 1ub 11 m).

bie, z jedną stałą studnią ciepłą i jedną stałą studnią zimną. Zgodnie z zaleceniami Courtois i in. (2007) dla symulacji tego rodzaju założono, że przewidywany czas przestoju urządzeń hydraulicznych instalacji wynosi 4 miesiące rocznie, dokładnie 2 miesiące na każdą połowę cyklu termodynamicznego. W obliczeniach nie opierano się jednak na wydajności efektywnej studni podczas 4 miesiący, ale na teoretycznej (w jęz. fr. zwana "fikcyjną") wydajności studni, tj. średniej ważonej tego parametru na przestrzeni półcyklu termodynamicznego (6 miesięcy).

Pierwszy etap symulacji polegał na prognozie zmian bezwymiarowej temperatury ( $T_D$ ) po stronie studni ciepłej z upływem bezwymiarowego czasu ( $t_D$ ). Wykorzystując krzywe charakterystyczne dla  $T_D = f(t_D)$ , określone przez Gringartena i in. (1979), zastosowano metodę analogiczną: wybrano krzywe w zależności od wyżej obliczonych liczb Pe,  $\Lambda$  i  $\varepsilon$ . Te krzywe (rys. 6) pokazują, że w badanej tu konfiguracji termodynamicznej, sprawność energetyczna zbiorników jest stosunkowo niska podczas pierwszego cyklu termodynamicznego, kiedy nadkład i podłoże warstwy wodonośnej pochłaniają większość zmagazynowanej energii cieplnej. Podczas następujących cyklów sprawność energetyczna wzrasta. Po pięciu cyklach termodynamicznych wzrost efektywności nie jest już wyraźny.

Drugi etap symulacji polegał na obliczeniu rzeczywistej temperatury otrzymanej w studni produkcyjnej – w tym przypadku wybrano temperatury ciepłej studni w chwili zakończenia cyklu produkcji. Zastosowano wtedy różne wartości  $T_D = f(t_D)$  do określonych wartości temperatury wody zmagazynowanej w zakresie 12–30°C dla każdego cyklu termodynamicznego.

W trzecim etapie, opierając się na tych ostatnich wynikach, za pomocą wzorów zaproponowanych przez Courtois i in. (2013), wzory te zestawiono w tabeli 5, obliczono parametry wyjściowe procesu produkcji wody o podwyższonej temperaturze z płytkich zbiorników LT-ATES, są to:

- P<sub>th</sub> teoretyczna moc cieplna, tj średnia ważona dla półcyklu termodynamicznego [MW],
- $E_{th}$  ilość wyprodukowanej energii cieplnej [GJ],
- TR współczynnik odzysku ciepła [-].



Rys. 6. Zmiana bezwymiarowej temperatury w studni z upływem bezwymiarowego czasu w przypadku zbiorników podziemnych LT- ATES cechujących się Pe = 100 i  $\Lambda = 10$  (Źródło: Gringarten i in. 1979)

Fig. 6. Dimensionless temperature evolution as a function of dimensionless time in the well in the case of underground heat storage LT-ATES characterized by Pe = 100 and  $\Lambda = 10$  (Source: Gringarten et al. 1979)

## Tabela 5

Parametry wyjściowe procesu produkcji wody o podwyższonej temperaturze z płytkich zbiorników podziemnych systemu LT- ATES cechujących się Pe = 100 i  $\Lambda = 1$ 

#### Table 5

Output parameters of production process of the water with increased temperature from schallow underground storages LT-ATES characterized by Pe = 100 and A = 1

 $P_{th}$ : Fikcyjna (średnia ważona) moc cieplna odzyskana:

$$P_{th}^{\uparrow} = C_{\nu - w} \cdot Q_f \cdot |T_s^{\blacktriangle} - T_0| \cdot \eta_{\delta} \approx C_{\nu - w} \cdot Q_f \cdot \left| \frac{T_i}{T_e} - T_0 \right| \cdot \eta_{\delta} \quad [W]$$

 $E_{th}$ : Energia magazynowana  $E_{th}^{\downarrow}$ i wypompowana i  $E_{th}^{\uparrow}$  w skali półcyklu termicznego  $\tau$ :

$$E_{th}^{\downarrow} = \int_{0}^{6 \text{ missiecy}} P_{th}^{\downarrow}(th) dt \approx P_{th}^{\downarrow} \cdot \tau \quad [J], \quad E_{th}^{\uparrow} = \int_{0}^{6 \text{ missiecy}} P_{th}^{\uparrow}(t) dt \approx P_{th}^{\uparrow} \cdot \tau \quad [J]$$

TR: Wskaźnik odzyskiwania użytkowej energii cieplnej:

$$TR = \frac{E_{th}}{E_{th}} = \frac{\int_0^6 \operatorname{miesiecy} P_{th}(t) dt}{\int_0^6 \operatorname{miesiecy} P_{th}(t) dt} \cdot \eta_\delta \approx 0.5 \left(1 + \frac{T_e - T_0}{T_i - T_0}\right) \cdot \eta_\delta \quad [-]$$

gdzie:

$C_{v-w}$ – pojemność cieplna cieczy [J.K <sup>-1</sup> ],	$T_e$ – temperatura wody w końcu okresu pompowania,
$Q_f$ – teoretyczne natężenie przepływu wody z cieplnej	[°C],
studni w trakcie pompowania [m <sup>3</sup> ·s <sup>-1</sup> ],	<ul><li>τ – czas teoretycznej iniekcji: półcykl</li></ul>
$T_0$ – pierwotna temperatura wody na głowicy	termodynamiczny: 1,5552·107 s (6 miesięcy),
(T warstwy wodonośnej) [°C],	$\eta_{\delta}$ – współczynnik redukcyjny efektywności
$T_{s}^{\blacktriangle}$ – temperatura wody podczas pompowania z studni	energetycznej związany z przesunięciem termicznym
cieplnej [°C],	w zbiorniku podziemnym: $\eta_{\delta} = 0.95$ .
$T_i$ – temperatura wody na początku okresu	
pompowania (temperatura iniekcji) [°C],	

Przy obliczeniu pierwszego parametru stosowano uproszczony wzór z założeniem, że temperatura wypompowanej wody trafi na głowicę prawie regularnie wraz upływem czasu (rys. 6).

Poniżej podsumowane są główne wyniki przeprowadzonych obliczeń:

- P<sub>th</sub>: średnia ważona moc cieplna wypompowanej wody podczas półcyklu termicznego waha się w zakresie:
  - P<sub>th</sub> = 33,1 kW podczas 1. roku produkcji przy iniekcji wody o temperaturze 12°C,
  - P<sub>th</sub> = 235,6 kW podczas 6. roku produkcji przy iniekcji wody o temperaturze 30°C,
- — E<sub>th</sub>: ilość energii cieplnej wypompowanej wody podczas półcyklu termicznego, waha
   się w zakresie:
  - E<sub>th</sub> = 523 GJ podczas 1. roku produkcji przy iniekcji wody o temperaturze 12°C,
  - $E_{th} = 3713$  GJ podczas 6. roku produkcji przy iniekcji wody o temperaturze 30°C.

- TR: współczynnik odzysku ciepła podczas kolejnych cyklów termodynamicznych waha się w granicach:
  - 0,61 podczas 1. roku produkcji przy iniekcji wody o temperaturze 12°C,
  - 0,71 po zakończeniu 6. roku produkcji przy iniekcji wody o temperaturze 30°C.

W tabeli 6 wyszczególnione są zmiany temperatury teoretycznie produkowanej wody i użytkowej mocy instalacji, zmienne z upływem czasu. Wyniki symulacji komputerowej dla sześcioletniej pracy analizowanego JMC LT-ATES pozwalają sformułować następujące wnioski:

- Trzy pierwsze lata eksploatacji systemu kształtują przeważnie poziom temperatury wody po jego stronie ciepłej w ciągu tych kolejnych lat pracy. Po tym okresie temperatura rośnie powoli.
- Odnośnie do temperatur tłoczonej wody 12 i 15°C, średnia ważona moc cieplna osiąga prawie optymalną wartość, odpowiednio 38 i 70 kW, po czterech latach eksploatacji systemu.
- Współczynniki odzysku ciepła wahają się w granicach 61–71%, a po dwóch latach eksploatacji systemu przekraczają próg 68%, niezależnie od temperatury iniekcji, natomiast po sześciu latach wynoszą ok. 71%. Biorąc pod uwagę wartość graniczną 64% tego parametru (Gringarten i in. 1979), otrzymane wyniki są obiecujące dla magazynowania ciepła metodą LT-ATES.

Najniższa moc cieplna JMC LT-ATES obliczona w tej symulacji mieści się przedziale 31-38 kW, dotyczy systemu pracującego przy temperaturze iniekcji  $12^{\circ}$ C i jest raczej skromna w porównaniu do mocy cieplnej większości systemów ATES obecnie w użyciu w Holandii, gdzie megawatowa moc cieplna kilku JMC stanowi tam normę dla instalacji tego rodzaju. W tym kraju będącym światowym liderem w tej technologii, optymalną moc dla takich systemów szacuje się na 1,5 MW wyrażoną w mocy chłodniczej (Snijders i Aarssen 2003). Dla instalacji dużej mocy, jak również dla instalacji bardzo dużej mocy – np. do 20 MW, spodziewać się można jednostkowych kosztów inwestycyjnych na poziomie 200  $\epsilon/kW$ . Poniżej 1,5 MW, te koszty instalacji rośną od 250 do nawet 450  $\epsilon/kW$  w przypadku mocy chłodniczej odpowiednio 1,0 i 0,4 MW.

Z powyższego wynika, że w warunkach w Polsce, z punktu widzenia efektywności energetycznej, górny odcinek Rynny Słuszewskiej jest obszarem perspektywicznym dla potencjalnej lokalizacji instalacji LT-ATES. Rzeczywiście, zakładając naturalną temperaturę warstwy wodonośnej 8,5°C i projektowanie instalacji na bazie wielootworowego zespołu Jednostkowych Modułów Cyklicznych o mocy cieplnej 31–38 kW każdy, można w ten sposób produkować wodę podgrzewaną do temperatury 12°C zimą, jak również wodę schłodzoną o temperaturze 5°C latem. Jest to sposób najbardziej dostosowany do wykorzystania pojemności cieplnej wybranej warstwy wodonośnej w sposób zrównoważony, tzn. bez wielkich strat termicznych i związanych z nimi oddziaływaniami na środowisko. Biorąc przykład z projektu Les Gros Saules w Aulnay-sous-Bois (Iris 1985), naruszenie równowagi termicznej warstwy wodonośnej byłoby bowiem w tym przypadku ograniczone do bezpośrednich stref wpływu stymulacji termicznych.

Paramet	ry wejściowe Miąższość p Początkowa Ciągla teoret Temperatura	cionu wodo ozionu wodo temperatura p yczna wydajn wody podcza	nośnego (śrec oziomu wodc iość studni (w s fazy iniekcj	linia hipotetycz mośnego ( $T$ po ryd. średnia w i: $12 \le T_i \le 30$	ma wartość): zziomu wodo skali połowy	$m_{aqu} = 10 \text{ m}$ nošnego): $T_e^-$ cyku): $Q_f = 0$	= 8,5°C 13,4 m <sup>3</sup> .h <sup>-1</sup>					
	Cyi	kl I	Cyk	ПР	Cyk	1111	Cyk	1 IV	Cyk	I V	Cyk	I VI
$T_i$ [°C]	$T_e^{OC}$	$P_{th}^{}^{}$ [kW]	$T_e$	$P_{th}^{}^{\uparrow}$ [kW]	$T_{e}$	$P_{th}^{P}$ [kW]	$T_e^{OC}$	$P_{th}^{}^{\uparrow}$ [kW]	$\begin{bmatrix} \mathbf{D}^{\circ} \end{bmatrix}$	$P_{th}^{}^{\uparrow}$ [kW]	$T_{e}$	$P_{th0}^{}^{\uparrow}$ [kW]
12	9,5	33,1	9,8	35,3	10,0	37,5	10,1	38,3	10,2	38,3	10,2	38,3
15	10,4	61,8	11,0	66,2	11,3	68,4	11,5	6,69	11,6	70,6	11,7	71,4
18	11,3	90,5	12,2	97,1	12,5	99,3	12,8	101,5	13,0	103,0	13,2	104,5
21	12,2	119,2	13,3	127,3	13,8	131,0	14,2	133,9	14,4	135,4	14,6	136,9
24	13,1	147,9	14,5	158,2	15,1	162,6	15,5	165,6	15,9	168,5	16,1	170,0
27	14,0	176,6	15,6	188,4	16,4	194,3	16,9	197,9	17,3	200,9	17,6	203,1
30	14,8	204,6	16,8	219,3	17,6	225,2	18,3	230,3	18,7	233,3	19,0	235,5
Paramet $T_e$ : Temp $P_{th}$ : Moo	ry wyjściowe peratura wody teoretyczna	:: / w końcu każ (średnia ważc	:dego okresu   ma dla półcył	pompowania [ klu termiczneg	°C] (o) wypompo	wanej wody [	[MM]					

Table 6

Theoretical evolution of the temperature of produced water, as a function of time, in the well of the warm side in a Cyklic Unitary Modul LT-ATES – simulation covering a six year period of seasonal storage using the confined groundwaters of the second (deeper) aquifer in the upper section of Stuszewska Ice-Marginal Valley

Tabela 6 Zmiany temperatury teoretycznie produkowanej wody i użytkowej mocy instalacji, zmiennej z upływem czasu, po ciepłej stronie studni JMC LT-ATES – sześcioletnia symulacja wykorzystania wód wglębnych z drugiego (czwartorzędowego) poziomu wodonośnego w górnym odcinku Rynny Stuszewskiej

73

Z punktu widzenia efektywności ekonomicznej warto najpierw podkreślić, iż zasadność jakiejkolwiek inwestycji LT-ATES może być watpliwa, jeśli przedprojektowa analiza finansowa danego prjektu nie uwzględnia innych zapotrzebowań oprócz zapotrzebowania energetycznego na ciepło i na chłód (G. Malina: inf. ustna Kraków, 19.04, 2018). Przykład symulacji pracy instalacji LT-ATES w górnym odcinku Rynny Słuszewskiej potwierdza ten wniosek. W tym przypadku moc cieplna Jednostkowego Modułu Cyklicznego (31–38 kW), byłaby zdecydowanie za niska dla komercyjnego projektu energetycznego: reprezentowałaby zaledwie 10-15% opartej na energii geotermalnej mocy zainstalowanej ujeć wód geotermalnych małych ośrodków uzdrowiskowego Dolnego Śląska – tj. ok. 300 kW na przykładzie ośrodków uzdrowiskowych Cieplice Ślaskie Zdrój (w tym uzdrowisku wydobywa sie wode geotermalna o temperaturze 36–39°C na głowicy przy maksymalnej wydajności studni 27 m<sup>3</sup>/h; Kępińska 2011). Wskazuje to, iż wykonalność inwestycji typu LT-ATES nie powinna być rozpatrywana oddzielnie, ale w ramach kompleksowych projektów gospodarki płytkimi wodami podziemnymi. Perspektywa zastosowania technologii LT-ATES również w procesach remediacji tych wód (Malina i Bujak 2017) jest w tym sensie zupełnie realna w Polsce w ramach projektów rewitalizacji obszarów zdegradowanych (G. Malina: inf. ustna Kraków, 19.04. 2018). Na obszarach wiejskich Niżu Polskiego, a szczególnie na polodowcowych obszarach młodoglacjalnych, zastosowanie tej technologi dla poprawy jakości wód podziemnych, polegałoby wtedy na stopniowym obniżeniu w nich stężenia żelaza lub nawet odżelazieniu tych wód, które naturalnie wykazują często ponadnormatywne stężenie żelaza (Macioszczyk 2006). Proces ten, przyczyniając się do uzdatnienia wód in situ, mógłby być testowany na skale aglomeracji wiejskich w wielootworowych instalacjach, po początkującej fazie próbnej dwuotworowej. Przed faza projektowa sensu stricto, dla każdej rozważnej lokalizacji systemu, zaleca się wstępne rozpoznanie wybranej hydrostruktury metodą geofizyczną, i wiarygodną analizę długoterminowego zapotrzebowania na zimną wodę na miejscu, ponieważ od tego zapotrzebowania zależy efektywność ekonomiczną projektu energetycznego. Projekt LT-ATES Canada Center Building w Scarborough, z lat osiemdziesiątych, prezentowany w niniejszym artykule z braku takiej analizy, stał się podręcznikowym przykładem niepowodzenia z powodu nierównowagi między popytem i podaża na wodę zimna, która nastapiła już na etapie promowania inwestycji.

# UWAGI KOŃCOWE

W pracy poświęconej Pojezierzu Kaszubskiemu (Lemoine 2016) wskazano na potencjał termiczny interwału wód wgłębnych czwartorzędowego piętra wodonośnego. Strefy wewnętrzne wysoczyzn dennomorenowych zostały wtedy wytypowane jako szczególnie perspektywiczne do sezonowego magazynowania ciepła metodą LT-ATES, tj. instalacjami pracującymi w trybie cyklicznym (sezonowym). Obniżenia rynnowe, z uwagi na stosunkowo wyższą prędkość przepływu tam wód podziemnych, byłyby mniej przydatne do magazynowania ciepła tą metodą, ponieważ tylko instalacje pracujące w ciągłym trybie mogą znaleźć zastosowanie w tym drugim przypadku, a są one mniej efektywne. Analiza potencjału górnego odcinka Rynny Słuszwskiej, który przebiega pomiędzy dwoma kępami Wysoczyzny Żarnowieckiej, udowodniła że poza głównymi rynnami strukturalnymi, drugorzędne cięcia rynnowe mogą tworzyć lokalnie dobre warunki do magazynowania ciepła nie tylko systemami pracującymi w ciągłym trybie hydraulicznym, ale również systemami pracującymi w cyklicznym trybie hydraulicznym, które są specjalnie preferowane do metody sezonowej i stosunkowo bardziej efektywne.

W odróżnieniu od metod obliczeniowych stosowanych w konwencjonalnej geotermii złożowej, gdzie oblicza się wyłącznie moc grzewczą dubletu geotermalnego, w sezonowym magazynowaniu ciepłą metodą LT-ATES, oblicza się również interwał potencjału chłodniczego hydrostruktur rozpoznanych jako perspektywiczne. Potencjał grzewczy jest wówczas traktowany jako odpadowy.

Przy ocenie interwału potencjału termicznego rozpatrywanej podziemnej hydrostruktury Rynny Słuszewskiej stosowano symulację komputerową. Stymulacja objęła sześć pierwszych lat eksploatacji Jednostkowego Modułu Cyklicznego LT-ATES (JMC LT-ATES) złożonego z dwóch otworów pracujących w trybie cyklicznym. W określonych powyżej warunkach hydrogeologicznych moc cieplna takiego modułu wynosiłaby ok. 35 kW. Rzad wielkości tej mocy cieplnej jest bardzo niski w porównaniu z progiem efektywności ekonomicznej dla systemu energetycznego takiego rodzaju w warunkach w Holandii – tj. 1 MW. A zatem wskazany typ, aby osiągnąć ten próg, powinien zawierać tutaj 28 JMC LT-ATES, więc 56 otworów. Brak potencjalnych odbiorców zimnej wody w dużej ilości w analizowanej strefie obecnie uniemożliwia realizację projektu komercyjnego w celu wyłacznie energetycznym. Pozostaje możliwość projektowania demonstracyjnej instalacji badawczej, np. na bazie jednego modułu JMC LT-ATES (dwuotworowego), z możliwościa przekwalifikowania studni na zwykłe ujęcie wód podziemnych. Taki projekt znajdzie uzasadnienie jeśli, poza aspektami ściśle energetycznymi, rozpatrywane będą przede wszystkim kwestie związane z gospodarką wodami podziemnymi, a szczególnie możliwość ich remediacji in situ, jako ważne wezwanie ekonomiczne i ekologiczne w horyzoncie najbliższych dekad.

W niniejszym artykule wspomniano przykład projektu Canada Center Building w Scarborough, ponieważ podpowierzchniowe warunki geologiczne cechujące ten region położony nad Jeziorem Ontario są zbliżone do tych, które występujące na nadbałtyckich obszarach młodoglacjalnych. To, co spotkało ów kanadyjski prototyp instalacji LT-ATES, pokazuje, że stosunkowo korzystne warunki hydrogeologiczne nie dają pełnej gwarancji powodzenia projektów energetycznych tego rodzaju. W odróżnieniu od stałych źródeł ciepła wykorzystywanych w głębokiej geotermii, zbiorniki niskotemperaturowe pracujące w systemach JMC LT-ATES cechują się wysoką podatnością termodynamiczną na zmiany warunków eksploatacyjnych. Stąd zasadność projektów, opartych na tej technologii, powinna być określona na bazie wieloletnich prognoz rynkowych zapotrzebowań na ciepło i chłód w danej lokalizacji, a nie na bazie chwilowych prognoz gospodarczych. Nie należy również zapominać, że rozpatrywane tu systemy energetyczne na początku ich postania były pomyślane jako sposób produkcji jedynie wody zimnej.

#### LITERATURA

- Aubertin i in. 1984 Aubertin, G., Boisdet, A., Menjoz, A. i Rojas J. 1984. Stockage intersaisonnier à moyenne température dans les aquifères à moyenne profondeur. Rap. BRGM 84 SGN126 IRG.
- Ausseur, J.Y. i Sauty J.P. 1982. Exploitation thermique des aquifères peu profonds- Manuel de préparation des pré-études de faisabilité technique. Rap. B.RG.M. 82 SGN 023 EAU.
- Courtois i in. 2007 Courtois, N., Marchal, J.-P., Menjoz, A., Monnot, P., Noël, Y., Petit, V., Thiéry, D., Grasselly, D. (Ctifl) i Grisey, A. (Ctifl) 2007. Application du stockage thermique en aquifère au chauffage et au refroidissement de serres maraîchères en France : étude de préfaisabilité Application of aquifer thermal energy storage for heating and cooling of greenhouses in France -a prefeasibility study/RP-55481-FR, 243 s.
- Gautier, J. 1993. Modélisation du transport de chaleur en milieux poreux application à un système de pompage géothermique avec stockage en aquifère. Mémoire Maîtrise INRS-Eau. Univ. Québec à Ste-Foy, Ca.
- Gringarten i in. 1979 Gringarten, A.C., Landel, P.A., Menjoz, A. i Sauty J.P. 1979. Stockage longue durée en nappe phréatique de calories à basse température pour l'habitat. Rap. BRGM n°79 SGN 683,HYD.-1979 Paris, Plan Construction, F.
- Hickling management consultants limited, 1989 Monitoring and Evaluation of the Aquifer Thermal Energy Storage Field Trials at the Scarborough Canada Centre Building". Report issued to Public Works Canada.
- Iris, P. 1985a. Pompe à chaleur sur nappe et héliogéothermie. Une opération pilote sur 224 logements à Aulnay-sous-Bois. Rev. *La Houille blanche* 3/4.
- Kępińska, B. 2011. Energia geotermalna w Polsce stan wykorzystania, perspektywy rozwoju. Technika poszukiwań geologicznych, geotermia, zrównoważony rozwój R. 50, z. 1–2, s. 7–18.
- Kondracki, J. 2002. Geografia regionalna Polski. Warszawa: Wyd. PWN, ISBN 83-01-13897.1
- Kranz i in. 2015 Kranz, S., Bloecher, G. i Saadat A. 2015. Improving Aquifer Thermal Energy Storage Efficiency. *Proceedings World Geothermal Congress* 2015, Melbourne, Australia, 19–25 April 2015.
- Lee, K.S. 2010. A Review on Concepts, Applications, and Models of Aquifer Thermal Energy Storage Systems. Energies 2010, 3, s. 1320–1334; DOI:10.3390/en3061320.
- Lemoine, G. 2016. Analiza niskotemperaturowego potencjału energetycznego obszarów młodoglacjalnych na przykładzie Pojezierza Kaszubskiego – Podejście metodologiczne. Technika Poszukiwań Geologicznych. Geotermia, Zrównoważony Rozwój R. 55, z. 1, s. 151–171.
- Lemoine, G. 2017. Perspektywy magazynowania ciepła metodą LT-ATES celem produkcji ciepła *i chłodu w Rynnie Słuszewskiej*. Opracowanie dobrowolne, arch. PSG. Niepublikowane.
- MHP 0005, 2000 Mapa hydrogeologiczna Polski w skali 1:50 000 Arkusz Sławoszyno (0005), wyjaśnienie. PIG & POLGEOL.
- Macioszczyk, A. (red.) 2006. Podstawy hydrogeologii stosowanej. Warszawa: PWN.
- Malina, G. i Bujak, I. 2017. Ocena możliwości skojarzenia magazynowania energii cieplnej w warstwie wodonośnej z remediacją wód podziemnych. *Ochrona Środowiska* nr 39 (3), s. 9–8.
- Mirza i in. 1985 Mirza, C., Lau, K.C., Morofski, E. i Crawford, A.M. 1985 ATES experience with the Scarborough field trial. *Third International Conference on Energy Storage for Building Heating and Cooling*, Enerstock '85, paper A21, s. 110–114.

- Mirza, C. 1993. Case History of Aquifer Thermal Energy Storage (ATES). *Third International Confe* rence on Case Histories in Geotechnical Engineering.
- Nielsen, K. 2003. Thermal Energy Storage, A State-of-the-Art; NTNU: Trondheim, Norway.
- Schmidt, T. i Miedaner, O. 2012. *Solar district heating guidelines Storage. Arkusze serii* 7.2, s. 1–13. Rap. Solites (DE) dla Solar District Heating.
- Szewczyk, J. 2010. Geofizyczne oraz hydrogeologiczne warunki pozyskiwania energii geotermicznej w Polsce. Przegląd Geologiczny 58 (7), s. 566–573.
- Snijders, A.L. i Aarssen, M.M. Van. 2003. Big is beautiful? Application of large scale energy storage in the Netherlands. Futurestock' 2003, *The 9th International Conference on Thermal Energy Storage*, Warszawa, s. 83–88.
- Sommer, W. 2015. Modelling and monitoroing of aquifer thermal energy storage. Impacts of heterogeneity, thermal interference and bioremediation. PhD Thesis Wageningen University.
- Wu i in. 2000 Wu, X., Ma, J. i Bink, B. 2000. Chinese ATES Technology and Its Future Development. 8th International Conference on Thermal Energy Storage, Stuttgart, Germany.

# SEASONAL THERMAL ENERGY STORAGE PERSPECTIVES IN A SHALLOW AQUIFER OF YOUNG GLACIAL AREAS ON THE EXAMPLE OF SŁUSZEWSKA ICE-MARGINAL VALLEY IN THE ŻARNOWIEC MORAINIC PLATEAU

#### ABSTRACT

The mains results of the first evaluation of environmental suitability of an area for seasonal ATES (Aquifer Thermal Energy Storage) development purpose was presented in the article. The site named the Słuszewska Trough is a marginal tunel valley located inside the Żarnowiec Morainic Plateau (Pomeranian region, Poland).

Firstly, a briefly historical overview of ATES throughout the world is given concerning the emergence of this technology and its developments from the end of the last century to the begining of the current one.

Secondly, the Żarnowiec Morainic Plateau is presented, as a young fluvio-glacial environment typicaly promising for low-temperature Aquifer Thermal Energy Storage (LT-ATES) applications.

Thirdly, a comparative approach is proposed between the Żarnowiec Morainic Plateau and Toronto Morainic Plain in Canada, whith special regards to hydrogeological similaritys between these two regions and lessons learned in the second region by pilot project LT-ATES of the Canada Center Building in Scarborough.

Finaly, after confirming a promising aspect of the possible localization of a LT-ATES pilot project in the Żarnowiec Morainic Plateau, an assement of thermal storage avalibility of the second aquifer layer was proposed, especially concerning the Słuszewska marginal tunel valley.

#### **KEYWORDS**

Underground energy storage, ATES, Ground water heat pump, late-glacial area, Żarnowiec Morainic Plateau, Słuszewska marginal channel, Toronto Morainic Plain, Scarborough